



Zey

UNIVERSIDAD NACIONAL AUTONOMA DE MEXICO

FACULTAD DE ESTUDIOS SUPERIORES
ZARAGOZA.

DISEÑO DE UN QUEMADOR DE
HIDROGENO PARA USO DOMESTICO
(COCCION DE ALIMENTOS)

T E S I S

QUE PARA OBTENER EL TITULO DE:

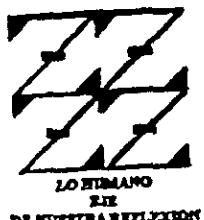
INGENIERO QUIMICO

P R E S E N T A N:

MARTINEZ RUIZ JAIME

RAMIREZ MARTINEZ BETZABETH

Director de Tesis: ING. RAFAEL SANCHEZ DIRZO



2153-X4

TESIS CON MEXICO, D.F., 1999
FALLA DE ORIGEN



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.



JEFATURA DE LA CARRERA
DE INGENIERIA QUIMICA

OFICIO: FESZ/JCIQ/010/99

ASUNTO: Asignación de Jurado

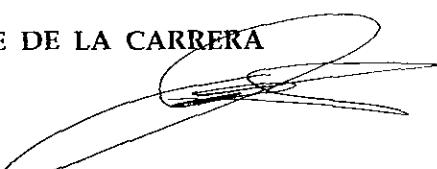
C. BETZABETH RAMIREZ MARTINEZ
JAIME MARTINEZ RUIZ
Presente

En respuesta a su solicitud de asignación de jurado para el Examen Profesional, le comunico que la Jefatura a mi cargo ha propuesto la siguiente designación:

Presidente: *I.Q. Rafael Sánchez Dirzo*
Vocal: *I.Q. Angel Gómez González*
Secretario: *I.Q. Esteban Minor Pérez*
Suplente: *I.Q. Gloria Peralta Otañez*
Suplente: *I.Q. Cuauhtémoc Lagos Chávez*

Atentamente
"POR MI RAZA HABLARA EL ESPIRITU"
México, D.F., 16 de Febrero de 1999

EL JEFE DE LA CARRERA


I.Q. ARTURO E. MÉNDEZ GUTIÉRREZ

lrm

A MIS PADRES Y HERMANOS DEDICO
LOS SIGUIENTES AGRADECIMIENTOS

Como una forma de eterno agradecimiento a mis padres, quiero brindarles este momento de felicidad y dicha que siento, y decirles de todo corazón gracias por su apoyo y consejos, he llegado a realizar una de mis tan ansiadas metas, la cual constituye la herencia más valiosa que pueda obtener en esta vida como ser humano.

A mis hermanos Lety, Perla, Paty, Salvador y Mauricio a quienes hago partícipes y comparto junto con ellos también este pequeño logro alcanzado por su hermano que tanto los quiere y aprecia

Con cariño

Jaime Martínez Ruiz.

DEDICADA A:

BETZABETH:

A mi compañera inseparable del alma Betzabeth que desde que la conocí, siempre mantuve ese apoyo incondicional en las buenas y en las malas, juntos logramos conocer la verdad de la vida como seres humanos hoy realizados.

Una vez más mil gracias también por ese enorme cariño y respeto que guardas hacia mí como compañera eres formidable, por eso dedico este trabajo de equipo mutuo, y este logro tan afamado que alcanzamos ambos porque también sabes que para los dos esto significa una gloria tan anhelada y esperada, una libertad justa que ya merecemos, y sobre todo el poder que podremos obtener si nos lo proponemos juntos en un futuro

Con cariño

Jaime.

DEDICADA A FAMILIARES Y AMIGOS:

A la Señora Josefina viuda de Palacios por su gran apoyo familiar que siempre ha tenido con nosotros, mil gracias.

A todos mis amigos, familiares, y personas que siempre mantuvieron en mí esa esperanza de superación personal, mil gracias a todos

Y finalmente a la vida, porque sin ella no tendría la oportunidad de ser feliz con mi familia, mis amigos, sin olvidar también que estas experiencias son el complemento más maravilloso para ser un poco más humano.

Con una gran admiración y respeto.

Jaime Martínez Ruiz



DE DEDICADA A:

PAPÁ Y MAMÁ:

Por el apoyo y cariño que me han brindado desde que nací. Por todos los desvelos y momentos de angustía que han compartido conmigo a través de mi vida como estudiante y sobretodo durante mi carrera, gracias por preocuparse desde siempre para darme lo más valioso que pueda tener en la vida. *El conocimiento.*

A MIS HERMANAS BERE Y VIQUI:

Por su comprensión y cariño durante mis malos ratos, además de su apoyo y ayuda en las noches de desvelo, les dedico este trabajo como prueba de que el camino tortuoso, cansado y a veces doloroso en la carrera si tiene un final, ¡*Animo!*. ☺

Con cariño.

Betza.

AGRADECIMIENTO A

JAIME

Por el tiempo que hemos convivido juntos, ha sido tiempo de enseñanza mutua que ha hecho de esta etapa la más importante y la más feliz de mi vida porque durante las experiencias que hemos compartido de la mano me enseñaste con preocupación y paciencia a ser valiente para enfrentar al mundo, con amor a conocerme a *mi misma* y con cariño me enseñaste que la vida existe más allá de mi horizonte.

Gracias por tu apoyo y comprensión en todo momento ya que sin ellos no hubiese sido posible llegar juntos hasta donde estamos

Con todo mi amor.

Betza.

AGRADECIMIENTOS

A MIS TÍOS:

José, Judith, Lalo, Churu, Sergio y Daniel, porque de una u otra manera siempre han estado al tanto de mi bienestar y progreso, alentándome a seguir adelante.

Gracias

Betza.

A MIS AMIGOS Y AMIGAS:

Lupita, Lety, Bertha, Ivonne, Ana Luisa, Thelma, Alejandro, Melchor, Ricardo, Pedro, Valentín, Juan Carlos, Pilar, Adrian, Salvador, Joel y Chema

Con cariño.

Betza

AGRADECIMIENTO

A ANDRES AQUINO Y MARTHA BECERRIL.

Por su amistad, aprecio y apoyo no sólo durante la realización de mi servicio social, sino hasta hoy; gracias por su ayuda durante el trabajo, y también en los momentos en los que necesité un consejo para seguir adelante

Con gran aprecio

Betza.

A NUESTRO DIRECTOR DE TESIS

ING. RAFAEL SÁNCHEZ DIRZO

Por su valiosa colaboración y dirección de este trabajo, y a su gran apoyo comprensión y amistad brindada durante este tiempo. Gracias por su preocupación y aliento para que continuemos con nuestra superación profesional.

Jaime Martínez y Betzabeth Ramírez.

ÍNDICE

OFICIO DE ASIGNACIÓN DE JURADO	1
AGRADECIMIENTOS	2
ÍNDICE	9
RESUMEN	11
OBJETIVOS	12
INTRODUCCIÓN	13
CAPÍTULO 1	
EL HIDRÓGENO COMO COMBUSTIBLE	14
1 1 Hidrógeno como combustible.	15
1 2 El hidrógeno para uso doméstico.	18
CAPÍTULO 2	
PROPIEDADES DEL HIDRÓGENO	21
2 1 Propiedades del hidrógeno combustible.	22
2 2 Comportamiento químico del hidrógeno.	23
CAPÍTULO 3	
DISEÑO TERMODINÁMICO	28
3 1 Bases de diseño	29
3 1.1 Determinación de la potencia del quemador	29
3 1.2 Determinación del caudal mísico de hidrógeno.	30
3.2 Relación de combustión hidrógeno-aire.	31
3 2 1 Aire estequiométrico	31
3 2 2 Exceso de aire.	32
3 2 3 Relación aire-combustible	33
3 2 4 Intervalo de combustibilidad	34
3 2 5 Entalpía de reacción y aire suministrado x	34

CAPÍTULO 4	
DISEÑO AERODINÁMICO	39
4 1 Velocidad de combustión del hidrógeno.	40
4 2 Prototipo de Quemador Premezcla Hidrógeno-Aire.	44
4 2 1 Sistema de mezclado.	45
4.2 2 Pérdidas de energía por fricción.	46
4 2.3 Caídas de presión	49
4 2 4 Presión a la entrada de la válvula	49
4.2.5 Diseño y dimensionamiento del quemador	50
4.2.6 Dimensionamiento de la válvula.	52
4 3 Prototipo de Quemador por Difusión Atmosférica.	55
4.3.1 Pérdidas de energía por fricción.	55
4.3.2 Caídas de presión.	58
4 3.3 Presión a la entrada de la válvula.	59
4.3.4 Diseño y dimensionamiento del quemador.	60
4 3 5 Dimensionamiento de la válvula.	61
CAPÍTULO 5	
ASPECTOS DE SEGURIDAD	64
5.1 Aspectos de seguridad.	65
5 2 Propiedades del hidrógeno que lo hacen más peligroso de manejar que el gas natural.	65
5.3 Formas en las que el hidrógeno es menos peligroso que el gas natural.	66
5 4 Medidas de seguridad necesarias para el manejo del hidrógeno.	67
5 5 Aditivos para el hidrógeno.	70
5.6 Usos industriales y seguridad.	70
CONCLUSIONES	74
APÉNDICE A Entalpias para el aire, oxígeno y vapor de agua.	77
APÉNDICE B Análisis termodinámico del quemador de hidrógeno.	101
APÉNDICE C Imágenes de quemadores domésticos.	106
APÉNDICE D Datos para el análisis termodinámico.	119
APÉNDICE E Factores de conversión.	123
GLOSARIO	125
REFERENCIAS	129

RESUMEN

Respondiendo a las necesidades ecológicas del planeta se exponen las ventajas y características del hidrógeno como alternativa energética para el nuevo siglo, sustituyendo el gas L P. por éste combustible desarrollando para esto una base de cálculo que permite determinar la temperatura y el rango de mezclas combustibles H₂ - Aire seguras de manipular para su combustión atmosférica.

A través de un análisis estadístico que refleja las necesidades energéticas de un hogar convencional para cinco personas, se determina la potencia energética que cubre las necesidades de cocción de alimentos y potabilización de agua a partir de este dato y un análisis termodinámico se plantea el diseño aerodinámico de un quemador con sección de premezclado H₂ - Aire y otro prototipo de difusión atmosférica de H₂, ambos con mínima turbulencia procurando un régimen de flujo laminar.

También se plantean propuestas de seguridad para el manejo de ambos quemadores y los planos de los mismos esperando sean de utilidad para su manufactura y aplicación en un futuro no lejano.

OBJETIVOS

- Recopilar información bibliográfica referente al uso del hidrógeno como fuente alternativa de energía térmica.
- Buscar los datos específicos de ingeniería que permitan el estudio de los fenómenos de la combustión del hidrógeno así como las características térmicas y luminiscentes de la llama, para el diseño de los quemadores caseros.
- Aplicar los criterios generales de seguridad para el empleo del hidrógeno así como diferentes datos de ingeniería para establecer las bases de diseño en la válvula de flujo y los materiales a utilizar en el diseño de los quemadores de hidrógeno a nivel prototipo.
- Estructurar una base de cálculo para el diseño de dos quemadores de hidrógeno prototipo a) Con premezcla aire-hidrógeno, y b) Por difusión atmosférica.

INTRODUCCIÓN

Todas las sociedades humanas desde las primitivas hasta las más industrializadas han utilizado la leña, el carbón, la materia orgánica, el petróleo y el gas natural para satisfacer sus necesidades de energía térmica para su sobrevivencia; los productos de esta combustión son arrojados a la atmósfera causando graves daños ambientales desde la lluvia ácida hasta el efecto de invernadero, además de la crisis económico-petrolera en todo el mundo que ocasiona el uso de los hidrocarburos para la producción de energía, todo esto ha llevado a la humanidad al desarrollo de un nuevo combustible para el siglo venidero cuyo uso no altere el equilibrio ambiental.

El hidrógeno a pesar de no ser una fuente primaria de energía posee indudables ventajas como ser un combustible muy potente, de reservas ilimitadas y de alta pureza en su obtención además de no ser contaminante ya que su combustión sólo origina vapor de agua, es por eso que en todo el mundo se está iniciando el desarrollo de tecnologías encaminadas a sustituir los hidrocarburos como fuente primaria de energía para generar todos los servicios que demandan las sociedades modernas.

Por todas estas razones el hidrógeno ha sido considerado hace ya varios años como "el combustible del futuro", de esta manera la ciencia y la tecnología están encaminadas a la investigación para el desarrollo de nuevas herramientas que nos permitan llegar a utilizarlo tan cotidianamente como se hace hoy en día con el gas L.P., el gas natural y otros hidrocarburos. Tanto en los hogares como en las industrias, el empleo práctico y seguro del hidrógeno para el nuevo siglo requiere del desarrollo de nuevos accesorios y equipos que permitan utilizar este combustible.

De esta manera la producción de energía térmica utilizando hidrógeno como combustible en un hogar convencional para cinco personas requiere del diseño de un quemador aplicable a las necesidades de cocción y potabilización de agua y, al mismo tiempo se adapte a los espacios destinados para este fin, de tal manera que pueda en un futuro no lejano utilizarse en una estufa clásica pero con todos los implementos necesarios para su uso diario de una manera segura y práctica.

CAPÍTULO 1



***EL HIDRÓGENO COMO
COMBUSTIBLE***

1.1 HIDRÓGENO COMO COMBUSTIBLE.

El hidrógeno es un elemento que se halla en la atmósfera de la Tierra en un 0 00005% como H₂.

El primer científico en identificar este gas invisible, incoloro, inodoro e insípido como elemento fue el inglés Henry Cavendish en 1766; descubrió que los vapores que se desprendían al hacer reaccionar un ácido con un metal eran mucho más ligeros que el aire. Poco después el químico francés Antonio Lavoisier le dio el nombre de *hidrogene* (generador de agua). Su primera aplicación práctica fue en 1783 cuando Jaques Alexandre Cesar Charles llenó de hidrógeno un globo de 5 metros de diámetro que partió desde el campo Marte Parisino internándose 25 Km, en la campiña.

En 1870 cuando el petróleo apenas se conocía y la electricidad sólo fluía en los laboratorios, Julio Verne explicaba su particular visión del futuro energético de la humanidad "Llegará el día en que el agua nos sirva de combustible. El hidrógeno y el oxígeno, sus dos componentes, serán fuente inagotable de luz y calor, y desplegarán una fuerza muchísimo mayor de la que posee el carbón. Las bodegas de los buques y tenders de las locomotoras llevarán en vez de carbón, estos dos gases condensados, que arderán en las calderas produciendo un calor enorme. Y en nuestras casas también nos calentaremos con agua cuando se agoten las minas de carbón. El agua es el carbón del futuro".

Desde aquel entonces las investigaciones que se han desarrollado para el empleo del hidrógeno han hecho considerar a científicos e ingenieros que un sistema de energía de hidrógeno puede formar el enlace entre los nuevos recursos energéticos y el usuario. Si consideramos los costos ecológicos éste es el combustible más limpio y será el más económico de producir en un futuro. En los sistemas de energía de hidrógeno se concibe que dicho gas deberá ser producido a partir de recursos energéticos no fósiles, y deberá aplicarse en donde los combustibles fósiles son usados hoy en día, incluyendo los requerimientos humanos establecidos.

En dicho sistema, el hidrógeno además de ser una fuente de energía primaria, es una fuente intermedia de energía, una forma secundaria de energía, o una energía transportable, dependiendo del uso que se le dé.

El hidrógeno además de poseer las cualidades más deseables como combustible tiene diversos usos, por ejemplo para producir amoniaco, combinándolo con nitrógeno,

también como materia prima en la fabricación de sustancias orgánicas para el sector alimentario, como agente reductor en la metalurgia y la petroquímica, como aislante térmico en generadores y como combustible para los sopletes oxihídricos, entre muchos otros usos.

Dependiendo del empleo que se le dé al hidrógeno se distingue como Hidrógeno Cautivo, Hidrógeno Comercial, e Hidrógeno Combustible. El primero es el hidrógeno que se utiliza en los sistemas de proceso para la producción de fertilizantes, en las refinerías de petróleo, etc. El segundo es el hidrógeno usado para múltiples propósitos, se produce en un lugar y se transporta a otro; y por último el Hidrógeno Combustible que se define como el hidrógeno empleado para automotores, turbinas de avión y cohetes; así como combustible con propósitos de calentamiento y producción de electricidad.

Una ventaja del hidrógeno como fuente de energía térmica, comparado con la electricidad, es que se puede almacenar para su uso posterior, mientras que la electricidad hay que utilizarla conforme se genera, en este sentido la utilización de hidrógeno como vector energético de fuentes primarias alternativas es una opción que ha ido cobrando fuerza en las dos últimas décadas. Así lo demuestra el rápido crecimiento registrado para la inversión en las tareas de investigación y desarrollo en ese campo en países como Canadá, E U A., Japón y Alemania.

Las razones de este interés tienen fundamento no sólo en la compatibilidad ecológica del sistema con el medio ambiente ya que la combustión de hidrógeno con oxígeno sólo produce vapor de agua; sino también en la abundancia y disponibilidad de la materia prima que es el agua, la cual existe en toda la biosfera de la Tierra, existencia que hace un total aproximado de 1500 millones de Km³ utilizando la electrólisis con electricidad generada a partir de fuentes renovables no fósiles como paneles fotovoltaicos, aerogeneradores y centrales hidráulicas entre otros. Otra de las razones y la principal de ellas son las propiedades que posee el hidrógeno como combustible por su alto contenido energético que proporciona 120 909 MJ/Kg, frente a los 48 MJ/Kg del gas natural, 44.5 MJ/Kg de la gasolina ó 55.5 MJ/Kg del metano (Ver Tabla 2.1), como puede observarse el hidrógeno es casi tres veces más energético que los hidrocarburos, pero requiere de volúmenes de almacenamiento considerablemente mayores ya que su densidad es menor; si el hidrógeno se confina en forma gaseosa, el contenedor tendría que soportar presiones de hasta 200 atmósferas. Aunque el hidrógeno líquido ocupa menos espacio que el gaseoso, primero requiere ser enfriado hasta los -253°C y luego guardarse en un depósito bien aislado con doble pared tipo termoforrado con 70 capas de aluminio y fibra de vidrio para minimizar el paso de calor. Esta desventaja se reduce en la práctica ya que la eficiencia de conversión

energética para el caso del hidrógeno respecto de los hidrocarburos es mayor en un factor promedio cercano a 1.25, sin embargo, también puede almacenarse en el subsuelo

Otra forma de almacenamiento se lleva a cabo por reacción química reversible con diversas sustancias formando hidruros metálicos, por ejemplo el hidruro de magnesio ó como hidruro de un metal de las tierras raras y níquel, por ejemplo LaNi₅. La absorción del hidrógeno por el metal es exotérmica, por el contrario, para liberar el hidrógeno es necesario proporcionar calor.

Por otra parte, la velocidad de la flama y el amplio rango de composiciones de mezcla aceptables determinan que sea un combustible muy apropiado para obtener trabajo ó energía útil operable, con base en la combustión. Finalmente, la alta temperatura y la baja luminosidad de su flama lo hacen más seguro en muchas aplicaciones en las que se usa el gas natural o la nafta, sumando la conductividad térmica y la capacidad calorífica del hidrógeno que permiten diseños con mejor eficiencia e índices de contaminación prácticamente nulos; este grupo de dispositivos incluye desde quemadores para cocinas hasta propulsores de vehículos espaciales, pasando por generadores de vapor y motores de vehículos terrestres ó aéreos.

Si a todo esto se suma el hecho de que el hidrógeno no es tóxico si se inhala, y que en altas concentraciones sólo produce asfixia, el hidrógeno reúne las condiciones óptimas para sustituir a los combustibles fósiles, y además en un tiempo, razonable.

Así entonces hay que señalar que la introducción de un vector energético de las características del hidrógeno debería tener consecuencias positivas sobre la estabilidad política mundial: al tratarse de un esquema aplicable a cualquier tipo de fuente, todas las naciones estarían en condiciones de autoabastecerse de, al menos, una parte importante de su necesidad energética, dado que las fuentes renovables están distribuidas de un modo mucho más homogéneo que las reservas de hidrocarburos; por lo tanto, se reduciría considerablemente la posibilidad de que se produzcan situaciones de tensión del tipo de las vividas alrededor de las cuencas petrolíferas del Golfo Pérsico.

1.2 EL HIDRÓGENO PARA USO DOMÉSTICO

Desde el siglo XIX el hidrógeno-rico llamado entonces como "town-gas" manufacturado del carbón fue usado como combustible en los hogares para proporcionar calor.

Tiempo después en los Estados Unidos sustituyen el "town-gas" por gas natural que sería distribuido por medio de largas tuberías, es entonces cuando en los años de 1940 a los 50's en muchas regiones del mundo el gas natural se expende y está disponible para las necesidades de las poblaciones. El "town-gas" comúnmente estaba compuesto la mitad de hidrógeno y la mitad de monóxido de carbono (con trazas de metano y otros gases combustibles)

Experimentos realizados por investigadores en sistemas de energía muestran que el hidrógeno puede ser convertido a energía térmica 24% más eficientemente que los combustibles fósiles, por esta razón sus aplicaciones industriales, comerciales y residenciales desde el punto de vista estricto de las calificaciones tecnológicas, el hidrógeno es un excelente combustible para casi cualquier tipo de calentamiento ya que se puede usar en el hogar para cocinar y para calefacción e incluso para iluminación esto consiste en la condoluminiscencia, un proceso en frío, en el cual se esparce fósforo en el interior de un tubo similar al de una lámpara fluorescente ordinaria; al entrar en contacto con el fósforo, pequeñas cantidades de hidrógeno se combinan con oxígeno del aire y excitan al fósforo, produciendo luz por luminiscencia Para el calentamiento y el enfriamiento este combustible se convierte en energía térmica, de tal manera que para satisfacer estos requerimientos el hidrógeno es enviado de las plantas de producción o puertos por medio de tuberías subterráneas a las industrias, edificios y casas.

