

UNIVERSIDAD NACIONAL AUTONOMA DE MEXICO

ESCUELA NACIONAL DE ESTUDIOS PROFESIONALES

ESTUDIO TEORICO EXPERIMENTAL DE UNA VALVULA DE ESFERA

FALLA DE CRIGEN

T E S I S
QUE PARA OBTENER EL TITULO DE
INGENIERO MECANICO ELECTRICISTA
P R E S E N T A :
FRANCISCO MIGUEL RIVERA JARAMILLO





UNAM – Dirección General de Bibliotecas Tesis Digitales Restricciones de uso

DERECHOS RESERVADOS © PROHIBIDA SU REPRODUCCIÓN TOTAL O PARCIAL

Todo el material contenido en esta tesis está protegido por la Ley Federal del Derecho de Autor (LFDA) de los Estados Unidos Mexicanos (México).

El uso de imágenes, fragmentos de videos, y demás material que sea objeto de protección de los derechos de autor, será exclusivamente para fines educativos e informativos y deberá citar la fuente donde la obtuvo mencionando el autor o autores. Cualquier uso distinto como el lucro, reproducción, edición o modificación, será perseguido y sancionado por el respectivo titular de los Derechos de Autor.

INDICE

CAPITULO I
INTRODUCCION(5)
CAPITULO II
OBJETIVOS(13)
CAPITULO III
ANTECEDENTES(16)
III.1 Funcionamiento de una válvula de esfera(17)
III.2.1. Posición del flotador estático(18)
III.2.2. Posición de la esfera por efecto
de flotación(20)
III.2. Antecedentes del modelo(22)
III.3. Conceptos adicionales(27)
CAPITULO IV
DISEÑO DE LAS PRUEBAS(28)
IV.1. Condiciones del equipo(29)
IV.2. Condiciones del flujo(35)
IV.3. Condiciones de las pruebas(41)
IV.3.1. Variables a determinar durante
las pruebas(42)
IV.3.2. Tratamiento de la información(44)
IV.3.3. Pruebas a realizar(47)

INDICE

CAPITULO V
REALIZACION DE LAS PRUEBAS(58)
V.1. Pruebas preliminares(59)
V.2. Pruebas experimentales(62)
V.2.1. Calibración de los aparatos
de medición(63)
V.2.2. Preparación del modelo(64)
V.2.3. Generación de los patrones de
flujo(64)
V.2.4. Comportamiento del modelo ante
el patrón de flujo(65)
V.2.5. Determinación de los parámetros
evaluatorios(67)
CAPITULO VI
ANALISIS DE RESULTADOS(69)
VI.1. Análisis de las pruebas preliminares (71)
VI.2. Pruebas experimentales(74)
VI.2.1. Arrastre de líquido(74)
VI.2.2. Tiempo de cierre(80)
VI.2.3. Alturas de cierre y flotación(83)
VI 2 A Análisis de fluire pulsantes (93)

INDICE

CAPITULO VII		
CONCLUSIONES		(85)
Recomendaciones		(89)
BIBLIOGRAFIA		(92)
ANEXOS		
· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		
ANEXO A		
Desarrollo de la Geotérmia em	n México	(95)
ANEXO B		
Válvulas	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	(118
ANEXO C		
Flujo en dos fases	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	(128
ANEXO D		
Resultados de las pruebas		(144
ANEXO E		
Análisis matemático de los re		
ANEXO F	and the second of the second o	and the second s
Mojae de cantura de las pruel	hae	(161

CAPITULO I

INTRODUCCION

CAPITULO I

INTRODUCCION

En las plantas geotermoeléctricas la generación de la energia electrica se realiza por medio del manejo de las propiedades de presión y temperatura de un fluido de trabajo bifásico (liquido-gas), obtenido de un reservorio geotérmico por medio de un pozo (ver anexo A). La infraestructura de una planta gotermoeléctrica, estara en función de la distribución volumétrica de las fases a la salida del pozo, pues en base a esta distribución se requerira un determinado equipo para el manejo de sus propiedades. Por ejemplo para los llamados pozos da Vapor dominante, que son aquellos con calidades de vapor muy Cercanas al 100 % se tendra instalada una configuración como la mostrada en la figura I.1., en la cual solo se busca eliminar la poca humedad que contiene el vapor (condensado resultado de gradientes de presión y temperatura en la linea), por medic de un separador de humedad antes de ser enviado este fluido a la turbina acoplada al generador para la generación de energia eléctrica.

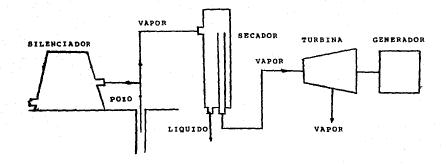


figura I.1.. Configuración de una planta de vapor saturado.

En los pozos llamados de liquido dominante la distribución de las fases es muy diferente, pues la calidad del vapor a la salida del pozo es cercana al 15%, teniendose como finalidad en la configuración de la planta la busqueda de la eliminación del liquido que se encuentra presente en el flujo. La configuración de una planta de este tipo de pozos es mostrada en la figura 1.2., por medio de la cual se puede observar la presencia en la instalación de equipos como

separadores de vapor, válvulas de esfera y secadores, equipo totalmente dirigido hacia el control de la calidad del vapor para entregar a la turbina un vapor de 100 % de calidad.

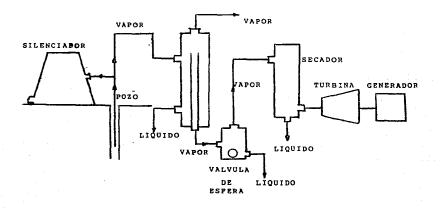


figura I.2..Configuración de una planta de líquido dominante.

En nuestro país los pozos geotérmicos de líquido dominante son los que se presentan mas frecuentemente (Los Azufres, Michoacan y Cerro Prieto, Baja California), razón por la cual se realizan proyectos de estudio para la optimización tanto de diseño como de operación del equipo llamado de superfície como son separadores de vapor, silenciadores, válvulas de esfera y tuberías, por parte de instituciones

involucradas en este proceso (Comisión Federal de Electricidad y el Instituto de Investigaciones Eléctricas).

Dentro de los equipos de superficie que integran una central geotermoeléctrica, la válvula de esfera es un elemento que cumple funciones de seguridad, mediante el cual se busca prevenir el paso de grandes cantidades de liquido a la turbina. La posible presencia de grandes cantidades de liquido en la turbina se da como resultado de una falla en el funcionamiento del separador de vapor, ya sea por haberse tapado el tubo de descarga del mismo o rebasarse las condiciones de operación para las que estuvo diseñado el separado (velocidad, presión y gasto de entrada), por lo cual la calidad de vapor buscada a la salida de este (99.97 % aproximadamente) no se logra.

En base a la definición y clasificación general de las válvulas (ver anexo B) se puede ubicar a la válvula de esfera entre dos tipos de válvulas ; las denominadas válvulas de seguridad y las válvulas especiales, esto se debe a que la válvula de esfera tiene como función extrema de seguridad la de cortar el flujo de vapor en forma total en determinadas condiciones de operación (explicadas ampliamente en el capítulo de antecendentes), accionando con esta operación válvulas de seguridad y discos de ruptura; es una válvula especial debido a que para la aplicación de una válvula de esfera en determinada instalación es necesario un estudio de las condiciones de esa instalación y en base a estas realizar el diseño específico que

se ajuste a esas necesidades.

La geometría basica de una válvula de esfera puede ser observada en la figura I.3.. La válvula de esfera consta de un tanque de almacenamiento colocado entre dos ductos con orientación perpendicular uno con respecto al otro, un cuerpo obturador (esfera o flotador) y una purga en el tanque para desalojar el condensado que se encuentre almacenado en el. Para su operación es basica la posicion en que se encuentra ya que en base a esta se busca acumular el condensado (líquido) y dejar pasar el gas (vapor) en función de la inercia del flujo y su diferencia de densidades.

La válvula de esfera es un dispositivo necesario en una planta geotermoeléctrica ya que es el unico elemento de seguridad que protege de golpes de líquido a la turbina. Su función en el caso de pasar agua despúes del separador es la de cerrar el paso del vapor al vaporducto, esto provoca que se eleve la presión de la sección precedente a la válvula, acciónando con esto la válvula de seguridad y discos de ruptura sacando con esto de operación la sección de la planta que se alimenta de ese pozo.

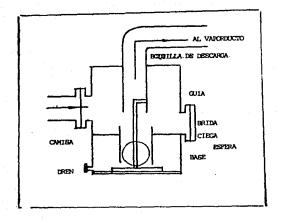


figura I.3..Válvula de Esfera.

La válvula de esfera por el hecho de ser una válvula especial no ha sido suficientemente estudiada y la literatura respecto a su diseño y operación es escasa por no decir inexistente, razon por la cual al realizarse un diseño de esta se encuentra la dificultad de que la relación entre sus parámetros físicos de entrada y salida del flujo que circulan a través de ella no se tienen establecidos y esto se debe a que se desconocen totalmente las relaciones internas de los

elementos que integran la válvula, sobre todo el comportamiento mismo de la esfera el cual es el elemento interno más importante de la válvula, teniendo con esto que para la evaluación y cuantificación de su eficiencia es practicamente imposible de realizar.

CAPITULO II
OBJETIVOS

CAPITULO II

OBJETTVOS

En el presente estudio se buscara cumplir con los siguientes objetivos:

- 1) Tomando como base un diseño de una válvula de esfera instalada actualmente en campo (Cerro Prieto, Baja California y Los Azufres, Michoacan), se hara una escalación a fin de construir un modelo en acrilico, con objeto de poder visualizar el comportamiento interno de este dispositivo durante su operación en una determinada instalación.
- 2) Se integrara al modelo de la válvula de esfera una serie de equipos, a fin de poder crearle condiciones de trabajo lo más reales posibles con objeto de realizar un estudio cualitativo de la válvula. Estas condiciones de trabajo seran creadas a partir de modificaciones, tanto en condiciones de velocidad y gasto como en modificaciones en la distribución geométrica interna y externa de la válvula.
- 3) Las pruebas a realizar deberán se dirigidas hacia la observación del comportamiento y funcionamiento de una válvula de esfera y al modificar su geometría determinar los elementos a tomar en cuenta para su diseño óptimo.

4) Se realizara un análisis cuantitativo de los datos recabados durante la fase de experimentación y en base a un análisis estadístico se plantearan conclusiones y recomendaciones respecto a la geometría y condiciones a las que debe someterse la válvula de esfera para su operación óptima.

CAPITULO III ANTECEDENTES

CAPITULO III

ANTECEDENTES

III.1.Funcionamiento de una válvula de esfera

La válvula de esfera esta definida como un dispositivo de seguridad mediante el cual se evita el paso de grandes cantidades de liquido hacia el vaporducto y por consiguiente a equipos como secadores y turbinas. En la figura III.1 se muestran los principales componentes de una válvula de esfera.

El funcionamiento de una válvula de esfera gira en base al comportamiento de su único elemento movil llamado esfera o flotador, para la descripción del comportamiento de la válvula se explicara en base a las dos posiciones extremas en las que puede ser localizada, como son; cuando el flotador se encuentra estatico y cuando el flotador se encuentra en movimiento por efecto de flotación.

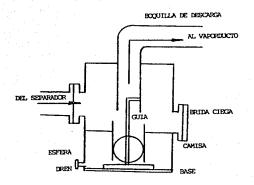


figura III.1 Geometría de una Válvula de Esfera.

III.1.1.Posición del Flotador Estático. Cuando la planta geotermoeléctrica trabaja en forma normal, esto es que opera bajo condiciones de presión, temperatura, calidad de vapor y generación de energía eléctrica esperadas, el comportamiento de la válvula de esfera estará en función de la calidad del vapor que entrega el separador, que para este caso sera de alta calidad, debido a dos factores principalmente, uno de ellos es que el separador de vapor es altamente eficiente ya que en

operación normal entrega a su salida vapor con una calidad del 99.97 %, el otro factor es que el gradiente de temperaturas durante la transmisión del vapor son generalmente pequeñas, pues las tuberías encargadas de manejar el vapor se encuentran aisladas térmicamente, de ahí que al existir poca distancia entre el separador y la válvula de esfera la presencia de líquidos por efecto de condensación sea escasa, no variando sensiblemente la calidad del vapor circulante.

Bajo estas condiciones el vapor cuando entra a la válvula de esfera, golpea debido a su inercia el cuerpo interno de la válvula, principalmente a partes como la boquilla de descarga y la camisa del flotador, perdiendo en este momento el vapor la dirección con que entró y debido a la forma de la válvula, el gas de baja densidad (menor siempre que la del aire que pudiera contener la válvula) tiende a cambiar su dirección y sentido, saliendo por la boquilla de descarga pasando hacia el vaporducto que lo conduce hacia el secador y la turbina.

Mientras se conservan las condiciones descritas anteriormente la esfera se mantendrá estática sobre la base de la válvula al no existir nivel de agua que la eleve por efecto de flotación.

III.1.2.Posición de la esfera en movimiento por efecto de Flotación. Cuando en la planta Geotermoeléctrica se presentan problemas de operación principalmente en el control de la calidad del vapor, esto es que circula vapor con una calidad inferior.

La baja calidad del vapor se presenta cuando hay una falla en el separador de vapor siendo esto consecuencia de dos posibles razones. La primera de ellas es que por lo general el fluido circulante que proviene de la salida del pozo geotérmico, contiene sales y material en estado solido (arenas principalmente) lo cual provoca una fuerte corrosión e incrustación en la tubería, que llega en un momento determinado a obstruir la salida del liquido (tubo de descarga) del separador de vapor parcial o totalmente, esto causa que el cuerpo del separador se inunde y hava un arrastre de agua a la salida, que se incrementará conforme se vava incrementando el nivel dentro del separador, disminuyendo con esto en forma alarmante la calidad del vapor. La otra razón es que el gasto que se suministra al separador, rebase las condiciones para las que fue diseñado este, con lo cual se provoca una inundación del cuerpo del separador con las mismas consecuencias que en la situación anterior, esto es una disminución gradual de la calidad del vapor.

Como se mencionó anteriormente ante la inundación del cuerpo del separador la calidad del vapor circulante es muy inferior a la que se tiene durante operación normal (99.97 %), dándose la presencia de grandes cantidades de líquido a la salida del separador, este vapor de baja calidad es el fluido de entrada a la válvula de esfera.

Dentro de la válvula de esfera el flujo bifásico (vapor y liquido) golpea la parte interna de la válvula, principalmente la boquilla de descarga y la camisa de la esfera que son las secciones internas que se encuentran directamente enfrente del tubo de entrada de la válvula. Al entrar el flujo en la válvula, el liquido presente en el tiende, debido a su densidad y a la forma de la válvula. a depositarse en el fondo de esta v a ser drenado por la descarga que se tiene para este fin. el vapor también debido a su densidad, tiende a subir y salir por la boquilla de descarga, pero debido a su alta velocidad (hasta de 40 m/s) arrastra grandes cantidádes de agua que llegan a los secadores. Debido a la gran cantidad de líquido que se deposita en el fondo de la válvula, el dren que se tiene no es suficiente para desalojar el liquido y el nivel de este comienza a aumentar en el cuerpo de la válvula, hasta alcanzar un valor suficiente para crear una fuerza de empuje mavor que el peso total del cuerpo de la esfera, por lo cual esta comenzara a flotar, elevándose de acuerdo a la trayectoria que le marca su guía, con lo que se irá estrangulando u obturando el paso del flujo hacia el vaporducto hasta llegar en un momento determinado a cerrar la válvula cuando se presente el ajuste entre la esfera y los asientos localizados en la boquilla de descarga, dejando sin circulación de fluido a la instalación.

El cierre del paso del fluido por la válvula en dirección hacia el secador y turbina trae como consecuencia un aumento de presión en la sección anterior a la válvula en la instalación, presión que pondra en funcionamiento la válvula de seguridad y a su vez los discos de ruptura asociados a ella, sacando de operación totalmente la parte de la instalación alimentada por ese pozo, dándose con esto paso a un proceso de mantenimiento correctivo para la sustitución de los discos de ruptura, revisión y reparación de los elementos de la instalación que causaron la falla.

III.2. Antecedentes del Modelo.

Ante el desconocimiento total de los parámetros que rigen el comportamiento de una válvula de esfera, los diseños de esta se realizan en base a pequeñas modificaciones geométricas (cambio en la posición del dren de la válvula, modicación de la relación entre el diámetro de la boquilla de descarga y diámetro de la esfera, diferentes posiciones de camisa y boquilla de descarga dentro de la válvula, etc.) y

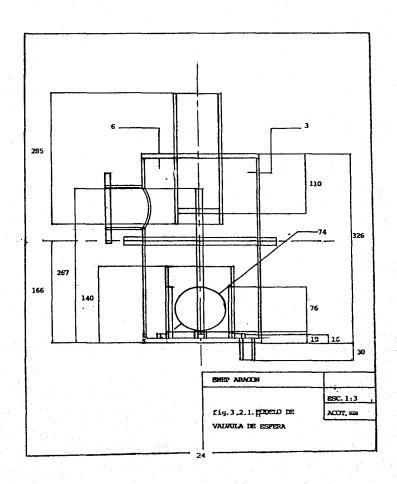
principalmente a extrapolaciones de las dimensiones de una válvula ya diseñada, dándole las dimensiones adecuadas segun la instalación, como resultado de la falta de puntos de apoyo que sustenten una análisis teórico para el diseño óptimo.

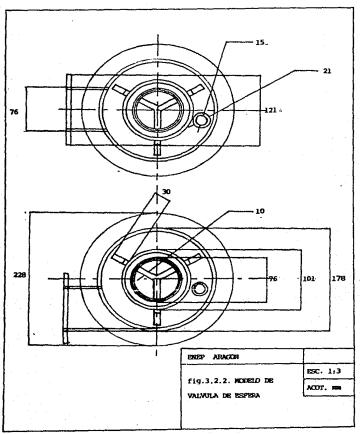
El modelo a analizar fue realizado bajo el mismo procedimiento, extrapolando para esto las dimensiones de las válvulas de esfera utilizadas en los campos geotérmicos de los Azufres, mostrados posteriormente en las figuras 3.2.1. y 3.2.2., se realizó la extrapolación por medio de una escalación de 5:1, siendo el material escogido para su elaboración el acrílico, las dimensiones también son mostradas en páginas siguientas.

Se puede afirmar que el único antecedente de diseño para el modelo fueron los planos de donde se copiaron, aunque en la práctica se tienen establecidos algunos criterios que nos dan una idea sobre lo adecuado o no del diseño de este tipo de válvula, estos criterios son:

a)El tiempo de cierre de la válvula durante su operación debe ser, lo más aproximado posible a el tiempo en que tardara en cerrar la válvula si estuviera circulando un fluido en estado líquido a la entrada de la válvula.

b) El arrastre de liquido por el vapor circulante en el momento





anterior al cierre de la válvula de esfera debe ser el mínimo

c)Debe buscarse una estabilidad en la esfera en el momento de flotar en el liquido, ya que los saltos de esta puede causar que no se de un cierre correcto de la válvula.

Además para el modelo en especial se tomaron en cuenta algunas consideraciones extras como son:

- a) Versatilidad del modelo a fin de que permita cambios en el tipo de entrada, cambios en la altura de la boquilla de descarga, cambios en la altura de la camisa de la esfera y posibilidad de poder eliminar la guia de la esfera. Esto es para fines de las pruebas experimentales a realizar (descritas en el siguiente capítulo).
- b) Conservar la flotabilidad de la esfera o sea la relación peso por unidad de volumen de la esfera a fin de tener un nivel de flotación de la esfera igual al manejado en campo (40 % del total de diámetro de la esfera debe de encontrarse fuera del liquido).

III.3.Conceptos Adicionales.

Estos son algunos conceptos que se manejaran constantemente durante la realización de las pruebas:

a) Nivel en que la esfera empieza a flotar (NF).

Es el nivel medido en la válvula que se alcanza cuando el volumen de líquido dentro de la misma, es tal que produce una fuerza de empuje superior a la producida por el peso de esfera sobre el líquido.

 b) Nivel en que la esfera asienta en la boquilla de descarga (NA).

Es el nivel alcanzado por el liquido en la válvula en el cual asienta la esfera en la boquilla de descarga obstruyendo el paso del vapor hacia la boquilla de descarga.

c)Tiempo de cierre (tc).