A pesar de las numerosas ventajas del hidrógeno como combustible para calentamiento directo, en particular en el hogar, su aplicación debe contemplarse en términos del concepto de energía total de una instalación alimentada exclusivamente con hidrógeno (casa "all-hydrogen"). Cuando el uso directo del hidrógeno para calentamiento es grande, la economía es más favorable. La conversión de quemadores y otros aspectos de diseño de sistemas e instalaciones aunque es costosa y tiene algunos inconvenientes, no es insuperable económicamente. Con el tiempo modificaciones semejantes se hicieron en Estados Unidos, cuando las comunidades cambiaron del gas fabricado (aproximadamente

50% de hidrógeno) al gas natural Tales cambios son más recientes en las comunidades Europeas

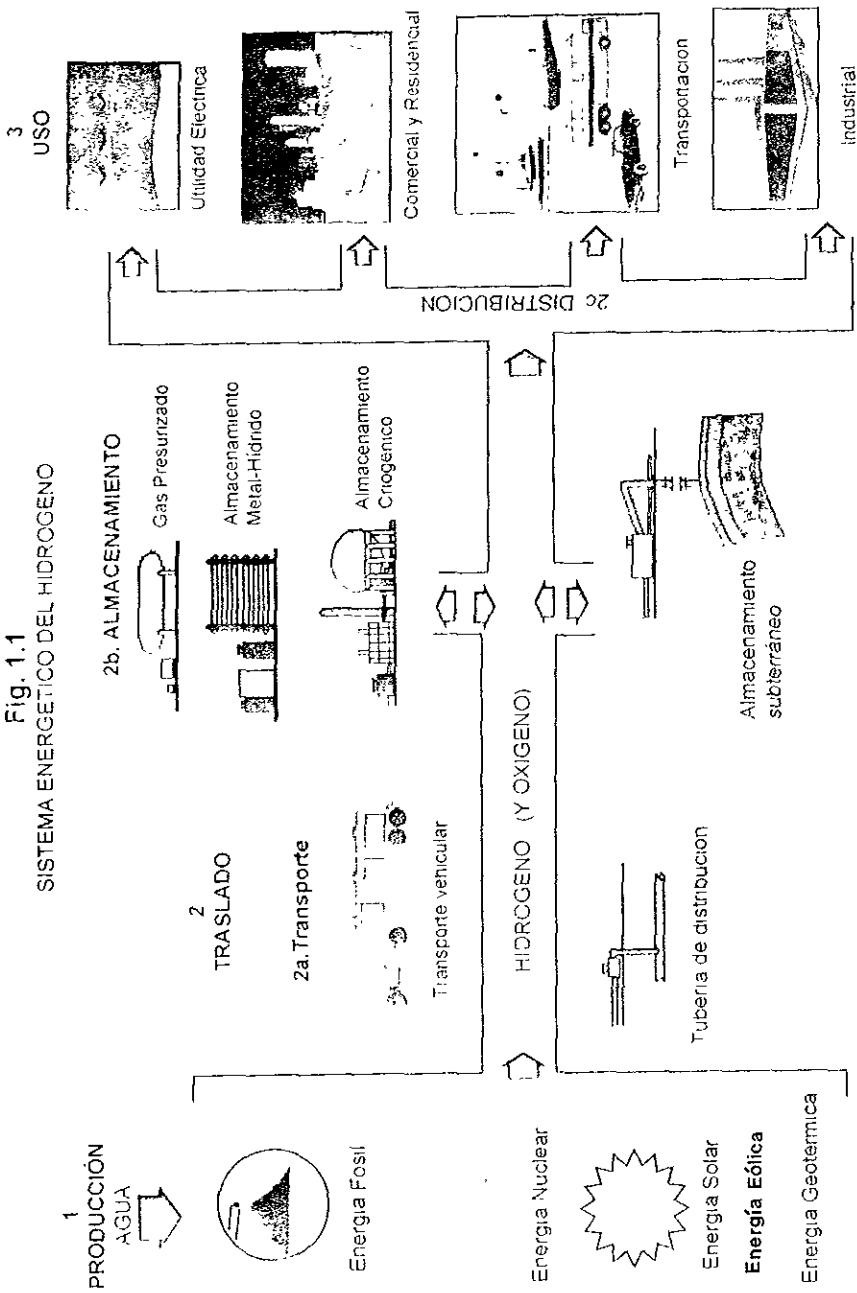
A nivel doméstico este combustible también es capaz de satisfacer los requerimientos de energía eléctrica para algunas actividades domésticas básicas tales como alumbrado, planchado, radio, televisión, bombas para agua, aire acondicionado, refrigeradores, calentadores de agua, lavadoras, lavatrastes, secadoras, hornos de diferentes tipos para cocinar, licuadoras, etc. Entonces el hidrógeno es nuevamente el combustible más apto para la producción de energía; éste puede convertirse en electricidad por medio de celdas de combustión con alta eficiencia utilizando dos electrodos separados por un electrolito básico (NaOH o KOH)

Por otro lado una de las necesidades básicas de energía de los asentamientos humanos es para cocinar ya sea en estufas u hornos. Uno de los métodos para usar el hidrógeno en la cocción de alimentos es reemplazar el gas natural por hidrógeno en estufas convencionales para cocina, utilizando quemadores atmosféricos de tal manera que el aire necesario para la combustión se tome del medio ambiente a esta presión premezclándolo con el hidrógeno para finalmente pasar a través de una serie de orificios, que conforman el quemador, en donde una fuente de ignición hace que la combustión en forma de llama comience.

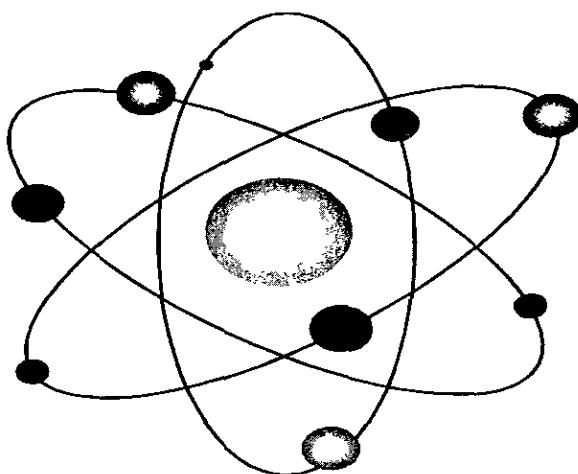
Es importante mencionar que las condiciones de mezclado y la velocidad de la llama se establecen durante el diseño del quemador que es básicamente la finalidad del presente trabajo

Un esquema de producción, transporte, almacenamiento y usos del hidrógeno se muestra en la Fig. 1.1

Fig. 1.1
SISTEMA ENERGÉTICO DEL HIDROGENO



CAPÍTULO 2



***PROPIEDADES DEL
HIDRÓGENO***

2.1 PROPIEDADES DEL HIDRÓGENO COMBUSTIBLE

Las ventajas y desventajas así como la seguridad en el uso de todo combustible se derivan de sus propiedades termodinámicas, físicas, químicas y toxicológicas. En el caso de las propiedades físicas básicas del hidrógeno puede mencionarse que su molécula es la más ligera, la más pequeña y está entre las moléculas más simples, y además es estable. El hidrógeno tiene el más alto contenido de energía por unidad de peso que cualquier otro combustible y en caso de accidente, debido a su baja densidad relativa de 0.07 con respecto al aire, este gas es más ligero, elevándose y expandiéndose más rápidamente, dispersándose con facilidad, lo que no sucede con otros combustibles. También permite la combustión a altas relaciones de compresión y altas eficiencias en combustión interna. Cuando se combina con oxígeno en celdas de combustible electroquímicas, el hidrógeno puede producir electricidad directamente rebasando los límites de eficiencia del Ciclo de Carnot obtenidos actualmente en plantas generadoras de potencia (Ref. 20). Como todo combustible el hidrógeno también posee sus desventajas como por ejemplo su temperatura de licuefacción es extremadamente baja (20°K), por tanto la obtención del hidrógeno líquido requiere de un proceso altamente consumidor de energía, sin embargo aunque este gas tiene un valor de calentamiento neto de sólo 275 BTU/ft³, comparado con los 913 BTU/ft³ del metano, la menor densidad y viscosidad del hidrógeno hacen posible enviar por ducto aproximadamente la misma cantidad de energía térmica que la del metano. Los contenedores para su almacenaje son grandes y requieren material especial para su recubrimiento ya que deben mantenerse a una temperatura de -253°C (Ref. 15 y 4) que es el punto de ebullición del hidrógeno a presión atmosférica. El hidrógeno no es tóxico y no es contaminante, por esta razón su energía térmica se puede utilizar más eficientemente para calentamiento doméstico que el gas natural, debido a que se puede quemar en calentadores no ventilados siendo el agua el único producto de combustión primaria, con el único inconveniente de que es difícil de detectar sin sensores adecuados ya que es (1) incoloro, (2) inodoro y su llama es más caliente en el aire que la del gas natural, además de que (3) es casi invisible por lo que se requerirá modificar algunas características del diseño de aparatos de calentamiento como los quemadores para estufas.

Por todas estas razones el empleo del hidrógeno en un quemador para cocción de alimentos requiere tomar en cuenta estas tres últimas consideraciones mencionadas,

además de los límites de flamabilidad y detonabilidad, los cuales deben establecerse en un rango de mezcla combustible-aire dentro del cual el hidrógeno no explote, el límite de combustión inferior del H₂ en aire es de 4%, así que debe existir ventilación adecuada en caso de fuga. En cuanto a la energía mínima de ignición, para el hidrógeno es menor que para el metano o la gasolina, por ejemplo chispas de electricidad estática, superficies calientes, cerillos, etc., las cuales son suficientes para encender una mezcla hidrógeno-aire de entre 4 y 17% vol. de hidrógeno en aire. Y por último otro factor de importancia es la alta velocidad de difusión en el aire ya que se difunde mucho más rápido que otros combustibles.

2.2 COMPORTAMIENTO QUÍMICO DEL HIDRÓGENO

La combustión de una mezcla de hidrógeno con oxígeno en cantidades estequiométricas, produce agua; de la misma manera al quemar una mezcla de aire con hidrógeno, produce agua y pequeñas trazas de óxidos de nitrógeno debido a que el calor de la reacción hace que el nitrógeno del aire se combine también con el oxígeno.

El hidrógeno reacciona con todos los halógenos formando ácidos, también reacciona con azufre, selenio y telurio. La reacción es violenta y exotérmica con flúor, suave y endotérmica con yodo. El hidrógeno reacciona directamente a temperaturas elevadas con la mayoría de los metales alcalinos y alcalinotérreos para formar hidruros, que se descomponen con el agua. Muchos óxidos, haluros y sulfuros metálicos reaccionan con hidrógeno a temperaturas elevadas para formar los metales libres y por tanto, actúa como agente reductor.

En presencia de un catalizador de platino, paladio o níquel, el hidrógeno reacciona con diversos compuestos orgánicos para saturar enlaces dobles o triples y convertir aldehidos, cetonas y ésteres en alcoholes. Se le considera hidrogenación a la adición de hidrógeno a otras sustancias. Los aceites vegetales y de pescado se endurecen o solidifican mediante hidrogenación catalítica. La hidrogenación parcial clarifica algunos aceites y los hace inodoros. Los ácidos grasos, como el oleico, se convierten en ácido esteárico por hidrogenación. Los aceites de coco, cacahuate y semilla de algodón pueden adquirir el aspecto, sabor y olor de la manteca o del sebo. Las reacciones de hidrogenación representan una parte importante del empleo industrial del hidrógeno como una materia química reactiva.

El hidrógeno con masa 1 (protio) y el deuterio, son isótopos estables, mientras que el tritio, es radiactivo, y su vida media es de 12.26 años. Aunque el abundante isótopo del hidrógeno protio es el átomo más simple conocido, forma dos moléculas diatómicas distintas, a saber *ortohidrógeno*, en la cual los dos núcleos atómicos giran en la misma dirección (mismo spin), y *parahidrógeno*, en la que los núcleos giran en direcciones opuestas (spin opuesto). La composición de equilibrio del hidrógeno gaseoso es 75% orto a temperatura ambiente, pero en estado líquido cambia a 99.8% para. La transición de ortohidrógeno a parahidrógeno es exotérmica (168 cal/g), de modo que el calor liberado es suficiente para revaporizar el hidrógeno líquido (con calor de vaporización de 107 cal/g). El reconocimiento de la existencia de la transición orto-para y el desarrollo de un catalizador que equilibra la fase líquida durante la licuefacción posibilita la producción, empleo y almacenamiento de hidrógeno líquido a gran escala.

TABLA 2.1
EL HIDRÓGENO FRENTE A LOS COMBUSTIBLES TRADICIONALES

PROPIEDAD*	HIDRÓGENO	GÁS NATURAL	METANO	GASOLINA
FÓRMULA	H_2	-CH ₄	CH ₄	C ₅ - ₁₀ H ₁₂₋₂₂
PUNTO DE EBULLICIÓN [°K]	20 20.39 a 1atm (15)	(4.15) (15)	(1.4) 112	(5) 311/447 (1.4)
PUNTO DE FUSIÓN [°K]	13.96	(15)	---	---
CALOR DE FUSIÓN [MJ/Kg]	0.058 a 14°K (15)	---	---	---
CALOR DE VAPORIZACIÓN [MJ/Kg]	0.446 a 20.4 °K (15)	---	---	---
PODER CALORÍFICO	A 141.86 MJ/Kg B 119.93 MJ/Kg (11) A 142.1 MJ/Kg B 120.1 MJ/Kg (10) A 10.046 MJ/m ³ B 11.883 MJ/m ³ (11) B 37.3 MJ/m ³ (4) G 10.4 MJ/Kg L 8520 MJ/m ³ (4) 125 MJ/Kg (1) 119.27 MJ/Kg (12) -0.241818 MJ/mol (21.22)	(1.4) B 48 MJ/Kg (11) B 49.9 MJ/Kg (10) A 55.5 MJ/Kg (4) B 49.9 MJ/Kg (10) 34.5E-6 MJ/m ³ (6) B 44.5 MJ/Kg (4)	---	---
A = alto B = bajo G = gas L = líquido				
TOXICIDAD	No tóxico Asfixia	(9) (3) (20)	No tóxico Asfixia	(9) Toxico en conc. > 500ppm (9)
TEMPERATURA DE LICUEFACCIÓN [°K]	20	---	---	---
TEMPERATURA DE IGNICIÓN [°K]	858 (1.4,15)	(14) 813 (12) 922 - 983 (13)	(1.4) 813 (14)	(1.6) 530 501 - 744 (1.4) (6)

(*). Número de referencia de cada propiedad
Las definiciones de las propiedades se encuentran en el Glosario

TABLA 2.1 (continuación)
EL HIDRÓGENO FRENTE A LOS COMBUSTIBLES TRADICIONALES

PROPIEDAD	EL HIDRÓGENO	GAS NATURAL	METANO	GASOLINA
TEMPERATURA CRÍTICA [°K]	33.3 (15)	—	—	—
LÍMITES DE FLAMABILIDAD [% vol. en O ₂]	4 - 94 (8,13,15) 4 - 96 (11)	—	5.1 - 61 (8)	—
DENSIDAD DEL GAS [Kg/m ³]	NTP 0.083 (11) 70 (3,15) 0.084 (4,6) 0.09 (10) 0.089 a 0°C y 1 atm. (15)	0.78 (14) 0.65 (10) 0.424 (10)	0.71 (10) (6) 730 (5) 4.40 (1,4)	(6)
DENSIDAD DEL LÍQUIDO [Kg/m ³]	0.071 a 20.4 °K (1,4,15)	—	—	—
COEFICIENTE DE DIFUSIÓN EN AIRE NTP [m ² /s]	0.061E-3 (6,10) 0.063E-3 (11)	—	16E-6 (6)	5E-6 (6)
VELOCIDAD DE DIFUSIÓN [m/s]	2.0 (9)	—	0.51 (9)	0.17 (9)
VISCOSIDAD A 1 ATM. [Ns/m ²]	8.42E-6 a 0°C (14) 8.9E-6 a 25°C (15)	1E-5 a 0°C (14)	—	—
VELOCIDAD DE FLAMA EN O ₂ [m/s]	3.45 (1,4) 2.70 NTP (11)	0.41 (1,4)	4.5 (8)	—
VELOCIDAD DE FLAMA EN AIRE [m/s]	3.47 (13) 3.1 (8) 2.6 (12) 3.25 (2) 1.6 - 2.83 (10)	< 0.30 (14)	0.45 (10) 0.34 - 0.45 (10)	0.40 (4)
AIRE TEÓRICO PARA MAXIMA VELOCIDAD DE FLAMA [%]	57 (10)	—	0.75 (8) 0.4 (2)	(2)
RELACIÓN ESTEQUIOMÉTRICA	1/2.38 (2,10) 4 - 75 (1) 29.5 (12) 0.5 de O ₂ (13)	1/10.5 (2)	1/9.52 (2) 5 - 15 (1) 1/9.53 (10)	(1)
COEFICIENTE DE EXPANSIÓN TÉRMICA POR °C ¹	0.00356 (15)	—	—	—

(1) Número de referencia de cada propiedad.

(2) Las definiciones de las propiedades se encuentran en el Glosario.

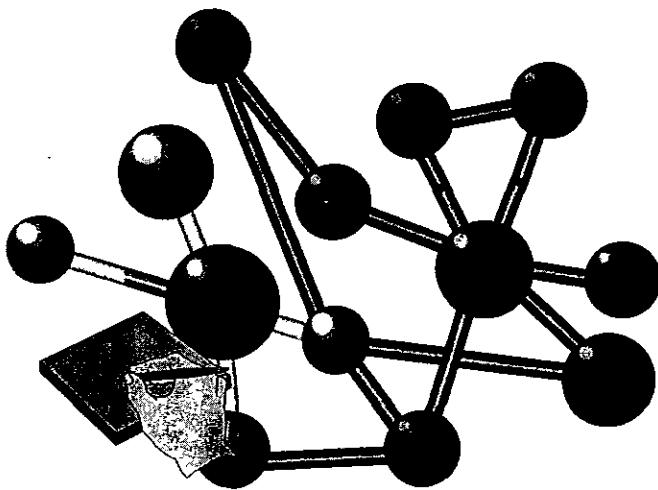
TABLA 2.1 (continuación)
EL HIDRÓGENO FRENTE A LOS COMBUSTIBLES TRADICIONALES

PROPIEDAD	HIDRÓGENO	GAS NATURAL	METANO	GASOLINA
MÍNIMA ENERGÍA DE IGNICIÓN COMB. / AIRE [mJ]	0.02 0.02 a 30% H ₂ 0.6	(11.2, 9.6, 11.15) (14) (14)	0.29 (14)	(11.6, 9) 0.24 (11)
EMISIVIDAD DE FLAMA	0.1	(1.11)	1	—
LUMINISCENCIA DE FLAMA	Baja	(4)	Media (4)	Alta (4)
LÍMITES DE DETONABILIDAD [% vol. en aire]	18.3 - 59 20 - 65 18.3 - 59 18.3 - 65 En O ₂ : 15 - 90	(14) (1) (9.13) (11) (13)	— — — — —	6.3-13.5 (1.9) — — —
ENERGÍA DE EXPLOSIÓN [g. TNT / KJ ¹]	0.17	(6)	— — — — —	0.19 (6) 0.25 (6)
RELACIÓN PESO / VOLUMEN [Kg/m ³]	69.66	(15)	— — — — —	— — — — —
CONDUCTIVIDAD TÉRMICA GAS [MJ m/s °K]	DEL	6.71E-10 A 298°K	(15)	— — — — —
PRESIÓN CRÍTICA	12.8.	(15)	— — — — —	— — — — —
CALOR ESPECÍFICO (Cp) A P = CTE. [MJ / Kg K]	[atm. Abs.]	Líquida a 17.2°K: 8.042E-3 Sólido a 13.4°K. 2.6E-3	(15)	— — — — —
CALOR ESPECÍFICO (Cv) A V = CTE. [MJ / Kg K]		0.01025 de 273 a 373°C (15)	— — — — —	— — — — —
CALOR ESPECÍFICO RELACIÓN C _p /C _v		5.83E-3 de 273 a 373 °C	(15)	— — — — —
CALENTAMIENTO NETO FRICCIÓN [MJ/m ³]	FOR	10.197	(15)	33.85 (15) — — —
CALOR DE DISOCIACIÓN [MJ/K mol]	0.429	(15)	— — — — —	— — — — —
CALOR DE VAPORIZACIÓN [MJ/Kg]	0.446	(15)	— — — — —	— — — — —

¹ Número de referencia de cada propiedad.

* Las definiciones de las propiedades se encuentran en el Glosario.

CAPÍTULO 3



*DISEÑO
TERMODINÁMICO*

3.1 BASES DE DISEÑO

Para realizar el análisis termodinámico del quemador de hidrógeno fue necesario realizar un estudio base con el fin de conocer las necesidades energéticas promedio de una familia de cinco miembros en lo que respecta al servicio de agua caliente, potabilización de agua y cocción de alimentos, en un plazo de 1 mes; considerando que este análisis contempla el empleo de una estufa de cuatro quemadores. Los resultados de esta investigación se presentan en el apéndice D

TABLA 3.1
DATOS GENERALES

Capacidad del tanque de almacenamiento	300 Kg
Caudal mísico total promedio	80 Kg/mes
Caudal mísico para cocción y potabilización de agua	40 Kg/mes
Tiempo de uso promedio de la estufa al día	7.45 hrs.

$$m_{GLP} + m_{SAC} = 80 \text{ Kg/mes}$$

m_{GLP} = Caudal mísico mensual por quemador para cocción y potabilización.

m_{SAC} = Caudal mísico para Servicio de Agua Caliente.

Entonces:

$$m_{SAC} = 80 - m_{GLP}$$

TABLA 3.2
DATOS DEL GAS L.P.

	Propano	Butano
Proporción (%)	50	50
Poder calorífico (MJ/Kg)*	46.5	46
Poder calorífico de mezcla (MJ/Kg)*	46.25	

* Ref 8

3.1.1 DETERMINACIÓN DE LA POTENCIA DEL QUEMADOR

El requerimiento calorífico para un quemador se calcula a partir de la ecuación 3.1

$$P_q = (m_{GLP}) (\Delta H_{GLP}) \quad (3.1)$$

Donde

P_q = Potencia del quemador.

m_{GLP} = Caudal mísico mensual por quemador para cocción y potabilización.

(ΔH_{GLP}) = Poder calorífico del Gas L. P.

$$P_q = 462.5 \text{ MJ/mes} = 574.82 \text{ W}$$

TABLA 3.3
RESULTADOS DEL BALANCE DE ENERGÍA

Calor requerido para cocción + potabilización + servicio de agua caliente.	3700 MJ/mes
Calor requerido para potabilización de agua y cocción de alimentos.	1850 MJ/mes
Flujo calorífico mensual por quemador (considerando 4 quemadores).	462.5 MJ/mes
Potencia por quemador (P_q)	574.82 J/s 574.82 W

3.1.2 DETERMINACIÓN DEL CAUDAL MÁSICO DE HIDRÓGENO

La reacción de combustión para el hidrógeno con oxígeno es la siguiente :



$$\Delta H^\circ_f = -241.818E-3 \text{ MJ/mol}$$

$$\Delta H^\circ_r = -120.909 \text{ MJ/Kg}$$

Con el requerimiento mensual por quemador, el calor de reacción del hidrógeno y la ecuación 3.3 se determina el gasto másico para cada quemador.

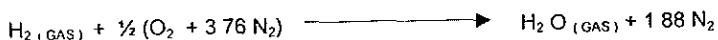
$$m = \frac{P_q}{\Delta H} = \frac{574.82 \text{ J/s}}{120.909 E + 6 \text{ J/Kg}} \quad (3.3)$$

$$m = 4.75E-6 \text{ Kg/s} = 0.00475 \text{ g/s}$$

TABLA 3.4
RESULTADOS DEL BALANCE DE MASA

	H ₂ (GAS)	O ₂ (GAS)	H ₂ O (GAS)
n (mol) estequiométricas	1	½	1
PM (g/mol):	2	32	18
n (moles/mes):	1912.5954	956.2977	1912.5954
Caudal Máximo (Kg/mes)	3.82519	30.60153	34.4267
Caudal Máximo (g/s)	0.00475	0.038	0.042

3.2 REACCIÓN DE COMBUSTIÓN HIDRÓGENO-AIRE



El oxígeno requerido para la combustión se obtiene del aire, el que prácticamente para cualquier cálculo relacionado con la combustión, se puede considerar como una mezcla de 21% oxígeno y 79% nitrógeno en volumen

Así la composición del aire seco puede interpretarse como cualquiera de las siguientes formas.

$$\text{Aire seco} = (1 \text{ mol de O}_2 + 3.76 \text{ moles de N}_2) = 4.76 \text{ moles de aire}$$

$$\text{Aire seco} = \text{O}_2 + 3.76 \text{ N}_2 = 4.76 \text{ moles}$$

$$\text{Aire seco} = 0.21 \text{ O}_2 + 0.79 \text{ N}_2$$

$$\text{Aire seco} = 2.38 \text{ moles de aire}$$

Para cálculos estequiométricos posteriores se considera que el peso molecular para el aire es de $\text{PM}_{\text{aire}} = 28.97 \text{ Kg / Kgmol}$

3.2.1 AIRE ESTEQUIOMÉTRICO

El Aire Estequiométrico ó aire teórico es la cantidad mínima de aire seco que permite contar con oxígeno suficiente para una combustión completa. De esta manera para la combustión completa del hidrógeno con aire seco se necesitan 0.5 moles de O₂ del aire para quemar completamente 1 mol de H₂ esto es:

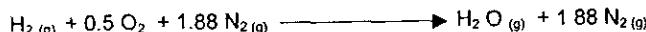
$$\text{AE} = \left(\frac{4.76 \text{ moles de aire}}{1 \text{ mol de O}_2} \right) (0.5 \text{ moles de O}_2) (\text{PM}_{\text{aire}}) = 68.9486 \text{ Kg de aire} \quad (3.4)$$

3.2.2 EXCESO DE AIRE

El Aire en Exceso es el aire que se suministra para la combustión adicional al teóricamente requerido por el combustible. Así entonces la cantidad que excede al 100% de aire teórico (ec 3.5) se le considera el % de aire en exceso. En todo problema de combustión es necesario disponer de aire en exceso para asegurar una combustión completa. Se considerará la cantidad de aire seco suministrado como la variable X:



Comprobando el balance de la ecuación se sustituye las moles de aire estequiométricas: $X=2.38$.



Posteriormente como X es variable dependiente de las entalpías (ec. 3.18), tomará valores diferentes a la cantidad estequiométrica que incluirán el aire teórico y el aire en exceso, las cuales serán el aire suministrado para la combustión:

$$X = \text{Aire estequiométrico} + \text{Aire en Exceso} = \text{moles de aire suministrado} \quad (3.5)$$

$$AS = (PM_{\text{aire}}) (n_{\text{aire}}) = (28.97)(X) = 28.97 X = \text{Kg de aire} \quad (3.6)$$

Ecuación general para calcular el aire en exceso.

$$\varepsilon = \frac{AS - AE}{AE} (100)$$

Donde: ε = Aire en exceso (%)
 AS = Kg de Aire Seco Suministrado ec. (3.6)
 AE = Aire Estequiométrico ec (3.4)

Ecuación de exceso para n moles de hidrógeno.

$$\varepsilon = \frac{28.97X - (2.38 \text{ moles de aire})(n_{\text{Hidrógeno}})(PM_{\text{Aire}})}{(2.38 \text{ moles de aire})(n_{\text{Hidrógeno}})(PM_{\text{Aire}})} (100)$$

Ecuación de exceso de aire suministrado por mol de hidrógeno:

$$\varepsilon = \frac{28.97X - 68.9486 \text{ Kg de aire estequiom.}}{68.9486 \text{ Kg de aire estequiom.}} (100) \quad (3.7)$$

El exceso ε está en función del aire seco suministrado X que es variable, por lo tanto los resultados de esta ecuación se reportan en la Tabla 3.5

3.2.3 RELACIÓN AIRE-COMBUSTIBLE

La Relación Aire-Combustible es el parámetro que determina la cantidad de aire teórico necesario para quemar completamente una cantidad de combustible, primeramente tomando como base una mol de combustible, la relación es la siguiente:

$$R_{A-C} = \frac{n_{\text{aire}}}{n_{\text{combustible}}} \quad (3.8)$$

Entonces para el sistema Aire-Hidrógeno estequiométrico la relación Aire-Combustible es:

$$R_{A-C} = \frac{n_{\text{aire}}}{n_{H_2}} = \frac{0.5 + 1.88}{1} = 2.38 \frac{\text{moles de Aire seco}}{\text{mol de } H_2} \quad (3.9)$$

Esto significa que son necesarias 2.38 moles de aire seco para quemar 1 mol de hidrógeno. Multiplicando por el peso molecular la Razón Aire-Combustible puede expresarse en términos de masa:

$$R_{A-C} = \frac{(n_{\text{aire}})(PM_{\text{aire}})}{(n_{H_2})(PM_{H_2})} = (2.38) \frac{(28.97)}{(2)} = 34.47 \frac{\text{Kg Aire}}{\text{Kg } H_2} \quad (3.10)$$

Al igual que la ec. (3.6), se ignora cuál es la cantidad de aire que se requiere para controlar la temperatura de la llama del hidrógeno, por esta razón se sustituirá el valor de 2.38 moles de aire por la variable X en la ec. (3.10) como sigue:

$$R_{A-C} = \frac{(n_{Ave})(PM_{ave})}{(n_{H_2})(PM_{H_2})} = \frac{(X)(28.97)}{(1)(2)} = \frac{28.97X}{2} \quad (3.11)$$

Como los valores de R_{A-C} cambian en función de X también se presentan en la Tabla 3.5

3.2.4 INTERVALO DE COMBUSTIBILIDAD

El intervalo de combustibilidad en función del número de moles se puede representar como el número de moles totales de mezcla combustible de la siguiente manera.

$$Y_{H_2} = \frac{n_{H_2}}{n_{H_2} + n_A s.}$$

Sustituyendo el número de moles según la ecuación de combustión:

$$Y_{H_2} = \frac{1}{1+X} \quad (3.12)$$

Como puede observarse en la ec (3.12) la cantidad de aire suministrado nuevamente es una variable, esta cantidad se determinará en la sección 3.2.5 ya que esta cantidad depende de la temperatura de flama que se desee y de la entalpía de reacción a dicha temperatura.

3.2.5 ENTALPIA DE REACCIÓN Y AIRE SUMINISTRADO X

Existe un procedimiento para determinar las entalpias de reacción estándar, a partir de la mínima cantidad de datos. Basándose en el uso de una cantidad que se determina experimentalmente: la *entalpía de formación*, la cual para el agua es:

$$Q = \Delta H^\circ = H_{\text{Productos}} - H_{\text{Reactivos}} = \bar{h}^\circ_{H_2O} - \bar{h}^\circ_{H_2} - \bar{h}^\circ_{O_2} \quad (3.13)$$

$$\Delta H^\circ_{H_2O} = -241\,818 \text{ J / mol} = -241\,818 \text{ KJ / Kmol} \quad (3.14)$$

Puesto que la entalpía del oxígeno, y el hidrógeno diatómico gaseoso son elementos establecidos a 1 atm y 25 °C, se les asigna el valor de cero es decir:

$\bar{h}^\circ_{H_2}$ y $\bar{h}^\circ_{O_2}$ en la ec. (3.13), de esta manera puede considerarse que la cantidad de calor transferida en la reacción es el calor asociado a la formación de 1 mol de H₂O gaseosa, se determina como la Entalpía Absoluta del agua y se expresa entonces como sigue:

$$\bar{h}^\circ_{H_2O} = \bar{h}^\circ_f_{H_2O} + \bar{h}^\circ_{H_2} + \bar{h}^\circ_{O_2} \quad (3.15)$$

Así por definición, la entalpía de formación estándar, de un compuesto es simplemente la energía de reacción durante la formación del compuesto a partir de sus elementos en condiciones estándar

$$\Delta H^\circ_{H_2O} = \sum_{\text{Productos}} n_i (\bar{h}^\circ_f)_i - \sum_{\text{Reactivos}} n_i (\bar{h}^\circ_f)_i$$

Esta ecuación se aplica a las reacciones en mezclas estequiométricas para sistemas abiertos en Estado Permanente con flujo también Permanente en ausencia de cambios de energía cinética, y de energía potencial, se puede describir también de la siguiente forma:

$$Q = \sum_P n_i (\bar{h}_{P2} - \bar{h}_{P0})_i - \sum_R n_i (\bar{h}_{R1} - \bar{h}_{R0})_i + \sum_P n_i (\bar{h}^\circ_f)_i - \sum_R n_i (\bar{h}^\circ_f)_i + \text{Trabajo}$$

$$\text{o bien } Q = \sum_P n_i \bar{h}_i - \sum_R n_i \bar{h}_i + \text{Trabajo}$$

En términos de la entalpía de formación, se puede ver que la entalpía total molal \bar{h}_i queda dada por:

$$\bar{h}_i = (\bar{h}^\circ_f)_i + (\bar{h}_{Tp} - \bar{h}^\circ_{298.1 \text{ atm}}) \quad \text{o bien} \quad \Delta \bar{h}_i = \Delta \bar{H}^\circ_f + (\bar{H}^T - \bar{H}^\circ) \quad (3.16)$$

Donde

$(\bar{h}_{Tp} - \bar{h}^\circ_{298.1 \text{ atm}}) \approx$ Diferencia en entalpía entre un estado dado cualquiera, y el estado de referencia a 298 °K y 1 atm de presión.

\bar{H}_T = Entalpia de formación a P=1 atm y T ≠ 25 °C

Aplicando la ec (3.16) para la reacción de combustión:



$$\begin{aligned} & [\bar{H}_{H_2}^f + (\bar{H}_{H_2}^T - \bar{H}_{H_2}^\circ)] + [X \bar{H}_{AS}^f + X(\bar{H}_{AS}^{25^\circ C} - \bar{H}_{AS}^\circ)] = [\bar{H}_{H_2O}^f + (\bar{H}_{H_2O}^T - \bar{H}_{H_2O}^\circ)] + [X \bar{H}_{AS}^f + \\ & X(\bar{H}_{AS}^T - \bar{H}_{AS}^\circ)] + \{ - [0.5 \bar{H}_{O_2}^f + (\bar{H}_{O_2}^T - \bar{H}_{O_2}^\circ)] \} \\ X \bar{H}_{AS}^{25^\circ C} - X \bar{H}_{AS}^T &= [\bar{H}_{H_2O}^f + (\bar{H}_{H_2O}^T - \bar{H}_{H_2O}^\circ)] - 0.5 (\bar{H}_{O_2}^T - \bar{H}_{O_2}^\circ) \end{aligned}$$

Despejando el número de moles de aire seco suministrado:

$$X = \frac{\bar{H}_{H_2O}^f + (\bar{H}_{H_2O}^T - \bar{H}_{H_2O}^\circ) - 0.5 (\bar{H}_{O_2}^T - \bar{H}_{O_2}^\circ)}{\bar{H}_{AS}^{25^\circ C} - \bar{H}_{AS}^T} \quad (3.17)$$

Ahora la variable X depende de la entalpía a una temperatura final o temperatura de flama "T", y la entalpía de formación estándar, tomando como la entalpía de formación del agua como -241 818 J/mol que proviene de la ec (3.2) y (3.14), así sustituyendo valores y arreglando la ec (3.17) se llega a:

$$\bar{H}_{H_2O}^f = -241 818 \text{ J/mol}^1 = -241 818 \text{ KJ / Kmol}$$

$$\bar{H}_{H_2O}^\circ = 9903.94 \text{ J/mol}^{\star\star} \approx 9903.94 \text{ KJ / Kmol}$$

$$\bar{H}_{O_2}^\circ = 8683.25 \text{ J/mol}^{\star\star} \approx 8683.25 \text{ KJ / Kmol}$$

$$\bar{H}_{AS}^{25^\circ C} = (298.42 \text{ KJ / Kg}^{\star\star}) (PM_{AS}) = 8645.23 \text{ KJ / Kmol}$$

$$X = \frac{-241818 + \bar{H}_{H_2O}^T - 0.5 \bar{H}_{O_2}^T}{8645.23 - \bar{H}_{AS}^T} \quad (3.18)$$

Utilizando la ec (3.18) y los valores de entalpias del Apéndice B correspondientes a la temperatura de flama deseada se obtiene la cantidad de Aire Seco que debe suministrarse. Como puede observarse en la sección 3.2.2 el Aire Total (AT) depende del Exceso de Aire (ϵ), éste a su vez depende del Aire Seco Suministrado (AS), y los tres dependen del número de moles de aire X necesarias para la combustión y la reducción de temperatura de la flama de hidrógeno, de la misma manera en la sección 3.2.3 la Relación

¹ Thomas E. Daubert (Ref 4)

² Keenan Chao (Ref. 2)

Aire-Combustible y el Intervalo de combustibilidad dependen de X . Ahora el valor que resulte de la ec. (3.18) podrá sustituirse en las ecuaciones (3.6), (3.7), (3.11) y (3.12) dando como resultado los valores de Aire Seco Suministrado, Exceso de Aire, Relación Aire-Combustible y el Intervalo de Combustibilidad respectivamente; los cuales también se incluyen en el Apéndice B.

Para propósitos de cálculo en el diseño de este quemador, y respetando los límites de detonabilidad, el intervalo de combustibilidad "Y" debe permanecer entre los valores de 4 y 14% es decir 0.04 y 0.14 como puede observarse en la tabla del Apéndice B los valores de Y correspondientes a este intervalo están comprendidos entre el rango de temperaturas que van desde 347.85 °C hasta más allá de 1104.85 °C, sin embargo la temperatura de flama de operación del quemador de una estufa convencional está por encima de los 800°C aproximadamente, así que los valores útiles de entalpias están comprendidos entre 900°C y 1100°C (Ver Tabla 3.5).

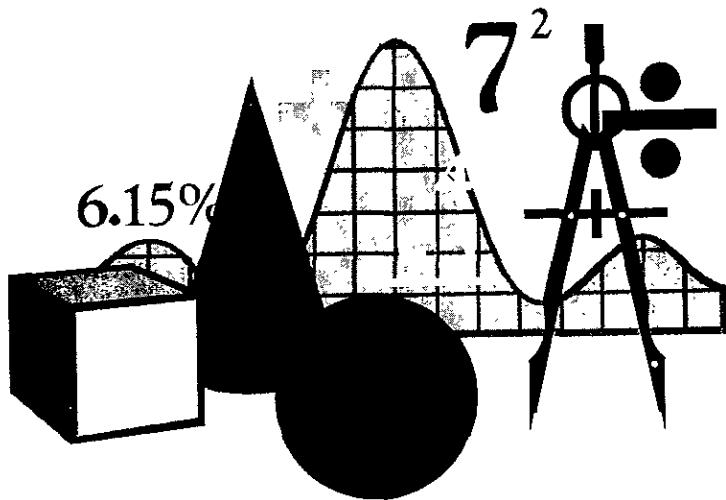
ANÁLISIS TERMODINÁMICO DEL QUEMADOR DE HIDRÓGENO

T (°K)	T (°C)	H _{molar} aire	H _{molar} O ₂	H _{molar} H ₂ O	X	Y	ε	R _{A-C}
1174	900.85	1247.26	37517.7	43276.1	7.91	0.1123	231.8	114.5
1180	906.85	1254.28	37731.2	43537.0	7.84	0.1131	229.1	113.6
1190	916.85	1266.00	38087.3	43972.9	7.74	0.1144	224.8	112.1
1200	926.85	1282.43	38586.2	44585.1	7.60	0.1163	218.8	110.0
1210	936.85	1294.18	38943.5	45023.8	7.50	0.1177	214.7	108.6
1220	946.85	1305.94	39300.6	45463.8	7.40	0.1190	210.6	107.2
1230	956.85	1317.72	39658.3	45905.0	7.31	0.1204	206.7	105.8
1240	966.85	1329.52	40016.3	46347.2	7.21	0.1217	202.8	104.5
1250	976.85	1341.33	40374.5	46190.9	7.14	0.1228	199.8	103.5
1260	986.85	1353.15	40733.0	47235.5	7.03	0.1245	195.3	101.9
1270	996.85	1364.98	41091.9	47681.3	6.95	0.1258	191.6	100.6
1280	1006.85	1372.09	41307.5	47949.5	6.90	0.1266	189.5	99.9
1290	1016.85	1383.95	41666.9	48397.3	6.81	0.1280	186.0	98.7
1300	1026.85	1395.81	42026.6	48846.1	6.73	0.1294	182.5	97.5
1310	1036.85	1407.70	42386.6	49296.0	6.65	0.1307	179.1	96.3
1320	1046.85	1419.59	42746.9	49747.3	6.57	0.1321	175.8	95.2
1330	1056.85	1431.50	43107.5	50199.5	6.49	0.1334	172.6	94.1
1340	1066.85	1443.42	43468.3	50652.8	6.42	0.1348	169.4	93.0
1350	1076.85	1455.35	43829.5	51107.5	6.34	0.1362	166.3	91.9
1360	1086.85	1467.29	44191.0	51563.1	6.27	0.1375	163.2	90.8
1370	1096.85	1479.25	44552.7	52019.8	6.20	0.1389	160.2	89.8
1371	1097.85	1480.44	44588.8	52065.5	6.19	0.1390	159.9	89.7
1372	1098.85	1481.64	44625.0	52111.2	6.19	0.1392	159.6	89.6
1373	1099.85	1482.84	44661.2	52157.0	6.18	0.1393	159.3	89.5
1374	1100.85	1484.03	44697.4	52202.8	6.17	0.1394	159.0	89.4

*Los valores de en la Tabla 3.5 se calcularon con Hoja de Cálculo Excel Versión 5.0, en donde las ecuaciones utilizadas para calcular los valores de X, Y, ε, y R_{A-C} son (3.18), (3.12), (3.7) y (3.11) respectivamente

Cabe destacar que ésta Hoja de Cálculo está disponible en disco y los valores desplegados como "DATOS DE ENTRADA DEL QUEMADOR DE GAS L. P". (Ver Apéndice B) pueden cambiarse de acuerdo a las necesidades del usuario adaptándose automáticamente todos los valores de la tabla para desplegar de inmediato X, Y, ε, y R_{A-C} para un rango de temperaturas de 26.85 °C hasta 1126.85 °C y elegir la temperatura deseada para la flama del quemador de hidrógeno que sustituirá al quemador de gas L.P.

CAPÍTULO 4



DISEÑO
AERODINÁMICO

4.1 VELOCIDAD DE COMBUSTIÓN DEL HIDRÓGENO

Es bien sabido que el hidrógeno puede desempeñar todas las funciones de los gases combustibles tradicionales, sin embargo, las características de combustión del hidrógeno dictan estrictos procedimientos de seguridad que son adaptados implícitamente durante las operaciones de producción, transportación, almacenamiento, distribución y utilización del combustible.

Como combustible, el hidrógeno posee significativas ventajas comparadas con las medidas de seguridad que deben tenerse con él. Por encima de la tradicional combustión catalítica del hidrógeno ninguno de los contaminantes asociados con los combustibles fósiles se forman, tales como el monóxido de carbono, el dióxido de azufre, partículas y oxidantes fotoquímicos.

Los productos de combustión del hidrógeno se limitan a agua y en general pequeñas concentraciones de óxidos de nitrógeno. En comparación con el gas natural y otros combustibles (Ver Fig. 4.1) el hidrógeno posee una mayor velocidad de combustión, aunque con mayor tendencia de retroceso de flama (flash back), baja densidad relativa, amplios límites de flamabilidad, y baja energía de ignición, como se menciona en la Tabla 2.1. Sin embargo el principal parámetro de combustión es la medida de la velocidad de propagación de la flama frente a una flama laminar premezclada reportada por la velocidad de combustión.

La definición teórica de la combustión se refiere al modelo de la flama unidimensional y es la velocidad de la flama frente a la normal para ella misma y relativa a los reactantes antes de la combustión. La velocidad de combustión está contemplada como una característica fundamental de una mezcla combustible gas-oxidante, y esta es dependiente sólo por encima de la temperatura y presión inicial. Así, la adquisición de una velocidad de combustión confiable para mezclas de hidrógeno-oxidante es requisito indispensable para la introducción de un gas combustible que suplirá a los convencionales.

Se han creado diversos métodos de medición de velocidades de combustión como el método de ángulo de cono, el método de rastreo de partícula, o el método de bomba, todos ellos basados en resultados experimentales promediados encaminados a obtener una medida de la velocidad del gas antes de la combustión por medida directa.

Según el trabajo realizado por D H France (Sience Applications, Inc. Canoga Park, C.A., U.S.A.) Ref. 1; Para generar mediciones de velocidad de combustión confiables para

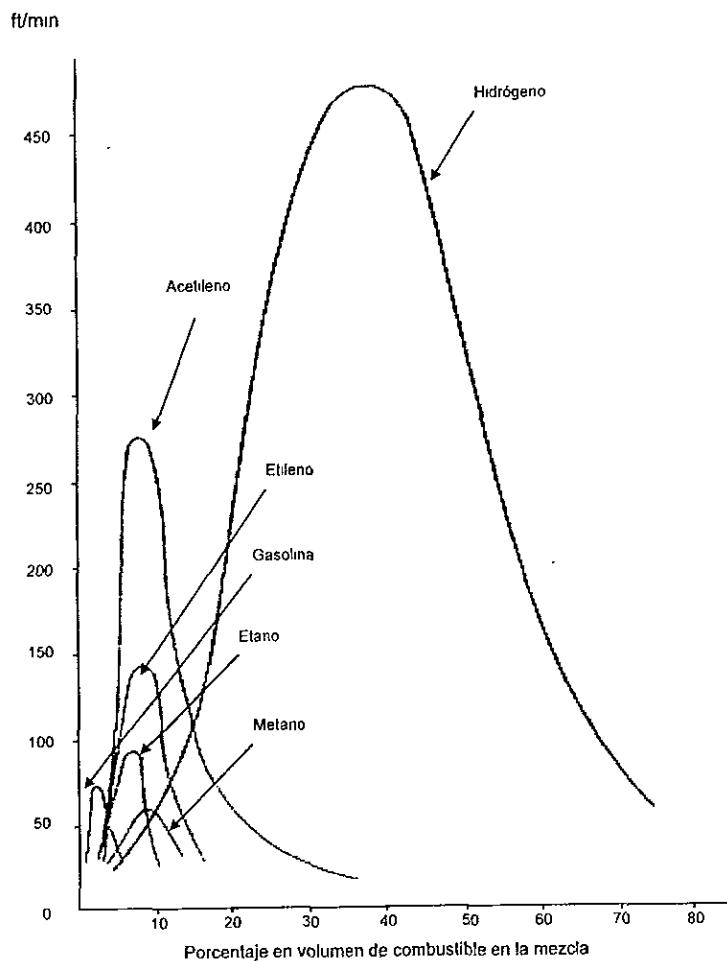


FIG. 4.1 RAPIDEZ DE FLAMA DE DIVERSOS COMBUSTIBLES

flamas de hidrógeno-aire, desarrolló una boquilla de quemador / ángulo cónico incorporado a un "Anemómetro Láser-Doppler", que provee una alternativa para métodos de rastreo de partícula para mejorar el monitoreo directo de las velocidades del gas antes de la combustión.

Para facilitar la comparación directa con otros trabajos los valores de velocidad de combustión de otros autores, D. H. France los corrigió para 1 atmósfera de presión y una temperatura del gas a 293 °K antes de la combustión. Estos resultados se presentan en la Fig. 4.2. La numeración de las curvas corresponde a los trabajos de diferentes autores como sigue:

(1) D. H. France

(4) Dixon y Lewis

(2) Scholte-Vaags

(5 y 6) Gunter y Janisch

(3) Edmondson

De acuerdo con France los resultados de estos investigadores difieren en parte, porque el uso de las velocidades del gas antes de la combustión no toman en cuenta los efectos de la llama sobre la distribución del flujo del gas, de esta manera las medidas de velocidad de combustión proveídas por France con el desarrollo de una boquilla para quemador / luminoso y la técnica del "Ángulo Cónico" / "Anemómetro Láser-Doppler", ha reducido la confusión asociada con otros datos publicados.