Es el tiempo medido a partir de que se cierra el dren de la válvula de esfera en forma total, hasta que la esfera obstruye el paso del fluido a través de la válvula cerrandola. CAPITULO IV

DISENO DE LAS PRUEBAS EXPERIMENTALES

CAPITULO IV

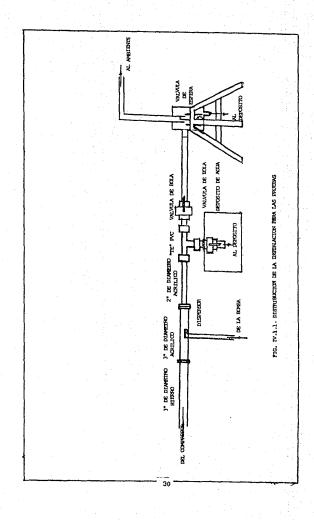
DISEMO DE LAS PRUEBAS

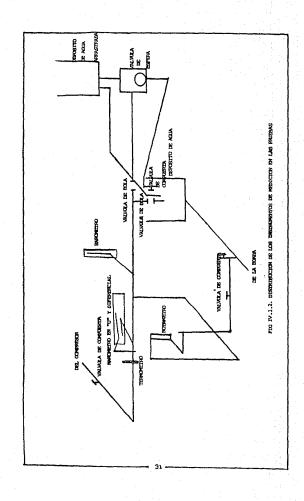
Partiendo del planteamiento del funcionamiento real de una válvula de exfera realizado en el capítulo anterior, en el presente capítulo se realizará el diseño de las pruebas a realizar, presentando inicialmente las condiciones del equipo mediante el cual se simularan las condiciones reales de operación, se especificaran ademas las condiciones del flujo de entrada (en cuanto a su velocidad) para generar los patrones de flujo a utilizar en las pruebas (patron anular, pulsante y ondulado), y finalmente se señalaran las variables a manejar en cada una de las pruebas y el registro que se llevara de cada una de estas en hojas de captura de datos.

IV.1. Condiciones del equipo

El equipo que se tiene actualmente instalado para simular las condiciones de trabajo y operación real del equipo de superficie geotérmico, son los que a continuación se mencionan y que son mostrados en la figura IV.1.1.y IV.1.2.

Un compresor de tipo tornillo rotatorio marca JOY modelo





TA-340, mediante el cual se alimenta de aire la instalación. Este compresor entrega un gasto de aire de 9.6 m3/min (340 ft3/min) a una presión de 8.8 kg/cm2 (125 psig).

Una bomba tipo centrifuga marca ZERO, para el suministro de agua a la instalación. Esta bomba tiene un gasto de salida de 56 lts/min (15 gpm) a una presión d 2.5 kg/cm2 manométricos (36 psig).

Una boquilla atomizadora marca SPRAYING SYSTEM CO. tipo 3/4-765 en bronce, tiene como fin esta boquilla la de atomizar el flujo de agua proveniente de la bomba centrifuga, como condición para poder generar los patrones de flujo requeridos. Suministra a la instalación un gasto de agua de 0 a 57 lts/min (15 gpm) a una presión entre 0 y 2.5 kg/cm2.

Para el control y manejo del flujo se cuenta con el siguiente equipo:

Válvula tipo globo marca URREA con un diámetro de 25 mm, para el control del gasto de agua, se encuentra colocada a la salida de la bomba.

Dos válvulas tipo bola marca URREA con un diámetro de 76 mm, para el control de la dirección del flujo de aire, se encuentran localizadas en una "te" de la instalación.

Los instrumentos de medición para la determinación del valor de los diferentes parámetros de las pruebas seran los que

a continuación se mencionan:

Tubo de pitot marca AIRFLOW con una longitud de 300 mm y 4 mm de diametro, con un diametro de orificio de 2.3 mm. este tubo de pitot es uno de los elementos a utilizar para la medición del flujo masico de aire circulante en la instalación.

Manómetro diferencial marca AIRFLOW que trabaja en un rango de operación 0 a 5000 pascales con una precisión de 0.1 kpascales, con aceite refinado como fluido de trabajo con una densidad relativa de 0.784 a 20 grados centigrados. Este instrumento se utilizara conectado con el tubo de pitot a fin de determinar la presión dinámica del aire.

Manómetro tipo "U" de la marca AIRFLON que trabaja en un rango de operación de 0 a 50 kilopascales y con una precisión de 0.1 Kilopascales, utilizando mercurio como fluido de trabajo con una densidad relativa de 13.600 a una temperatura de 15 grados centigrados. Este instrumento se encuentra conectado al tubo de pitot a fin de medir la presión estatica del aire.

Rotâmetro marca DWAYER construido en acrílico para tubería de 25.4 mm de diámetro que trabaja en un rango de operación de 0 a 38 lts/min (10 gpm) con una precisión de 1 gpm. Este se utilizara en la instalación para medir el flujo másico de aqua circulante.

Cronómetro marca TIMEX con un rango de trabajo de 0 a 24 horas y una precisión de 0.001 seg.. Se utilizara para la

medición del tiempo de cierre de la válvula.

Termómetro con una rango de trabajo de 0 a 200 grados centigrados y una precisión de 1 grado centigrado. 8e utilizara para la medición de la temperatura de bulbo humedo y la temperatura de bulbo seco para el calculo de la humedad relativa del aire.

IV.2.Condiciones del flujo

Las pruebas van a realizarse en base a cambios en la distribución geométrica de los elementos que integran una válvula de esfera y a modificaciones en las condiciones de flujo que se van a utilizar en las pruebas y son los que se llegan a presentar en condiciones reales de operación , como son la presencia de algunos patrones de flujo tales como flujos ondulados, pulsante y anular (ver anexo C), a fin de observar como se comporta la válvula ante diferentes cambios geométricos. Tomado en cuenta que la entrada a la válvula es horizontal para la determinación de las velocidades de agua y aire es necesario hacer uso de la Carta de Mandhale para plantear las magnitudes de estas velocidades necesarias para la generación de determinados patrones da flujo en tuberías en posición horizontal (ver anexo C).

Antes de determinar las velocidades a utilizar en las pruebas se determinaran las condiciones críticas del equipo como un antecedente a tomar en consideración en la determinación de las velocidades y flujos masicos maximos putilizar en las pruebas.

El flujo critico de aire que maneja el compresor sera de:

 $Q_{Ca} = 9.6 \text{ m}^8 / \text{min}$

Se tiene que en Sistema Internacional:

Para el calculo de la densidad del aire a la salida del

Compresors

$$PV = mRT$$
 (1)

Se tiene que la presión del compresor a la salida es de:

 $P_{mol} = 100 PSI = 6.938 bars$

Pealabs = 7.801 bar = 780100 Pa

Para la R de aire:

$$R_a = 287 \text{ Joule / Kg } \text{ K}^0 = 287 \text{ m}^2 / \text{ s}^2 \text{ K}^0$$

La temperatura media es de:

$$T = 25$$
 °C = 298 °K (Cuernavaca)

Calculando la densidad se tiene que:

$$\begin{array}{ccc}
\mathbf{m} & \mathbf{P} \\
\hline
\mathbf{N} & \mathbf{R} & \mathbf{T}
\end{array}$$

$$\rho = \frac{m}{V}$$
 (3)

Sustituyendo (2) en (3) se tiene que:

$$\rho_0 = \frac{P}{P}$$

Sutituyendo valores:

$$\rho_{\alpha} = \frac{78100}{287(298)} = 9.1212 \text{ Kg/m}^{8}$$

Para las condiciones de flujo críticas de agua se tiene que:

ωca = Qca (ρa)

Calculando el gasto masico crítico de aire:
$$\omega_{00} = 9.1212 (0.16) = 1.4593 \text{ Kg/s}$$

Calculando la velocidad critica para una tuberma de 70 mm de diametro:

$$V_c = \frac{Q_{ca}}{A} = \frac{0.16}{\pi (0.07)} = 41.57 \text{ m/s}$$

Para el flujo de agua se tiene que sus condiciones críticas son:

$$QH_2O = 15 \text{ gpm} = 9.4625 \times 10^{-4} \text{ m}^3/\text{s}$$

Manejandose un flujo masico critico de agua de:

$$\omega_{\text{CH}_2}$$
o = Ω_{H_2} o ρ_{H_2} o = 0.9462 Kg/s

A una velocidad crítica para un diametro de 70 mm de:

Para tener el rango de trabajo se calcularon los valores minimos de la siguiente forma:

Partiendo de una velocidad mínima del aire (por condiciones del compresor) de:

Vamin = 10 m/s

Calculando el flujo masico se tiene que:

$$\omega_{amin} = \rho_a V_a A = 10(1.12)(3.84 * 10^3) = 0.043 \text{ kg/s}$$

Para el caso del aire el flujo mínimo de agua (determinado en la practica) que se puede manejar es de :

$$Q_{minH_0} = 0.06 (1/1000) = 6 * 10^{-5} m^3/s$$

Esto implica que el gasto y la velocidad mínimas a manejar seran: $V_{minH_2}o = 6 * 10^{-5} = 0.015 \text{ m/s}$

Π (0.07)²/4

La velocidad maxima del aire a utilizar sera de:

Tomando en cuenta que la densidad de aire (medida en campo) :
la salida es de:

$$\rho_0 = 1.12 \, \text{m}^9/\text{kg}$$

Resulta un flujo másico máximo de:

$$_{\text{NORMS}} = _{\text{O}} V_{\text{A}} A = 1.12 (0.192) = 0.172032$$

Para el agua el flujo másico máximo (medido en campo) es de:

Con una velocidad maxima de agua para un diametro de 70 mm de:

$$V_{H_2O} = 7.3 * 10^{-4}/3.84 * 10^{-8} = 0.190 \text{ m/s}$$

Tomando en cuenta los valores maximos y mínimos de las velocidades tanto del agua como el aire se graficarón en la Carta de Mandhale, generandose con esto la siguiente tabla donde se muestran las condiciones del flujo a las que se van a someter las pruebas.

Tabla IV.2.1. Condiciones de flujo de la Mezcla Aire-Agua

A	IRE		AGUA			
Velocida	d Flujo	Velocidad	Flujo	Gasto	Patrón Ca	lidad
	Másico		Másico		de flujo	
(m/s)	(kg/s)	(m/s)	(kg/s)	(GPM)		
10.0	0.043	0.015	0.0614	1.0	Ondulado	41.0
10.0	0.043	0.065	0.252	4.0	Ondulado	14.5
10.0	0.043	0.10	0.384	6.0	Ondulado	10.0
12.5	0.053	0.10	0.384	6.0	Pulsante	12.1
12.5	0.053	0.12	0.461	7.1	Pulsante	10.3
12.5	0.053	0.14	0.538	8.3	Pulsante	8.9
40.0	0.153	0.016	0.065	1.0	Anular	70.0
40.0	0.153	0.065	0.252	4.0	Anular	37.8
40.0	0.153	0.010	0.384	6.0	Anular	28.5

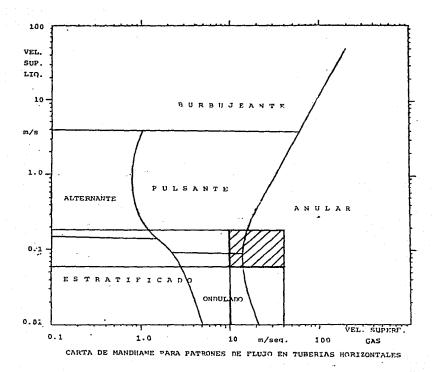


Fig. IV. 2.1. ZONA DE EXPERIMENTACION.

IV.3. Condiciones de las pruebas

Para establecer las condiciones bajo las cuales se realizaran las pruebas se debe definir varios elementos como preliminares a estas como son las ya establecidas de condiciones del equipo y flujo, pero ademas de esto hay que definir los datos que se recogeran durante las pruebas, el tratamiento que se le dara a la información y finalmente las condiciones bajo las cuales se realizaran cada una de las pruebas estableciendo un calendario físico para su ejecución a fín de de conseguir los objetivos propuestos en el capítulo II.

IV.3.1. Variables a determinar durante las pruebas.

m) Condiciones de flujo

Variables	Medición	Unidad	Instrumento
Gasto Masico de aire	Gasto	kg/s	Tubo de pitot
Gasto volumétrico de agua	Gasto	SPM	Rotámetro
Presión estatica del aire	Presión	Pa	Columna de Hg
Temperatura del aire	Temperatura	С	Termómetro
Patrón de flujo			Visual

b) Variables del Proceso

Variables	Medición	Unidad	Instrumento
Gasto de agua de drenaje	Acum/tiempo	mlts/s	Depósito
			Cronômetro
Nivel en que la esfera	Nivel	C#A	Visual
empieza a flotar			
Nivel en que la esfera	Nivel	⊂m	Visual
asienta en boquilla			
Tiempo de cierre	Tiempo	5	Cronometro

c) Variables del Equipo.

Variables	Disposición	Variantes
Boquilla de entrada	Radial Tangencial	
Camisa del flotador		Altura normal
Camina del Trocador		Incremento de
		altura
Boquilla de descarga		Altura Normal
		Incremento de
		altura
Guia del flotador	Sin Guia	
	Con Guia	

IV.3.2. Tratamiento de la información.

a) Gasto másico de aire.

Se calcula la velocidad por medio de la formula:

$$V_{\alpha} = 1.291 \sqrt{ \begin{bmatrix} \frac{1000}{P_B} \\ P_B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{T_{\alpha}}{289} \\ \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{100000}{100000} + P_B \\ \end{bmatrix} P_B}$$

Donde:

Va = velocidad del aire en m/s

Ps = presión barométrica en mbar

To = Temperatura absoluta del aire OK

Pa = presión estática en Pa

Pv = presión dinámica en Pa

Calculando el gasto masico de aire por medio de la formula:

Donde:

ωα = flujo de aire en kg/s ρα = densidad del aire en kg/m³

A = area del tubo en m

Para calcular el area se utiliza:

$$A = \prod D^2/4$$

Donde:

D = diametro del tubo en m²

b)Gasto masico de agua: Se calcula por medio de :

Donde:

ын о = flujo másico del agua en kg/s

gpm = flujo medido en el rotámetro en gal/min

c)Calidad del aire.

Se calcula por medio de:

$$\times = \frac{\omega_0}{\omega_{H_2}^0 + \omega_0}$$
 (100)

Donde:

X = calidad del aire en % ωH_2o = flujo másico del agua en kg/s

∞a = flujo másico del aire en kg/s

f) Gasto de agua drenada de la válvula.

Se cuantifica por medio de la operación resultante de dividir la cantidad de agua desalojada por la válvula dividida entre el tiempo en que se un depósito calibrado a 1000, 2000 y 3000 mlts es llenado encontrandose estable el nivel de agua dentro de la válvula de esfera.

Donde:

Dm = gasto drenado de agua en kg/s to = tiempo de cierre de la válvula de esfera en s

IV.3.3. Pruebas a realizar

Las pruebas que van a realizarse al modelo como se mencionó anteriormente seran en base a dos tipos de modificaciones:

- a) Modificaciones en los variables físicas que definen el flujo de aire y agua suministrados (velocidad, presión y gasto) por el compresor y bomba a fin de generar los patrones de flujo ondulado, pulsante y anular, a utilizar en las pruebas.
- b) Modificaciones en la geometria interna y externa de la válvula a fin de buscar la determinación de la distribución y disposición óptima de funcionamiento de la válvula de esfera.

Es importante aclarar que estas pruebas van en busca del entendimiento en el funcionamiento de la válvula de esfera y que en caso de que no opere adecuadamente (dejar pasar agua por efecto de arrastre hacia el ducto de salida), se buscará a través de modificaciones geométricas un diseño tal que cumpla con su objetivo principal.

Para realizar estas actividades se partirá de la construccion e instalación de la válvula de esfera (ver figura IV.3.3.1 y 2), siendo esta válvula un modelo en acrílico y ya conectada a la instalación se haran ciertas pruebas preliminares como son:

i) Verificar la no existencia de fugas en el cuerpo de la

válvula.

- ii) Probar la flotabilidad de la esfera.
- iii) Probar la factibilidad de generación de los patrones de flujo propuestos, por el equipo con que se cuenta en la instalación.
- iv) Establecer los pasos necesarios para la realización de cada uma de las pruebas.

Los valores geométricos en las pruebas fueron establecidos en base al diametro de la boquilla de descarga (0.07 m en el ser este un valor dado mode to Por instalaciones geotermoeléctricas, en base al gasto de salida del pozo. Así las alturas de la camisa de la esfera y la boquilla de descarga estarán en función del diametro de la boquilla (Db). En las hojas de captura de datos para mayor facililidad estos valores seran capturados en centimetros, mediante una simple conversión por medio de la multiplicacion de cada valor de las alturas antes mencionadas entre el valor del diámetro de la boquilla.

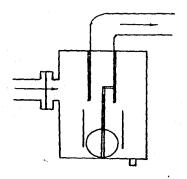
v) Plantear la forma en que se llevaran acabo las mediciones de cada uno de los parámetros a determinar en las pruebas.

Una vez realizado esto se llevaran acabo las pruebas definitivas modelo. Se pretende que estas sean distribuídas en un calendario físico de la siguiente manera:

Tabla IV.3.3. Pruebas experimentales a realizar

Prueba	% de Tiempo
	a Utilizar
I. Construcción e instalación	50.0
del equipo y válvula	00.0
II. Pruebas preliminares	12.5
III. Variación de la altura	12.5
de la camisa de la esfera	
IV. Variación de la altura de la boquilla de descarga	12.5
V. Variación del mecanismo	5.0
de ascenso de la esfera	
VI. Variación del tipo de entrada	7./5
A TABLE TOTAL	100.0

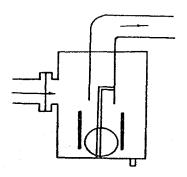
Prueba 1. Variación de la altura de la Boquilla de descarga



No	Entrada	Guia	del	Altura de	Altura de	Patrón
		£lot	ador	la camisa	boquilla	de Flujo
1	**	••		0.14	2.0	Ondulado
2	••	**	**	0.14	2.0	Pulsante
3	**	••	••	0.14	2.0	Anular
4	Radial	Con	guia	0.14	1.37	Ondulado
5	•		••	0.14	1.37	Pulsante
6	••	. •		0.14	1.37	Anular
7	Radial	Con	guia	0.14	2.64	Ondulado
8	••			0.14	2.64	Pulsante
9		••	•	0.14	2.64	Anular

Las pruebas se iniciarán con las dimensiones geométricas originales (escaladas del plano original). Despúes se harán variaciones en la altura del tubo de salida de aire dentro de la válvula, esto se hace con la finalidad de determinar si este parámetro tiene influencias sobre el funcionamiento del equipo, para esto se considera el arrastre de agua y tiempo de cierre de la válvula.

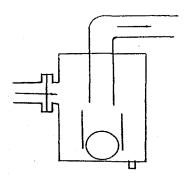
PRUEBA 2. Variación de la altura de la camisa de la esfera



No	Entrada	Gu	ia del	Altura de	Altura de	Patrón
		fle	otador	la camisa	boquilla	de Flujo
13	Radial	Con	guia	0.42	2.0	Ondulado
14	***			0.42	2.0	Pulsante
15	••	••	••	0.42	2.0	Anular
16	Radial	Con	guia	0.71	2.0	Ondulado
17		**	**	0.71	2.0	Pulsante
18	· • •	••	* .	0.71	2.0	Anular
19	Radial	Con	guia	1.0	2.0	Ondulado
.20	••	••	•	1.0	2.0	Pulsante
21	••	••	••	1.0	2.0	Anular

Similarmente al parámetro anterior , se haran variaciones esta vez con la altura de la camisa de la esfera, con la finalidad de determinar si este parámetro influye en la operación del equipo y si es posible determinar su altura óptima.

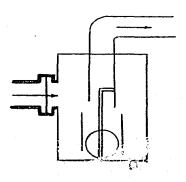
Prueba 3 . Variación en el mecanismo de ascenso



No E	Intrada	Guia del	Altura de	Altura de	Patrón
		flotador	la camisa	boquilla	de Flujo
25 F	tadial	Sin guia	0.14	2.0	Ondulado
26	••	Sin guia	0.14	2.0	Pulsante
27	4	Sin guia	0.14	2.0	Anular

Igualmente en esta prueba se buscara determinar si la presencia o no de la guía de la esfera afecta de una manera sustancial la operación de la válvula de esfera, encontrando la determinación de si es o no indispensable la presencia de la guía dentro de la configuración interna de la válvula.

Prueba 4. Variación del tipo de entrada.



No	Entrada	Guia	del	Altura de	Altura de	Patrón
		flot	ador	la camisa	boquilla	de Flujo
28	Tangencial	Con	guia	1.0	14.0	Ondulado
29	Tangencial	••	••	1.0	14.0	Pulsante
30	Tangencial		••	1.0	14.0	Anular

En esta prueba por medio de un cambio en el tipo de entrada (de radial a tangencial), se tratara de observar en que forma efecta la modificación de este parámetro en el arrastre de agua hacia la salida de aire de la válvula.

Los resultados de cada una de las pruebas fuerón Capturados en la forma que se muestra a Continuación.