Por esta razón se ha hecho uso de los datos reportados por D. H. France en la Fig. 4.2 para determinar la velocidad de combustión de las mezclas hidrógeno-aire para los dos prototipos de quemadores

De acuerdo a lo establecido en la sección 3.3.5 en la Tabla 3.5 para propósito de cálculo en el diseño del quemador el intervalo de combustibilidad útil está entre 11.23 % y 13.94 % correspondientes a temperaturas de flama de 900 hasta 1100 °C; partiendo de este porcentaje y haciendo uso de la Fig. 4.2 trabajo realizado por D. H. France (curva llamada "This Work") se determina la velocidad de combustión a una composición de 11.23 % de hidrógeno para una abertura inicial de la válvula reguladora de flujo en la cual habrá una ignición inmediata al contacto con una fuente de energía mínima para la ignición (un cerillo encendido, una chispa, etc), y un porcentaje de 13.94 % de hidrógeno para una abertura total de la válvula a la cual se alcanza una temperatura de flama de 1100°C. Los resultados para la velocidad de combustión para estas composiciones se resumen en la Tabla 4.1.

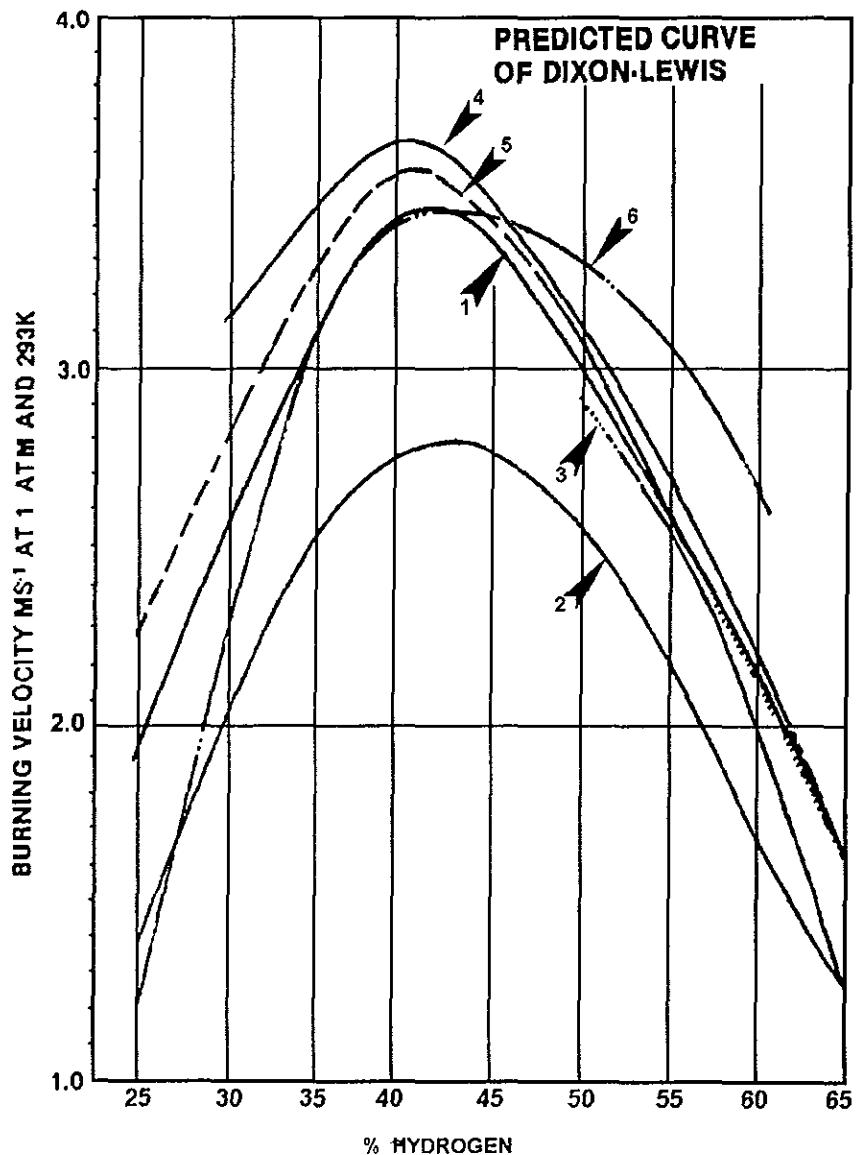


FIG. 4.2 VELOCIDADES DE COMBUSTIÓN DE MEZCLAS HIDRÓGENO-AIRE

4.2.2 PÉRDIDAS DE ENERGÍA POR FRICCIÓN

Se ha establecido que la presión de la mezcla a la salida del quemador es de 1 atm, partiendo de este dato y utilizando las dimensiones de cada sección del quemador, se calcula la caída de presión desde la salida del quemador hacia la válvula de flujo, considerando las pérdidas de energía primarias debidas a la fricción del tubo y las pérdidas de energía menores que son pequeñas en comparación a las anteriores, las cuales corresponden a las otras secciones del quemador en las cuales existen cambios que perturban la trayectoria del flujo, la energía que se pierde bajo estas condiciones se calcula bajo procedimientos experimentales y predicciones teóricas complejas, por ésta razón los procedimientos desarrollados en éste capítulo para analizar las pérdidas menores se tomaron de la Referencia 4, ya que el trabajo que realizó Mott está basado en procedimientos y análisis de muchas fuentes.

TABLA 4.2
DATOS PARA LA MEMORIA DE CÁLCULO

AIRE	HIDROGENO
$\rho = 1.18 \text{ Kg/m}^3$	$\rho = 0.84 \text{ Kg/m}^3$
$\rho M = 28.97 \text{ Kg/Kgmol}$	$\gamma = 0.82404 \text{ N/m}^3$
$\mu = 1.56E-5 \text{ Kg/ms}$	$K = Cp/Cv = 1.4 \text{ a } 1 \text{ atm. y } 25^\circ\text{C}$
$\gamma = 11.575 \text{ N/m}^3$	$Q = 4.7E-6 \text{ Kg/s}$
$Q = 0.42 \text{ Kg/s}$	
$g = 9.81 \text{ N/Kg}$	
$v = 0.5728 \text{ m/s}$	

Como se mencionó antes, el régimen de flujo es laminar y se comprueba con su Número de Reynolds.

$$N_{Re} = D v \rho / \mu \quad (4.1)$$

Donde. $D = 0.01579 \text{ m}$

$$N_{Re} = 684.13$$

TUBO

Para el tubo el factor de fricción es

$$f = 64 / N_{Re} \quad f = 0.0935 \quad (4.2)$$

Las pérdidas de energía por fricción en tuberías rectas en flujo laminar se determinan con la ecuación de Haguen-Poiseuille (ec. 4.3) la cual sólo es válida para flujos laminares ($N_{Re} < 2000$) y considera las propiedades del fluido (μ, γ), las características correspondientes a la longitud y diámetro del conducto, así como la dinámica del flujo (velocidad promedio), esta ecuación es independiente de la condición de la superficie del conducto para las pérdidas por fricción viscosa dentro del fluido determinan la magnitud de la pérdida de energía

$$h_L = \frac{32 \mu L v}{\gamma D^2} \quad (4.3)$$

Donde: $L = 0.15 \text{ m}$

$D = 0.01579 \text{ m}$

$$h_L = 0.0148622 \text{ m}$$

EXPANSIÓN SÚBITA

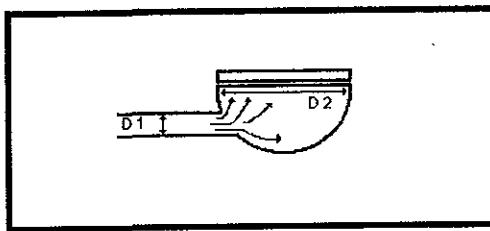


FIG. 4.4 EXPANSIÓN SÚBITA

La expansión súbita se lleva a cabo cuando el gas pasa del tubo a la sección esférica del quemador en donde la diferencia de diámetros produce una perturbación pequeña pero que genera pérdida de energía, la cual se calcula a partir de la siguiente ecuación:

$$h_L = K \left(\frac{v_1^2}{2g} \right) \quad (4.4)$$

Donde: $K = 0.86628$

$$v_1 = 0.5728 \text{ m/s}$$

$$K = \left[1 - \left(\frac{D_1}{D_2} \right)^2 \right]^2 = 0.8662831 \quad (4.5)$$

Donde: $D_1 = 0.01579 \text{ m}$
 $D_2 = 0.06 \text{ m}$

v_1 es la velocidad del conducto menor que está antes de la expansión, g es la constante de gravedad y K es el coeficiente de resistencia que depende de la proporción de los diámetros.

Sustituyendo valores en la ec. 4.4 la pérdida de energía para la expansión es:

$$h_L = 0.01448661299 \text{ m}$$

COMPRESIÓN SÚBITA

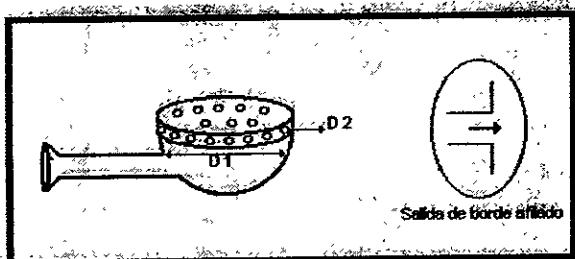


FIG. 4.5 COMPRESIÓN SÚBITA

Las pérdidas de energía debidas a una compresión súbita se originan cuando el flujo del gas pasa de la cámara de mezclado hacia la atmósfera a través de los 20 orificios de salida como lo muestra la Fig. 4.5 La pérdida de energía se calcula a partir de la ec 4.6

$$h_L = K \left(\frac{v_2^2}{2g} \right) \quad (4.6)$$

Donde v_2 es la velocidad de salida del fluido a partir de la contracción, y K es el coeficiente de resistencia que depende de la geometría de salida del orificio, en este caso la configuración de los orificios es de borde afilado para el cual existe un valor sugerido de $K=0.5$ (Ref 4 y 6) que multiplicado por el número de orificios resulta una $K_{\text{Tot}} = 10$ de esta manera la pérdida total para la salida del gas es de:

$$h_L = 0.1672 \text{ m}$$

4.2.3 CAÍDAS DE PRESIÓN

La finalidad de esta sección es de determinar la presión de alimentación a la válvula de flujo de gas, calculando la caída de presión a través del quemador de tal forma que la presión del gas a la salida del quemador sea de 1 atm.

Introduciendo las pérdidas de energía en la ecuación general de energía (ec 4.7) se determina la presión a la entrada del quemador

$$\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_{1L}^2}{2g} + h_a - h_R - h_L = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_{2L}^2}{2g} \quad (4.7)$$

Eliminando términos para un gas, y resolviendo para P_1 , se llega a la ec. 4.8 donde h_L es la suma total de las pérdidas de energía correspondientes a las ecuaciones 4.3, 4.4, y 4.6.

$$P_1 = P_2 + h_L \quad (4.8)$$

$$h_L \text{ Total} = \sum_{i=1}^n h_{Li} \quad (4.9)$$

$$h_{L \text{ Tot}} = 0.196484 \text{ m}$$

Introduciendo esta pérdida total de energía en la ec. 4.8 se determina la presión inicial del quemador en N/m² donde el valor de γ es el peso específico del aire.

$$P_1 = 1.013E5 + (0.196484) (11.575) = 101302.2743 \text{ N/m}^2$$

4.2.4 PRESIÓN A LA ENTRADA DE LA VÁLVULA

La presión P_1 calculada arriba corresponde a la presión a la salida de la válvula sin embargo para calcular la caída de presión debida al paso del fluido a través de ésta se utiliza la siguiente ecuación para flujo de gases a través de una válvula de aguja, donde la viscosidad y la densidad corresponden a las propiedades físicas del hidrógeno.

$$h_L = K \frac{v^2}{2g} \quad (4.10)$$

$$K = f(L/D) = 0.9746$$

Donde

$$(L/D) = 13 \text{ para una válvula de aguja según CRANE de flujo de fluidos.}$$

$$F = 64 / Re = 7.497 E-2$$

$$Re = (D \cdot v \cdot \rho) / \mu = (0.01579m)(0.5728m/s)(0.84Kg/m^3) / 8.9E-6 Ns/m^2 = 853.6$$

El diámetro para el número de Reynolds es de 0.5 in, y corresponde al diámetro interno del cabezal que alimenta a las válvulas de flujo de gas de la estufa.

Regresando a la ec. 4 10 la pérdida de energía a través de una válvula de aguja de acero inoxidable es:

$$h_L = (0.9746) ((0.5728)^2 / (2)(9.81 \text{N/kg})) = 1.6297 \text{E-2 m}$$

Retomando la ec 4 8 para determinar la presión del gas a la entrada de la válvula, se asume que P_2 es el valor de la presión calculada en la ecuación 4 8 correspondiente a la presión a la salida de la válvula, así entonces, resolviendo para P_1 y sustituyendo datos de la Tabla 4.2 para el hidrógeno:

$$P_1 = P_2 + h_L \gamma = 101302.2877 \text{ N/m}^2 = 1.000022583 \text{ atm.}$$

Donde:

$$P_2 = 101302.2743 \text{ N/m}^2 = 1.00002222245 \text{ atm}$$

$$h_L = 1.6297 \text{E-2 m ec (4.10)}$$

$$\gamma_{H_2} = 0.82404 \text{ N/m}^3$$

En la siguiente Tabla se resumen las caídas de presión del sistema

TABLA 4.3
CAÍDAS DE PRESIÓN

$\Delta P_{\text{Válvula}}$	$\Delta P_v = 0.226 \text{E-6 atm}$
$\Delta P_{\text{Quemador}}$	$\Delta P_q = 0.000022458 \text{ atm.}$
$\Delta P_{\text{Total del sistema}}$	$\Delta P_T = 0.000022684 \text{ atm}$

4.2.5 DISEÑO Y DIMENSIONAMIENTO DEL QUEMADOR

Las dimensiones básicas del cuerpo del quemador como son la longitud del tubo, y el dimensionamiento de la cabeza del quemador están fundamentadas en las dimensiones de los quemadores de las estufas convencionales

Es importante mencionar que la forma semiesférica de la cabeza del quemador tiene la finalidad de disminuir al máximo las turbulencias del flujo del gas en el interior del quemador

El número de orificios se estableció de manera arbitraria ya que aunque en la literatura existe una relación entre la distancia de orificio a orificio para determinar la longitud

de la flama, ésta tendría que determinarse bajo experimentación ya que no existen datos de este tipo en la literatura para el hidrógeno, por esta razón debe someterse a experimentación y determinar el efecto de la distancia entre los orificios de este quemador.

La placa reguladora de aire consta de tornillos para ajustar la cantidad de aire que entra al quemador con la finalidad de regular la longitud de flama y la temperatura de la misma.

La cabeza del quemador consta de una junta de grafito intercambiable para proporcionar luminiscencia a la flama que a simple vista sin esta junta sería poco visible al ojo humano. El material es accesible de conseguir y se planea que en un futuro cuando la junta deje de proporcionar luminosidad perceptible a la vista debido al desgaste por combustión de la misma, puede conseguirse un repuesto que se pretenda pueda estar a la venta en cualquier tienda y que sea práctico para instalarse de tal forma que la misma ama de casa pueda cambiarlo.

Por último en la parte inferior de la esfera se instalan dos bordes que sirven como soporte al cuerpo del quemador sobre el piso de la estufa.

SECCIÓN DE MEZCLADO

TUBO	
Medida nominal del tubo	0.5 in = 12.7 mm
Diámetro externo	0.840 in = 21.3 mm
Diámetro Interno	0.622 in = 15.7 mm
Espesor de pared	0.109 in = 2.7 mm
Área interna transversal	0.304 in ² = 7.7215E+3 mm ²
Material	Acero inoxidable austénico
Identificación	Cédula 40
Longitud	150 mm
CONO DEL VÉNTURI	
Material	Acero inoxidable austénico
Diámetro interno mayor	41.0 mm
Diámetro interno menor	21.3 mm
Espesor de pared	2.7 mm
PLACA REGULADORA	
Material	Acero inoxidable austénico
Diámetro del círculo interno	13 mm
Área de flujo para el aire	705.09 mm ²

SECCIÓN DE COMBUSTIÓN

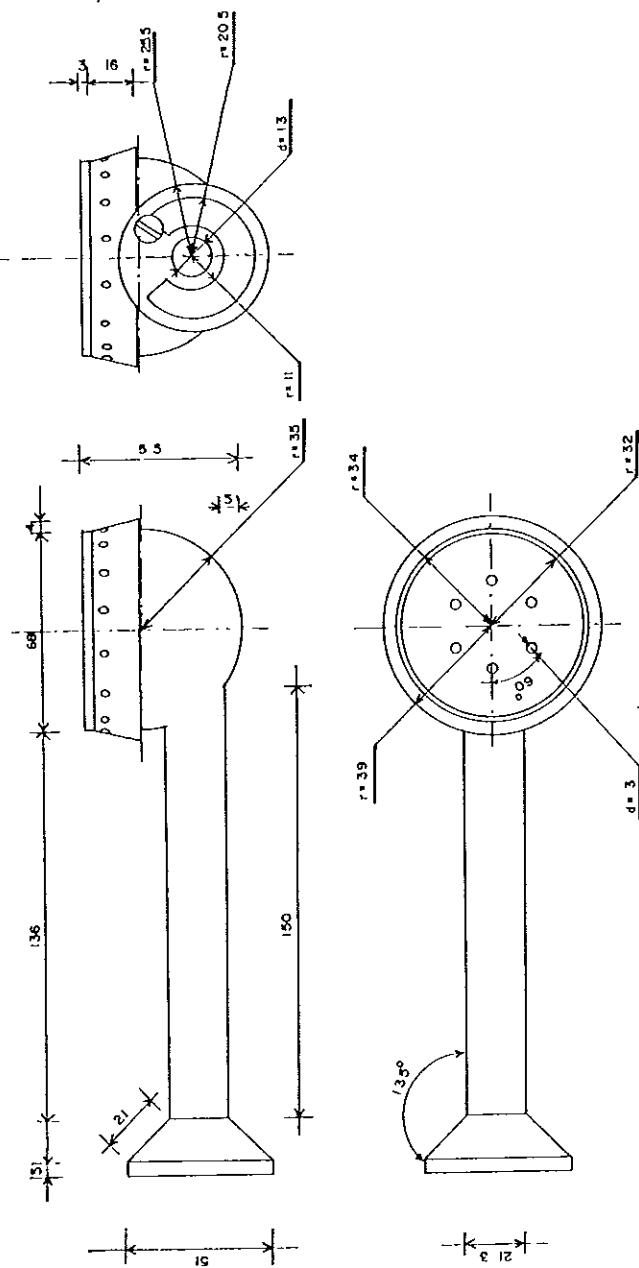
CABEZA DEL QUEMADOR	
Material	Acero inoxidable austénico
Diámetro interno	60 mm
Espesor de pared	3.8 mm
Tapa	Roscada con orificios
Diámetro externo mayor	78 mm
Altura de la tapa	19 mm
Orificios	20
Diámetro de orificio	3 mm
Junta de luminiscencia	carbón (grafito)
Diámetro interno de la junta	64 mm
Espesor de la junta	2 mm

4.2.6 DIMENSIONAMIENTO DE LA VÁLVULA

Los datos para el dimensionamiento de la válvula de flujo se resumen en la siguiente tabla

TABLA 4.4
HOJA DE DATOS PARA LA VÁLVULA

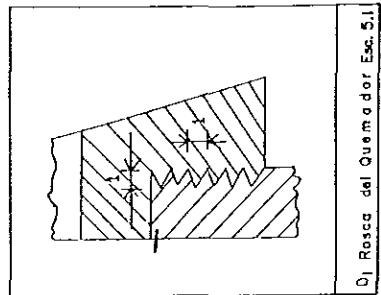
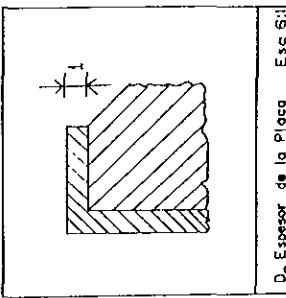
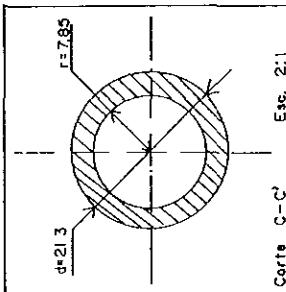
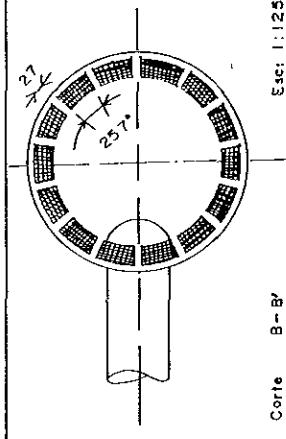
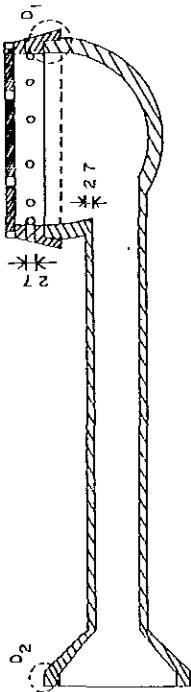
Tipo de Válvula	Aguja
Tipo de flujo	Gas Hidrógeno
$P_{\text{Alimentación}}$	$101302.2877 \text{ N/m}^2 = 1.000022583 \text{ atm.}$
P_{Salida}	$101302.2743 \text{ N/m}^2 = 1.000022451 \text{ atm}$
ΔP	$0.0134 \text{ N/m}^2 = 0.132 \text{ E-6 atm.}$
Velocidad de flujo	0.5728 m/s
Caudal máximo de flujo	4.7E-6 Kg/s
Material	Acero inoxidable



FES. ZARAGOZA	UNAM.	
VISTAS GENERALES DEL QUEMADOR CON PREMEZCLADO	Esc. 1:125 Cotas en mm	
I.Q. Jaime Martínez Ruiz	TESIS	A4 1/2
I.Q. Beatriz Ramírez Martínez	Febrero de 1999	

Corte A-A'

ESC 1:25



F.E.S. ZARAGOZA U.N.A.M	
CORTES Y DETALLES DEL QUEMADOR CON PREMEZCLADO	Esc. indicadas Colas en mm
I.Q. Jaime Martínez Ruiz	TESIS
I.Q. Beatrizeth Ramírez Martínez	Febrero de 1999
	A 4 2/2

4.3 PROTOTIPO DE QUEMADOR POR DIFUSIÓN ATMOSFÉRICA

Este prototipo carece de aire primario o de premezcla, sólo posee el llamado "aire secundario" que se obtiene simplemente del aire ambiente alrededor de la llama, en este caso la mezcla se realiza por difusión del combustible en el aire ambiente, a la salida del quemador. En este prototipo el gas injectado es la cantidad equivalente a la composición correcta de combustible-aire para la reacción de combustión.

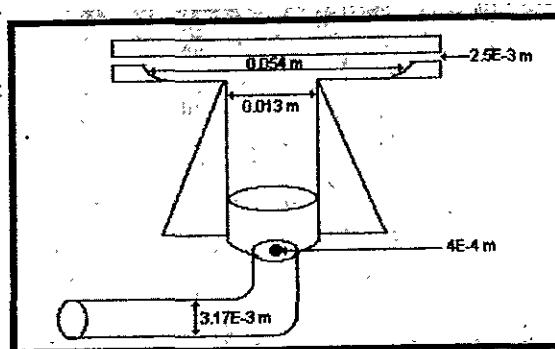


FIG. 4.6 CORTE TRANSVERSAL DEL QUEMADOR

4.3.1 PÉRDIDAS DE ENERGÍA POR FRICCIÓN

Al igual que el prototipo de premezcla la caída de presión del flujo de gas se calcula a partir de la premisa de que a la salida del quemador el gas llegue a una presión de 1 atm. De igual forma se toman en cuenta las pérdidas de energía primarias en el tubo al igual que las pérdidas de energía menores debidas a los cambios de diámetro de las secciones del quemador.