-						
		Boquilla de descarga Altura:		Observaciones		
Responsable:		oguilla Altura:		Tienpo	5	
e s po	ł	-	1	ras	ε	
~			Ì	Alturas	ε	
		ador		Flujo de		
		flot.		Fluy	al ts	
- 1		Camisa del flotador Altura:		Patron	3	
Proyecto:		S.		Temp.		
Proy		tador	0	Agua	Gpm	
		Guia del flotador Sini Con:	Bariables del Proceso y Condiciones de Flujo		E S	
		Guia Sini	ones	1	ž.	
			dici		1	
			3	Flujo de Entrada	5	
	2		20 %	ä	2 7	
	ē		30	P	Š m	1
	-		ة -	3	2	<u> </u>
:	S	100	å	-		
Fecha:	Variables del Equipo	Entrada Padial Tangencial:	able.	Hora	3	
_	Jar	En	Usri	28		57

Captura de datos Proyecto:

Responsables

Fecha: Variables del Equipo

Observaciones Boquilla de descarga Tiento cierre Alturas ر. ٤ ٤ Camisa del flotador MIts Temp. Patron Aire Fludo Pest Phar Agua Guis del flotador Variables del Proceso y Condiciones de Flujo 9 Hora Fludo de Entrada Pdin Kpa 77 Entrada Padiai Tangencial: 7 2:5 002 000 000 57

CAPITULO V

REALIZACION DE LAS PRUEBAS

CAPITULG V

REALIZACION DE LAS PRUEBAS

Como se mencionó en el capítulo anterior, se realizaron dos tipos de pruebas, las que llamaremos preliminares y las experimentales. Estas serán descritas y analizadas en forma separada tanto en el presente capítulo como en los posteriores.

V.1. Pruebas preliminares.

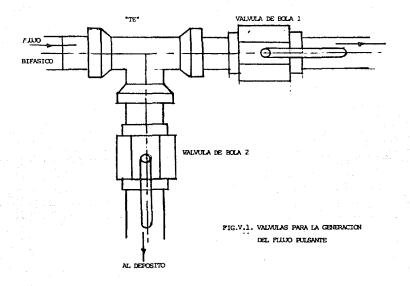
Las pruebas preliminares al modelo abarcarón, desde el planteamiento de la instalación donde se va a localizar la válvula de esfera, haxta la realización de una serie de pruebas que tenian como objetivo la determinación de la factibilidad de creación de los patrones de flujo (ondulado, pulsante y anular) a los cuales va a ser sometido el modelo.

La instalación se llevo acabo según lo planteado en las figuras IV.1.1. y IV.1.2. del capítulo anterior.Posteriormente se hizo circular agua a través de la instalación a modo de detectar las posibles fugas existentes, que en cuanto fuerón detectadas se procedió a su corrección sellando esa parte de la instalación. Una vez terminado esto se llevo acabo la generación de los patrones de flujo en base a la matriz experimental de patrones de flujo (tabla IV.2.1.) del capítulo anterior, mediante la creación de las condiciones propuestas iniciales para cada patrón de flujo.

Durante la determinación de las presiones estáticas, dinámica, barométrica y la temperatura del aire necesarias para cada velocidad propuesta (10 y 40 m/s), no se presentarón problemas en la generación del patrón de flujo ondulado y anular.

El patrón de flujo pulsante fue generado de la siguiente manera, se cerro las válvulas de bola 1 y 2 (fig V.1.1.) conectadas en la "te" de la instalación, teniendo el flujo de aire a una velocidad de 20 m/s y un flujo de agua de 11 gpm. Con el cierre de las válvulas se provocó un aumento en la en la presión y cantidad de agua presente en la sección de la instalación que antecede a las válvulas ,esta condición es mantenida de 8 a 20 segundos con gastos de entrada de 6 u 11.5 gpm, posteriormente se abre rapidamente la válvula 1 permitiendo el paso de agua hacia la válvula de esfera.

Esta forma de generación de un flujo pulsante es valida en cuanto a que, los patrones de flujo, más que definirse por una serie de condiciones de velocidad como en la carta de Mandhale, se definen como una distribución geométrica de un flujo en dos fases al circular dentro de un ducto, donde el patrón de flujo que fue generado con la operación descrita presenta las características geométricas que definen al flujo pulsante.



Ademas en las pruebas preliminares se hicierón algunas modificaciones en los parámetros geométricos como probar la entrada tangencial, la entrada tangencial sin guia de la esfera, movimientos en la camisa de la esfera y movimientos en la boquilla de descarga, obteniendose de estas algunos resultados no previstos que seran planteados en capítulo siguiente.

En las pruebas preliminares tambien se definió el modo de medir los parámetros mediante los cuales se realizarán la evaluación de la válvula de esfera, de esta manera se definió la forma de medir el arrastre que fue en forma indirecta, ya que será obtenida como resultado de la diferencia entre el flujo de agua de entrada y el flujo de agua drenado por la válvula de esfera.

Para la medición de los tiempos de cierre se definierón los criterios que se tomarian en las pruebas, por ejemplo que en caso de que se tenga la válvula del dren abierta y haya un cierre en la válvula de esfera, se tomara el tiempo de cierre a partir del momento en que llega el flujo bifásico a la válvula de esfera hasta su cierre; en caso de que en esta condición del dren no se presente el cierre de la válvula de esfera y se encuentre la esfera tanto en el fondo de la válvula como flotando en un nivel estable, se considerara el tiempo de cierre infinito y se procedera a medir el tiempo de cierre teorico (ver capitulo III) cerrando la válvula del dren y midiendo el tiempo a partir de que el flujo entra a la válvula de esfera, hasta que esta cierra.

V.2. Pruebas experimentales.

La realización de las pruebas experimentales pueden ser descritas y organizadas de la siguiente forma:

Calibración de los aparatos de medición

Preparación del modelo.

Generación del patrón de flujo.

Comportamiento del modelo ante el patrón de flujo.

Determinación de los parámetros evaluatorios.

V.2.1.Calibración de los aparatos de medición.

El tubo de pitot se encuentra conectado a un manómetro diferencial y a un manómetro tipo "U", se utiliza para la medición de las presiones estáticas y dinámicas, el primer paso para la calibración de los aparatos de medición, es calibrar a cero por medio de un tornillo de ajuste los manómetros, teniendose la instalación a la presión atmosférica. Debido a la posición del tubo pitot dentro de la tubería es muy facil que se introduzcan tanto agua como aire al manómetro tipo "U", razón por la cual hay que tener cuidado de eliminar en las columnas de aceite de ambos brazos del manómetro la presencia de burbujas de estos dos fluidos, ya que traería grandes errores en las lecturas.

Tanto el barómetro utilizado para medir la presión barométrica en la instalación, como el termómetro para medir la temperatura del aire y el cronómetro para medir los tiempos de cierre no tienen ningún problema de calibración.

Para la determinación de las alturas de cierre y de flotación de la esfera, se graduó con una cinta el cuerpo de la válvula con una precisión de 1 cm y para el caso del rotámetro que se encuentra a la salida de la bomba se recalibro

a solo tener graduados los valores a utilizar (1, 4 y 6 gpm), la calibración se realizó descargando el gasto de salida de la bomba en una probeta de 3000 ml y tomando el tiempo que tarda en llenarla hasta obtener los valores buscados, marcados estos como lineas en una cinta pegada al rotametro.

V.2.2. Preparación del modelo.

Para la preparación de cada una de las pruebas, se tenía como preparativo preliminar la colocación de la distribución geométrica interna y externa del modelo de la válvula de esfera, como son la posición de la boquilla, la altura de la camisa, la correcta posición de la guia y selección del tipo de entrada que se va a trabajar.

V.2.3. Generación de los patrones de flujo.

Una vez calibrados los instrumentos de medición y colocados los elementos que constituyen la válvula de esfera en su posición, se procedió a abrir la válvula de bola que descarga hacia el depósito de agua de la instalación, se arranca el compresor y se controla su gasto por medio de la válvula, que se encuentra en su descarga a la tubería de la instalación, pudiendose observar esta variación en el barómetro y en el manómetro en "U", en función del cierre o apertura de esta válvula.

Se seleccionó el patrón de flujo a generar en base a de fluio experimental de patrones propuesta anteriormente, para esto es llevada la presión dinámica a de valores aproximados (determinado en base a la experiencia del personal encargado de operar el equipo), a los valores deseados de velocidad (10 y 40) para las pruebas, una vez hecho esto se introducen los valores de presión astática, dinámica v temperatura del aire a la formula para el calculo de la velocidad del aire, tomando la temperatura del aire desde el desfogue localizado en la tubería de hierro de la instalación. En caso de no considerarse como valida la velocidad del aire se modifica con la apertura o cierre de la válvula.

Cuando ya se tiene fijado el valor de la velocidad se procede a suministrar agua arrancando la bomba de la instalación partiendo del flujo de 1 gpm. Una vez que se ha estabilizado el flujo se cierra la válvula de bola que esta descargando al depósito de agua dejando pasar el flujo hacia la válvula de esfera.

V.2.4. Comportamiento del modelo ante el patrón de flujo.

Ya generado el patrón de flujo se aplica este a la

válvula de esfera la cual presenta para el flujo tipo anular, la separación del flujo en dos fases; uno que es arrastrado por el aire hacia la salida y otro que es drenado por el ducto que tiene la válvula de esfera para este propósito, mientras que para el flujo de tipo ondulado no se presenta arrastre en la boquilla de descarga, además se presenta los siguientes comportamientos; el flujo de agua es separado por el cuerpo de la válvula de esfera y es mayor que el que se drena en la válvula, comenzando a flotar, cerrandose con esto la válvula de esfera o estabilizandose el nivel del agua antes de que cierre; en caso del que el flujo de agua separada sea menor que lo que puede drenar la válvula, la esfera se mantiene estática en el fondo de la válvula.

Cuando se presento el primero de los comportamientos descritos anteriormente, en caso de no alcanzarse una altura de cierre (al estabilizarse el nivel de agua), se midió el volumen de agua drenado en una probeta de 3000 ml contra el tiempo en que se llenaba, ya medido este líquido, se procedio a cerrar la válvula que controla la salida del dren y fuerón medidos el tiempo de cierre ,la altura de flotación y la altura cierre. En caso de alcanzarse la altura de cierre aún con la válvula del dren abierta se midió la altura de flotación, la de cierre y el tiempo de cierre.

Para el segundo comportamiento (cuando el flotador se encuentra en el fondo de la válvula) una vez estabilizado el sistema, se midió el arrastre para despues cerrar la válvula

que controla el dren midiendose el tiempo de cierre, la altura de flotación y la altura de cierre.

V.2.5. Determinación de los parametros evaluatorios.

Como se mencionó en el capítulo anterior, los parametros mediante los cuales se evaluará el comportamiento de la válvula de esfera son los de arrastre de agua, tiempo de cierre, altura de flotación y altura de cierre, los cuales fuerón obtenidos de la siguiente manera:

El arrastre de agua se midió desde la salida de la válvula, colocandose esta en la entrada de una probeta calibrada para 1000, 2000 y 3000 ml, el llenado de este depósito se toma el tiempo registrandose en la hoja de captura de datos tanto el valor en mililitros medido como el tiempo.

La altura de flotación fué el nivel de agua que se midió en el cuerpo de la válvula de esfera, a partir de que la esfera empezo a flotar.

La altura de cierre es la altura de agua que se midió, en el nivel marcado en el cuerpo de la válvula de esfera en el momento del cierre de esta.

El tiempo de cierre es el tiempo que se midió a partir de el flujo entra en el cuerpo de la válvula de esfera hasta que

esta cierra.

CAPITULO VI

ANALISIS DE LOS RESULTADOS

CAPITULO VI

ANALISIS DE RESULTADOS

Durante el presente capítulo se hace un estudio de los resultados obtenidos en las pruebas preliminares y experimentales al modelo de válvula de esfera (Anexo F), estos datos fueron analizados en los anexos D y E. El análisis de estos datos en los anexos antes mencionados partió de una organización de estos datos, a fin de agrupar todos los de una misma especie (todos los tiempos de cierre, alturas de cierre, alturas de flotación y gastos desalojados) y fueron puestos en función de la variable denominada "Gastos de Entrada", para ser manejados de ahí por medio de las operaciones descritas en la sección VI.3.2. Tratamiento de la información.

Teniendo esta información organizada se analizaron estos datos en forma estadistica, obteniendose en caso de tenerse varios datos de una misma prueba (iguales condiciones en el patrón de flujo de entrada e iguales condiciones geométricas en la válvula de esfera), se obtuvo una media de estos valores para obtener un dato más representativo, en caso de observarse que la tendencia de los datos de una prueba eran diferentes a una constante se ajustaron estos datos por el método de los minimos cuadrados, siendo posteriormente graficados tanto los datos experimentales, como los datos resultado de una regresión sobre el ajuste.

Los ejes que se manejaron en las gráficas son resultado de la matriz de patrones de flujo para la variable Y "Calidad del aire de Salida", contra la variable X "Altura de la Boquilla" de descarga, en el caso de medición de gastos de arrastre y para los "Tiempos de Cierre" el eje X "Calidad de salida del aire" y eje Y "Tiempo de Cierre".

Para el análisis estadístico y la realización de las gráficas se hizo uso del paquete de programación para computadoras personales Lotus 123 y del paquete de graficación Energraphics ya que éstos satisfacía las necesidades que se tuvieron para este análisis.

VI.1 Análisis de las pruebas preliminares

Las pruebas preliminares abarcaron una serie de actividades, dentro de las cuales se incluyó el probar la factibilidad de generación de las condiciones deseadas para cada prueba, tanto en lo que se referia a condiciones de patrón de flujo de entrada a la válvula, como movimientos en la geometria interna de la válvula.

A fin de lograr las condiciones anteriormente mencionadas, se hicieron una serie de pruebas de las cuales una parte de ellas fueron de observación y algunas otras (medición de arrastre de líquido a la salida de válvula de esfera) fueron cuantificadas (como se puede observar en los anexo D y E), y sus resultados son mostrados en el anexo D.

De las observaciones que se realizaron durante estas

pruebas se simplificaron, tanto la forma de medición de los parámetros de evaluación como el mismo número de las pruebas, estas arrojaron una serie de elementos de juicio, en cuanto al mejoramiento de la operación de la válvula de esfera que debido a su importancia se mencionarán a continuación:

- a).- La válvula de esfera ante entradas de hasta 28.5% de calidad de aire en patrones de flujo anular (patrón de salida natural de un pozo geotérmico), nunca presenta un cierre. Esto se debe a que aún cuando entra un flujo de baja calidad de aire a la válvula de esfera, el nivel del líquido presente en ella aumenta, pero siempre se estabiliza en cierto nivel sin alcanzar la altura suficiente para que la válvula cierre. Este comportamiento se da ante cualquier tipo de entrada (tangencial o radial), cualquier altura de boquilla de descarga, altura de camisa de la esfera y dren de la válvula abierto en su totalidad (tal y como se encuentra en operación normal de una geotermoeléctrica).
- b).- Para el tipo de entrada tangencial, la esfera tiene un comportamiento muy inestable, pues ante cambios en presión y velocidad del flujo de entrada, la esfera comienza a girar cerrando inesperadamente, siendo esto muy independiente de la calidad del aire del flujo de entrada y del nivel del líquido presente en el interior de la válvula. En casos donde la guía de la esfera se desprende de su posición o desaparece de la configuración interna de la válvula, el cierre de esta llega a darse incluso sin la presencia del líquido en el interior de la

válvula.

- c).- En entradas de patrón de flujo anular, se presenta un fenómeno de succión, por parte de la boquilla de descarga sobre la esfera flotante en el líquido. Es decir a determinada altura (dependiendo de la altura de la boquilla de descarga de la válvula) la esfera no sube por flotación sino que es succionada por la boquilla, presentándose un cierre por salto de la esfera.
- d).- Los movimientos en la altura de la camisa de esfera, no contribuyen al aumento en la calidad de salida del aire circulante y con ello no contribuyen al mejoramiento de la operación de la válvula, ya que se pudo observar que los elementos que afectan esta calidad son aquellos que, posición dentro de la válvula de esfera son golpeados directamente por el flujo de entrada en la válvula. En el modelo de trabajo, la camisa de la esfera no tenia la posibilidad de movimiento tal que, le permitiera llegar a tal altura. Además se pudo observar que las funciones que cumple la camisa de la esfera son otras. ya que en la entrada tipo tangencial. la camisa genera un medio líquido estable alrededor de la esfera, que es muy diferente al que se encuentra fuera de ella, en cuanto a la entrada tipo radial, no cumple la camisa esta función, sin embargo, se observó que en los casos donde la boquilla de descarga sube alcanza sus mayores distancias (2.64Db), se crean por la presencia de la camisa, dos niveles, uno interno a ella y otro entre la camisa y el cuerpo de la valvula, siendo mayor el del interior, condición que reduce el

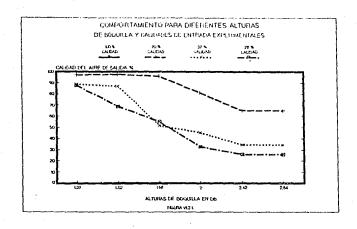
tiempo de cierre de la válvula, pues se requiere un menor volumen de agua para cerrar la válvula.

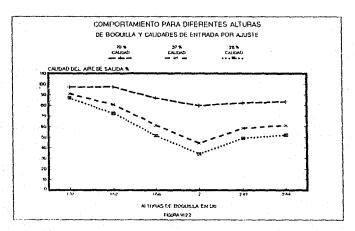
VI.2. Pruebas experimentales.

En base a los resultados obtenidos de las pruebas, se realizo un análisis matemático y gráfico, siguiendo el procedimiento que se mencionó al principio de esta capitulo, buscando con esto tener los elementos suficientes para realizar la evaluación del comportamiento de la válvula de esfera. Las corridas correspondientes a estas pruebas y el análisis matemático son mostradas en los anexos D, E y F de este estudio, mientras que el análisis gráfico y la evaluación de los parametros manejados en estas pruebas se plantearan a continuación.

VI.2.1. Arrastre de liquido

Para la variable de evaluación de arrastre de liquido, se hizo referencia a otra variable, a fin de tener una conceptualización más clara, esta variable es la calidad del aire de salida (obtenida a partir de las ecuaciones de la sección IV.3. Tratamiento de la información). Así tenemos, que las gráficas referentes a la calidad del aire de salida (figura VI.2.1, VI.2.2, VI.2.1B, VI.2.2B), conforme se incrementa o disminuye la altura de la boquilla de descarga. respecto a la posición en que normalmente se encuentra (2Db), hay un aumento





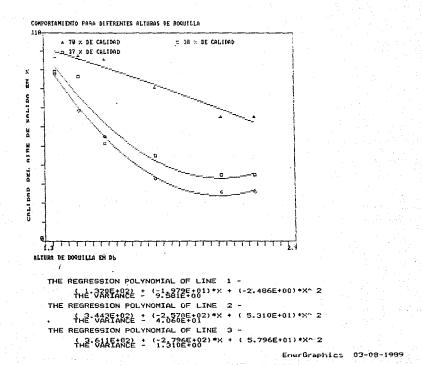


figura VI.2.1.b

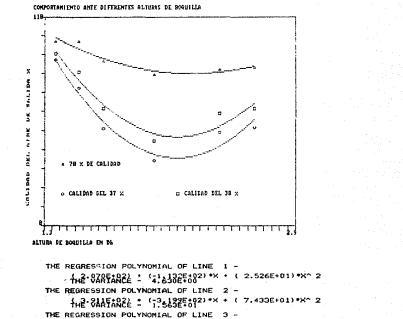


figura VI. 2.2.b

1HE OARTANCE + (135940F+02)** +

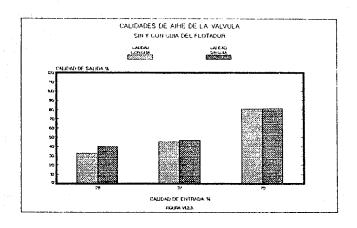
en la calidad de salida del aire, siendo esto más notorio al diminuir la altura de la boquilla. Es decir hay una mayor calidad de aire a la salida de la válvula de esfera, mientras se incremente o diminuya más la altura de la boquilla de descarga.

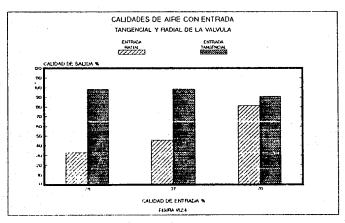
En las pruebas sin guía del flotador (figura VI.2.3), se puede establecer por medio de una comparación con la posición normal (2Db) con guía , que no hay diferencia en el comportamiento de la esfera, ya que la función de la guía (de dirigír la esfera hacia la boquilla), es realizada por la camisa de la esfera.

En la entrada tipo tangencial(figura VI.2.4), se obtuvo en las pruebas una calidad muy alta de aire (superior al 95 %), ante todas las calidades en patrón de entrada tipo anular, calidad muy alta en comparación con la entrada tipo radial en condiciones geométricas similares (2Db).

Según se puede observar en las gráficas de arrastre de líquido, la calidad de salida del aire en la válvula de esfera no es constante, ante la variación de las calidades de entrada, dándose una disminución en la calidad del aire a la salida, conforme disminuye la calidad del aire a la entrada.

Los mejores resultados en cuanto al menor arrastre de líquido se dieron en la dimensión minima de la boquilla de descarga (1.57Db). Los resultados más inconvenientes para el arrastre de líquido se dieron en la altura normal de la boquilla de descarga (2Db), posición de todas las boquillas de descarga en las válvulas de esfera instaladas.





VI.2.2. Tiempo de cierre

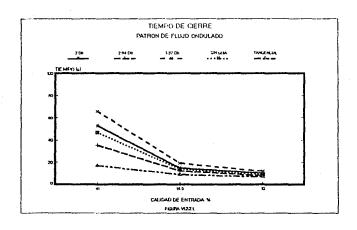
Como se puede observar en las gráficas de tiempo de cierre (fig.VI.2.2.1 a VI.2.2.4), se tiene un comportamiento muy predecible, ya que a mayor calidad de aire, mayor es el tiempo que tarda en darse el cierre de la válvula de esfera.

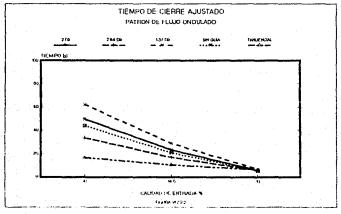
Se debe hacer notar que todos estos cierres se presentaron con el dren de la válvula cerrada ya que como se dijo anteriormente para patrones de flujo de entrada anulares, nunca cerró la válvula con el dren abierto.

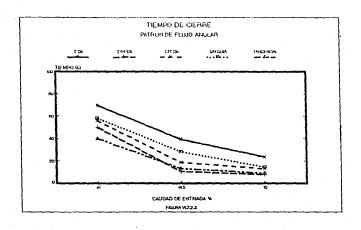
Es importante señalar que las gráficas también nos muestran que la diferencia de tiempos de cierre entre la altura máxima y minima de la boquilla de descarga no es muy grande, por lo que podemos afirmar que el tiempo de cirre no es muy afectado por la altura de la boquilla de descarga.

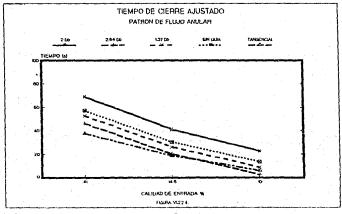
Para la entrada de tipo tangencial con patrón de flujo anular (fig.VI.2.2.3 y VI.2.2.4.) el tiempo de cierre es aproximadamente el 50% del tiempo que presentaron las demás condiciones.

Para condiciones sin guía de flotador presentó un comportamiento muy similar al de las condiciones normales, con lo cual podemos afirmar que la presencia o no de la guía dentro de la válvula no afecta sensiblemente la varible tiempo de cierre.









VI.2.3. - Alturas de cierre y flotación.

Por lo que respecta a la altura de flotación se puede notar en los resultados (Anexo E) son alrededor de 0.78Db para todas las pruebas, excepto la posición 2.64Db de boquilla de descarga en la cual la altura de flotación fue de 0.5Db, esta diferencia de alturas fue generada por la camisa de la esfera (inciso e sección VI.1.), que fue de 0.28Db. Esta altura de flotación como se puede notar es muy similar a la altura de flotación para la que fue diseñada la esfera (75%).

En cuanto a la altura de cierre los resultados indican (Ver anexo E), que para diferentes alturas de boquilla de descarga la altura de cierre va de acuerdo con ellos, a menor altura de boquilla de descarga se tiene mayor altura de cierre y viceversa. También se puede observar que la distancia que recorre la esfera para cierre no es constante en todos los casos, esto es para cada altura de boquilla, hay una altura de cierre afectada tanto por la altura de la misma boquilla como por la succión que ejerce ésta sobre la esfera y esta altura es diferente en cada caso.

Para las entradas sin guía de flotador y tipo tangencial, el comportamiento no fue muy diferente al presentado por las otras pruebas.

VI.2.4. - Análisis de flujos pulsantes.

Los resultados en las pruebas con patrones de flujos pulsantes (Ver anexo E), se refiere más que nada a pruebas que se realizaron para determinar con que cantidad de agua aplicada en forma de flujo pulsante cerraba la válvula en forma inmediata, ante un flujo de entrada de 15% de calidad. determinó en algunos casos, sobre todo en condiciones de altura de boquilla minima (1.37Db), se da el cierre de la válvula ante pequeñas acumulaciones, y para alturas máximas de boquilla se requieren grandes acumulaciones de agua. Se presentaron dos diferentes tipos de cierre para estos patrones de flujo de entrada, en el primero de ellos se generó un flujo pulsante de tres tapones de aqua presentándose un cierre de la válvula muy lento incrementándose la cantidad de agua acumulada. generaron flujos pulsantes de dos tapones con los cuales se presenta un cierre inmediato, estos son los que se muestan en la tabla de resultados (Anexo E).

Para el cierre con patrones de flujo pulsante de entrada, las variables tiempo de cierre, altura de flotación, altura de cierre y arrastre de líquido fueron imposibles de determinar por el cierre inmediato de la válvula.

En cuanto al comportamiento para el tipo de entrada tangencial y la configuración sin guia de flotador no es muy diferente respecto al comportamiento en operación normal de la válvula.

Los resultados en las pruebas con patrones de flujos pulsantes (Ver anexo E), se refiere más que nada a pruebas que se realizaron para determinar con que cantidad de agua aplicada en forma de flujo pulsante cerraba la válvula en forma inmediata, ante un flujo de entrada de 15% de calidad. determinó en algunos casos, sobre todo en condiciones de altura de boquilla minima (1.37Db), se da el cierre de la válvula ante pequeñas acumulaciones, y para alturas máximas de boquilla se requieren grandes acumulaciones de agua. Se presentaron dos diferentes tipos de cierre para estos patrones de flujo de entrada, en el primero de ellos se generó un flujo pulsante de tres tapones de agua presentándose un cierre de la válvula muy lento incrementandose la cantidad de agua acumulada, generaron flujos pulsantes de dos tapones con los cuales se presenta un cierre inmediato, estos son los que se muestan en la tabla de resultados (Anexo E).

Para el cierre con patrones de flujo pulsante de entrada, las variables tiempo de cierre, altura de flotación, altura de cierre y arrastre de liquido fueron imposibles de determinar por el cierre inmediato de la válvula.

En cuanto al comportamiento para el tipo de entrada tangencial y la configuración sin guía de flotador no es muy diferente respecto al comportamiento en operación normal de la válvula.

CAPITULO VII

CONCLUSIONES

CAPITULO VII

Conclusiones

Tomando como base el análisis de los resultados obtenidos en el capítulo anterior, en el presente se plantearán las conclusiones y recomendaciones para mejorar el funcionamiento de la válvula de esfera dejando esto como base para un estudio posterior a realizar.

Las conclusiones a las que se llegó son las siguientes:

a) Por medio de la construcción de un modelo en acrilico e integrando a este una serie de equipos como compresor, bomba, tubería de acrilico, tubería de metal, válvulas de globo, válvulas de compuertas e instrumentos de medición, se pudo simular y cuantificar las condiciones reales de operación de una valvula de esfera en campo, tal y como funcionan en las geotermoeléctricas de nuestro país (Los Azufres, Mich., y Cerro Prieto, Bja.Cal.), tanto en condiciones externas (velocidades de flujo de entrada y calidades de aire de entrada), como internas (distribución geométrica en la válvula de esfera). Además por la versatilidad de este modelo, se pudieron realizar modificaciones la geometria interna de a la válvula. cuantificandose estas modificaciones en diferentes pruebas y siendo evaluadas por medio de estudios estadísticos y gráficos

- a los parámetros principales de la válvula.
- b) La válvula de esfera no cumple con la función para la que fue diseñada, ya que permite el paso del agua a través de ella ante una falla del separador de vapor.
- c) La distribución geométrica de las válvulas de esfera instaladas actualmente en las geotermoeléctricas, que se denominó posición normal de la válvula de esfera, es la que presentó los peores resultados en la evaluación de sus parámetros más importantes, sobre todo el de arrastre de liquido, tomándose como base que precisamente la función de la válvula de esfera es la de evitar el paso de liquido hacia el vaporducto que conduce hacia secadores y turbina, función que no realiza la válvula en esta posición.
- d) Durante la operación normal de la válvula de esfera en una geotermoeléctrica, la válvula que controla el dren permanece siempre abierta, con lo que podemos afirmar que aun ante entradas de baja calidad de aire (hasta 14.5%), nunca cierra la válvula de esfera.
- e) Al modificar el parámetro de altura de la boquilla de descarga, ya fuera en aumento o disminución, se presento una mejora sustancial en la calidad del aire (desde un 30% en operación normal hasta un 95% con las modificaciones), pero aún así no cumple totalmente la válvula de esfera con su función.

- f) Las modificaciones en la altura de la camisa de la esfera no modifican la calidad del aire de salida.
- g) La eliminación de la guia de la esfera no modifica de manera sustancial el comportamiento de la esfera durante la flotación y cierre en el tipo de entrada radial. Mientras en el tipo de entrada tangencial la esfera tiene un comportamiento impredecible.
- n) La entrada tangencial es la que presentó las más altas calidades de salida (superiores al 95 %), tuvo los tiempos de cierre más pequeños (aproximadamente la mitad de los de las demás pruebas con entrada radial), pero el comportamiento de la esfera es totalmente inestable ante cualquier calidad de aire de entrada en patrón de flujo anular.

Recomendaciones

Tomando como base que en estos momentos no hay ningún dispositivo, que pudiera sustituir a la válvula de esfera, cumpliendo con el objetivo de evitar el paso de agua al vaporducto en caso de fallas del separador, podemos dar ciertas recomendaciones para el mejoramiento de la válvula de esfera, haciendo la aclaración que todos ellos estan sujetos a verificación en estudios posteriores, estas recomendaciones son:

- Se debe utilizar la entrada tipo radial, ya que ante esta entrada el comportamiento de la esfera durante su flotación y cierre es predecible.
- 2) La altura de la boquilla de descarga debe ser la minima, tomando en cuenta para determinar esto, tanto la altura de flotación de la esfera, como el efecto de succión que ejerce la boquilla sobre esfera.
- 3) Para reducir el tiempo de cierre de la válvula, se propone la disminución de las dimensiones de la válvula, es decir, se propone la disminución de la distancia existente entre la tapa inferior de la válvula de esfera, y la parte inferior del tubo de entrada a la válvula, hasta por lo menos una distancia igual al diâmetro de la esfera, pudiendo ser disminuida esta por medio de un estudio más riguroso sobre la altura de succión que afecta la esfera.
- 4) Se debe seleccionar entre colocar o no la guía, para el tipo de entrada radial, en caso de tener instalada la camisa de la esfera, ya que en caso de no existir la guía, la camisa sustituye su función. Tomendo en cuenta que si la boquilla de descarga se encuentra en su altura mínima, la quía estará expuesta al golpe del flujo de entrada y por lo tanto muy expuesta a la incrustación de sólidos provenientes del flujo de entrada con lo cual aumentarán las dimensiones de la guía y no se permitirá el cierre.

- 5) El dren de la válvula de esfera debe permanecer lo más cerrado posible, pues solo asi podrá darse el cierre en la válvula de esfera.
- 6) Por último se recomienda la realización de un estudio posterior que ponga énfasis en fenómenos como el efecto de succión sobre la esfera y en la incrustación dentro de la válvula de esfera, utilizando para esto gases como CO2 en vez de aire y salmuera (agua y sales de sodio y potasio principalmente) en vez de agua, para simular más las condiciones de operación de una válvula.

BIBLIOGRAFIA

BIBLIOGRAFIA

- 1.- EPRI/IIE, Seminario EPRI/IIE sobre Programas de Geotérmia, Instituto de Investigaciones Eléctricas, México D.F., Febrero de 1982.
- 2.- EPRI/IIE, Segunda Conferencia sobre Programas de Goetérmia, Instituto de Investigaciones Eléctrica, México D.F., Junio de 1985.
- 3.- H. Christopher y H. Amstread, Geothermal Energy, John Wiley and Sons. Estados Unidos de America. 1978.
- 4.- Instituto de Investigaciones Eléctricas/División de Adiestramiento, Seminario Sobre Energéticos, volumen I y IV, IIE/D.A., Palmira, Morelos, México, 1978.
- 5.- MItsubishi Heavy Industries, LTD, Geothermal Power Generation, Mitsubishi Heavy Industries, LTD, Japón, 1983.
- 6.- M. A. Soler Manuel, Los Elementos de Control Llamados Válvulas, Artículos Técnicos, Tecnología del Agua, número 34, España, 1987.
- 7. William O'Keefe, Valves, Power, revista mensual, Estados

Unidos de America. Febrero de 1988.

- 8.- H. O. Clarck, Descripción de los Principales Tipos de Válvulas Utilizados en la Industria y Factores a Considerar en su Selección y Aplicación, Empresas Lazagorda, S. A. de C. V., División Industrial, España.
- 9.- Sabin Crocker, Reno C. King, Pipping Handbook, MacGraw-Hill, Estados Unidos de America, 1968.
- 10.- Florencio Sanchez, Algunas Consideraciones sobre el Manejo de Flujo Bifásico, Boletín IIE, volumen 5, número 10, México D.F.. octubre 1981.
- 11.- G. W. Hewitt, Measurement of Tow Phase Flow Parameters,
 Academic Press, Londres, Reino Unido, 1978.
- 12.- P. L. S. Peeding y Van Thanh Nguyen, Data on Holdup, Pressure air-water flow in an inclined pipe, University of Auckland, Estados Unidos de America, 1976.

ANEXO A

DESARROLLO DE LA GOETERMIA EN MEXICO

Anexo A.

Desarrollo de la Geotérmia en México.

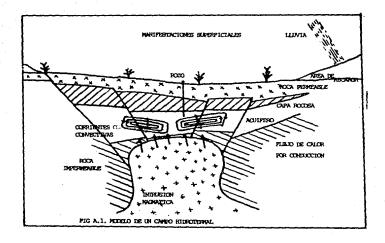
Durante los años cincuentas los medios de obtención de energía eléctrica denominados convencionales, comienzan a presentar algunas dificultades. En las plantas termoeléctricas y carboeléctricas, por la disminución de los yacimientos petroleros y carboniferos y con esto su encarecimiento. Las plantas hidroeléctricas no aportan el suficiente potencial eléctrico para substituir a las fuentes antes mencionadas, esto propicia la busqueda de otras alternativas para la generación de la energía eléctrica a nivel mundial, siendo las más estudiadas la energía nuclear, solar, eólica, plantas maremotrices, biomasa y geotérmia, de donde fue esta última la que se encontró más viable a corto plazo ya que su manejo y disponibilidad es casi inmediata a diferencia de las otras para las cuales hace falta un mayor desarrollo tecnológico.

La geotérmia consiste en el aprovechamiento del calor de la tierra para la generación de la energía eléctrica. La fuente de la generación de este calor varia dependiendo del tipo de rocas imperante en la zona de estudio . en zonas donde imperan rocas poco permeables la generación de este calor a la conductividad termica de la placa continental, en debe zonas donde las rocas son permeables se facilita la formación de mantos acuíferos mediante los cuales se trasmite el calor por convección térmica, aunque en ambos casos se presenta tambien la transmisión por radiación de elementos como uranio, torio y potasio 40. Ademas hay otras fuentes internas que aunque menos importante en un momento determinado pueden acumular cantidades considerables de calor, como el calor generado por reacciones guimicas exotérmicas dentro de la placa continental, calor generado por fricción en fallas donde la acción de grandes masas de roca crean grandes presiones tectónicas, causadas por el reajuste de agitaciones tectonicas latente generado por la cristalización o calor solidificación de mantos rocosos en enfriamiento.

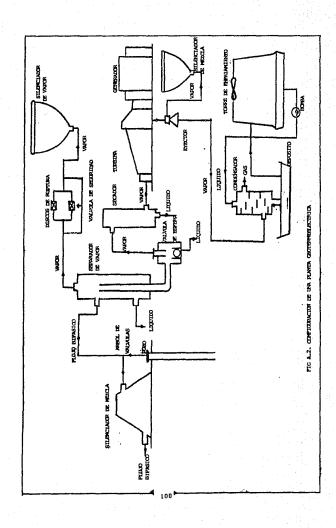
Las zonas donde se localizan manifestaciones geotérmicas son. clasificadas de acuerdo al gradiente de temperatura por km de profundidad, así tenemos que areas "No Termales" se les denomina a aquellas que tienen gradientes de temperatura de 10 a 40 grados centigrados, areas "Semitermales" las que tienen gradientes de temperatura cercanas a 70 grados centigrados y areas "hipertermales" las que tiene gradientes varias veces

superior a los del area Semitermal. Estas dos últimas zonas son llamadas Termales y son las que revisten importancia para la generación de energía eléctrica, aunque para definir perfectamente los puntos geográficos de interes goetérmicos debemos incluir otro concepto, como es el de Campo Geotérmico.

Un Campo Geotérmico es una zona termal que presenta en su estructura geológica la presencia de rocas permeables que permiten la acumulación de fluidos de trabajo (vapor agua-vapor combinados con algun otro gas), a una zona que reune estas características se le conoce Campo Hidrotermal. Hidrotermales se clasifican a su vez en: Semitermales aquellos que producen agua caliente de cerca centigrados. a profundidades de uno a dos 100 grados Kilometros, Campos Hipertermales aquellos en los cuales se encuentran de dos tipos; Campos Humedos los cuales producen presurizada con temperaturas superiores a 100 grados centigrados que cuando sube a la superficie parte de este vapor cambia de fase. Convirtiendose en vapor, pero la mayor parte queda como agua caliente: y los conocidos como Campos Secos que son productores de vapor saturado o sobresaturado a presiones abajo de la atmosférica, algunas veces a estos Campos se les conoce como de vapor dominante y a los anteriores como de agua dominante.



El campo de mayor interés que es buscado para la generación de energía eléctrica es el hipertermal, el cual presenta generalmente en la superficie manifestaciones termales visuales como geysers, fumarolas y fuentes termales. Este campo se presenta cuando generalmente hay en ese lugar una intrusión magmatica, combinada con otras fuentes de calor como altas concentraciones de elementos radiactivos, reacciones quimicas exotérmicas, calor por fricción entre masas de rocas o por fallas geológicas, calor latente resultado de cristalización o solidificación de roca fundida, en estos



Campos el ingreso directo de gases magmaticos calientes al acuifero es forzado a través de fallas en las rocas.

A medida que el tamaño del campo, su temperatura y su permeabilidad, sea mayor su capacidad para generar energia eléctrica crecera en igual proporción. El aprovechamiento de esta reserva energética conocida como Reservorio Geotérmico se realiza con la instalación y puesta en funcionamiento de pozos que permitan la salida del fluido y el manejo óptimo de su energía cinética por medio de una infraestructura como la que se muestra en la figura A.2. instalación conocida como Planta Geotermoeléctrica.

El funcionamiento de una Planta Geotermoeléctrica se basa en el manejo de un fluido (líquido-gas) de trabajo localizado dentro de un reservorio geotérmico, que es forzado a salir a la superficie por medio de un orificio llamado pozo, el cual tiene como fin el de guiar el fluido. Conforme sube el fluido la presión a la que se encuentra sometido disminuye, lo cual trae como consecuencia que el líquido, que se encuentra a una temperatura aproximada de 200 grados centigrados no se mantenga ya en esta fase y parte del fluido pase a ser vapor sobresaturado.

A la salida del pozo esta localizado un árbol de válvulas que se encarga de dirigir el flujo del fluido dependiendo si la planta se encuentra en un periódo de mantenimiento o se encuentre operando normalmente.

Cuando la Planta Geotermoeléctrica se encuentra en un periodo de mantenimiento el total del flujo es dirigido hacia el silenciador de mezcla por medio del árbol de válvulas, este silenciador se encarga de enviar el total del flujo hacia una zona de descarga a la atmosfera bajandole al fluido a su paso por el, lo mas posible su velocidad y el ruido que implica esta operación.