TABLA 4.5
DATOS PARA LA MEMORIA DE CÁLCULO

HIDROGENO
$\rho = 0.84 \text{ Kg/m}^3$
$\gamma = 0.82404 \text{ N/m}^3$
$K = Cp/Cv = 1.4 \text{ a } 1 \text{ atm. y } 25^\circ\text{C}$
$Q = 4.7E-6 \text{ Kg/s}$
$g = 9.81 \text{ N/Kg}$
$v = 0.5728 \text{ m/s}$
$\mu = 8.9E-6 \text{ Ns/m}^2$

El régimen de flujo sigue siendo laminar al igual que para el prototipo de premezcla De la ec. 4.1 el $N_{re} = 42\,168$.

Para la sección del tubo el factor de fricción se determina por la ec. 4.2 el cual es $f=1.5177$.

Para el flujo laminar la ecuación de Haguen-Poiseuille (ec 4.3) determina las pérdidas de energía primaria : $h_L = 0.4881 \text{ m}$

El codo de tubo es la sección siguiente a la longitud de tramo recto antes del quemador la cual posee una estructura que se explica en la Fig. 4.7

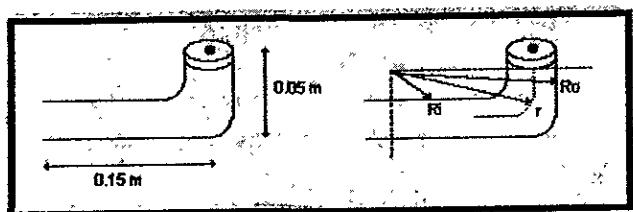


FIG. 4.7 DIMENSIONES DEL CODO DE TUBO

TABLA 4.6
DIMENSIONES DEL CODO DE TUBO

Diámetro nominal	1/8 in = 3.17 mm
Diámetro interno (D_i)	0.307 in = 7.80 mm
Diámetro externo (D_E)	0.405 in = 10.28 mm
Espesor de pared (ϵ)	0.049 in = 1.24 mm
Radio (R)	35 mm

El codo del tubo representa una perdida de energía menor que de acuerdo con la bibliografía de Robert L. Mott "Mecánica de Fluidos Aplicada" (Ref. 4) se aplica la siguiente secuencia de cálculo:

$$r = R_i + D_E / 2 \quad (4.12)$$

$$r = 35 \text{ mm} + (10.287 \text{ mm} / 2) = 40.14 \text{ mm}$$

$$r / D_i = 40.14 \text{ mm} / 7.8 \text{ mm} = 5.1461 \quad (4.13)$$

De la gráfica (Fig. 10.23 del libro de Robert L. Mott pag. 286).

$$Le / D = 15.5 \quad (4.14)$$

$$h_L = f_i (Le / D) (v^2 / 2g) \quad (4.15)$$

$$h_L = 0.3913953494 \text{ m}$$

PRIMERA COMPRESIÓN SÚBITA

La primera compresión súbita se origina cuando el gas pasa por el orificio que inyecta el gas al quemador el cual se ubica en la parte superior del codo del tubo, como se muestra en la Fig. 4.7. La perdida de energía se calcula a partir de la ec. 4.6 utilizando un coeficiente de resistencia sugerido de $K= 0.5$ para la salida de borde afilado, y los datos de la Tabla 4.5 $h_L = 8.361361876E-3 \text{ m}$ (4.16)

PRIMERA EXPANSIÓN SÚBITA

La primera expansión súbita que sufre el flujo de gas es aquella que se origina del orificio de salida arriba del codo de tubo hacia lo que es el cuerpo del quemador como se señala en la Fig. 4.8

El coeficiente de resistencia depende de la relación de diámetros (ec. 4.5) la cual es de $K= 0.99811$ y de la ec. 4.4 la perdida de energía es

$$h_L = 1.669107441E-2 \text{ m} \quad (4.17)$$

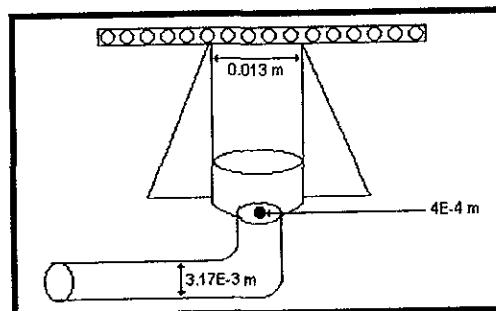


FIG. 4.8 EXPANSIÓN SÚBITA

SEGUNDA EXPANSIÓN SÚBITA

La segunda expansión súbita se origina al pasar de un diámetro de 0.013 m a un diámetro mayor de 0.054 m como se muestra en la Fig. 4.9.

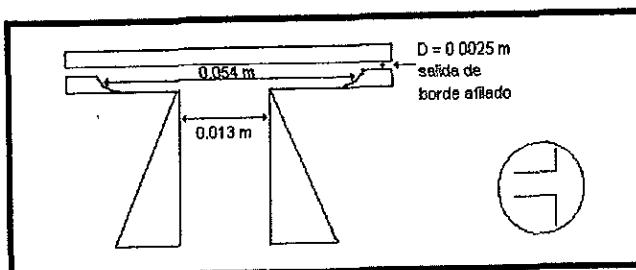


FIG. 4.9 EXPANSIÓN SÚBITA

Dicha expansión depende de los diámetros (ec. 4.5) determinando así una $K=0.88744$ m. Introduciendo este coeficiente en la ec 4.4 se origina una pérdida de energía de

$$h_L = 1.048405E-2 \text{ m} \quad (4.18)$$

SEGUNDA COMPRESIÓN SÚBITA

La segunda compresión súbita se origina cuando el gas pasa a través de los 40 orificios de salida del quemador como se ilustra en la Fig 4.9. Utilizando la ec 4.6 así como el coeficiente de resistencia sugerido para una salida de borde afilado $K = 0.5$ para cada uno de los orificios

$$\begin{aligned} K_{\text{Tot}} &= (0.5)(40) = 20 \\ h_L &= 0.33445 \text{ m} \end{aligned} \quad (4.19)$$

4.3.2 CAÍDAS DE PRESIÓN

Con los resultados de las h_L de las diferentes secciones del quemador se determina el total de pérdidas de energía con la ec. 4.9, del cual resulta una h_L total de

$$h_L \text{ Total} = 0.86243 \text{ m.}$$

Ahora con este valor de $h_L \text{ Total}$ se procede a calcular la pérdida de presión desde la inyección del gas en el tubo hasta la salida del quemador, la cual se ha establecido que debe ser de 1 atm. Haciendo uso de la Ecuación General de Energía y despejando la variable P_1 resulta la

ec 4.8 en la cual se sustituye el valor de h_L Total y el peso específico del hidrógeno, esto resulta: $P_1 \approx 101301\ 0332\ N/m^2 = 1.000010199\ atm$

Esta presión corresponde a la presión de flujo del gas a la salida de la válvula y el ΔP del quemador es de

$$\Delta P_{Sistema} = 1\ 0332\ N/m^2 = 0.000010199\ atm.$$

4.3.3 PRESIÓN A LA ENTRADA DE LA VÁLVULA

Utilizando la ec. 4.10 y despejando la presión P_1 la cual ahora corresponde a la presión antes de la válvula y donde P_2 corresponde a la presión después de la misma, sustituyendo datos y resolviendo:

$$h_i = 1.6297E-2\ m \quad (4.20)$$

Retomando la ec 4.8 para determinar la presión del gas a la entrada de la válvula, se asume que P_2 es el valor de la presión calculada antes como $P_1 = 101301\ 0332\ N/m^2 = 1.000010199\ atm$. Correspondiente a la salida de la válvula

Nuevamente utilizando la ec. 4.8 se determina P_1 :

$$P_1 = P_2 + h_L \gamma = 101301\ 046\ N/m^2 = 1.000010332\ atm$$

Donde

$$P_2 = 101301\ 0332\ N/m^2$$

$$h_L = 1\ 6297E-2\ m \text{ ec. 4.20}$$

$$\gamma_{H_2} = 0.82404\ N/m^3$$

De esta manera P_1 corresponde a la presión de alimentación de la válvula. En la Tabla 4.7 se resumen las caídas de presión.

TABLA 4.7
CAÍDAS DE PRESIÓN

ΔP Válvula	$\Delta P_v = 0.133E-6\ atm.$
ΔP Quemador	$\Delta P_q = 0.000010199\ atm.$
ΔP Total del sistema	$\Delta P_T = 0.000010332\ atm.$

4.3.4 DISEÑO Y DIMENSIONAMIENTO DEL QUEMADOR POR DIFUSIÓN ATMOSFÉRICA

Al igual que el quemador con premezcla la longitud del tubo y el diámetro de la cabeza del quemador están fundamentadas en las dimensiones de los quemadores de las estufas convencionales

El cuerpo del quemador es pequeño ya que la finalidad de este prototipo es distribuir el caudal de combustible sin necesidad de esperar un premezclado ya que este no existe sino hasta la salida del gas cuando por difusión en el aire ambiente se forma la mezcla. El número de orificios se estableció de manera arbitraria, buscando que fuera el mayor número posible para el tamaño del quemador con la finalidad de distribuir mayormente el gas a la salida y se consiga así una mejor y más rápida difusión en el aire circundante. Como ya se mencionó antes, en el diseño termodinámico el caudal de hidrógeno está establecido para un rango de operación seguro lejos de ocurrir una mezcla explosiva, este caudal está asegurado por la válvula de flujo la cual abre y cierra permitiendo un máximo de 4.7E-6 Kg/s de hidrógeno

TUBO	
Medida nominal del tubo	0.125 in = 3.17 mm
Diámetro externo	0.405 in = 10.28 mm
Diámetro Interno	0.307 in = 7.79 mm
Espesor de pared	0.049 in = 1.24 mm
Área interna transversal	0.074 in ² = 47.74 mm ²
Material	Acero inoxidable
Identificación	Cédula 105
CABEZA DEL QUEMADOR	
Material	Acero inoxidable
Diámetro interno menor	13 mm
Diámetro interno mayor	54 mm
Espesor de pared	2.5 mm
Tapa	Roscada con orificios
Diámetro externo sobre orificios	7 mm
Altura de la tapa	19 mm
Orificios	40
Diámetro de orificio	2.5 mm
Junta de luminiscencia	carbón (grafito)
Diámetro interno de la junta	76 mm
Espesor de la junta	2 mm
Altura de la junta	3 mm

ROSCA DE ENSAMBLE TIPO RECTA EN "V" AGUDA

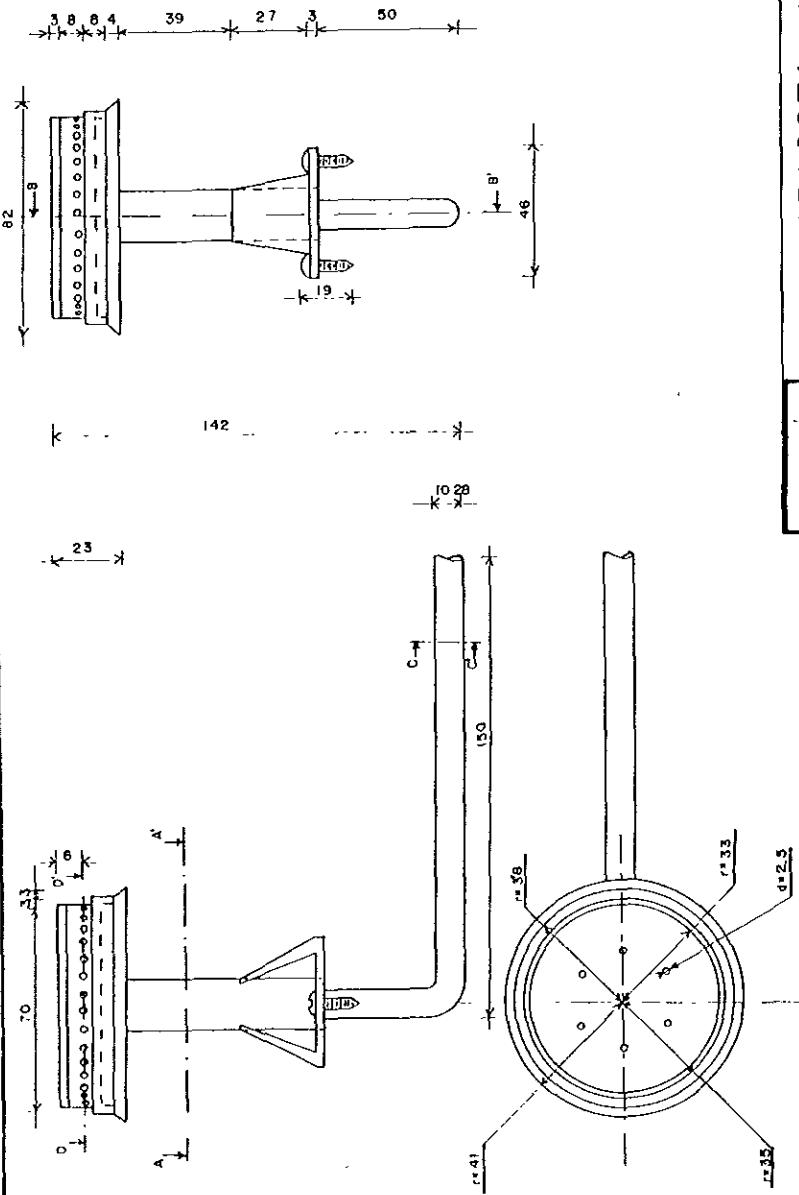
Espesor de la rosca	1 mm
Número de hilos	4

4.3.5 DIMENSIONAMIENTO DE LA VÁLVULA

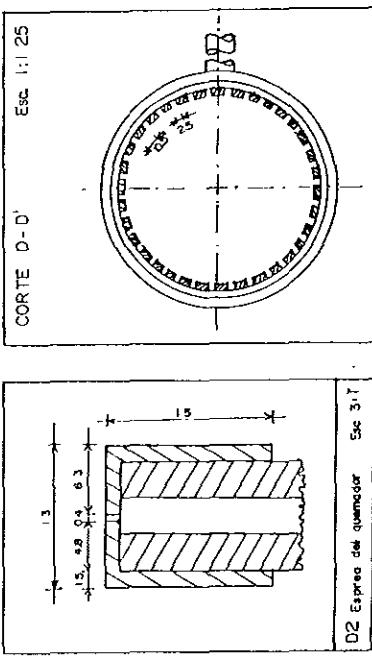
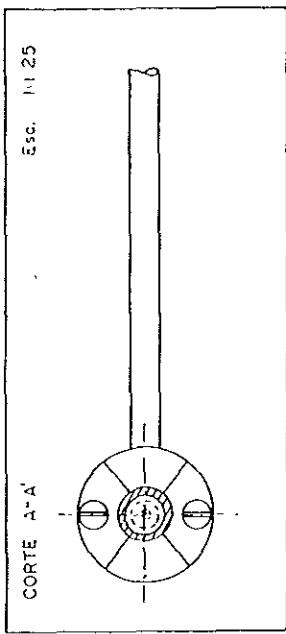
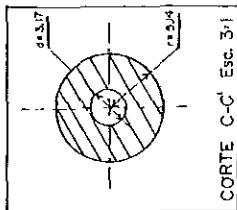
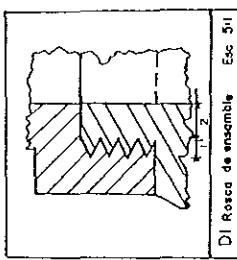
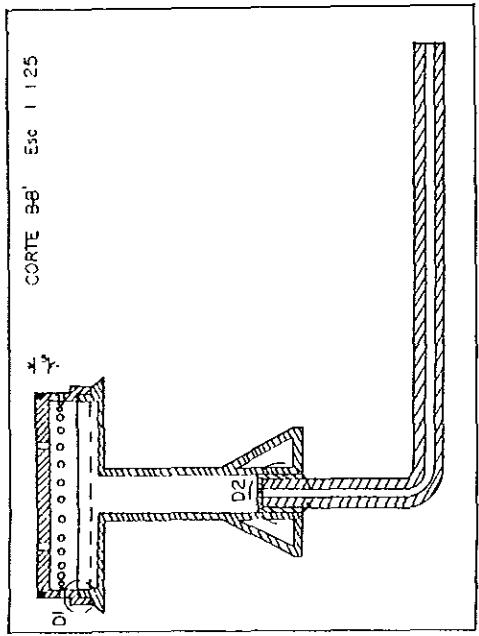
Los datos para el dimensionamiento de la válvula de flujo se resumen en la siguiente tabla:

TABLA 4.8
HOJA DE DATOS PARA LA VÁLVULA

Tipo de Válvula	Aguja
Tipo de flujo	Gas Hidrógeno
P_{Alimentación}	101301 0466 N/m ² = 1.000010332 atm.
P_{Salida}	101301.0332 N/m ² = 1.000010199 atm.
ΔP	0.0134 N/m ² = 0.133E-6 atm.
Velocidad de flujo	0.5728 m/s
Caudal máximo de flujo	4.7E-6 Kg/s
Material	Acero inoxidable



FES. ZARAGOZA UNAM.	
VISTAS GENERALES DEL QUEMADOR	Esc. 1 / 25 Cotas en mm
POR DIFUSION	
Lo. Jaime Martínez Ruiz	TÉSIS
IG. Beltrán Ramírez Martínez	Febrero de 1999
	A4 1/2



F.E.S. ZARAGOZA UNAM.		Cortes y Detalles del quemador por difusión	Esc. indicadas Cotas en mm
I.Q. Jaime Martínez Ruiz	Tesis		
I.Q. Beatriz Ramírez Martínez	Febrero de 1999	A4	2 / 2

CAPÍTULO 5



**ASPECTOS DE
SEGURIDAD**

5.1 ASPECTOS DE SEGURIDAD

Una dificultad en la economía del hidrógeno es la imagen de explosivo a raíz del incendio del Hindenburg en 1938 y la Bomba de Hidrógeno que suele asociarse con el desastre. Dos puntos preliminares a recordar son:

1. La seguridad de un combustible es comparativa. El "mejor" combustible, es el más peligroso si está en contacto con el aire en las proporciones explosivas.
2. Nuevos combustibles se consideran peligrosos sólo si se muestra que las medidas de seguridad son poco efectivas.

En general todos los combustibles químicos tales como el gas natural, la gasolina ó el hidrógeno son potencialmente peligrosos por lo tanto deberán "ser tratados con respeto". Ningún combustible es inherentemente más seguro que otro en cualquier situación de seguridad. Las evidencias indican que todos pueden ser producidos, almacenados, transportados y manejados con seguridad para uso industrial, residencial y de transporte, siempre que se tomen en cuenta las consideraciones y normas de seguridad establecidas para cada uno de ellos.

5.2 PROPIEDADES DEL HIDRÓGENO QUE LO HACEN MÁS PELIGROSO DE MANEJAR QUE EL GAS NATURAL

Las sustancias de referencia para la discusión de la seguridad del hidrógeno son:
 CH_4 y C_3H_8 .

1. Los límites de flamabilidad del hidrógeno con oxígeno son amplios. De este modo, el hidrógeno se combina explosivamente con el oxígeno cuando los límites van del 15 al 90% de hidrógeno Ref. 5. Obviamente es importante detectar las fugas y proveer una ventilación adecuada cuando se usa en espacios cerrados. El rango de flamabilidad es de importancia en los sistemas de transmisión y distribución de hidrógeno, ya que deberá ser necesario purgar las líneas con un gas inerte (por ejemplo nitrógeno) como una prioridad después del mantenimiento para evitar la formación de mezclas de hidrógeno-aire, esto para la práctica industrial con el manejo de sistemas de hidrógeno. Durante la operación

normal, por supuesto, una línea de hidrógeno ó el sistema de distribución deben ser presurizados para evitar que el aire se infiltre dentro de la línea o el sistema.

- 2 La energía de ignición es baja, así que una explosión es más fácil de producirse a menor energía
- 3 Las fugas son fáciles, la velocidad del hidrógeno es 3 veces más rápida que el metano sobre una base de volumen, pero menor que los vapores de gasolina Si el hidrógeno escapa en un espacio cerrado, éste excede el límite de explosión a 18% por volumen en 0 26 veces para la cual el gas natural lo excede en el umbral del 6%.
- 4 La velocidad de propagación de la flama es de 6 a 100 veces más (dependiendo de la cantidad de aire presente), para el hidrógeno que para el metano.
- 5 Una flama de hidrógeno-oxígeno es casi invisible.
6. No hay enfriamiento Joule-Thompson en la expansión del hidrógeno a temperatura normal. Por lo tanto, cuando el hidrógeno escapa por un orificio, proporciona calor y a veces ignición espontánea.

5.3 FORMAS EN LAS CUALES EL HIDRÓGENO ES MENOS PELIGROSO QUE EL GAS NATURAL

Hay una mejor manera para que el hidrógeno con respecto a la seguridad reduzca el paso de algunos de los puntos negativos mencionados antes.

- 1 La velocidad de escape Sobre una base de volumen, la velocidad de escape del hidrógeno es mayor que la del metano Porque el hidrógeno contiene por unidad de volumen tres veces menos energía que el metano, cuando el hidrógeno escapa lleva con él sólo 0 93 de energía cuando mucho, por unidad de tiempo con respecto al metano.
2. Cuando el hidrógeno es liberado al aire de un contenedor, éste se difunde más rápido que el metano, porque tiene una densidad mucho más pequeña El hidrógeno se disipa un poco más rápido que el petróleo.

5.4 MEDIDAS DE SEGURIDAD NECESARIAS PARA EL MANEJO DEL HIDRÓGENO

El hidrógeno no es tóxico, pero puede actuar como un simple asfixiante por dispersión o dilución en el aire hasta el punto donde el oxígeno en el aire no es suficiente para la vida, y provocar en ocasiones inconsciencia cuando se expone a grandes cantidades de hidrógeno.

Sin embargo el bajo límite de flamabilidad de sólo 4% por volumen de hidrógeno se difuye significativamente antes de alcanzarse un nivel peligroso de asfixia. La flamabilidad del gas hidrógeno está lejos de exceder un nivel peligroso de asfixia. El manejo seguro del hidrógeno requiere prestar atención a su riesgo de flamabilidad.

El hidrógeno líquido y el gas frío puede producir severas quemaduras criogénicas similares a las quemaduras térmicas al estar en contacto con la piel, la ropa o los ojos que pueden dañarse por exposición al gas frío o salpicaduras de líquido.

El contacto entre partes desprotegidas del cuerpo con tuberías o recipientes no aislados conteniendo hidrógeno líquido puede causar que la carne se adhiera y desprender al pedazo cuando se intente retirar.

Las siguientes son algunas de las precauciones que necesitan ser observadas durante operaciones de transferencia:

- 1 Sólo el personal capacitado que conozca las propiedades del hidrógeno líquido así como el equipo y procedimientos de operación, se les permitirá intervenir en operaciones de transporte.
- 2 Las tuberías que transportan servicio de hidrógeno líquido deberán purgarse con helio o hidrógeno gaseoso antes de utilizarse.
- 3 Los camiones tanque de hidrógeno deben estar estacionados adecuadamente durante las operaciones de carga y descarga.
- 4 Las operaciones de transporte de hidrógeno deben suspenderse durante las tormentas eléctricas.
- 5 Los contenedores para líquidos criogénicos deben mantenerse limpios y restringidos a este servicio. Estos contenedores deben fabricarse de Serie Tipo 300 de Acero Inoxidable, cobre, latón, aluminio, etc., excepto para equipos de vidrio especial para laboratorio. Algunos materiales, tales como acero al carbón, se vuelven quebradizos a temperaturas criogénicas y no pueden utilizarse para manejar estos líquidos.