En caso de estar funcionando normalmente la planta el flujo del fluido sera dirigida hacia el separador de vapor, el cual tendra la función de separar las fases de las que compuesto el fluido (liquido y gas), de tal forma que a la malida el vapor circulante en la instalación tenga una calidad superior a 99% y sea descargado el liquido presente en el flujo a la atmosfera. El vapor pasa a la válvula de esfera el un dispositivo de seguridad, ya que debe de evitar se presente la circulación de grandes cantidades de liquido por la linea de vapor conocida como vaporducto, en caso de presentarse lo anterior, la válvula cerrará el paso del flujo y la mezcla sera descargada a la atmósfera por discos de ruptura accionados por una válvula de seguridad. Cuando el flujo proveniente del separador tiene la calidad de vapor requerida para operar (más del 99 % de calidad), pasa de la válvula de esfera al secador el cual tiene dos funciones: una es que en caso de una falla en el separador de vapor y que la válvula de esfera no respondiera de inmediato a el paso del líquido en el vaporducto, el secador protegera a la turbina de un flujo de

este tipo, su otra función es la de elevar la calidad del vapor eliminando el condensado generado por el gradiente de temperatura existente de la salida del separador de vapor hasta la entrada al mismo secador.

Saliendo del secador el flujo entra en la turbina golpeando los álabes de esta y transmitiendole a esta su energía cinética imprimiendo un movimiento de rotación al eje de la turbina y a su vez al generador unido a él.

Cuando la energía cinética del vapor fué transmitida a la turbina sale de esta y es dirigida hacia un eyector el cual extrae los gases no condensables a fin de no dañar el equipo que maneja este vapor, por el efecto de corrosión creado por estos gases. Del eyector se pasa a un condensador que se encarga de cambiar de fase el vapor hacia agua caliente y pasar a la torre de enfriamiento para bajar su temperatura a el agua de manera que, pueda ser descargada a la atmósfera o ser utilizada como fluido de trabajo en el condensador.

La generación de la energía eléctrica por medio de plantas geotermoeléctricas ha tenido un amplio desarrollo a partir de la convención de 1961 organizada por las Naciones Unidas para la busqueda de nuevas fuentes de energía, en la cual se presentó la geotérmia al mismo nivel que la energía eólica y solar, posteriormente fue tal su avance que en septiembre de 1970 las Naciones Unidas organizó un simposio geotérmico en Pisa y otro cinco años mas tarde en San Francisco el cual contó con cerca de 1400 participantes. A partir de

estas contribuciones por parte de la ONU con colaboracion de la UNESCO, se han formado grupos o comites de energía geotérmica en muchas partes del mundo, publicandose numerosos trabajos sobre explotación de Reservorios Geotérmicos.

Hay varios factores que influyeron para que se despertara grandemente el interes por este medio de obtención de energía eléctrica entre estos se puede nombrar:

a) Bajo costo por kilowatt producido. Este es uno de los factores mas importantes, pues mientras más se encarece el precio de combustibles como el petróleo y con esto el costo en las fuentes de energía que dependen de el, el costo de energía generada por geotérmia es mas barato. De aqui se puede decir que la competitividad de las plantas geotermoeléctricas, depende en mucho de los precios en el mercado de los combustibles, en especial del petróleo, pudiendo en algunos casos al extremo de no ser competitivo este modo de generación de energía eléctrica, de seguir la tendencia de los precios del petróleo a bajar.

Esa competitividad del costo por Kilowatt/hora cor respecto a otros medios de generación de energía eléctrica puede ser observada por medio de los cuadros A.1 Y A.2..

Tabla A.1. Costo estimado de generación de energía eléctrica

para nuevas plantas (1979)

(pesos/Kilowatt-hora)

	Geotermo- eléctrica	Carbo- eléctrica	Hidro- eléctrica	Nucleo- eléctrica	Termo- eléctrica
TOTAL.	0.37	0.47	0.48	0.52	0.69
Costos de Inversión	0.25	0.18	0.44	0.32	0.12
Costos de Explotació	0-12 m	0.07	0.04	0.05	0.04
Costos de Combustibl		0.22	1 <u></u> -	0.15	0.53

Tabla A.2. Costo de Kilowatt/hora en pesos (1984)

Tipo de Central	Inversión	Combustible	Operación y	Total
			Mantenimiento	
Termoeléctrica				
2 X 350 MW	2.08	6.39	0.15	8.62
2 X 160 MW	2.52	6.64	0.26	9.42
2 X 84 MW	2.96	6.86	0.39	10.21
2 X 37.5 MW	3.47	7.15	0.67	11.29
Turbogas				
Gas (1 X 30 MW)	5.44	11.51	1.31	18.26
Diesel (1 X 30 MW)	5.59	14.87	1.31	21.77
Ciclo Combinado				
Gas (1 X 250 MW)	2.34	7.48	0.17	9.99
Diesel (1 X 250 MW	2.38	9.48	0.17	12.03
Diesel (1 X 30 MW	3.97	6.38	0.68	11.03
Carboeléctrica				
2 X 350	3.21	2.95	0.28	6.44
Nucloeléctrica		the second of		
2 X 1000 MW	5.53	1.05	0.81	7.39

Tipo de Central	Inversión	Combustible	Operación y	Total	
			Mantenimiento		
Hidroel&ctrica					
Chicoasen(5 X 300 MW)6.45			0.06	6.51	
El Caracol(3 X 198MW)11.63			0.15	11.78	
Penitas (4 X 105 M	IW) 6.46		0.19	6.65	
Comedero (2 X 55 M	(W) 5.05		0.66	5.71	
Bacurato (2 X 46 M	₩) 5.44		0.84	6.28	
Amistad (2 X 33)	M) 3.84		1.59	5.43	
Geotermoeléctricas					
Cerro Prieto (2X110MW) 3.96			1.52	5.98	
Los Azufres (5 X 5 MW) 5.11			1.70	6.81	
Los Humeros(1 X 5	MW)4.69		0.94	5.62	

En los cuadros anteriores (A.1. y A.2.) podemos observar la forma en que se afecta esa competitividad. En el año 1979 el precio del petróleo se encontraba en una tendencia a subir su precio, razón por la cual la generación de energia eléctrica por medio de geotermoeléctricas era la forma más barata. Posteriormente hay una caida en los precios del combustible a partir de 1982, con lo cual el costo por Kilowatt-hora generado por termoeléctricas se abarato con respecto al de una geotérmoelectrica, pudiendose observar esto al comparar los dos cuadros en las dos plantas de 350 MW de la termoeléctrica y la geotermoeléctrica de Cerro Prieto de 2 plantas de 110 MW cada una.

- b) Ahorro en Combustible. La no utilización del petróleo en esta forma de generación permite que sea destinado a otros fines industriales, como en la industria petroquímica, para la generación de productos farmacéuticos y plásticos.
- c) Grandes Recursos a Futuro. En estos momentos no se han explotado fuentes geotérmicas como el calor producido por las rocas, calor generado por el magma y por la actividad de los volcanes que serían fuentes inmensas de energía calorifica suceptible a ser convertida en energía eléctrica.

d) Altos Factores de Planta. Se define al Factor de Planta

El Factor de Planta es el cociente resultante de dividir el número de Kilowatt-hora generados en un año, entre el número de Kilowatt-hora que podrían generarse trabajando a plena carga.

Esto se debe a los pocos elementos suceptibles a sufrir desperfectos que intervienen en las plantas geotermoeléctricas. Los factores pueden llegar a ser hasta de 90 % a comparación de las termoeléctricas de un 70 % y las hidroeléctricas 20 a 60 %.

El interés por la energía geotérmica y su utilización en la generación de la energía eléctrica, surge en los años cincuentas en México y se realizan los primeros estudios para la explotación de la energía geotérmica, buscandose con esto la diversificación del las fuentes de obtención de la energía eléctrica por parte de la Comisión Federa de Electricidad, basandose esta en una recopilación de información referente a manifestaciones superficiales como geyser, fumarolas, fuentes termales, y otros tipos de manifestaciones hidrotermales.

El primer intento por instalar una planta geotermoeléctrica fue llevada acabo en Pathe en el estado de Hidalgo, selecionandose principalmente por su cercania con el Distrito Federal, instalandose ahí una planta piloto de 600 kilowatt-hora en el año de 1959. Aunque en esta zona se tenia una mezcla de agua y vapor de baja entalpia y producción pobre, esta planta demostro la factibilidad de explotación de este tipo de recurso y por medio de ella se logro el adiestramiento del personal técnico para estas funciones.

Posteriormente se realizarón exploraciones en diferentes partes del país como en los Negritos e Ixtlan de los Hervores en Michocan y en Cerro Prieto en Baja California, en este último campo en base a las primeras exploraciones se descubrió un gran potencial al obtenerse temperaturas y presiones muy altas (presiones mayores a 6.27 Kg por centimetro cuadrado y temperaturas mayores de 220 grados centigrados), comenzandose en el año de 1963 la perforación del primer pozo geotérmico é instalando la primera central geotermoeléctrica en el año de 1973 para fines comerciales, obteniendose 75 MW, en base a su continua operación se duplica su capacidad en 1979, teniendose hasta la fecha 120 pozos y produciendose 620 MW, siendo con esto la segunda más grande del mundo.

En base a los resultados obtenidos en Cerro Prieto se levantó un inventario contando con información de manifestaciones hidrotermales por parte de los gobiernos de los estados, a fin de tener elementos para la programación del desarrollo de campos geotérmicos de acuerdo a su potencial y a las regiones de demanda del país y tener a su vez el

conocimiento de las zonas de reserva para el futuro, con lo cual se logró localizar las zonas geotérmicas mas relevantes del país que se mencionaran a continuación.

- 1.- Cerro Prieto, Baja California localizada a 30 Km al sur de Mexicali en esta zona se encuentra la geotermoeléctrica más importante del país segunda en el mundo por su magnitud.
- 2.- Zona del eje Neovolcánico localizada entre los paralelos 18 y 22, a lo largo de esta aparecen numerosos aparatos volcanicos. Las zonas que comprende son:
- a) La Primavera, Jalisco en las inmediaciones de la ciudad de Guadalajara comprende una área de 700 Kilometros cuadrados .
- b) Los Azufres, Michoacan zona ubicada al sureste del lago de Cuitzeo abarca un área de 400 Kilometros cuadrados en donde se han encontrado numerosas manifestaciones hidrotermales.
- c) Lago de Cuitzeo, Michocan zona que abarca cerca de 500
 Kilometros cuadrados que incluye la zona de Araro al sur de Michoacan.
- d) Ixtian de los Hervores y los Negritos, Michoacan zona con un área de 550 Kilometros cuadrados.
- e)Los Humeros, Puebla se encuentra ubicado cerca de la ciudad de Perote y tiene una superficie aproximada de 700 Kilometros

cuadrados.

La localización de estos campos se muestra en la Figura A.G..



A. s. Localización de los custro campos geotérmicos de México, perforados hasta junio de 1985

En base al grado de avance en que se encuentran las plantas geotérmicas se les clasifica de la siguiente manera.

a) Reservas Probadas: representan la potencia que se puede instalar asegurando una operación continua de 20 años, basandose en la certidumbre obtenida de haber realizado perforaciones de exploración y explotación teniendose ademas la

simulación numeral del yacimiento.

- b) Reservas Probables: Son aquellas que mediante estudios geológicos, geoquímicos, geofísicos se ha podido cuantificar de manera aproximada el volumen y la energía térmica almacenada en el yacimiento.
- c) Reservas Posibles: Así se clasifican aquellas que pueden estimarse basandose en los Inventarios de Manifestaciones Térmicas Superficiales.

De acuerdo con lo anterior tenemos que los recursos geotérmicos son:

Probadas 1220 MW

Probables 4800 MW

Posibles 7000 HW

Las reservas probadas corresponden a los campos de Cerro Prieto, los Azufres y los Humeros.

Las reservas posibles corresponden a campos que se encuentran en la fase de perforación exploratoria como La Primavera, Ixtlan de los Hervores, Los Negritos, Tres Virgenes, Ceboruco, Araro, parte de Cerro Prieto y ampliaciones en demas campos de desarrollo.

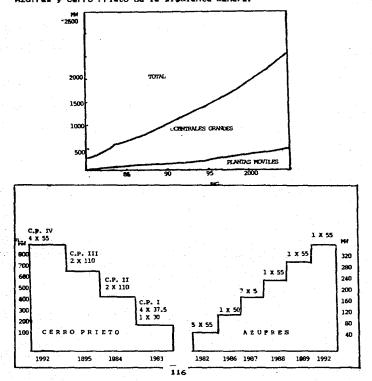
Las posibles corresponden a los 1283 focos detectados durante los inventarios realizados en los estados.

Actualmente la potencia instalada es la siguiente:

Cuadro A.3. Potencial Geotérmico Instalado (MW)

Cerro Prieto I	Unidad 1	37.5
	Unidad 2	37.5
	Unidad 3	37.5
	Unidad 4	37.5
	Unidad 5	30.0
Cerro Prieto II	Unidad 1	110.0
	Unidad 2	110.0
Cerro Prieto III	Unidad 1	110.0
	Unidad 2	110.0
Los Humeros		3 X 5.0
		•
Los Azufres	Unidad 1	5 X 5.0
10 mg	Unidad 2	7 x 5.0

Se ha programado para el futuro la expansión de Los



Programa de Expansión de Energía Geotérmica

Para el año 2000 se espera un total de la siguiente forma.

En base a este programa se pretende instalar una potencia adicional de 110 MW a Cerro Prieto con la puesta en marcha de dos plantas de 55 MW cada una y en Los Azufres se tiene planeado a fines de 1991 una planta de 55 MW buscandose además la construcción de Los Azufres III en 1990 con una aportación aproximada de 55 MW, en el caso de La Primavera, Jalisco y Tejamaniles, Michoacan se planean dos unidades de 5 MW y una de 50 MW respectivamente. Teniendose que en base a la tendencia de crecimiento sostenido de 15 % anual se espera una potencia de 2440 MW en el país a mediados de siglo.

ANEXO B

VALVULAS

ANEXO B

VALVULAS

La válvula es un dispositivo mecánico mediante el cual se busca el control de un fluido que se encuentra circulando a través de una tuberia. Se dice que existe una válvula perfecta cuando se cumplen dos condiciones esenciales. La primera es cuando la válvula se encuentra totalmente abierta la resistencia que ofrece al paso del flujo (caida de presión) no sea mayor a la que ofreceria un tramo de tuberia de la misma longitud. La segunda condición es que cuando se encuentra cerrada no debe permitir en absoluto el paso del fluido esto es que su cierre debe ser perfecto.

El objetivo que se busca al utilizar una válvula puede ser muy diverso pero podemos decir que entre las funciones básicas para las que se recurre a la utilización de una válvula son: obturar, permitir o contener el paso del fluido, regular el paso del fluido, controlar presión, controlar dirección, controlar elementos de seguridad.

Las válvulas pueden ser clasificadas en base a diversos parámetros, estos pueden ser:

- a) En base a su forma. Globo, mariposa, macho, bola, etc..
- b) Por su mecanismo de operación. Solenoide, embolos hidraúlicos, electromagnetos, etc..
- c) Por su elemento de obturación. Compuerta, diafragma, cuña, etc..
- d) Por su grado de utilización. Uso continuo, uso intermitente, uso en circunstancias especiales.
- e) Por su tipo de servicio. Válvulas de paso, válvulas de regulación, válvulas de contraflujo, etc..

Esta última es la mas importante, por lo cual a continuación se explicara mas ampliamente esta clasificación.

Clasificación de las válvula según su tipo de servicio:

1) Válvulas de paso o de corte de flujo. La interrupción o paso del fluido es una de las más amplias aplicaciones de las válvulas. Un requerimiento básico en el diseño de este tipo de válvulas es que ofrezcan al paso del fluido un mínimo de resistencia y con esto una mínima caida de presión cuando estan abiertas totalmente. En la mayoría de las aplicaciones el ajuste entre asientos y el mecanismo de corte al flujo es también una propiedad esencial, aunque en algunas otras no es necesariamente critica.

Las válvulas de compuerta, bola, corte y mariposa son las más ampliamente utilizadas para estos servicios. En aplicaciones donde se presentán propiedades corrosivas del fluido se acostumbra usar para este servicio las válvulas de diafragma.

- 2) Válvulas de regulación de flujo. Muchas aplicaciones requieren que el flujo del fluido (liquido o gas) sea regulado (obturado) en varios pasos antes de ser cortado totalmente o ser abierto hasta su limite. Esto se logra por medio de la introducción de un cuerpo que ofrezca resistencia al flujo, por medio de cambios de dirección o por una combinación de ambos. Para estos fines comunmente se utilizan las válvulas de globo, aguja y algunos tipos de mariposa.
- 3) Válvulas para prevención de contraflujo. En algunas aplicaciones como en la protección de equipo aguas abajo se necesitan dispositivos mediante los cuales se evite el contraflujo como en el caso de protección a bombas, para este propósito las válvulas de contraflujo o Check son utilizadas, este tipo de válvulas a diferencia de las anteriores no es accionada por mecanismos externos ya que es operada por el mismo flujo en el momento de abrirse y al cerrarse son accionadas por gravedad o por un flujo en sentido contrario al que la abrio. Los tipos mas utilizados y que mejor resultado han dado son los de tipo columpio y la de pistón.
- 4) Válvulas de control de presión. En ciertas aplicaciones es necesario que la presión de entrada a la linea sea disminuida, regulada o sostenida en forma uniforme cuando se requiere que

para determinados puntos de la linea los cambios de presión sean ligeros. Las válvulas utilizadas para estos fines son conocidas como válvulas reguladoras de presión. El tipo de válvulas mas utilizado para estos propositos es la válvula de alivio.

- 5) Válvulas de seguridad de presión. En instalaciones donde pueden existir grandes presiones que pueden llega a causar un daño o una falla al sistema se acostumbra por regla general utilizar válvulas de seguridad de presión. Su función consiste que en caso de una gran acumulación de presión en la linea que pueda causar alguna falla desastroza la válvula reaccione ante esto con una ruptura de discos de seguridad o en algunos casos una ruptura de la misma válvula, aunque la ruptura de discos ofrece la ventaja de permitir el escape de la presión por medio de grandes secciones de tubería rapidamente.
- 6) Válvulas especiales. Muchos otros tipos de válvulas han sido desarrollados para aplicaciones especiales como en los sistemas de aire acondicionado, industria nuclear y otras más razón por la cual sus diseños responden unicamente a las necesidades de la instalación, de ahí que no puedan ser reconocidas por un tipo de servicio en especial.

Para la selección de las válvulas se require tomar en cuenta diversos factores ya establecidos de alguna forma, tanto por la experiencia en el manejo de las mismas ,como por el conocimiento de las características propias del del fluido a manejar. Estos factores son los que se exponen a continuación:

Factor Variantes Observaciones
Posibles a Considerar

I.Tipo de servicio Paso de flujo Grado de hermeticidad

Corte de flujo Caida de presión

Regulación de flujo Presión máxima de trabajo

Prevención de contraflujo Tipo de regulación deseada

Regulación de presión Velocidad de cierre Seguridad de presión Dirección del flujo

II.Naturaleza del Aceite, vapores de aceite Acción corrosiva

fluido. agua, vapores de agua, Acción erosiva

compuestos quimicos, Peligro de fugas(toxicidad

productos, alimenticios, inflamables, etc.)

etc.. Densidad.

III. Temperatura del Máxima Efecto de la Temperatura

fluido. Minima en los materiales (cuerpo,

Bajo cero (criogenica) guarniciones, empaques,

lubricantes, etc.)

Factor

Variantes

Observaciones

Posibles

a Considerar

IV.Presión del

Máxima

Resistencia de los mate--

fluido.

Vacio

riales

Efecto de la temperatura sobre la presión de tra-

bajo

Posibilidades de colpe de

ariete.

V. Tamago de la

Paso completo

Gasto

válvula

Caida de presión

Paso complete y Paso restringido

continuado

Paso de herramientas

Distancia entre extremos

Venturi

VI.Conección a la

En el piso

Cambio de temperatura y

tuboria

Elevada

corrosividad del medio

Enterrada

appiente

Factor

Variantes

Posibles

Observaciones

a Considerar

Bajo agua

En espacio limitado

En lugar inaccesible

En lugar remoto

En cantiliver

Posibilidad de opera-

ción de la válvula(

cadena, extensión de

vastago, vastago sa-

liente o fijo, operador

y contraremoto etc.

Dimensiones de la val-

vula

Resistencia estructural

de la válvula

Salida para lubricación

denaje, alivio, etc..

VII.Operación de

la válvula

Marua I

Trasmisión de

engranes.

Cadena

Embolos hidraúlicos

Embolos neumáticos

Motor electrico

Frecuencia de operación

Presión diferencial

máxima

Ubicación

Grado de automatización

Control remoto

Factor

Variantes

Doser vaciones

Posibles

a Considerar

VIII. Normas

Servicio refinerias

Diseño de la válvula

Servicio contra incendios de seguridad

Servicio en calderas

Intercambiabilidad Reglamentos

Servicio en producción

de hidrocarburos

Servicio en plantas

quimicas

Servicio en productos

Materiales especiales

alimenticios

IX.Costos

Tipo de válvula

Costo inicial

para cuerpo, quarniciones miento

. empaques, etc.. tamaño Costo de reposición

de la válvula, aditamen- Costo de desperfecto

tos especiales.