MATERIALES DE CONSTRUCCIÓN

El hidrógeno gas no es corrosivo y puede almacenarse a temperatura ambiente utilizando metales comúnmente usados en instalaciones designadas para tener suficiente fortaleza para las presiones de trabajo involucradas. El equipo y tuberías de construcción para usar hidrógeno deberán seleccionarse considerando la posibilidad de altas presiones para el caso del almacenamiento, y temperaturas arriba de los 450°F (232°C), que para éstos prototipos la temperatura máxima será de 1100°C, a presiones atmosféricas. Los metales utilizados para equipo que contenga hidrógeno líquido deben poseer propiedades satisfactorias a muy bajas temperaturas de operación.

Los materiales convenientes incluyen el acero austénico cromo-níquel (acero inoxidable), cobre, aluminio, monel, y algunos latones y bronce. Causando el hidrógeno es absorbido dentro del acero puede causar severos e indeseables efectos tales como escamación, fracturas por dilatación, y a altas temperaturas, además puede causar descarburozación. El resquebrajamiento por hidrógeno es probablemente el más perseverante de los efectos y causa baja ductibilidad del acero a ciertos niveles de tensión o esfuerzo, y ciertas temperaturas.

Los pasos involucrados son la absorción del hidrógeno sobre la superficie del acero, la migración del hidrógeno y su retención en regiones de alto estrés y discontinuidades en el acero. El hidrógeno puede introducirse en el acero como resultado de la exposición del metal con el hidrógeno a altas presiones y temperaturas o como un resultado de la corrosión del metal en soluciones acuosas.

SEGURIDAD EN EL MANEJO DE HIDRÓGENO

Contrariamente a la práctica general con otros cilindros de gas la regulación y válvulas de control no es aconsejable para aberturas parciales.

Cuando se trata de cilindros aplican las reglas de gas comprimido pero son necesarias precauciones extra en el manejo del gas hidrógeno. La válvula del cilindro debe colocarse después del regulador, (el retroceso del gas puede causar retroceso de flama). Despues de colocar el regulador y antes de abrir la válvula del cilindro, revisar que el regulador esté cerrado y el tornillo de ajuste abierto.

Después de abrir la válvula del cilindro lentamente con la válvula de salida señalando hacia otro lado, no frente a uno mismo. Totalmente abierta la válvula (para minimizar la ignición) cuando el cilindro está en uso (conectada dentro de un sistema de tuberías)

MANEJO DE FUGAS Y EMERGENCIAS

La situación con el manejo del gas hidrógeno a nivel doméstico, obliga a que éste sea provisto de un colorante y/o odorante introducido dentro del combustible en pequeñas cantidades esto comúnmente se utiliza para detectar la sustancia (con efectividad en concentraciones muy pequeñas).

Las fugas en cilindros de hidrógeno deben manejarse con especial cuidado. Si el hidrógeno se escapa desde la válvula del cilindro incluso cuando la válvula está cerrada, o si la fuga ocurre a la presión de la válvula de relevo, remover cuidadosamente el cilindro a un lugar abierto y alejarlo de cualquier posible fuente de ignición

Hay que extremar precauciones al no emplear cilindros defectuosos porque el hidrógeno que escapa puede encenderse fácilmente con cualquier fuente de ignición y así, encenderá con una llama casi invisible que puede instantáneamente dañar a cualquiera que se encuentre en contacto con ella. La presencia de una llama de hidrógeno puede detectarse por aproximación con una "pajilla" acercándola frente a la llama para hacerla visible

Para fugas en sistemas de hidrógeno líquido, observar las mismas precauciones anotadas arriba. Aislar y restringir el acceso al área, eliminar cualquier fuente de ignición en las inmediaciones al área de la fuga. Notificar inmediatamente al proveedor de hidrógeno para recibir instrucciones y/o asistencia El personal deberá usar equipo de protección antes de atender el manejo ó reparación de cualquier fuga

Si el hidrógeno se enciende, déjelo quemarse, manteniendo los alrededores fríos roceando agua para prevenir la dispersión del fuego, pero no esparcir agua directamente sobre la llama. De esta manera, una acumulación del gas que puede producir una explosión puede evitarse.

Precaución El agua nunca será directamente descargada sobre la válvula del sistema en grandes volúmenes, porque facilitaría el potencial de taponamiento como resultado de la formación de hielo.

PRIMEROS AUXILIOS

Si una persona está consciente y presenta síntomas de asfixia deberá conducirse a un área no contaminada para que respire aire fresco. Una persona inconsciente deberá llevarse a un área no contaminada y darle respiración artificial con administración simultánea de oxígeno tan pronto como sea posible.

Los líquidos criogénicos pueden causar quemaduras similares a las quemaduras térmicas cuando están en contacto con la piel y deberán atenderse inmediatamente. Enjuagar el área afectada de la piel con agua tibia (entre 40 y 45°C) hasta que la temperatura de la piel regrese a la normalidad, y dar atención médica tan pronto como sea posible.

5.5 ADITIVOS PARA EL HIDRÓGENO

El gas natural es odorizado para ayudar a su detección, de la misma manera al gas hidrógeno debe colocársele un odorante con el fin de localizar una posible fuga, el odorante debe ser un mercaptano, en cantidad de 0.02% por cantidad de combustible hidrógeno (Ref 4).

Iluminantes: Para los quemadores de hidrógeno, la llama es muy poco visible por lo tanto algunos autores consideran necesario un iluminante como el sódio-orgánico aunque no mencionan de qué manera usarlo. De otra manera puede hacerse uso de un colorante para detectar las fugas de hidrógeno.

En este sentido, para los quemadores de este trabajo se propone utilizar una junta de carbón (grafito), en las salidas de la llama para que al encender, las partículas que se queman proporcionen una coloración amarillenta a la llama, y de esta manera el usuario pueda percatarse de la presencia e intensidad de la llama, para fines de regulación de la misma según convenga a las necesidades de cocción.

5.6 USOS INDUSTRIALES Y SEGURIDAD

Las principales contribuciones aquí tienen que ver con el trabajo que desarrolla la NASA en transporte y distribución con hidrógeno, en forma gaseosa y líquida en grandes cantidades. Así la NASA ha desarrollado tanques de almacenamiento, tanques de transporte, accesorios, etc.

La Corporación Linde ha hecho muchas contribuciones en la tecnología del manejo del hidrógeno, particularmente en forma de líquido.

En cuanto a usos se refiere, grandes cantidades de hidrógeno son producidas y transportadas por gasoductos para su empleo en refinerías, petroquímicas, y grandes volúmenes para químicos que necesitan hidrotratamientos, reformaciones catalíticas e hidrocrracking.

Pequeñas cantidades de hidrógeno son producidas y enviadas por gasoducto para su uso en industrias tales como: química, metalúrgica, grasas y aceites, vidrio y electrónica.

Para algunos de estos pequeños usuarios la entrega del hidrógeno se lleva a cabo en forma de hidrógeno gaseoso en cilindros o carros tanque o por descarga en cascada a cilindros de almacen.

El hidrógeno se emplea en la producción de una gran variedad de químicos:

- 1 Tintas: En la manufactura de tintas de derivados de anilina producida por nitrobenceno y derivados de toluidina producida a partir de nitrotolueno.
- 2 Catalizadores: Para producir aluminio álcalis, compuestos de cobalto, metalhidruros, y una gran variedad de níquel y otros más.
3. Saborizantes y fragancias: Se utiliza para elaborar sabores y fragancias las cuales son generalmente obtenidos de unos pocos químicos intermedios.
4. Pesticidas: Utilizado en la manufactura de complejos, con propiedades químicas varias de las cuales se sabe que requieren hidrogenación
- 5 Halógenos orgánicos: Para manufacturar una variedad de químicos utilizados en síntesis orgánicas tales como dibromobutano, pentaclorobenceno, o fluorocarbonos.
- 6 Plásticos y fibras sintéticas: Utilizado para la producción de polietileno y polipropileno de alta densidad, así como también se utiliza en la producción de productos intermedios para el poliuretano, nailon, y fibras de poliamida
- 7 Químicos especiales: El hidrógeno se usa en la producción de gran variedad de químicos especiales incluyendo productos intermedios en la producción de combustibles para cohetes de alta-energía y otras aplicaciones únicas.
- 8 Petróleo. Se emplea para la hidrogenación de productos insaturados de petróleo

En la industria metalúrgica el hidrógeno se emplea en la producción de varios productos:

- ❖ Tratamiento de calor Los metales ferrosos son tratados bajo atmósferas controladas para cambiar sus propiedades físicas. Se usan atmósferas protectoras para excluir el oxígeno y prevenir la oxidación del metal a elevadas temperaturas para el horneado. Las atmósferas protectoras contienen hidrógeno.
- ❖ Producción de metal La refinación básica del tungsteno, molibdeno, y magnesio utiliza el proceso de hidrometalurgia, que requiere de grandes volúmenes de hidrógeno para producir oxidación de metal.
- ❖ Soldadura y corte. El hidrógeno es utilizado con oxígeno en soldadura y corte oxihídrico, su temperatura alcanza hasta los 2204°C, la cual es adecuada para cortes metálicos bajo el agua, así como también aplicada en el trabajo y fabricación de cuarzo y vidrio

ALMACENAMIENTO

Los requerimientos específicos para almacenar hidrógeno están contenidos en la NFPA 50 A Standard for Gaseous Hydrogen Systems at Consumer Sites, y NFPA 50 B, Standard for Liquefied Hydrogen Systems at Consumer Sites.

Los depósitos de almacenamiento portátiles y estacionarios, deben de inspeccionarse periódicamente por:

1. Corrosión de recipientes y soportes
2. Condiciones de presión en accesorios de alivio
3. Operaciones propias de las válvulas de no retorno,
4. Condiciones de las tuberías plegables

Deberán desarrollarse periódicamente una prueba de fuga con una solución jabonosa u otra sustancia adecuada para la detección de fugas, a máxima presión de operación

CÓDIGOS DE SEGURIDAD

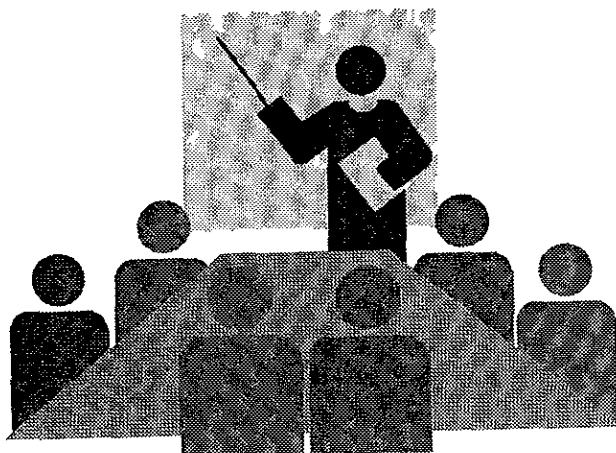
La NASA y la Fuerza Aérea de los Estados Unidos han establecido prácticas de seguridad y procedimientos para distribución del hidrógeno, el principal documento en la NASA es el Tech. Memo. TMX-5254. Este documento es un "Manual de Seguridad del Hidrógeno" y accesorios con detalle, con aspectos prácticos de seguridad con respecto a circunstancias en las que se usa el hidrógeno. Este documento describe los diseños principales de manufactura de aparatos, la eliminación de las fuentes de ignición, protección de personal, procedimientos de operación detallados, etc.

En la Tabla 5.1 se enlistan una serie de documentos sobre la seguridad y manejo del hidrógeno, los cuales son útiles para construir y diseñar equipo de almacenamiento de hidrógeno y transporte del mismo.

TABLA 5.1
GUÍA REGULADORA AMERICANA PARA LA DISTRIBUCIÓN DEL HIDRÓGENO

Método de distribución	Especificación de equipos	Regulación de embarque	Estándares de instalación
Cilindro líquido.	TCG 173.57	TCG 173.316	NFPA 50B
Contenedor líquido.	ASME / (Ref. CGA 341)	Permiso especial
Carro tanque líquido.	TCG 173.316	TCG 173.316
Estación de servicio líquido	ASME	NFPA 50B
Cilindro de gas.	ASME / TCG 178.36 -37	TCG 173.301	NFPA 567
Contenedor cilíndrico de gas	ASME / TCG 178.36.-37	TCG 173.301	NFPA 567
Líneas de gas	ANSI B31.8	DOT Título 9 Parte 192

CONCLUSIONES



CONCLUSIONES

El hidrógeno como fuente de energía térmica posee las cualidades más deseables como combustible ya que es tres veces más energético que los hidrocarburos, la alta temperatura de flama, baja energía calorífica por radiación y amplio rango de composiciones, lo hacen un combustible seguro en muchas aplicaciones en las que actualmente se emplean gas natural e hidrocarburos; la mayor ventaja es que se puede almacenar a diferencia de la electricidad que hay que utilizarla conforme se genera, en este sentido el empleo del hidrógeno como vector energético es una opción que ha ido cobrando fuerza en las tareas de investigación en países como Canadá, E U A , Alemania y Japón desarrollando dispositivos para obtener energía útil que incluyen desde quemadores de cocina hasta propulsores de vehículos espaciales pasando por automotores y generadores de vapor. En un futuro no muy lejano el hidrógeno sustituirá a los combustibles fósiles y la introducción de este vector energético a través de fuentes renovables traerá consecuencias positivas sobre la estabilidad política mundial ya que estas últimas están distribuidas de manera más homogénea que las reservas de hidrocarburos evitando así tensiones políticas y económicas mundiales sin mencionar que aún es posible recuperar la estabilidad ecológica del planeta

El presente trabajo es una propuesta de solución para cambiar el gas L.P. por gas hidrógeno a nivel doméstico empleando dos quemadores prototípico cuyas características térmicas cubren las necesidades básicas de cocción de alimentos y potabilización de agua operando a temperaturas entre 900 a 1100°C que están en el intervalo aproximado de la temperatura de flama de las estufas convencionales, bajo un rango de mezcla H₂ - Aire seguro, además de una junta de grafito que permitirá la visualización de la flama para la regulación de la misma y seguridad del usuario El material así como el diseño aerodinámico de los prototipos posee un fundamento teórico debido a que por ser un accesorio innovador en el campo de las estufas domésticas no existen normas o datos técnicos que puedan servir de guía como es el caso de los orificios de salida que se distribuyen bajo tablas y gráficas experimentales sobre el comportamiento de la flama del combustible (gas L.P.).

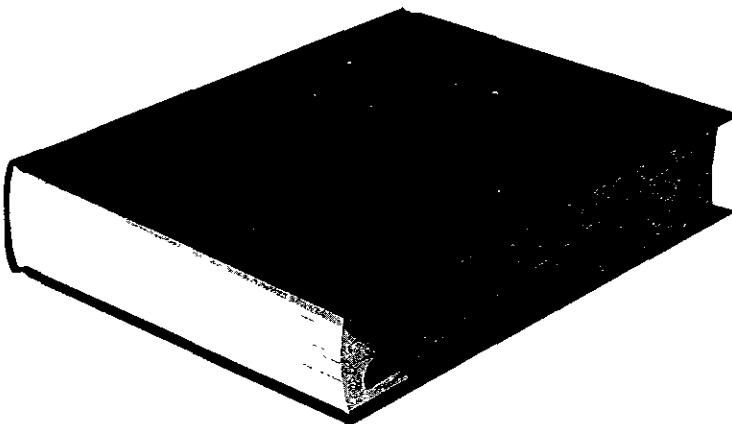
Entre los criterios generales de seguridad, se propone la odorización del gas hidrógeno con etil-mercaptano y el empleo de acero inoxidable austénico para el cuerpo de los quemadores ya que la naturaleza corrosiva del hidrógeno a altas temperaturas necesita de un material resistente, sobre todo para su empleo a nivel prototípico. Así mismo, la válvula

de flujo también se propone de este material ya que las válvulas de aguja se elaboran de diversos materiales incluyendo el acero inoxidable.

Por otro lado la base de cálculo en hoja electrónica para la composición de la mezcla H₂-Aire puede emplearse tanto para un quemador doméstico como para un quemador industrial fijando la temperatura de flama que se deseé alcanzar y el caudal másico mensual que se emplea con el combustible que se desea reemplazar (gas L.P.).

Los planos incluyen las dimensiones para ambos prototipos las cuales cumplen con los espacios estructurales de las estufas convencionales, con el propósito de que puedan construirse e implementarse en un futuro.

APÉNDICE A



APÉNDICE A (continuación)

Table 16 Water Vapor $\bar{m} = 18.0152$

T K	t C	\bar{c}_p J g-mol K	\bar{c}_v J g-mol K	$k = \frac{\bar{c}_p}{\bar{c}_v}$	a m s
100	-173.15	33.301	24.986	1.333	248.0
120	-153.15	33.313	24.999	1.333	271.7
140	-133.15	33.320	25.006	1.333	293.4
160	-113.15	33.327	25.013	1.332	313.7
180	-93.15	33.337	25.022	1.332	332.7
200	-73.15	33.350	25.035	1.332	350.7
250	-23.15	33.426	25.111	1.331	391.9
300	26.85	33.596	25.282	1.329	428.9
350	76.85	33.879	25.564	1.325	462.7
400	126.85	34.262	25.948	1.320	493.7
450	176.85	34.720	26.406	1.315	522.6
500	226.85	35.226	26.912	1.309	549.6
550	276.85	35.764	27.450	1.303	575.1
600	326.85	36.325	28.010	1.297	599.3
650	376.85	36.902	28.588	1.291	622.3
700	426.85	37.495	29.181	1.285	644.3
750	476.85	38.102	29.788	1.279	665.4
800	526.85	38.721	30.407	1.273	685.7
850	576.85	39.350	31.036	1.268	705.3
900	626.85	39.987	31.672	1.263	724.2
950	676.85	40.627	32.312	1.257	742.5
1000	726.85	41.267	32.953	1.252	760.2
1050	776.85	41.905	33.590	1.248	777.5
1100	826.85	42.536	34.221	1.243	794.4
1150	876.85	43.158	34.843	1.239	810.8
1200	926.85	43.768	35.453	1.235	826.9
1300	1026.85	44.945	36.630	1.227	858.0
1400	1126.85	46.054	37.740	1.220	888.0
1500	1226.85	47.090	38.776	1.214	916.9
1600	1326.85	48.050	39.736	1.209	945.0
1700	1426.85	48.935	40.621	1.205	972.2
1800	1526.85	49.749	41.434	1.201	998.7
1900	1626.85	50.495	42.181	1.197	1024.6
2000	1726.85	51.180	42.866	1.194	1049.8
2100	1826.85	51.809	43.494	1.191	1074.5
2200	1926.85	52.387	44.073	1.189	1098.6
2300	2026.85	52.921	44.607	1.186	1122.2
2400	2126.85	53.414	45.100	1.184	1145.4
2500	2226.85	53.873	45.559	1.182	1168.1
2600	2326.85	54.301	45.986	1.181	1190.3
2700	2426.85	54.702	46.388	1.179	1212.2
2800	2526.85	55.080	46.765	1.178	1233.7
2900	2626.85	55.437	47.123	1.176	1254.8
3000	2726.85	55.778	47.464	1.175	1275.6
3100	2826.85	56.103	47.789	1.174	1296.0
3200	2926.85	56.416	48.101	1.173	1316.1
3300	3026.85	56.718	48.403	1.172	1335.9
3400	3126.85	57.010	48.696	1.171	1355.4
3500	3226.85	57.295	48.981	1.170	1374.6
3600	3326.85	57.573	49.259	1.169	1393.5

APÉNDICE A (continuación)

SYMBOLS AND UNITS USED IN TABLES

- a velocity of sound = $\sqrt{kRT/\bar{m}}$, ms⁻¹
 \bar{c}_p specific heat at constant pressure, JK⁻¹g·mol⁻¹
 \bar{c}_v specific heat at constant volume, JK⁻¹g·mol⁻¹
 h enthalpy per mole, J g·mol⁻¹
 k \bar{c}_p/\bar{c}_v
 \bar{m} molecular weight, g g·mol⁻¹
 p_r relative pressure^{*}
 R universal gas constant = 8.31441 JK⁻¹g·mol⁻¹
 T temperature, K
 t temperature, °C
 u internal energy per mole, J g·mol⁻¹
 v_r relative volume^{*}
 $\phi = \int_{T_0}^T \frac{\bar{c}_p}{T} dT$, JK⁻¹g·mol⁻¹

The ratio of the pressures p_a and p_b corresponding to the temperatures T_a and T_b , respectively, along a given isentropic is equal to the ratio of the relative pressures p_{ra} and p_{rb} as tabulated for T_a and T_b , respectively. Thus

$$\left(\frac{p_a}{p_b} \right)_{s=\text{constant}} = \frac{p_{ra}}{p_{rb}}$$

Similarly

$$\left(\frac{v_a}{v_b} \right)_{s=\text{constant}} = \frac{v_{ra}}{v_{rb}}$$

APÉNDICE B



ANÁLISIS TERMODINÁMICO DEL QUEMADOR DE HIDROGENO

DATOS DE ENTRADA DEL QUEMADOR DE GAS L.P.