ANEXO C

FLUJO EN DOS FASES

ANEXO C

FLUJO EN DOS FASES

La generación de la energía eléctrica en las plantas geotermoeléctricas se lleva acabo por medio de la transmisión de la energía cinética del vapor hacia los álabes de la turbina generando con esto un movimiento en el mismo generador. Este vapor es obtenido de la separación de una mezcla líquido-gas que es el fluido que entrega el pozo geotérmico a su salida, para la separación de estos elementos hay que tomar en cuenta las propiedades de este tipo de flujo conocido como flujo bifásico.

Se conoce como flujo en dos fases o bifásico al movimiento de un fluido constituido por una mezcla de dos fases a través de un ducto. Este tipo de flujo se clasifica de la siguiente manera:

- a) En base a la naturaleza de los componentes de la mezcla: líquido-sólido, gas-sólido, líquido-líquido y líquido-gas.
- b) De acuerdo a los componentes de la mezcla: Flujos bifásicos de dos componentes (agua-aire, aceite-gas), flujo bifásico de un componente (vapor-agua).
- c) De acuerdo a su distribución espacial: fases separadas, cuando ocupan secciones bien definidas y estratificadas, fases dispersas cuando se esparce el líquido dentro de la fase gaseosa o viceversa; fases transitorias cuando se encuentra en

un periodo intermedio tendiente a una de las anteriores.

Naturaleza fisica del flujo en dos fase.

La principal característica de los flujos bifásicos de gas-liquido es que muchas veces no es posible la distinción de las fases ya que su interfase es deformable, esto representa una dificultad debido a que para conocer sus características es crítico saber la distribución de las fases.

En caso de los flujos bifásicos de gas-sólido y líquido-sólido la interfase no es deformable, pero llega a complicarse su análisis debido a que la distribución de la fase sólida dentro de la fase continua, es generalmente desconocida y con base en esta distribución se hace la localización de la interacción entre las fases.

En los flujos acanalados del tipo que sean es muy importante conocer las interacciones específicas de las fases dentro del canal en el gobierno de los patrones de flujo y distribución de las fases.En flujos bifásicos gas-líquido la posible presencia de una superficie activa como interfase puede crear efectos críticos durante el flujo. Afortunadamente para flujos con interfases deformables, los efectos de la tensión superficial es causa de una tendencia hacia la formación de interfases curvas con pequeñas burbujas y gotas, las cuales son elementos aproximadamente esféricos. Esta caracteristica combinada con otros factores nos da la. posibilidad

categorizar la naturaleza de los flujos en base a su distribución geométrica en el ducto lo que generalmente se conoce comunmente como "Patrones de Flujo" o "Regimenes de Flujo" mostrados en la figura C.2.

Los patrones de flujo son identificados y su comportamiento se describe en base a los siguientes parámetros:

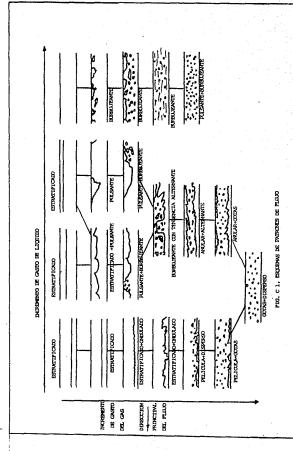
Flujo volumétrico de las fase k (liquido o vapor). Es la fracción del flujo volumétrico total correspondiente a la fase k.

Velocidad aparente de la fase k. La velocidad promedio de la fase k en la sección del ducto total.

$$V_{nk} = \frac{1}{A} - \int_{0}^{A} V_{k} dA - \frac{W_{k}}{\rho_{k}A}$$

Flujo másico total por unidad de area.

Fracción volumetrica aparente de la fase k.Es la relación entre el flujo volumétrico de la fase k y el flujo volumétrico total (es la fracción volumétrica cuando se considera al flujo como homogeneo).



Fracción volumétrica de la fase k. Es la sección del volumen del ducto ocupada por la fase k en un momento dado, cuando hay un deslizamiento entre las las fases.

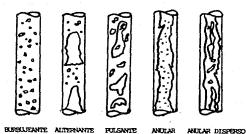


figura C.2.Flujo en dos fases gas-liquido en ductos verticales hacia la parte superior del ducto.

Los regimenes de flujo gas-liquido en ductos verticales son mostrados en la figura C.2..

Patrones de flujo en tuberias verticales

- 1) Flujo burbujeante. Burbujas discretas de gas se presentan en forma continua en el líquido moviendose con una velocidad igual aproximadamente a la de la fase líquida.
- 2) Flujo alternante. Cuando el flujo de gas aumenta, la concentración de burbujas en el ducto se vuelve mayor, estas se agrupan formando bolsas de gas de un diametro cada vez más aproximado al diámetro del ducto, llenandose gran parte de su sección transversal.
- 3) Flujo pulsante. Con un incremento en la cantidad de gas, la velocidad en las burbujas del flujo alternante se produce una ruptura de estas creando un regimen inestable y dando un movimiento oscilatorio al líquido en el tubo.
- 4) Flujo anular. En este caso el flujo del líquido en las paredes del tubo forman una película con el flujo de gas en el centro del ducto. En este tipo de flujo se encuentra generalmente una parte de la fase líquida como gotas en el centro por donde pasa el gas.
- 5) Flujo anular-disperso. Cuando la cantidad de líquido es incrementada la concentración de gotas en el centro del ducto por donde circula el gas se incrementa igualmente agrupandose formando grumos de líquido en la zona por donde pasa el gas. Este régimen se caracteriza por las altas velocidades del flujo másico.

Patrones de flujo en tuberjas horizontales

Para flujos en ductos de posición vertical la complicación mas trascendental consiste en la acción de la fuerza de gravedad sobre la fase líquida ya que la forza a desplazarse hacia la parte inferior del ducto. Los regimenes de flujo que se presentan son los mostrados en la figura C.3..

- 1) Flujo burbujeante. En ductos orientados horizontalmente las burbujas que definen este tipo de flujo tienden a concentrarse en la parte superior como se ilustra (figura C.3.).
- 2) Flujo alternante. En este régimen se presentan burbujas con forma semejante a una bala en la parte superior del ducto al agruparse las burbujas del régimen anterior como resultado de aumentar el volumen de gas.
- 3) Flujo estratificado. Cuando los flujos de liquido son más pequeños que los necesarios para crear flujos burbujeantes y alternantes, la velocidad del fluido es baja o el diametro del tubo es grande, se presenta una separación gravitacional completa de las fases, ocupando el gas una fracción constante de la sección transversal del ducto en su parte superior y el liquido en la parte inferior.
- 4) Flujo ondulado. Al aumentar la cantidad del gas, se producen ondas de amplitud creciente en la interfaz, como resultado de la alta velocidad del gas.

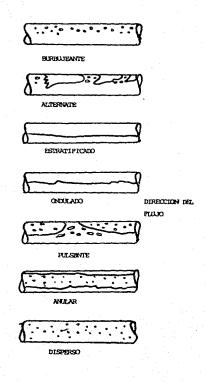


figura C.3.Flujo en dos fases líquido-gas con dirección horizontal

- 5) Flujo pulsante. En este régimen, grandes cuerpos de gas con forma semejante a una bala son formados (por una magnificación del ondulamiento que define al flujo anterior) al aumentar el flujo de gas y mantener constante el líquido, estos cuerpos son transportados rapidamente a lo largo del ducto. En algunos casos estos cuerpos ocupan grandes espacios en la sección longitudinal del ducto y en otros toman formas muy largas dejando unas pequeñas capas de líquido en el fondo del ducto. En ambos casos el líquido es gradualmente depositado en la parte superior del canal y es alimentado por golpes de líquido lanzados gradualmente por la acción de los cuerpos de gas.
- 6) Flujo anular. En ductos horizontales el flujo anular ocurre en presencia de flujos con grandes cantidades de gas. En este la fuerza de gravedad es vencida por las existentes entre las fases, donde el gas arrastra el líquido, como resultado de efectos gravitatorios se puede observar que la pelicula de líquido circulante en la parte inferior del ducto es varias veces mas grande que la circulante en la parte superior del mismo.
- 7) Flujo disperso. Se presenta al aumentar la velocidad del que, causando que este arrastre cada ves mas liquido del que esta formada la película del flujo anular, hasta que todo el liquido esta arrastrado, en este momento ambas fases estan disueltas mutuamente. En este flujo las gotas de liquido y el gas viajan a velocidades iguales, que es generalmente a altas

velocidades.

La clasificación de los régimenes y su comportamiento en diferentes condiciones ha traido como resultado que sean representados en terminos de "Graficas de Patrones de Flujo", en los cuales se representa bidimensionalmente los diferentes regimenes de flujo que se tienen.

Con los diagramas que se cuenta actualmente no se puede considerar como totalmente satisfactorio a alguno de ellos, sin embargo hay algunos que son muy aceptados como el diagrama para flujos bifásicos horizontales de Mandhale (figura C.4.), para sistemas aire-agua, el diagrama de Hewitt-Roberts (figura C.5.), para sistemas agua-aire y el de Govier-Azis (figura C.6.), para sistemas gas-líquido. En el diagrama de Mandhale para flujos horizontales se grafico en terminos de la velocidad superficial de las respectivas fases por medio de la relación:

(1 - x) WT / Apt.

× WT / ApL

Donde:

x = Calidad de la mezcla

Wr = Flujo masico total

A = Area del ducto

ρι = Densidad del liquido

pv = Densidad del vapor

En el digrama de Hewitt-Roberts para flujos verticales los patrones son graficados en terminos del momentum de flujos

superficiales que es producto del cuadrado de las velocidades superficiales de las respectivas fases y la densidad de las fases.

En la grafica Govier-Azis las coordenadas que se emplean se determinan de la forma siguiente:

$$X = \left(\frac{\rho K}{\rho A}\right)^{1/3} \left(\rho L TWA / \rho V\right)^{1/4} \frac{X WY}{A \rho V}$$

$$y = \left(\rho_L \text{ TWA } / \rho_V \text{ T} \right)^{1/4} \left(\frac{1 - x}{A \rho_L} \right) \text{WT}$$

Donde:

 ρv , ρ_L = Densidad del gas y el lúquido n las condiciones de flujo

 $ho_{\rm A}$ = Pensidad del aire a 1.10 bars y 15.6 °C $ho_{\rm T}$ = Tension superficial an las condiciones de flujo

TWA = Tension superficial agua aire a 1.10 bars y 15.6°C

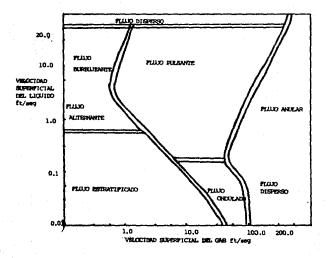


figura C.4. Diagrama de patrones de Flujo de Mandhale (1974) para Flujos Gas-Liquido en Tuberias Horizontales.

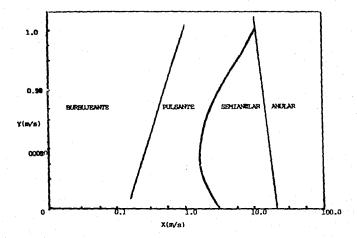


figura C.5. Diagrama de Patrones de Flujo de Hewitt-Roberts (1969) para Flujos Verticales Ascendentes.

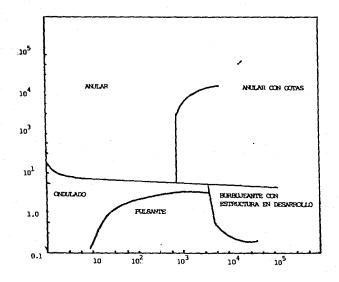


figura C.6. Diagrama de Govier-Azis Flujo Vertical Ascendente.

La uniformidad de estos patrones a lo largo de un ducto generalmente no se presentan nunca ya que son afectados directamente por las perdidas de presión y por los accesorios colocados a lo largo del ducto. Las perdidas de presión debido

a los gradientes de temperatura del fluido, al circular provocan que el gas tienda a expanderse y con esto a cambiar la distribución de las fases en el ducto. En cuanto a los accesorios que se encuentran en tuberías, hay casos como los codos que cambian el patrón de flujo hasta por distancias hasta de 50 diametros.

El conocimiento de los patrones de flujo es importante para el diseño adecuado de los sistemas y equipos, ya que si se llega a tener un regimen disperso y se desea por algun medio separar las fases, esto sera imposible pues no se tendra un interfase definido, por otra parte si se tiene patrones del tipo pulsante y alternante se debe de buscar la forma de cambiar el patrón lo antes posible, ya que estos son peligrosos por lo inestable que son y las vibraciones sobre el equipo. Por lo tanto es necesario conocer el patron de flujo de la sección de interes para un mejor diseño y operación.

ANEXO D

RESULTADOS DE LAS PRUEBAS

VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa: 0.14Db Boquilla: 2Db Gasto de Entrada Gasto Desalojado Arrastre Calidad (EPB) (EPB) (gpm) o 0.0000 0.0000 100.00 1 0.6874 0.3126 87.39 4 1.2705 2.7295 44.24 6 2.0384 3.9616 35.34 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa: 0.14Db Boguilla: 2.64Db Gasto de Entrada Gasto Desalojado Arrastre Calidad (gpm) (gpg) (gpm) z o 0.0000 0.0000 100.00 0.6373 1 0.3627 85.65 4 2.4898 1.5102 58.91 6 5.0217 0.9783 68.88 VARIABLES DEL EQUIPO Con Guia del Flotador Entrada: Radial Altura Camisa: 0.14Db Boquilla: 1.37Db Gasto de Entrada Gasto Desalojado Calidad Arrastre (gpm) (gpm) (aga) 7. 0 0.0000 0.0000 100.00 1 1,1060 -0.1060 105.15 4 0.5738 3.4262 79.05 5.7574 0.2426 89.93 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Sin Guia del Flotador Altura

Camisa: 0.14Db Boquilla: 2Db

Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(gpm)	(gpm)	(gpm)	7.
0	0.0000	0.0000	100.00
1	0.5937	0.4063	84.20
4	1.6923	2.3077	48.41
6	2.6943	3,3057	39.58

VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Tangencial Con Guia del Flotador Altura

Camisa: 0.14Db Boquilla: 2Db

			
Gasto de Entrada (gpm)	Gasto Desalojado (gpm)	Arrastre (gpm)	Calidad
			<i></i>
C	0.0000	0.0000	100.00
1	0.9769	0.0231	98.94
4	4.0233	-0.0233	101.09
6	5.7643	0.2357	90.18

VARIABLES DEL Entrada: Radial Con		ache:	ltura
artibou. Radiai con	0018 GC1 F101		4Db Boquilla: 21
Gasto de Entrada		empo de Cierre	7.5
(gpm)		lulado	Anular
(EPE)		Dren Abierto	
1	52.86	0.00	69.64
Ā.	14.94	0.00	
6	10.23	27.41	
VARIABLES DEL			
Intrada: Radial Con	Guia del Flot		ltura
		Camisa:0.14D	b Boquilla:2.64D
Casto de Entrada		lempo de Cierre	
(gpm)		dulado	Anular
		Dren Abierto	
. <u>1</u>	35.43	0.00	
6	12.25 8.17	0.00 36.33	10.50 7.97
•	8.17	30.33	7.97
VARIABLES DEL Intrada: Radial Con			ltura
intrada: Kadiai Con	Outs det 110		Db Boquilla:1.37
Gasto de Entrada		lempo de Cierre	(=)
(gpm)		fulado	Anular
		Dren Abierto	
1	65.85	0.00	
Ä	19.32	0.00	
6	12.02	37.71	13.01
VARIABLES DEL	EQUIPO		
Intrada: Radial Sin	Guia del Flot		ltura
			14Db Boquilla: 2
Gasto de Entrada (gpm)		iempo de Cierre dulado	(s) Anular
/Bhail		Dren Abierto	
1	46.80	0.00	
*	13.96	0.00	28.15
6	9.26	23.37	14.50
VARIABLES DEL	POULTO		
intrada: Tangencial		Flotador	Altura
			L4Db Boquilla: 2
Casto de Entrada	т	iempo de Cierre	(8)
(gpa)		dulado	Anular
	Dren Cerrade	o Dren Abierto	Dren Cerrado
. 1	Dren Cerrode 16.94	o Dren Abierto 0.00	
1 4			

	VARIABLES					
Entra	da: Radial	Con Guia	del Flo		Altura	
				Camin	sa:0.14Db Boqui	118: 200
Gasto	de Entrada			acion (m)		
	(gpm)	Anı	ular Or		Anular C	
1			5.50	5.50	14.50	17.00
4			5.20	5.50	14.00	17.00
6			5.00	6.00	14.00	17.00
	VARIABLES					
Entra	da: Radial	Con Gui	a del Flo		Altura	
				Camina	:0.14Db Boquilla	1:2.6400
Gasto	de Entrada			tacion (m)		
	(gps)	An		ndulado		Ondulado
1			3.50	5.50		13.00
4			3.50	5.50	7.00	13.00
. 6			3.50	5.50	7.50	13.50
	VARIABLES	DEL EQU	IPO			
Entr	ada: Radial	Con Gui	a del Fl	otador	Altura	
				Camis	a:0.14Db Boquil	la:1,37Dt
Gasto	de Entrada	Altur			Altura de ci	erre (cm)
	(gpm)	An		ndulado	Anular	
1			5.50	5.50	20.00	22.00
4	•		5.50	5.50	20.00	21.80
6			6.00	5.50	20.00	22.00
	VARIABLES					
Entr	ada: Radial	Sin Gui	a del Fl		Altura	
				Cami	lsa:0.14Db Boqu	illa: 2D!
Gasto	de Entrada			tacion (m)		
•	(gpm)	Ar	ular C			Ondulado
1			5.00	5.50	14.00	
4			5.00	5.50	14.00	16.00
6			5.00	5.50	13.00	16.00
	VARIABLE					
Entr	ada: Tangen	cial Co	n Guia de		Altura isa:0.14Db Boqu	411a. 201
. 15				Cam	LOG.V. L-DU BOYU	
Gasto	de Entrada					
	(gpm)	. Aı	nular C	mdulado	Anular	Ondulado
1				6.00	1.50	14.00
- 4			5.00	5.50	10.00	14.00

VARIABLES DEL EQUIPO

Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura
Camisa: 0.14Db Boquilla: 2Db

Casto de Entrad	a Flujo de	Salida	Gasto Desalojado
(gpm)	Volumen (mlts)	Tiempo (seg)	
0	0	0	0.0000
1.15	3000	74.60	0.6375
	3000	71.72	0.6631
	2000	49.80	0.6366
4.09	2000	21.84	1.4517
	2000	21.44	1.4787
	2000	21.18	1.4969
6.2	2000	17.55	1.8065
	2000	18.14	1.7477
	2000	17.53	1.8086

VARIABLES DEL EQUIPO

Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa:0.14Db Boquilla:1.37Db

Gasto de Entrada Flujo de Salida Gasto Desalojado (gpm) Volumen (mlts) Tiempo (seg) (gpm) 0.0000 2000 29.10 1.15 1.0895 2000 29.48 1.0754 2000 29.04 1.0917 12.40 4.09 3000 3.8352 3000 12.24 3.8853 3000 12.31 3.8632 3000 12.83 3.7066 3000 8.04 5.9149 5.8857 3000 8.08 3000 8.00 5.9445 3000 5.8423 8.14

VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador

or Altura Camisa:0.14Db Boquilla:1.52Db

Gasto de Entra	da Flujo	de Salida	Gasto Desalojado
(gpm)	Volumen (mlt	s) Tiempo (seg)	(gpm)
0	0	0	0.0000
1.15	2000	29.33	1.0809
	2000	28.31	1.1199
	2000	29.17	1.0869
4.09	2000	8.71	3.6400
	2000	8.42	3.7653
	2000	8.18	3.8758
	2000	8.44	3.7564
6.2	2000	6,00	5.2840
	2000	6.07	5.2231
	2000	6.04	5.2490
	2000	6.18	5.1301

Entrada: Radial	Con Guia del	Flotador	Altura	
		Camina · O	140h Boout11a-1 680h	

Gasto de Entrada	Flujo de	Salida	Gasto Desalojado
(gpm)	Volumen (mlts)	Tiempo (seg)	(gpm)
0	0	0	0.0000
1.15	2000	29.99	1.0572
	2000	29.50	1,0747
	2000	30.38	1.0436
4.09	2000	15.79	2.0079
	2000	15.65	2.0258
	2000	14.89	2.1292
	2000	15.32	2.0695
6.2	2000	7.72	4.1067
	2000	6.53	4.8551
	2000	7.02	4.5163
	2000	7.33	4.3253