Uso promedio diario del quemador (hr/día) 7 45
 Tamaño del tanque de almacenamiento (Kg): 300
 Gasto promedio mensual del Gas L.P. (Kg/mes) 80

Requerimiento calorífico mensual del quemador (W): 574.8197
 Gasto másico de hidrógeno por segundo (g Hz/s): 0.004754
 Gasto másico de hidrógeno al mes (Kg de Hz/mes). 1.062553

T (°K)	T (°C)	H ₂ aire	H ₂ O ₂	H ₂ -H ₂ O	X	Y	Z	R _w
300	26.85	300.43	8737.6	9966.1	4056.89	0.0002	170181.1	58764.0
310	36.85	310.48	9031.7	10302.4	675.58	0.0015	28256.4	9785.8
320	46.85	320.53	9326.4	10639.0	368.20	0.0027	15354.7	5333.4
330	56.85	330.59	9621.6	10976.3	252.86	0.0039	10513.2	3662.6
340	66.85	340.66	9917.5	11314.0	192.42	0.0052	7976.5	2787.2
350	76.85	350.73	10214.1	11652.7	155.25	0.0064	6416.5	2248.8
360	86.85	360.81	10511.4	11991.5	130.06	0.0076	5359.2	1884.0
370	96.85	370.91	10809.5	12331.5	111.85	0.0089	4594.8	1620.2
380	106.85	381.01	11108.4	12672.0	98.09	0.0101	4017.3	1420.9
390	116.85	391.12	11408.2	13013.5	87.32	0.0113	3565.3	1264.9
400	126.85	401.25	11708.8	13355.6	78.66	0.0126	3201.5	1139.3
410	136.85	411.38	12010.3	13698.7	71.54	0.0138	2902.9	1036.3
420	146.85	421.54	12312.8	14042.6	65.59	0.0150	2652.9	950.0
430	156.85	431.70	12616.2	14387.6	60.54	0.0163	2440.9	876.9
440	166.85	441.88	12920.5	14733.3	56.19	0.0175	2258.7	814.0
450	176.85	452.07	13225.9	15080.1	52.42	0.0187	2100.4	759.4
460	186.85	462.28	13532.2	15427.8	49.12	0.0200	1961.6	711.5
470	196.85	472.51	13839.6	15776.4	46.19	0.0212	1838.8	669.1
480	206.85	482.76	14147.9	16126.2	43.59	0.0224	1729.5	631.3
490	216.85	493.02	14457.3	16476.6	41.25	0.0237	1631.6	597.6
500	226.85	503.30	14767.7	16828.4	39.15	0.0249	1543.3	567.1
510	236.85	513.60	15079.1	17781.3	37.15	0.0262	1459.3	538.1
520	246.85	523.93	15391.6	17535.2	35.51	0.0274	1390.4	514.3
530	256.85	534.27	15705.0	17889.9	33.92	0.0286	1323.9	491.4
540	266.85	544.63	16019.5	18246.1	32.47	0.0299	1262.8	470.3

T (°K)	T (°C)	H alfa	H + O ₂	H + HO	X	Y	Z	R
960	686.85	1000.69	29995.2	34263.7	10.94	0.0838	359.1	158.5
970	696.85	1012.03	30342.2	34671.8	10.75	0.0851	351.4	155.8
980	706.85	1023.39	30689.7	35081.3	10.57	0.0864	343.8	153.2
990	716.85	1034.66	31037.7	35492.1	10.40	0.0877	336.6	150.7
1000	726.85	1046.16	31386.2	35904.1	10.23	0.0890	329.4	148.2
1010	736.85	1057.57	31735.1	36317.5	10.07	0.0904	322.5	145.8
1020	746.85	1069.01	32084.5	36732.0	9.91	0.0917	315.8	143.5
1030	756.85	1080.46	32434.3	37147.8	9.75	0.0930	309.2	141.2
1040	766.85	1091.93	32784.6	37565.0	9.60	0.0944	302.9	139.0
1050	776.85	1103.41	33135.3	37983.4	9.45	0.0957	296.7	136.9
1060	786.85	1114.92	33486.4	38403.1	9.31	0.0970	290.7	134.8
1070	796.85	1126.44	33838.0	38823.9	9.17	0.0984	284.8	132.8
1080	806.85	1137.98	34190.0	39246.1	9.03	0.0997	279.1	130.8
1090	816.85	1149.54	34542.4	39669.7	8.90	0.1010	273.5	128.9
1100	826.85	1161.11	34895.2	40094.4	8.77	0.1024	268.1	127.0
1110	836.85	1172.70	35248.4	40520.5	8.64	0.1037	262.8	125.2
1120	846.85	1184.31	35601.9	40947.5	8.52	0.1050	257.6	123.4
1130	856.85	1195.93	35955.9	41376.0	8.40	0.1064	252.6	121.7
1140	866.85	1207.57	36310.2	41805.7	8.28	0.1077	247.7	120.0
1150	876.85	1219.23	36664.9	42236.8	8.17	0.1091	242.9	118.3
1160	886.85	1230.90	37020.0	42669.0	8.06	0.1104	238.2	116.7
1170	896.85	1242.58	37375.4	43102.3	7.95	0.1118	233.6	115.1
1174	900.85	1247.26	37517.7	43276.1	7.91	0.1123	231.8	114.5
1180	906.85	1254.28	37731.2	43537.0	7.84	0.1131	229.1	113.6
1190	916.85	1266.00	38087.3	43972.9	7.74	0.1144	224.8	112.1
1200	926.85	1282.43	38586.2	44585.1	7.60	0.1163	218.8	110.0
1210	936.85	1294.18	38943.5	45023.8	7.50	0.1177	214.7	108.6
1220	946.85	1305.94	39300.6	45463.8	7.40	0.1190	210.6	107.2
1230	956.85	1317.72	39658.3	45905.0	7.31	0.1204	206.7	105.8
1240	966.85	1329.52	40016.3	46347.2	7.21	0.1217	202.8	104.5
1250	976.85	1341.33	40374.5	46190.9	7.14	0.1228	199.8	103.5
1260	986.85	1353.15	40733.0	47236.5	7.03	0.1245	195.3	101.9
1270	996.85	1364.98	41091.9	47681.3	6.95	0.1258	191.6	100.6
1280	1006.85	1372.09	41307.5	47949.5	6.90	0.1266	189.5	99.9
1290	1016.85	1383.95	41666.9	48397.3	6.81	0.1280	186.0	98.7
1300	1026.85	1395.81	42026.6	48846.1	6.73	0.1294	182.5	97.5
1310	1036.85	1407.70	42386.6	49296.0	6.65	0.1307	179.1	96.3
1320	1046.85	1419.59	42746.9	49747.3	6.57	0.1321	175.8	95.2
1330	1056.85	1431.50	43107.5	50199.5	6.49	0.1334	172.6	94.1
1340	1066.85	1443.42	43468.3	50652.8	6.42	0.1348	169.4	93.0
1350	1076.85	1455.35	43829.5	51107.5	6.34	0.1362	166.3	91.9

T (°K)	T (°C)	H ₂ /aire	H ₂ /O ₂	H ₂ /H ₂ O	X	Y	Z	R
1360	1086.85	1467.29	44191.0	51563.1	6.27	0.1375	163.2	90.8
1370	1096.85	1479.25	44552.7	52019.8	6.20	0.1389	160.2	89.8
1371	1097.85	1480.44	44588.6	52065.5	6.19	0.1390	159.9	89.7
1372	1098.85	1481.64	44625.0	52111.2	6.19	0.1392	159.6	89.6
1373	1099.85	1482.84	44661.2	52157.0	6.18	0.1393	159.3	89.5
1374	1100.85	1484.03	44697.4	52202.8	6.17	0.1394	159.0	89.4
1375	1101.85	1485.23	44733.6	52248.6	6.16	0.1396	158.7	89.3
1376	1102.85	1486.43	44769.8	52294.4	6.16	0.1397	158.4	89.2
1377	1103.85	1487.62	44806.0	52340.2	6.15	0.1399	158.1	89.1
1378	1104.85	1488.82	44842.2	52386.0	6.14	0.1400	157.8	89.0
1379	1105.85	1490.02	44878.4	52431.8	6.14	0.1401	157.6	88.9
1380	1106.85	1491.21	44914.7	52477.7	6.13	0.1403	157.3	88.8
1390	1116.85	1503.19	45277.0	52936.5	6.06	0.1416	154.4	87.8
1400	1126.85	1515.18	45639.6	53396.6	5.99	0.1430	151.5	86.8

APÉNDICE C

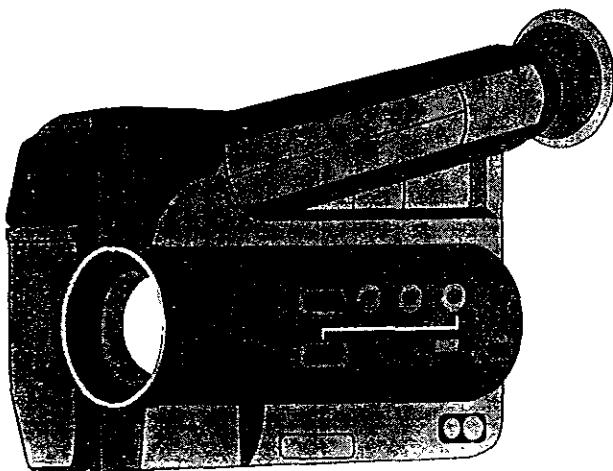




IMAGEN 1: Estufa de leña.



IMAGEN 2: Estufa doméstica que muestra la flama de metano y butano.

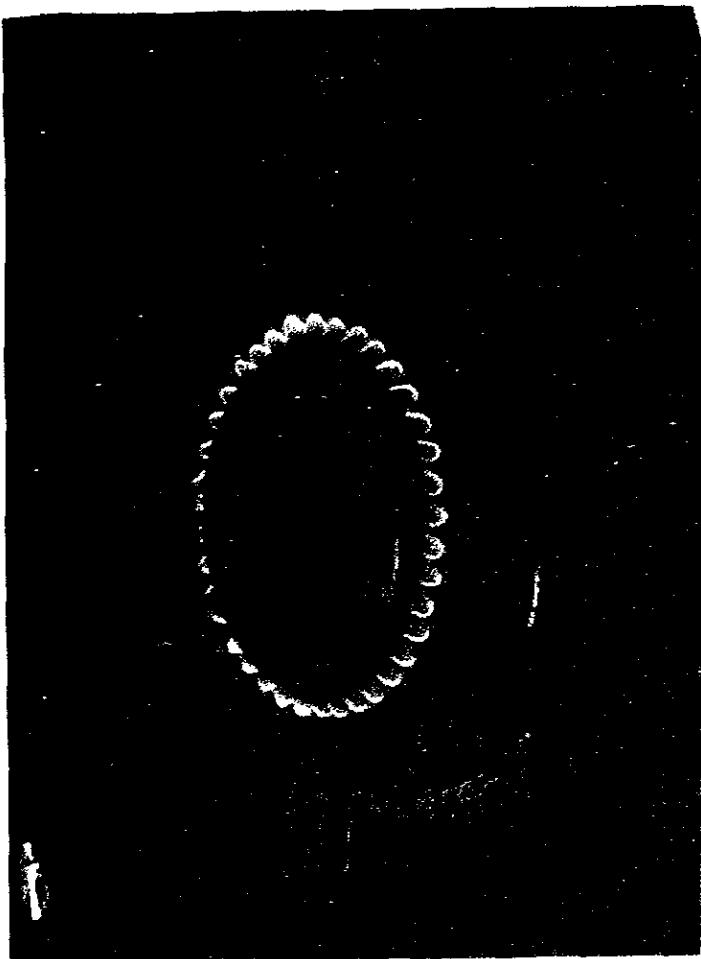


IMAGEN 3: Ejemplo de un quemador de inducción atmosférica de una estufa convencional de dos piezas.



IMAGEN 4: Ejemplo de un quemador de inducción atmosférica de una sola pieza.

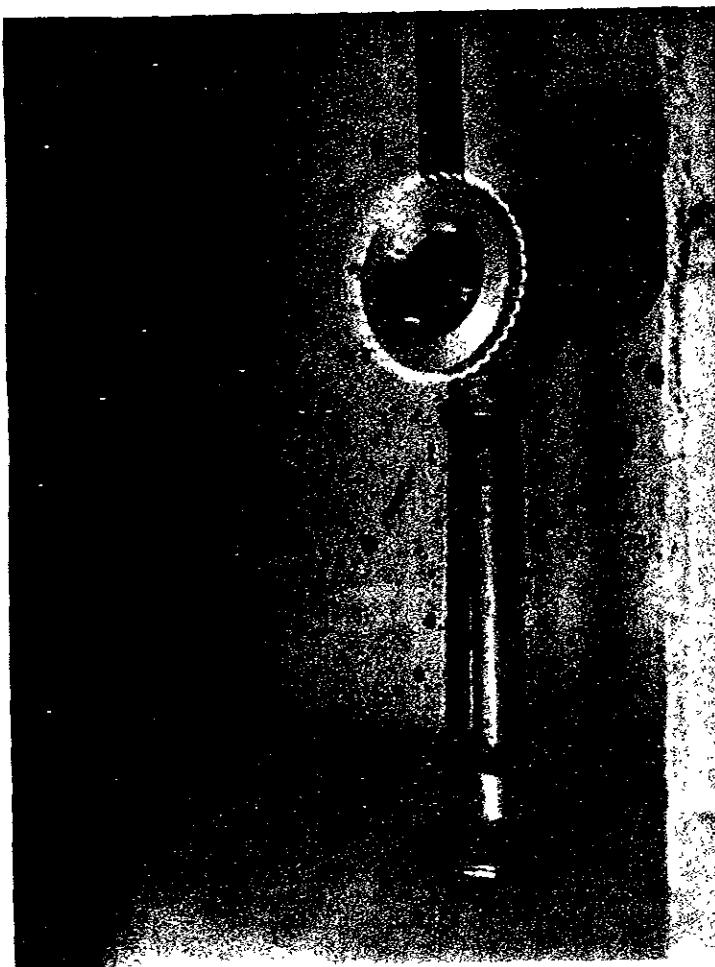


IMAGEN 5: Quemador circular de inducción atmosférica de cuatro piezas desarmables, para uso doméstico.

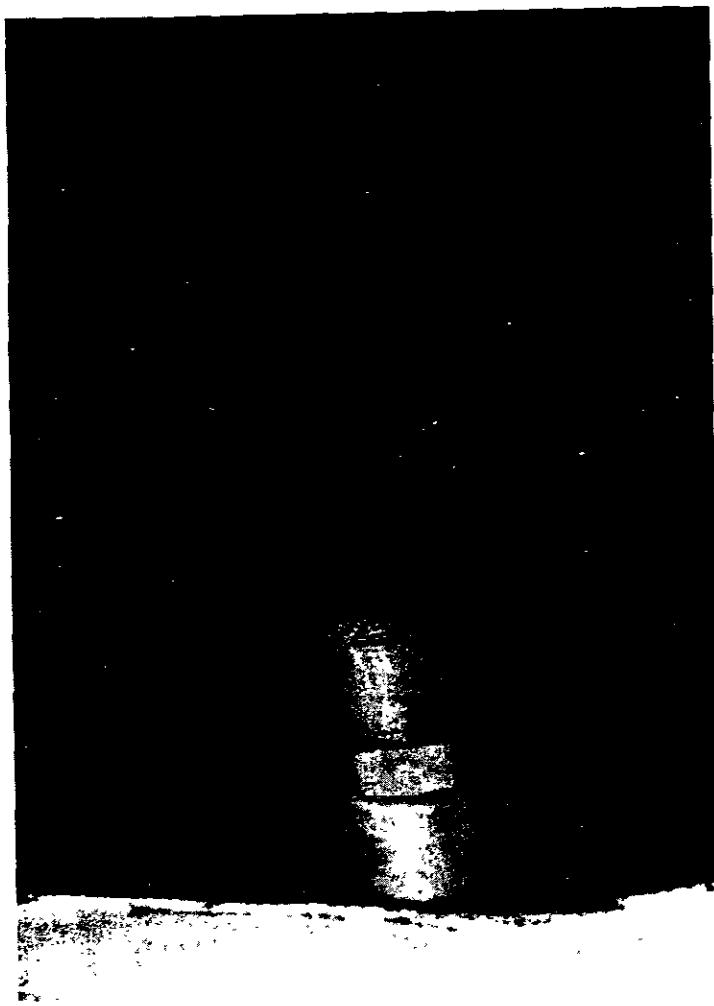


IMAGEN 6: Vista de la boquilla de salida del gas de una estufa convencional.

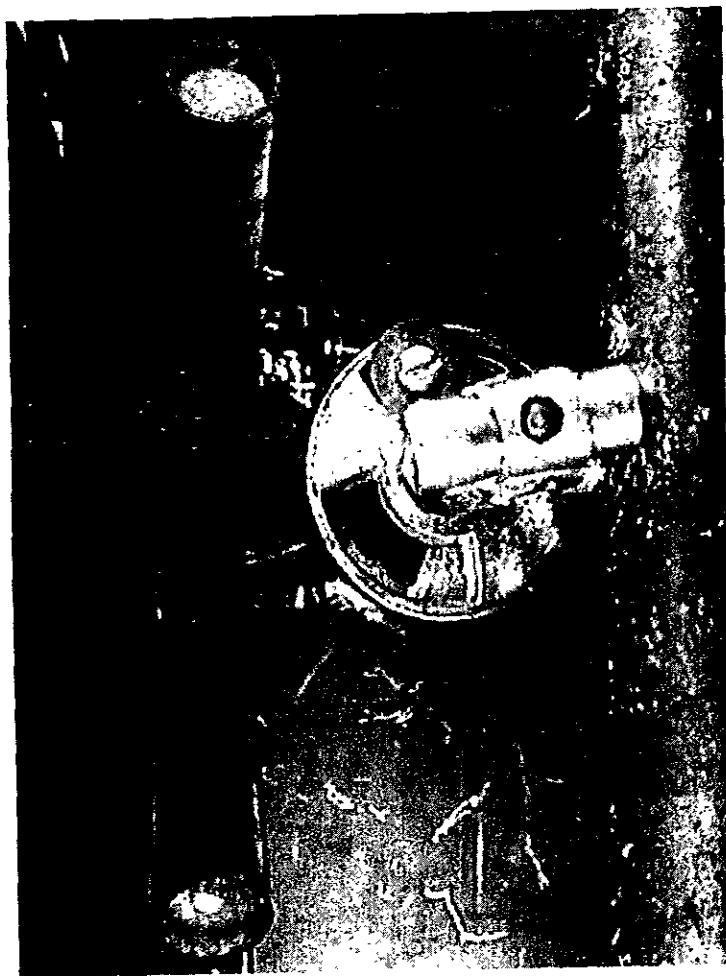


IMAGEN 7: Vista de la entrada de la placa reguladora de aire y válvula de flujo de un quemador tipo estrella, de uso comercial y doméstico.

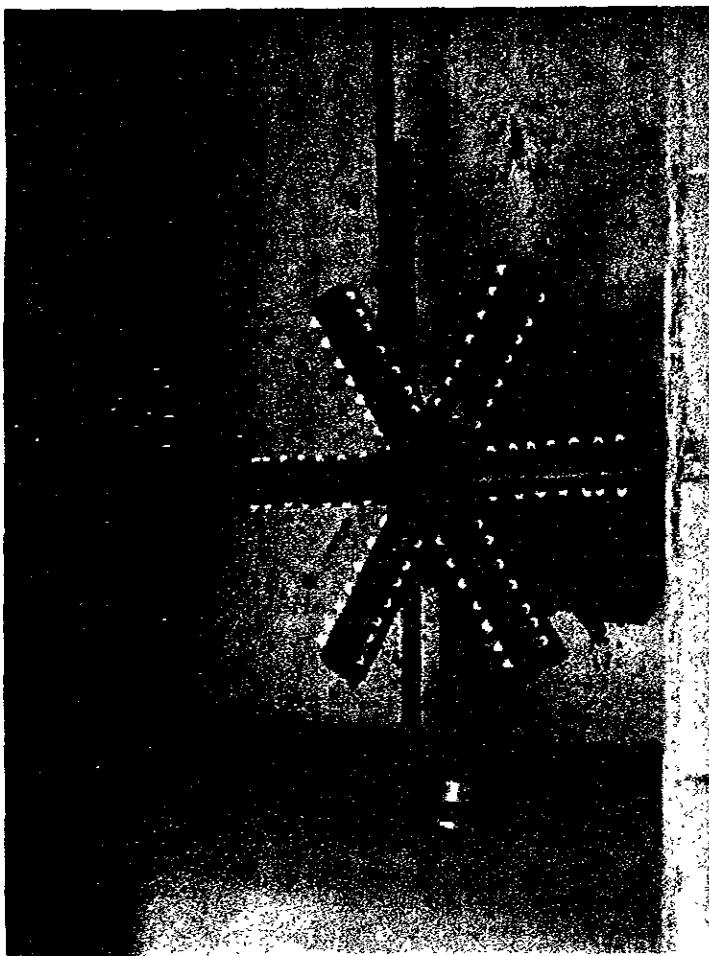


IMAGEN 8: Quemador tipo estrella de inducción atmosférica de uso comercial y doméstico.



IMAGEN 9: Quemador de inducción atmosférica sin placa reguladora de aire, para uso comercial.



IMAGEN 10: Quemador de gas L.P. para calentador de agua de encendido automático.

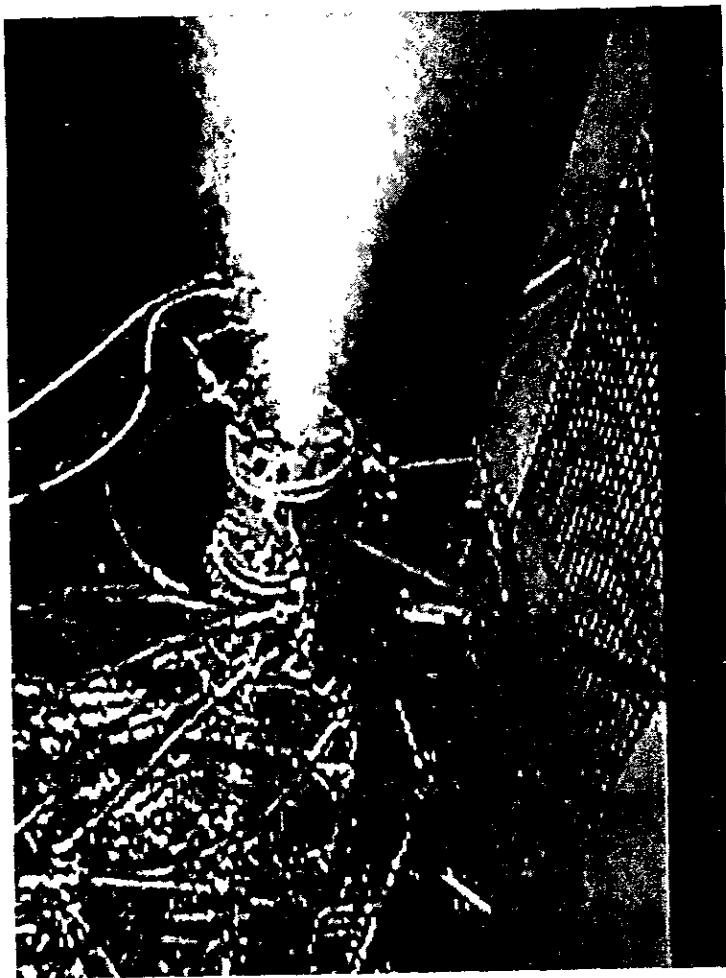


IMAGEN 11: Generador de vapor a partir de hidrógeno y oxígeno.

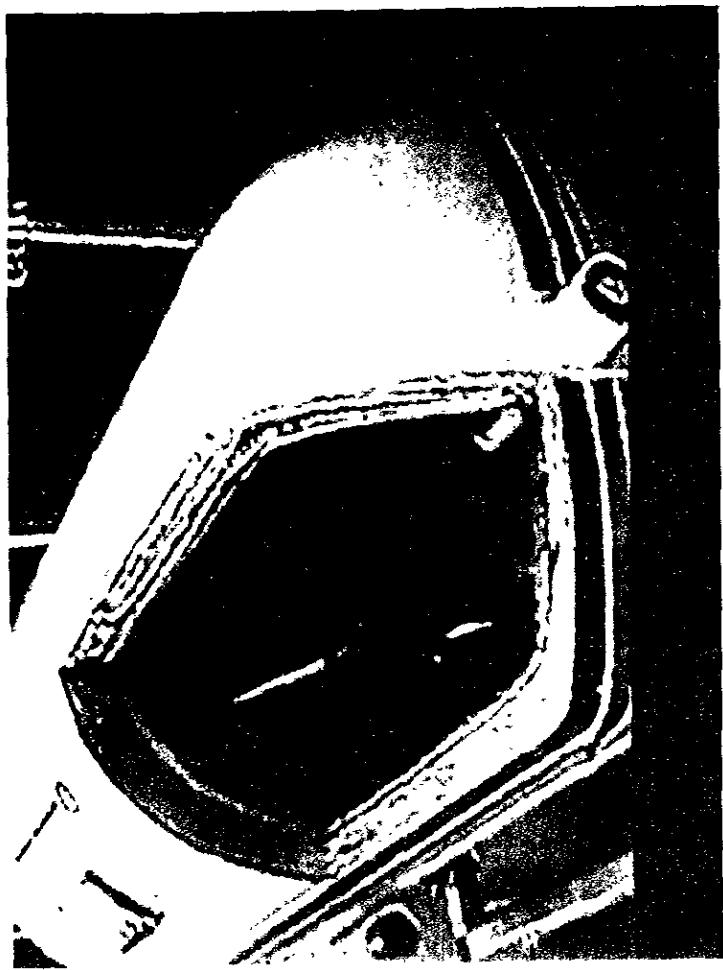


IMAGEN 12: Recipiente de almacenamiento de hidrógeno líquido que muestra las capas de aluminio tipo termoforrado; para un automóvil BMW de combustión interna a base de hidrógeno.

APÉNDICE D



APÉNDICE D

DATOS ESTADÍSTICOS DEL USO DE LA ESTUFA

Día del mes	Horas de uso por la mañana.	Horas de uso por la tarde.	Horas de uso por la noche.	Total de horas al dia.
1	2.5	2	2	6.5
2	3	3	2.5	8.5
3	3	3	1	7
4	3	2	1.5	6.5
5	2	2	2.5	6.5
6	3.5	3.5	3	10
7	2	2	2	6
8	3	3	2.5	8.5
9	3.5	2.5	2.5	8.5
10	3	3.5	2.5	9
11	3.5	4	2	9.5
12	2.5	3	2	7.5
13	4	3	2	9
14	2	3	2.5	7.5
15	2.5	2	2	6.5
16	2	3	2.5	7.5
17	3	2	3	8
18	3	2	2	7
19	3	1.5	2	6.5
20	2	2.5	2	6.5
21	1.5	2	2	5.5
22	3.5	2.5	2	8
23	3	2	2	7
24	4.5	3	2	9.5
25	3	1	2	6
26	2	2	1.5	5.5
27	3	2	2.5	7.5
28	2	3.5	2.5	8
29	3	2.5	1	6.5
30	4	2	1.5	7.5
Suma total.				223.5
Horas promedio al dia = (Suma total) / (30)				7.45

Tipo de residencia: Convencional de 1 planta.

Número de personas que habitan la casa: 5

Capacidad del tanque de almacenamiento de gas L.P.. 300 Kg

Caudal máximo de consumo mensual promedio 80 Kg

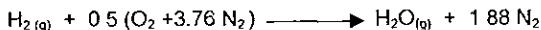
Forma de consumo: 40 Kg/mes (Servicio de agua caliente)

40 Kg/mes (Cocción de alimentos y Potabilización de agua)

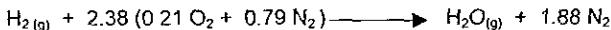
TEMPERATURA DE FLAMA DEL HIDRÓGENO EN AIRE

La siguiente secuencia de cálculo se realizó con base en las tablas de entalpias del Apéndice A (*Keenan Chao, Gas Tables*), ya que están fundamentadas en siete constantes experimentales para determinar el C_p , esto hace el cálculo más aproximado.

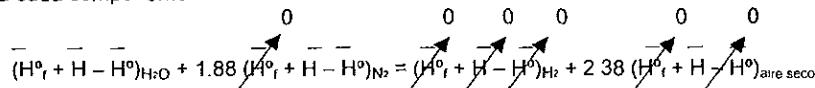
Partiendo de la ecuación de combustión hidrógeno-aire en cantidades estequiométricas



En porcentaje mol.



Aplicando la ecuación 3.16, para una reacción de combustión en términos de entalpía total para cada componente:



Sustituyendo el valor de las entalpias a 25°C y 1 atm.

$$\{(-241\,818 \text{ KJ/Kgmol} + \bar{H}(T) - \bar{H}^\circ(25^\circ\text{C}))_{\text{H}_2\text{O}} + \{1.88(\bar{H}(T) - \bar{H}^\circ(25^\circ\text{C}))\}_{\text{N}_2}\} = 0$$

Acomodando términos.

$$\bar{H}(T)_{\text{H}_2\text{O}} + 1.88 \bar{H}(T)_{\text{N}_2} = 241\,818 \text{ KJ/Kgmol} + \bar{H}^\circ(25^\circ\text{C})_{\text{H}_2\text{O}} + 1.88 \bar{H}^\circ(25^\circ\text{C})_{\text{N}_2}$$

Sustituyendo los valores de las entalpias del agua y el nitrógeno a 25°C

$$\bar{H}(T)_{\text{H}_2\text{O}} + 1.88 \bar{H}(T)_{\text{N}_2} = 241\,818 \text{ KJ/Kgmol} + 9903.94 \text{ KJ/Kgmol} + 1.88 (8689 \text{ KJ/Kgmol})$$

$$\bar{H}(T)_{\text{H}_2\text{O}} + 1.88 \bar{H}(T)_{\text{N}_2} = 268\,019.66 \text{ KJ/kgmol}$$

Para determinar la temperatura de flama se iteran valores de entalpias del agua y del nitrógeno en la ecuación de arriba, hasta que se cumpla la igualdad, esto reporta una cierta temperatura la cual es la temperatura de flama de la mezcla hidrógeno-aire. Estos valores de entalpias también se reportan en las tablas del apéndice A.

$$\bar{H}(2252^\circ\text{C})_{\text{H}_2\text{O}} = 110357.49 \text{ KJ/Kgmol}$$

$$\bar{H}(2252^\circ\text{C})_{\text{N}_2} = 83873.39 \text{ KJ/Kgmol}$$

$$110357.49 \text{ KJ/Kgmol} + 1.88 (83873.39 \text{ KJ/Kgmol}) = 268\,039.46 \text{ KJ/Kgmol}$$

$$268\,019.66 \text{ KJ/Kgmol} \approx 268\,039.46 \text{ KJ/Kgmol}$$

De esta igualdad se concluye que la temperatura de flama de una mezcla estequiométrica hidrógeno-aire es de 2252°C

CAUDAL MÁSICO DE AIRE A TRAVÉS DEL VÉNTURI

En flujo de gases, la descarga de fluidos compresibles en toberas puede expresarse mediante la siguiente ecuación:

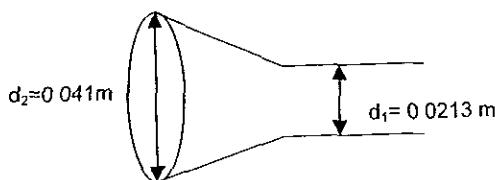
$$q = Y C A \left(\frac{(2 \Delta P)}{\rho} \right)^{1/2}$$

En donde el factor Y es el factor de expansión neto y es función de:

1. La relación de calores específicos K .
2. La relación (β) entre el orificio o diámetro de la garganta y el diámetro de entrada.
3. Relación entre las presiones absolutas de salida y entrada.

El factor Y ha sido determinado experimentalmente por varios autores para el aire, que tiene una relación de calores específicos de $Y=1.4$.

El coeficiente de flujo C depende del NRe y de la relación de diámetros β :



$$\beta = d_1/d_2 = 0.0213 / 0.041 = 0.5195$$

$$NRe = D v \rho / \mu = (0.041) (0.05728) (1.18) / (1.56E-5) = 1776.41$$

$$C = 0.75$$

La presión diferencial ΔP es igual a la presión manométrica a la entrada

$$\Delta P = 101302.2743 \text{ N/m}^2 \text{ viene de la ec. 4.7}$$

Área transversal al flujo

$$A = \pi r^2 = \pi (0.041/2)^2 = 1.320E-3 \text{ m}^2$$

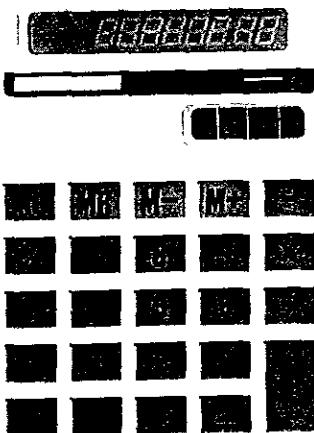
Sustituyendo datos en la ecuación inicial para toberas:

$$q = Y C A \left(\frac{(2 \Delta P)}{\rho} \right)^{1/2} = (1.4)(0.75)(1.320E-3) \left(\frac{(2)(101302.2743)/1.18}{1.56E-5} \right)^{1/2} = 0.5743 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$q = 0.667 \text{ Kg/s Caudal de aire a través del Vénturi.}$$

* CRANE Flujo de fluidos. McGraw-Hill. México, 1989

APÉNDICE E

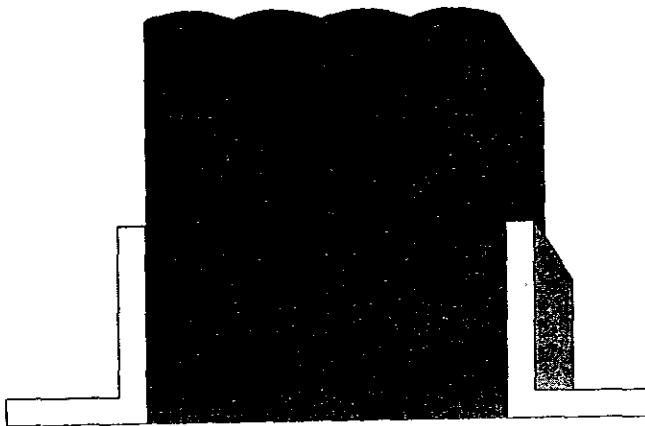


FACTORES DE CONVERSIÓN

CANTIDAD	CONVERSIÓN
LONGITUD	$1\text{m} = 100\text{ cm}$ $= 3,28084\text{ ft}$ $= 39,3701\text{ in}$
MASA	$1\text{ Kg} = 10^3\text{ g}$ $= 2,20462\text{ lb}_m$
FUERZA	$1\text{ N} = 1\text{ Kg m/s}^2$ $= 10^5\text{ dyne}$ $= 0,224809\text{ lb}_f$
PRESIÓN	$1\text{ bar} = 10^5\text{ N/m}^2$ $= 10^5\text{ Pa}$ $= 0,986923\text{ atm}$ $= 14,5038\text{ psi}$ $= 750,061\text{ torr}$ $1\text{ atm} = 14,70\text{ lb/in}^2$ $= 1,013 \cdot 10^5\text{ N/m}^2$
VOLUMEN	$1\text{ m}^3 = 10^6\text{ cm}^3$ $= 35,3147\text{ ft}^3$
DENSIDAD	$1\text{ g cm}^{-3} = 10^3\text{ Kg/m}^3$ $= 62,4278\text{ lb}_m / \text{ft}^3$
ENERGÍA	$1\text{ J} = 1\text{ N m}$ $= 9,86923\text{ cm}^3\text{ (atm)}$ $= 0,239006\text{ cal}$ $= 5,12197 \cdot 10^{-3}\text{ (ft)}^3\text{ (psia)}$ $= 0,737562\text{ (ft)(lb}_f\text{)}$ $= 9,47831 \cdot 10^{-4}\text{ Btu}$ $1\text{ KW/hr} = 3,6 \times 10^6\text{ J}$
VISCOSIDAD	$1\text{ cp} = 2,089 \cdot 10^{-5}\text{ lb s/ft}^2$ $= 0,01\text{ poise}$ $= 10^{-3}\text{ Pa s}$ $= 10^{-3}\text{ N s/m}^2$
POTENCIA	$1\text{ KW} = 10^3\text{ J/s}$ $= 239,006\text{ cal/s}$ $= 737,562\text{ (ft)(lb}_f\text{)}/\text{s}$ $= 0,94783\text{ Btu/s}$ $= 1,34102\text{ hp}$

* Apéndice A de J. M. Smith Van Ness "Introducción a la Termodinámica en Ingeniería Química". 4a ed
Edit. McGraw-Hill México, 1994

GLOSARIO



GLOSARIO

Carga volumétrica o térmica: Es el cociente entre la potencia térmica y el volumen de la cámara de combustión. Se mide en Kcal / hm³ (o en Kw / m³). Cuando la carga térmica es elevada se requiere un material refractario, capaz de resistir la mayor temperatura generada.

Calor de combustión: (*heat of combustion*). Calor liberado cuando una sustancia arde por completo en el oxígeno.

Calor de reacción: (*heat of reaction*). Cantidad de calor consumido o liberado en una reacción química, como el calor de combustión, el de neutralización, ó formación.

Coeficiente de difusión: La relación del flujo molecular de un componente en un fluido o flujo de mezcla hacia el gradiente de concentración del mismo componente en el fluido

Emisividad: (*emissivity*). Razón entre la energía radiante emitida por un cuerpo, y la emitida por un cuerpo perfectamente negro. Este último tiene una emisividad de 1; un reflector perfecto, y una emisividad igual a cero

Impulsión: Es la fuerza que se ejerce sobre el gas en su descarga y representa la suma de dos términos:

1 - La cantidad de movimiento del gas

2.- La presión estática del gas

La impulsión tiene influencia en la geometría de la llama

Inflamar: (*ignite*) Calentamiento de una mezcla gaseosa hasta la temperatura a la que se produce la combustión

Límites explosivos: (*explosive limits*) Las concentraciones más baja y más alta de un determinado gas o vapor en mezcla con el aire, y que puede ser encendida a la temperatura y presión ordinarias de la mezcla.

Límite de flamabilidad: (Detonabilidad en aire) Indica el rango de mezcla del combustible en el aire a la cual deberá mantenerse encendida.

Luminicencia: (*luminicence*) Emisión de luz producida bajo la acción de procesos biológicos o químicas, o por radiación, o por cualquiera otra causa excepto la alta temperatura a la que produce incandescencia)

Mínima energía de ignición: Es la mínima cantidad de energía necesaria para producir flama en combustible, por ejemplo chispas eléctricas, flama abierta, o superficies calientes

Modulación de un quemador: Es la relación entre la potencia térmica máxima y la mínima que un quemador es capaz de proporcionar con un funcionamiento correcto (llama estable,

combustión completa, etc.) Aunque en ciertos casos puede alcanzar valores muy elevados (50 veces o más) Usualmente no sobrepasa el valor de 5 a 10 veces

Poder Calorífico: (*calorific power*). Cantidad de calor liberado cuando un peso unitario o un volumen unitario de combustible se quema completamente

La mayoría de los combustibles comunes contienen hidrógeno que al quemarse, forman agua en los productos y puede aparecer como líquido, el poder calorífico recibe el nombre de Poder Calorífico Superior (PCS) del combustible. Si el agua aparece en fase gaseosa, el poder calorífico se llama Poder Calorífico Inferior (PCI) del combustible. La diferencia entre el PCS y el PCI es simplemente la energía asociada a la vaporización del agua que se forma durante la combinación, de esta manera se tiene

$$\text{PCS} = \text{PCI} + m_{\text{agua}} + h_{fg}$$

Donde.

m_{agua} = Cantidad de agua formada durante la combustión (Kg de agua / Kg de combustible)

h_{fg} = Entalpia de vaporización del agua, (KJ / Kg de agua)

PCS, PCI = (KJ / Kg de combustible)

Potencia específica: Es el cociente entre la cantidad de calor suministrada por el quemador (o potencia térmica) y la sección de los orificios de salida del mismo

Potencia térmica: Es la cantidad de calor que puede proporcionar un quemador. También se denomina caudal térmico o gasto calorífico.

Punto de ignición: (*ignition point*) En los sólidos y los líquidos es la temperatura mínima a la que puede producirse la combustión, pero no en forma continua, en los gases combustibles, el punto de explosión.

Punto de ebullición: (*boiling point*). Temperatura a la que una sustancia cambia del estado líquido al gaseoso. El punto de ebullición del agua es de 100°C. Esta expresión se refiere también a la temperatura a la que el petróleo crudo al ser calentado comienza a desprender distintos destilados

Punto de inflamación : (*flash point*). La temperatura más baja a la que los vapores procedentes de una superficie líquida pueden ser encendidos por llama abierta

Temperatura de ignición: (*ignition temperature*). Temperatura a la que una sustancia tal como un gas se enciende y continúa ardiendo con un adecuado suministro de aire

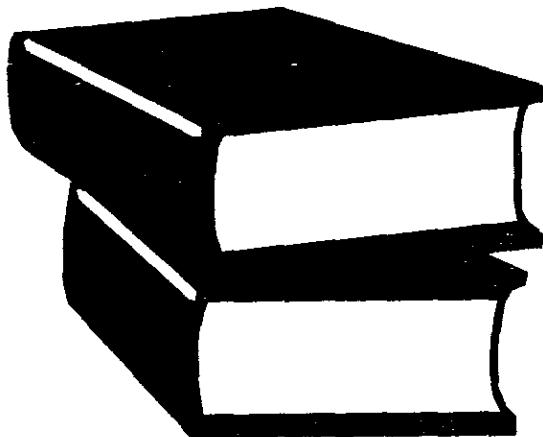
Tiempo de combustión: Es el tiempo transcurrido entre el instante en que un volumen infinitesimal de mezcla llega al frente de llama y el momento en que ese mismo volumen se ha quemado totalmente

Velocidad de difusión: Se refiere a la velocidad a la cual el combustible se eleva en el aire, y a la cual se difunde a través del mismo. Ambas cantidades reflejan que tan rápido los vapores del combustible se dispersan después de una fuga.

Velocidad de llama: (*flame velocity*). Velocidad a la que avanza una llama a lo largo de una mezcla de combustible-aire.

Velocidad de propagación de llama: Es la velocidad con la que el límite de la llama (o frente de llama) avanza hacia la mezcla aire-gas que aún no se ha quemado

REFERENCIAS



REFERENCIAS DEL CAPÍTULO 1

- (1) T Nejat Veziroglu, "Hydrogen technology for energy needs of human settlements". *Int J Hydrogen Energy*, Vol. 12, No. 7, 1987, pp. 99-129
- (2) Ruiz-Schwarzer Miguel y Lozano Vicente, "Hidrógeno la fuerza del agua" Muy Interesante Especial No 8, 1993.
- (3) M Marschoff Carlos "Las fuentes de energía en el siglo XXI" Ciencia Hoy Fondo de Cultura Económica 1a. ed Buenos Aires, Argentina, pp. 93-112, 1992.
- (4) "Tecnologías energéticas del futuro" Foros de Consulta Permanente del Programa Universitario de Energía, UNAM, 2 de Marzo de 1983, pp. 61-68.
- (5) The Merck Index Merck & Co , Inc 11a ed Rahway, N J , USA, p 759, 1989
- (6) Joan M. Ogden and Robert H. Williams "Solar hydrogen moving beyond fossil fuels" World Resources Institute.

REFERENCIAS DEL CAPÍTULO 2

- (1) Carlos M Marschoff "Las fuentes de energía en el siglo XXI" Edit Fondo de Cultura Económica México, 1992
- (2) Bonne."Hydrogen fuel for space conditioning of buildings". *Int J Hydrogen Energy* Vol 8, No. 4, 1983, pp. 295-299
- (3) THE MERCK INDEX 11a ed. Edit Merck & Co. Inc Rahway, N J , USA, 1989
- (4) Nejat Veziroglu "Hydrogen technology for energy needs of human settlements" *Int J Hydrogen Energy*. vol 12, No 2, 1987, pp. 99-129.
- (5) M. Goodger. "Chemical Energy Resources Alternative fuels". Edit The Mac Millan Press L.T.D. 1980
- (6) Nejat Verizoglu. "Hydrogen . the wonder fuel". *Int J Hydrogen Energy*. Vol 17, No 6, 1987, pp 391-404, 1992
- (7) John A. Dean "Flame Photometry". Edit McGraw-Hill N Y , 1960.
- (8) Barnard and J.N. Brandley. "Flame and Combustion"
- (9) Joan M. Ogden, Rober H Williams "Solar Hydrogen moving beyond fossil fuels" World Resources Institute.
- (10) Hutny and G.K Lee "Improved radiative heat transfer form hydrogen flames" *Int J Hydrogen energy* Vol 16, No 1, pp 47-53., 1991
- (11) Tokio Ohta. "Solar - Hydrogen energy Systems". Edit Pergamon Press 1979
- (12) Robert H. Perry "Biblioteca del Ingeniero Químico" 5a ed. Volumen III, Edit McGraw Hill, México, 1986.
- (13) Sastri "Hydrogen - Energy a prophesy come true". *Int J. Hydrogen Energy* Vol 5 , No 4 , 1980
- (14) O M Bockris "Energy the solar-hydrogen alternative" Edit John Wiley & Sons U.S A 1975
- (15) "Enciclopedia de Energía , Tecnología" Tomo 5 Tecnología de las energías solar, hidráulica, geotérmica y combustibles químicos Publicaciones Marcombo, S.A México, 1989

- (16) Daniel Hunt. "Enciclopedia de Energía, tecnología" Tomo 7 Diccionario de Energía Publicaciones Marcombo,S A México-Barcelona, México, 1984
- (17) Huang Francis. "Ingeniería Termodinámica" Edit Co Editorial Continental, 2a De México, 1994
- (18) B Maxwell "Data Book on Hydrocarbons". 9a De Edit Robert E Krieger Publishing Co Huntington, 1968
- (19) J O' M Bockris "Energy the solar-hydrogen alternative" Edit John Wiley & Sons U S A 1975
- (20) López Cajun, Carlos S. Investigador del IMT "Boletín del IMT en linea" INTERNET Página principal del IMT www.cre gob mx/marco
- (21) Smith J M "Introducción a la Termodinámica en Ingeniería Química" 4a ed Edit McGraw-Hill, México, 1998.
- (22) Thomas E Dubert "Chemical Engineering Thermodynamics" Edit McGraw-Hill 1985

REFERENCIAS DEL CAPÍTULO 3

- (1) Smith J M "Introducción a la Termodinámica en Ingeniería Química" 4a ed Edit McGraw-Hill México, 1998
- (2) Keenan, Chao Koye "Gas Tables SI units". Edit Kriger 1992
- (3) Thomas E. Dubert "Chemical Engineering Thermodynamics" Edit McGraw-Hill 1985
- (4) Huang F. Francis "Ingeniería Termodinámica Fundamentos y Aplicaciones" 2 ed Edit CECSA México, 1994.
- (5) T Nejat Veziroglu "Hydrogen technology for energy needs of human settlements" Int J. Hydrogen Energy. vol 12, No 2, 1987, pp 99-129.
- (6) Joan M Ogden, Rober H. Williams "Solar Hydrogen moving beyond fossil fuels" World Resources Institute.
- (7) Handbook of Compressed Gases". Compresed Gas Association Arlington Virginia 3a. ed Edit Van Nostrand Reinhold, New York, 1990
- (8) A F Williams W L Lom "LIQUEFIED PETROLEUM GASES, Guide to Properties Applications and Uses" 2nd. ed Edit Jhon Wiley & Sons N Y U S A 1982
- (9) 'Manual de gas y sus aplicaciones' 2a ed. Edit. SEDIGAS, Barcelona, 1995

REFERENCIAS DEL CAPÍTULO 4

- (1) D H France. "Combustion Characteristics of Hydrogen" *Int J Hydrogen Energy* vol 5, 1980, pp 369-374
- (2) "Tecnología de los combustibles" Apéndice A pag 5-393 a la 5-398
- (3) Irving Granet "Fluid Mechanics". 4a. ed Edit. Prentice Hall, U S A, 1989
- (4) Robert L. Mott "Mecánica de Fluidos Aplicada" 4a. ed Edot Prentice Hall, México, 1996
- (5) "Handbook of Compressed Gases" Compresed Gas Association Arlington Virginia 3a ed. Edit Van Nostrand Reinhold, New York, 1990
- (6) "Flujo de Fluidos en válvulas, accesorios y tuberías" CRANE Edit McGraw-Hill, México, 1989
- (7) Robert L. Perry "Manual del Ingeniero Químico" Tomo VI, 2a ed Edit. MacGraw-Hill, México, 1985

REFERENCIAS DEL CAPÍTULO 5

- (1) J. O' M Bockris "Energy the solar-hydrogen alternative" Edit. John Wiley & Sons U S A 1975
- (2) Joan M Ogden and Robert H Williams "Solar hydrogen moving beyond fossil fuels" World Resources Institute
- (3) "Handbook of Compressed Gases" Compresed Gas Association Arlington Virginia 3a ed. Edit Van Nostrand Reinhold, New York, 1990
- (4) A F Williams, W L Lom "LIQUEFIED PETROLEUM GASES. Guide to Properties Applications and Uses." 2nd ed. Edit Jhon Wiley & Sons. N Y. U S A. 1982
- (5) Sastri "Hydrogen - Energy a prophesy come true". *Int J. Hydrogen Energy* Vol. 5 , No 4 , 1980