VARIABLES DEL EQUIPO
Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura
Camisa:0.14Db Boquilla:2.42Db

Casto de En	trada Flujo	de Salida	Gasto Desalojado
(gpm)	Volumen (mlt	s) Tiempo (seg)	(gpm)
0	0	0	0.0000
1.15	2000	49.91	0.6352
	2000	50.06	0.6333
	2000	49.93	0.6350
4.09	2000	14.02	2.2613
	2000	14.00	2.2646
	2000	14.30	2.2171
	2000	14.58	2.1745
6.2	2000	7.99	3.9680
	2000	7.83	4.0491
	2000	7.79	4 0698
	2000	7.48	4.2385

VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador

Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa:0.14Db Boquilla:2.64Db

Gasto de Entrada	a Flujo de	Salida	Gasto Desalojado
(gpa)	Volumen (mlts)	Tiempo (seg)	(gpm)
. 0	. 0	0.00	0.0000
1.15	2000	53.78	0.5895
	2000	53.35	0.5943
	2000	52.70	0.6016
	2000	53.11	0.5970
4.09			
	3000	18.53	2,5664
	3000	18.63	2.5527
	3000	18.93	2.5122
6.2	3000	11.33	4.1974
	3000	10.94	4.3470
	3000	10.94	4.3470
	3000	11.68	4.0716

VARIABLES DEL EQUIPO						
ntrada: Tangenci	al Con Guia de		Altura Boquilla: 2Db			
Gasto de Entrad	a Flujo de	Salida	Gasto Desalojado			
(gpm)	Volumen (mlts)	Tiempo (seg)	(gpm)			
o ·	0	Ó	0.0000			
1.15	3000	50.22	0.9470			
	3000	51.88	0.9167			
	3000	51.73	0.9193			
4.09	3000	12.05	3.9466			
	3000	12.20	3.8980			
	3000	11.02	4.3154			
6.2	3000	7.64	6.2246			
	3000	7.64	6.2246			
	3000	7.88	6.0350			

VARIABLES DEL EQUIPO
Entrada: Radial Sin Guia del Flotador Altura
Camima:0.14Db Boquilla: 2Db

Gasto de Entrada	Flujo de	Salida	Gasto Desalojado
(gpm)	Volumen (mlts)	Tiempo (seg)	(gpm)
0	0	0	0.0000
1.15	2000	48.89	0.6485
	2000	48.67	0.6514
	2000	48.56	0.6529
4.09	2000	20.12	1.5758
	2000	18.98	1.6704
	2000	18.95	1.6730
•	2000	19.35	1.6385
6.2	2000	10.54	3.0080
	2000	10.32	3.0721
	2000	10.77	2.9437
	2000	10.80	2.9356

VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa: 0.14Db Boquilla: 2Db Gasto de Entrada Tiempo de acumulación Gasto Acumulado Observaciones (gpm) (segundos) 15.54 a 15.55 (lts) 5.8818 A 5.8856 6 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa: 0.14Db Boquilla: 1.37Db Gasto de Entrada Tiempo de acumulación Gasto Acumulado Observaciones (segundos) (lts) (gpm) 16.60 A 17.46 6.2831 A 6.6086 6.0503 A 6.6524 `6 11.5 8.34 A 9.17 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa: 0.14Db Boquilla: 1.52Db Casto de Entrada Tiempo de acumulacion Casto Acumulado Observaciones (gpa) (negundon) (lts) 11.5 7.45 A 8.52 5.4046 A 6.1809 VARIABLES DEL ROUTPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa:0.14Db Boquilla:2.42Db Gasto de Entrada Tiempo de acumulacion Gasto Acumulado Observaciones (gpm) (segundos) (lts) 6 12.27 A 13.35 4.6441 A 5.0529 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia del Flotador Camina: 0.14Db Boquilla: 2,64Db Casto de Entrada Tiempo de acumulacion Gasto Acumulado Observaciones (gpa) (segundos) (lts) 4.6328 A 4.6858 6 12.24 A 12.38

VARIABLES DEL EQUIPO

Entrada: Tangencial Con Guia del Flotador

otador Altura Camisa:0.14Db Boquilla: 2Db

Gasto de Entrada Tiempo de acumulacion Gasto Acumulado Observaciones (gpm) (segundos) (lts)

12.19 A 13.53

4.6139 A 5.1211

VARIABLES DEL EQUIPO

6

Entrada: Radial Sin Guia del Flotador

Altura Camisa: 0.14Db Boquilla: 2Db

Gasto de Entrada Tiempo de acumulacion Gasto Acumulado Observaciones (gpm)

(segundos) 13.49 A 13.54

(lts) 5.1059 A 5.1248

ANEXO E

ANALISIS MATEMATICO DE LAS PRUEBAS

DATOS EXPERIMENTALES AJUSTADOS POR MEDIA ARITMETICA

VARIABLES DEL EQUIPO	• F•••	ltura	
Entrada: Radial Con Guia de	Camisa: 0.14Db		: 2Db
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(gpm)	(9Pm)	(gpm)	×
0	0	0	100.00
1.15	0.6457	0.5043	
4.09	1.4758	2.6142 4.4124	45.31
6.2	1.7876	4.4124	32.92
VARIABLES DEL EQUIPO			
Entrada: Radial Con Guia de	1 Flotador A	ltura	
	Camiza: 0.14Db	Boquilla:1	.3706
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado		
(gpa)	(St>w)	(gpm)	×
, O .	6		100.00
1.15	1.0856		97.11
4.09	3.822581	0.2674	
6.2	5.896850	0.3031	87.72
VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia de) Flotador	1tura	
Error most Madiai Cori bulla de	Camisa: 0.14Db		.5206
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(gpm)	(gpm)	(appn)	×
•	•		
0	0	0.0000	100.00
1.15	1,0959		100.00 97.56
	1.0959 3.759378		100.00 97.56 86.75
1.15	1,0959		86.75
1.15 4.09 6.2	1.0959 3.759378	0.0541 0.3306 0.9784	86.75
1.15 4.09	1.0959 3.759378 5.221557	0.0341 0.3306 0.9784	97.56 86.75 68.88
1.15 4.09 6.2 VARIABLES DEL EQUIPO	1.0959 3.759378 5.221557 	0.0541 0.3306 0.9784 	97.56 86.75 68.88
1.15 4.09 6.2 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia do Gasto de Entrada	1.0959 3.759378 5.221557 1 Flotador A Camisa: 0.14Db Gasto Desalojado	0.0541 0.3306 0.9784 ltura Boquilla:1	97.56 86.75 68.88
1.15 4.09 6.2 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia do Gasto de Entrada (gpm)	1.0959 3.759378 5.221557 1 Flotador A Camisa: 0.140b Gasto Desalojado (opea)	0.0341 0.3306 0.9784 ltura Boquilla:1 Arrastre (gpm)	97.56 86.75 68.88 .68Db
1.15 4.09 6.2 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia do Gasto de Entrada (gpm) 0	1.0959 3.759378 5.221557 1 Flotador A Camisa: 0.14Db Gasto Desalojado (spm) 0	0.0541 0.3306 0.9784 ltura Boquilla:1 Arrastre (gpm) 0.0000	.68Db Calidad 100.00
1.15 4.09 6.2 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia de Gasto de Entrada (gpm) 0 1.15	1,0959 3.759378 5.221557 1 Flotador A Camisa: 0.140b Gasto Desalojado (9pm) 0 1.0585	0.0341 0.3306 0.9784 ltura Boquillaii Arrastre (9pm) 0.0000 0.0915	97.56 86.75 68.88 .68Db Calidad % 100.00
1.15 4.09 6.2 VARIABLES DEL EQUIPO Entrada: Radial Con Guia do Gasto de Entrada (gpm) 0	1.0959 3.759378 5.221557 1 Flotador A Camisa: 0.14Db Gasto Desalojado (spm) 0	0.0541 0.3306 0.9784 ltura Boquilla:1 Arrastre (gpm) 0.0000	97.56 86.75 68.88 .68Db Calidad % 100.00

DATOS EXPERIMENTALES AJUSTADOS POR MEDIA ARITMETICA

VARIABLES DEL EQUIP			
Entrada: Radial Con Guia		ltura	
	Camisa:0.14Db	Boquilla:2	.42Db
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(Sbw)	(gpm)	(gpm)	×
o de la companya de l	0	0.0000	100.00
1.15	0.6345	0.5155	80.77 53.79
4.09	2.229371	1.8606	53.79
6.2	4.081346	2.1187	50.55
VARIABLES DEL EQUIP	0		
Entrada: Radial Con Guia		ltura	
	Camisa: 0.14Db E	Boquilla:2.	64Db
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(gpm)	(gpm)	(gpm)	%
0	0 0	0.0000	100.00
1.15	0.595581	0.5544	
4.09	2.5438	1.5462	58.34
6.2	4.240736	1.9593	52.50
VARIABLES DEL EQUIP			
Entrada: Tangencial Con	Guia del Flotador	Altura	
	Camisa: 0.14Db	Boquilla	: 2Db
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	
(Sb#)	(gpm)	(gpm)	%
0	0		100.00
1.15	0.9276	0.2224	
4.09	4.0534	0.0366	98.34
6.2	6.1614	0.0386	98.25
. VARIABLES DEL EQUIP	 0		
Entrada: Radial Sin Guia		Altura	
	Camisar 0. 14Dt	Boquilla	: 2Db
Gasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(gpm)	(Sb#)	(gpm)	%
0	. 0	0.0000	100.00
1.15	0.6509	8.4991	81.27
4.09	1.639409	2.4506	
6.2	2.989846	3.2102	40.28

DATOS EXPERIMENTALES AZUSTADOS POR NIJNIDIOS CUADRADOS

Regression Dutouts

Constant		8,173421
9td Err of Y Est		6.214633
R Squared		8,953233
No. of Observation	rts	4
Degraes of Freedo	•	2
X Coefficient(s)	8.281966	32.92
Std Err of Coef.	8.844021	45.31
		81.11

Regression Outputs

Std Err of Y Est	0, 838631
R Squared	0.999964
No. of Observations	4
Degrees of Freedom	2
X Coefficient(s) 8.948286	

8td Err of Coef. 9.907923

Std Err of Coef. 0.837046

Regression Cultputs

CONSTANT	3,6367/3
Bud Err of Y Est	8,188625
R Squared	8,996289
No. of Observations	4
Degrees of Freedom	2
X Coefficient(s) 0.1	849313

.

Constant	0.016572
9td Err of Y Est	8.568985
R Squared .	0.942994
No. of Observations	. 4
Segrees of Freedom	2
V Conditional Lat. B 498400	

WOOTARLES DEL FOLITPO

77	WINDED	NET ENDIED				
Entrada:	Radial	Con Buia del	Flotador	- Al	tura	
				Camisa: 0.140b	Boquilla:	29b

Gesto de Entrada (gne)	Gasto Desalojado (gou)	Arrastre (gpa)	Calidad
0	0.173421	-0.1734	168.71
1	0.454488	8.5455	79.68
4	1.297689	2.7023	44, 49
6	1.859823	4. 1482	34.34

WARTARLES DEL EDUTPO

MATHEOCES	SCC CADE O		
Entrada: Radial	Con Guia dal	Flotador	Altura
		C	misa:0.140b Boquilla:1.370b

Besto de Entrada (gps)	Gasto Desalojado (gpm)	(gpm)	Z
	-0.61062 6.537583	0.8196 9.8624	99.51 97.20
4	3.782292	9.2178	90.86
6	5.678615	0.3214	87.08

WARLANLES DEL EDUTPO

Entrada: Radial Con Guia del Flotador Altura Camisa:0.1405 Boquilla:1.5205

Casto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
(ggs)	(gpu)	(gpa)	z
•	0.890173	-0.0902	184.35
1	0.939486	0.0605	97.28
4	3.487426	0.5126	80.86
	# 1000FD	8 0120	20 70

VORTABLES DEL EGUIPO

Entrada: Radial	Con Buia del Flotador	Altura
2.4	Camin	sa:8.140b Boquilla:1.680b

Pasto de Entrada	 Gasto Desalojado	firmstre	Calidad
(gps)	(gps)	(gra)	7
•	1.114572	-0.0166	100.77
1	1.672266	0.3277	86.86
4	2,639346	1.3687	61.41
6	3.950730	2,4493	51.39

DATOS EXPERIMENTALES AJUSTADOS POR MUNDAOS CUMORADOS

48.29 46.91 81.27

X Coefficient(x) 0.458076

Std Err of Coef. 1.044051

Regression Outp		VARIABLES DEL EQUIPO			
Constant	-0.10307	Entrada: Radial Con Suia d		tura	
Std Err of Y Est	0.262989		Camisa: 0.149b I	ioquilla: 2.	4206
R Squared	0.986137				
No. of Observations		Basto de Entrada	Gasto Desalojado		
Degrees of Freedow	2	(gpa)	(gpa)	(gpa)	X
			-0.10307	6,1031	95.46
X Coefficient(s) 8.643		i.	0.540068	8.4599	82.48
Std Err of Coef. 0.0535	118	1	2.469484	1.5305	56.59
		6	3.755761	2.2442	49.11
Regression Out	outs	VARIABLES DEL EQUIPO			
Constant	-0.11293	Entrada: Radial Con Buia	del Flotador 6	litura	
Std Err of Y Est	9.168328		Camisa:0.140b E	loquilla:2.	6406
R Squared	0.995406				
No. of Observations	4	Sasto de Entrada	Gasto Desalojado	Arrastre	Calidad
Degrees of Freedog	2	(gps)	(gpm)	(gpa)	Z
		0	-0.11293	8,1129	95.84
X Coefficient(s) 0.684	648	1	0.571666	0.4283	83, 49
Std Err of Coef. 0.032	983	4	2,625466	1.3745	61.17
		6	3.994667	2.0053	51.92
Regression Out	zut.	WARIABLES DEL EQUIP	0		
Constant.	-0.09921		Guia del Flotador	Altura.	
Std Err of Y Est	0.119048		Canica: 0. 140		av 706
R Squared	4.990829				
No. of Observations	. 4	Sesto de Entrada	Gasto Desalojado	Greastre	Calida
Degrees of Freedom	ž	(qpa)	(gpa)	(gpg)	Z
	•	4	-0.09921	0.0997	
X Confficient(s) 1.00	3679 98.25	i	6.909462	8.090	
Std Err of Coef. 9.82		i	3, 935501	0.064	
	90.69	À	5.952968	0.047	
	,,,,,,	•	0.700.00	*****	. , ,,,,,
Regression Du		VARIABLES DEL EQUIT			
Constant	0.089946	Entrada: RadiaI Sin Gui		Altura	
Std Err of Y Est	8.214778		Camisa:0.14	Ob Boquil	la:20b
R Squared	0.981640				
No. of Observations Degrees of Freedom	2	Sasto de Entrada (coa)	Gasto Desalojad (com)	bo Arrastr (ope)	

0.5320

2,1577

1.842252

DATOS EXPERIMENTALES AJUSTADOS POR MIDIEDIOS CUADRADOS

				Pagracci	ion Output	: Regressio	n Bulauts
WARLAGLES DEL E	anpo			Constant		58, 46289 Constant	78, 2947;
Entradas Radial Con B		Altur	'a	Std Err of Y Est		10.01068 Std Err of Y Est	2.14132
		1 421 B. 1400	hoguillas 20b	R Squared		0.988269 R Squared	0.995795
				No. of Observation	ons.	3 No. of Observation	
Basto de Entrade	Tieson	de Cierre	(4)	Degrees of Freed		1 Degrees of Freedom	
(ma)	Ondulad		Anular		_		•
	Dren Cerrado Dr		Dren Cerrado	X Coefficient(s)	-8.85079	X Coefficient(s)	-9.25947
1	49.61		69.95	8td Err of Coef.			4.681659
i	23,86	0.10	41.17	***************************************	_,,		
į.	5.36	27.41	22.65				
• .	~~	27.71	22.00	Decrecti	ion Outout	t Regressio	n Ortani
WATABLES DEL E	alten			Constant		39.26578 Constant	55.13394
Entrada: Radial Con &		Altur		9td Err of Y Est		5.534994 Std Err of Y Est	11.61667
D			quillar2.640b	R Sourced		0.929141 R Squared	8.879133
		D.	A	No. of Observation	net.	3 No. of Observation	
Gasto de Entrada	Tienn	de Cierre	(4)	Degrees of Freedo		1 pegrees of Freedom	
(coa)	Ordulad		Anular		-		•
	Dren Cerrado Dr			X Coefficient(x)	-5,63157	X Coefficient(s)	-8.80289
1	30.63	0.60		Std Err of Coef.			
Ä	16.74	8.00	19.92	J. J. 01 Well		THE LIT OF GRAFF	
i	5, 48	36.33	2.32				
				Removate	ion Output	r Regressio	a Danati
WAR LAGE ES DEL ES	ACTPO			Constant		73.24576 Constant	61.67678
Entrada: Radial Con G		Altur		Std Err of Y Est		11.54367 Std Err of Y Est	9.326109
			loguillaul. 370b	R Squared		0.921858 R Squared	0.919673
			.,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	Mo. of Observation	~~	3 No. of Observation	
Basto de Entrada	Tienno	de Cierre	(x)	Ducrees of France		1 Degrees of Freedox	
(00)	Ondulad		Anular	V-9 07 77	-	. 525 655 01 11 4444	
	Drun Cerrado Dr			X Coefficient(x)	-11-1405	X Coefficient(s)	-R. 06657
1 .	62.18	8.00	52.80	Std Err of Coef.			
4	29.68	0.00	26.20				
	6.49	37.71	8.47	Recressi	on Output	: Recressio	n Output:
-			••••	Constant		51.86473 Constant	66,06605
WARTAGLES SEL FE	штро			Std Err of Y Est.		8.367389 Std Err of Y Est	3,116273
Entrade: Radial Sin B.	ia del Flotador	Altur		R Sourced		9.916312 R Squared	8,990299
			Boquilla: 206	No. of Observation	***	3 No. of Observation	
				Degrees of Freedo		1 Degrees of Freedom	
Gasto de Entrada	Tieseo	de Cierre	(4)		7		•
(me)	Ondulad		Arutar	X Coefficient(s)	-7.77947	X Coefficient(s)	-R.84718
	Dran Cerrado Dr		Dren Cerrado	9td Err of Coef.			
. 1	44,97	8.86	57.22			222 277 07 0007	
i	29.75	8.80	36.68				
	5.19	23.37	12.98	Regressi	lan Outsut	a Regressio	n Ortoset
-				Constant		18.42447 Constant	44.70868
WALLANDES HEL EX	UIPO			Std Err of Y Est		1.662769 Std Err of Y Est	6-697278
Entradas Tangencial Cor		At	tura :	R Squared		0.949410 R Squared	0.922439
			Boguilla: 20b	No. of Observation	205	3 No. of Observation	
	-	,,,,,,		Degrees of Freedy		1 Degrees of Freedo	
Onsto de Entrada	Tiesso	de Cierre	(x)		-		•
(gra)	Ondulad		Anular	X Coefficient(s)	-2.02394	X Coefficient(s)	-£ 18276
	Dran Carrado Dr			9td Err of Coef.			
	16.48	9.60	37.81	*** DI VI VOEI1	V4-FU1471	310 (11 01 000).	
i	19.33	0.00	18.60				
	6.28	31.47					

ANEXO F

HOJAS DE CAPTURA DE LAS PRUEBAS

Captura de datos Proyecto:

	_	,	_	,	_								 						_						
Responsable:		de descarga		10000			No is greated	6 17 VIII W 17 2		10. Ve. 4. 1535	45 C 170 47 0 0 0	C40 - 120 - 140 - 1													
nsabler		Boguilla Altura:		Tiempo	oierre	9		14. 10.			"Wit.	٤													
Ses pe		"		1.95	v	ε		11.		2		,		Γ					_						
ш,			ļ	Alturas	u.	ε		1-1 1-3		ن ق	•	`							-						
		ador		ap.	Tiompo	'n	1			1															
		1 3		Flude	0.1.	mits	,			i							_		l						
		Gamisa del flotador Altural L		Temp. Patron Fluid de	Fludo	-	1111			St. 2. A.	`								-						
Proventar		20.5		Temp.	Aire	٥	5.5			,4,	`	`													
Pro		Guia del flotador Sin: Con:	9	Agua	- 1	Gpm	+			ئ	١	`													
			e Flu		Phar	Кра	Кра	Кра	Kpa	Kpa	Кра	Кра	Кра	3			13.V								
		1100	Variables del Proceso y Condiciones de Flujo		=	ž.	ij																		
1			401		L	٠,									_	H	-	-	广						
1			Con	Fludo de Entrada		٥													Г						
1	١		2	ntr	1	s								Ţ.					-						
	9		0 2 0	E	å	4				·									Γ						
	2		roc	P. P.	ٳ	3													Γ						
1	-		4	10.	5	۲3													Γ						
_	٦	-5	å	4	1																				
100	Uariables del Equipo	Entrada Fadial Tangencial:	ables	Hora		ĭ													-						
	Uar	Ent	Uari	00	orr.					16	2														

Feaha:

Captura de datos Proyecto: 233

Responsable: K.C. INC.

}	1	1		Γ	1 4							1		1.0		-		_	١
	de desoarga		Observaciones		STORE THE STORE OF	COMPANY OF THE	ELM TOTAL	Acr 15, 1, 1, 1	THE PERMITTERS OF	6 \$ 5 CK3 . 11 ' 13	Her claritation	CHANGE AND CONTRACTOR	Person a capter	the beg effected	Acres of Physics				
	Boquilla Altura:		Tiempo	ч		49,63	C:C			- 12 G			E		Sh 52				VX :: 67 7
	Γ		ras	ε	1	64 64	υ. σ	_		c	-	_	2.5		2		-	\vdash	 ∫
			Alturas F I C	ε	1	12.52 13.52	 			1.7 1.01			: : - : :	-	15	_	-	\vdash	d
	flotador Camisa del flotador		Flujo de Salida Uol. Tiempo		1797年	13.	9	11.15	4.5	54 ET	54.5	33 33	\; \; \(\sigma\)	3	-			-	ii.
					0.0			283						1				\vdash	
			Temp. Patron		Arma			Anhe			A Jan			Ou take					
			Tenp.	Ů	5			ã			ام الم		,	a) (I)					
		o,	Agua	Gpm	-1			17			· ·			-1				T	
	del fl	de Flujo	Pest! Phar	Kpa	1.00			60			3.5			3:50					
	Suia del Sin: Con:	Condiciones de	Pest	KPa	C. No			C			10.3			7.0				Γ	
		dic		6 7	٠.			5.			ĝ.								
		Cor	Fludo de Entrada Pdin Kpa	S				-		_									
0		2	Ent	Ŧ				<u> </u>	-		1.1	L							
del Equipo		ces	red Kp	-	5			31	<u> </u>	-	- 12			e ·			<u> </u>	_	
ŭ		Pro	3=5	C2		-			-	_	-			Š.				H	
g.	1.0	اء	F1.	+1				;	-	ļ		<u> </u>					<u> </u>	\vdash	
Variables	Entrada Radial Tangencial:	Uariables del Proceso	Hora	٤ ڌ						<u> </u>	_ ; ~ ;()			c) i				T	
Uar	Enti	Uaria	de orr.					16	3						_		_	-	

Bouttonier Ing. Car LINES AR SET tubo repited the salide June 18 564. 154 Tienpo Observaciones TENT (ERPLES SE CENTRON CHANGE THE 10c 12 Prese 2 TU- N LEGRODIO Ten Medio Boquilla de descarga Responsables FAC /1182 4 W. 3% . Over 17:11 (d . 5) C O 7367217 ند ارز س Al turas 0.00 で で ε 5.5 85 7,07 <u>-</u> ε ام. اورا , × Temp. Patron Fludo de Aire Fludo Gol. Tiempo Gamisa del flotador Giturni 10 Gu ı и ١ mits ł Bresh ! 1... 3 Proventor v 건 7.7 Agus Guia del flotador Sin: Con: ğ 4 ك Uariables del Proceso y Condiciones de Flujo Pest Phar 41 14.0 e d $\epsilon!$ 6 3 Hora Flujo de Entrada Pdin Kpa 4 5 Uariables del Equipo 1 2 3 į Entroda Fandral Fechas him í oger orr 164

Proyector 22 9 :

Hay marks security يتسط وياعون بريا CONTRACTOR OF A 35.4 (ESS.200 HO HEY ACTORTEE Observaciones 107100 ---0.0000 ELIN LEGISTO Ten Crawbo Boquilla de descarga Contract. וחב כבוב יבת Responsable: (7. /172; F.15.6.11-3 Tiempo de oierre 65 BS 64 W 1:0:1 20.0 ١ w 000 Temp. Patron Fludo de Alturas Aire Fludo Vol. Tiempo F C ٤ 22 0 60 00 0 1., ٤ 1 5 9. 19 41.00 ا ا الا 7.45 7.23 12.5 77.22 80.8 Gamisa del flotador 5000 2000 mits çe. ١ ` Luster 2,1 Oralado Anula-١ ` ١ vi Ti 21.5 252 52.55 ` υ Guia del flotador Sin: Con: x Agua GpA ی 4 -1 ႕ Variables del Proceso y Condiciones de Flujo Pest Phari 80 Кра 9. 10. 9 913 KP.a .5 0 10 4 Proceduration from .: 307 - 12 - 15 31 Flujo de Entrada Pdin Kpa إها 7. ; 3 Uariables del Equipo ٠, .= ÷ 12.30 00% Gas 30% Fechas 71. Entrada Radial Tangencial: ž Ξ Hora 92.7 hit i 165

Captura de datos Proyectos culta

11) 44 | ses 2:18 TESTURY CERSON Cariner of D Observaciones Len recent The charge Boquille de descarga Responsable: Coc linge ٠ ا riempo de pro 10 01 17.32 I ,# }; n ı Alturas 5. , ر ا ε į 22 5 22 Σ ı c) ko Temp. Patron Fludo de Adel Pludo Vol. Tiempo Camisa del flotador w F 10 01 MI ts ı Oraled On 4.61 2.22 6 ٠l 400g Guia del flotador Sin: Con: , F T ۍ, Uariables del Proceso y Condiciones de Flujo de Hora Fludg de Entrada COTT. Pdin Pean Pest Phan Pest Phar ... 6 gi G -0 -(. Hora Fludo de Entrada Pdin Kpa him 1 2 3 4 5 6 ; Variables del Equipo · Entrada Radial Tangencial: ; Fechar ---166

Feehat 1.4.125

Captura de datos Proyecto: 4227

Responsables RCC | 1980

No hay spease Hen ALGERTE Observaciones We receive APPLICATION OF DUEN LEEGED TEN LAFTEDO 1511110 Her LAWRETTEL 1600 00 Boquilla de descarga Section 1 4. (K. Lifter 11111 47.11.12 11.61 1 Š 3 4 Tiempo de oferre Linear L 28.16 M.50 5.5 58 SE Alturas ٤ Š ٥ Ξ 7 <u>ي</u> Ţ LT) 11514 ١ ٤ U. ú v Patron Flujo de detron Salida Flujo Vol. Tiempo 27.65 97.76 25, 43 \$000 800 B 34. 48 17.27 3 + 17.0 1 Camisa del flotador Altura: ç mits COUR 5,00 ١ Any lead 0-2.1.1 Linker A ... Lez Temp. 222 i; Li v Q 1, Guia del flotador Sinix Con: Agua eg 8 -1 4 Variables del Proceso y Condiciones de Fludo No Hora Fludo de Entrada Pest Paini Rpa orr. 5,17.5 S 27 3 17.00 543 Кра KP. , i -: ن ċ 6 20 1 3 Ē - CONT. C 9 22 7.7 7.7 7.7 2 3 4 5 يم ع . 1/2,4 24 Usriables del Equipo Entrada Radial Tangencial: 275 0 27.0 3 . .2 Ŧ, 1111111 . F.= 17.0 8.4 4 ... -3 21:2 . 1 h; ñ : 167

and the damping the bearing

Fechas Tifts Ant

Captura de datos Provectos 2553

Trin (ECRES) ولايسين اسميار عد ويفقيه من مسار عد 1.0.11 CFRILID Tiempo Observaciones True 1,500 Boguilla de descarga Responsable: Ec. | Mac. IA CLA 5.5 570 12 22 E Al tures 7 <u>ي</u> ε 5.5 F - C 1 1/1 ٤ Temp. Patron Fludo de Aire Fludo Vol. Tiempo Camisa del flotador ι LO CHA mits ١ 4770 Just Lat v 싢 25 Agus Guia del flotador Sinix F T ٠ Uariables del Proceso y Condiciones de Fludo 7 KPa Kpa 353 5:2:6 0 ۱, 0 : 3 9 Hora Fludo de Entrada Pdin Kpa 25 3 2 3 4 3 Variables del Equipo 30) 331 120/1 Entrada Radial Tanyenoial: 3 F:4 100 0 9 1 1 168

110 Way ARRESTEE Concession market and to tob amplicate Observaciones Charles accessive The Same of Color COLUMN CO CONTRACTOR ן מפינו נבהעדמם The CENTRAL Boquilla de descarga Altura: 0.00 LI Land Colors Transparente Responsable: Dic | MCC Henry Tiempo 1000 e Si 40.51 4.77.3 :: :: 101 Alturas õ 5 ١ ٤ + 4 2 9 ı Σ l ٠,٥ V ١ Ç ψĴ Temp. Patron Fludo de del Adel Salida Aire Fludo Vol. Tiempo 4863 4.12 10.14 1.82 53.4 13.51 Camisa del flotador Altura, 1 cm ١ 4 90 mlts ٤ ı 17°40 DIA.LI 0.4.4 اعتاسك A. 1. Jak. Proyector 22,77ļ,o 13.55 Ñ 33.5 ũ 7 Guia del flotador Con: Agus Gpm O T -1 ٦ -Variables del Proceso y Condiciones de Flujo Pest Phar 27.5 342.5 いせん いて 3.25 -: ć 0 ć Ų, Š 8 ć :91, CJ . Flujo de Entrada Pdin Kpa 1 2 3 4 5 6 002 334 p. 12 203 37.6 S. 17 h 3.1 9 Uariables del Equipo ŝ TE OTH DT Feebar 17/x11 83 2 Entrada Radial Tangenoial: < 200 130 1.1. CQ:+ Hora 5 ;; ;; μıμ 085 11. 169

Linette et arreite to bole creers 2" helves leginde St (marken give CAS IN GINA Y L Union Crimitis Dury (read Observaciones John Ligardo Boquille de descarga Responsables RCC MEC Tiempo 8 1 Alturas FIC ε ı 댎 ε V ١ Adap. Patron Fludo de de Aire Fludo Uol. Tiempo 17 12 60 7.25 Altura, del flotador ŧ mits Anyke zoos ١ ł 22.5 23.5 Guia del flotador Sini Conty Aget Gpm ای 1 Variables del Proceso y Condiciones de Fludo Pest Phari 85. Ons S 2.2 selvelychologies som 10 Hora Fludo de Entrada Pdin Kpa him 1 2 3 4 5 6 10 16 11 113 111 Uariables del Equipo Entrada Radial Tangencial: į 一日は 0 170

Proyecto: 2234

Such that odes have the Lucrez - 1'16 1'31" المن غيام ما جايمة בי שיולינים ביייליני Tiempo Observaciones ייי ושכם בכרביה Limber menne gir TATIONS INC. CIT Boguilla de descarpa Altura: (40 ::.) Responsables Car MTC w Alturas - C Σ ï ε Patron Fludo de Flujo Dol. Tiempo 50.05 51.58 21.13 07.21 12 05 7.64 2011 Ī 7.89 Gamisa del flotador Altura: 1.0 o.v. m ts Annel Scoo Ė 3 Ansolaz P. ... Let Ada Aire 20 ب <u>~</u> 8 Agus Guia del flotador Sini Conix Gpm -1 4 Variables del Proceso y Condiciones de Flujo Pest | Phar 843 Kpa 8:3 543 6 7 KPA () 9 e) (i) いけ ... 15: 52 09:01 000 000 000 000 25:31 6 ~ 2 Hora Fludo de Entrada Pdin Kpa 2 3 4 5 Te con proprior of the 204 12 204 12 400 Uariables del Equipo Feeha: O. IT PAT Entrada Kadial Tangenoial: x 7 23 į. 3.5 Cde Corr. 171

Captura de datos Provectos 22577

Responsable: TCCC HCC

عام دسست عبية عام دسست عبية المراجعة عدد مي te variation 41 21 Gunto Gall Observaciones County weeks by Boguilla de descarga Altural Hun Dt. 1944. 7217 74. Tiempo de oierre 12 5 12.45 201 Alturas ÷ ε - L ε Adel Patron Fludo de Adel Fludo Bol. Tiempo Alturas del flotador w mits Personal P ņ 22 Agus Sini Con: x € PH G ق Kpa 0. °C 5, 6 7 KP& A to 2 to 2 To 2 3 4 5 Entrada Fadial nir F

datos Captura de

Responsables REC MEE

Proyecto: 2779

Boquilla de descarga FT1 37 37 30 480EXTS (): O. I Tiempo odere Alturas ٥ ε ε Flujo de Selida Jol: Tiempo 42.4 30m 43.9 Canisa del flotador 10 07 MI ts Patron Flujo 1... A GO H Guia del flotador Sin: Con:x Agus Gpm -1 Pest Phar Kpa 5 KP. 8 (3 DO 150 CT 7 9 Flujo de Entrada Pdin Kpa s --4 Uariables del Equipo 3 11.0 63 Entrada Radial Tangenoial Fechas Hora 4:5 r 3

110 ch 10" L WILLIAMS Charge Aniante CONTRACTOR Observaciones C.F. FLV! 11.1 5 1-1-1-1-14 21.5.1.Z 1 ı ı بي ريم Š 12.63 12:21 1 0 -Sec S Amke And the 25.8 ν) () 4 Ŀ Variables del Proceso y Condiciones de Flujo 337 6 <u>ر</u> :: Ę 7 1 जर्मा जिल्ला :--= -7 8 Cogs. 173

datos Captura de

Fechas

קיניניייים בכעניייק Aurente et animal cevelynes Levile true job bej me WINSTER CONTRACTOR LITERION FDA. 12 El charge de in L. Cardini ritel pins Observaciones ALL CAMES TO . 1. 1.5 1.7 Boquilla de descarga [mp : 19 cm) Responsable: 7025 | 110. 4 4 Tiempo oferre Alturas ε v ε Adel Patron Flujo de Afre Flujo Uoi: Tiempo 42.56 43.65 44.52 12.40 8:04 808 15.21 о ф 5.2 Camisa del flotador Altura ę į mits Annles 3000 Anules 3000 5 Amler Propector S 52 25 Agus Guia del flotador ال Gpm 4 Uariables del Proceso y Condiciones de Fludo Ho Hora Fludo de Entrada Pest Phar Pest Phar 833 ã Kpa 53.5 ٠. (!) (0) 83 ٥ 3 ë ÷ Fludo de Entrada Pdin Kpa 1 2 3 4 5 6 Uariables del Equipo Entrada Fadial Tangenoial: -7 ; i 174

Responsabler Captura de datos Proyecto: 1234 Unriables del Equipo

T	Т	T-	_	7	7		_										_
de desoarga	V. D. C. V.	Observaciones		The characteristic	E. E. Le coperation		ששיות במודבתה									•	
Boquilla Alturas		Tiempo	olerre.														
	-	1 14	٤								7	-					
	l	A) tu	٤ ع									Ė		_	<u> </u>	-	F
tador		Temp. Patron Flujo de	od was	l Œ	80.0	7105	18 53	IR.63	21/5/	::: K:	10 94	11.68		,			ŀ
flotado		Flude	m t t	300			(i)			۽ ددن		-					
Camisa del flotador Altura:		Patron	0001	Ambr.			شاسط			An. be seen						•	Ī
		Temp	2	3.5			57			ق د ا							
Guia del flotador Coni	٥	Agus	g D W	-1			4			٦							
del fi	Uariables del Proceso y Condiciones de Flujo	1 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4	KP	ě			84.7			813							
Guita	iones	3	L	(C) y3			1.7			11.4							
	d to		2	2626 flows 200 26 20			55			T G							T
	5	Fludo de Entrada Pdin Kna	5 6	<u> </u>					<u> </u>	*	Ŀ						
	2	ţ.	1 4	- 5									L				
	500	905	,	- 6			716 917			314 04 044 0	_	L					
i	2.0	200	100	- 5						ε	<u></u>	<u> </u>					L
i e	-	Flu	-	6			8.				<u> </u>	_	_				L
-00	P u		+-	<u>ة</u> زز					<u> </u>			<u> </u>	<u> </u>	_		<u> </u>	L
Entrada Redial Tangenoial:	able	Hora	, K	빌			,22			13 14							
En	Uar	Co. 2					175										

4. 1. (a lo 7. th le vélyula creeva ماديد مان المنار با בוניינה זה בכיבנית. בע דבחונבה במצינון La 421190 la 11124 DESERT Tiempo Observaciones A TURKEZ GOLPE Boquilla de descarsa ELA : 14 cm Just 19 - 40.52 בו הנייחום ב Per - Je Responsable: BCc / MCc EDA = 96 700 Ü 4907 a váciosa (. . .) 13:46 12:24 16:60 8:54 8.34 15.55 4.17 15:24 Alturas 7.05 ε F . C 1 ε 10 10 10 12 , 7 Patron Fluid de Fluio Bol. fiempo (1 PE 062 Camisa del flotador ı ١ mits , O -1 ١ ١ P. ... Polsout Pobast Provecto: 7277 P. G. 21.5 02 2.1.5 Entrada | Cula del Flotador | Cula del Flotador | Conj. | Conj Ages ğ S ی J Pest Phar Kpa 6, 8 ठिखे KP. 4.0 4 4 1 100 0.01 0.01 5.01 0.01 510 9 Fludo de Entrada Pdin Kpa 8 2 3 4 Uariables del Equipo ž 7-4 . ï Entrada Radial: X Tangencial: X 23 -9 2 14074 Hora 5 ž. U. 22 176

Captura de datos Proyecto: 2853

Responsable: F.S.

Fecha: (.- I. R.)
Uariables del Equipo

-		_		,		_			,									
	Boquilla de descarga Altura: (EDA)		Observaciones		ECA= 185	الم مدرية المراجعة ا	10 Dane		614= 14.0 SF: 61N	בהשושה בער בל בל	DE DONK							
	Bogul 11a		Tiempo	,		36.61	2	14.24		32:41	15,54	13.40						
	-		Alturas F C	ε	,													
				Σ	1							Γ					·	
ĺ	tador		de	N														
	1 F101		F1430	mits														
	Camisa del flotador Altura: 1.0 mm		Temp. Patron Flujo de del face selida Aire Flujo Vol. Tiempo		P. 1				P. 1.2.1									
			Temp. Aire	v	21.5				22°C									
-	Guia del flotador Sin: Con: X (GF)	9	Asua	Gpm	ق				ق									
	ود، د، ۲۰۰۶ ×	Variables del Proceso y Condiciones de Fludo	Pest Phar	KP.	ŝ				243								Ŀ	
	Guin Sin:	iones	Pest	KP.	4.0				3.0									
		dic		-	9	1	_	ļ		<u>i</u>	_							L
ļ		Con	e pe	5 6	-	1	\perp		5	1	_	<u> </u>		_	_	_	\perp	L
,		2	Entr	4	-	1	+	-	ī	ļ	ـ		_	-	-	<u> </u>		1
•		500	Flujo de Entrada Hire Pdin Kpa	6	-	+	+-	+-	1 2	+-	+-	+-	+-	+-	+-	 	₩	╀
-	×	Pro	915	61		· -	+	-	<u>č</u>	1	+	+-	-	+-	+	 	+-	+
5	la i	7	FIL	-	0 to 10 to 1	-	Ť	-	מוס בוס ביינ וויט גויפ בוס	-	i -	╁╌	\vdash	-	+	+	+	+
Detiantes dei Equipo	Entrada Radial Tangencial:	ple	Hora	hin			T	:	142		1	İ		1			1	1
	E T	Varia	Corr.				-	17	1									1

Observaciones المعادية والمحالا אס לו שי מינתנס 01. 247.32. NO 日本のからのでは、こ במינים ל משינים ב THE STATE OF THE STATE OF EL LEGIASTEE. 5 C 01 5 - 11 TC No hay uecks Boquilla de descarga Responsable: REC (HRC 140 (44 ARCACT 25 4 Tiempo oferre ١ , Alturas C E ı t Í Aire Flujo Uol. Tiempo 15.45 43.0 28.47 27.03 72.9 €0.12 18:51 16.15 45,5 Camisa del flotador Altura: 0.1 mits 3500 000 Captura de datos Anole Anilor Brich 5.23 Proventer 4 77 22 Guit del flotador Con: Agus ğ -1 4 Uariables del Proceso y Condiciones de Fludo No Hora Fludo de Entrada Peri, Pedinirga Pest Phar KPa Kpa 873 Sta 60 5 4.61 10.7 1 65 30 210 361 2 6 6 ž 27.0 12. 6.3 4 Uariables del Equipo ٦ 0.13 Fechas Co 1 ST 276 AT 2 3 011 07 10 2019 Entrada Tangenosal: İ 1 ξ 11 11 3 27 178