# Nomenclatura

PCI [ $kcal/kg_{comb}$ ] Poder calorífico inferior PCS [ $kcal/kg_{comb}$ ] Poder calorífico superior

H, S, C, O Composición gravimétrica respectiva al elemento (cant. centesimal)

g Composición gravimétrica (cant. centesimal)

r Composición volumétrica (cant. centesimal)

 $H_2O$  % de humedad en el combustible

G[kg] Peso

m Masa

c<sub>L</sub> Calor latente

c<sub>p</sub> Calor específico

 $1 m^3$  1 tn de vapor

# Unidad 2 COMBUSTIÓN

#### Poder calorífico

 $Combustible + Aire \rightarrow Gases \ de \ combusti\'on + \underbrace{Q_{comb}}_{\text{PODER CALORIFICO}} + \underbrace{Q_{vapor}}_{\text{PODER CALORIFICO}}$ 

Relación entre los poderes caloríficos

$$PCI = PCS - Q_{vapor} = PCS - 579G$$

$$PCI = PCS - 579(9 H + H_2O)$$

 $Q_{vapor}$  Calor de condensación del vapor de agua

G % en peso del agua formada por la combustión más la humedad del combustible.

597 Calor de condensación del agua a  $0^{\circ}C$ .

#### HIDRÓGENO

Reacción química de la combustión completa del hidrógeno

$$H_2 + \frac{1}{2}O_2 \rightarrow H_2O + \boxed{34400} \left[\frac{kcal}{kg_H}\right]$$

#### **CARBONO**

Reacción química de la combustión completa del carbono

$$C + O_2 \rightarrow CO_2 + \boxed{8140} \left[ \frac{kcal}{kg_C} \right]$$

Reacción química de la combustión incompleta del carbono

$$C + \frac{1}{2}O_2 \rightarrow CO + \boxed{2440} \left[\frac{kcal}{kg_C}\right]$$

## Azufre

Reacción química de la combustión para el azufre.

$$S + O_2 \rightarrow SO_2 + \boxed{2220} \left[ \frac{kcal}{kg_S} \right]$$

#### PC Método analítico

## FÓRMULA DE DULONG

PC de un combustible seco

$$PCS = PCI = 8140 C + 34400 \left(H - \frac{O}{8}\right) + 2220 S$$

PCI de un combustible húmedo

$$PCI = 8140 C + 34400 \left( H - \frac{O}{8} \right) + 2220 S - 600 H_2O$$

#### FÓRMULA DE HUTTE

PCS de un combustible húmedo

$$PCI = 8100 C + 29000 \left( H - \frac{O}{8} \right) + 2500 S - 600 H_2O$$

# FÓRMULA DE LA ASOCIACIÓN DE INGENIEROS ALEMANES

PCI de un combustible húmedo

$$PCI = 8080 C + 29000 \left( H - \frac{O}{8} \right) + 2500 S - 600 H_2O$$

 $\frac{O}{8}$  % de  $H_2$  en peso combinado con el  $O_2$  del combustible dando agua de combinación

 $H - \frac{O}{8}$  % de *hidrógeno disponible* en peso que se oxida con el aire  $(O_2)$  para dar *agua de formación* 

## PC Método práctico

#### CALORÍMETRO DE MAHLER Y KROEKER

Supone que el calor Q generado dentro de la bomba calorimétrica es absorbido por los elementos que la

- Agua contenida (*w*)
- Agitador
- Termómetro
- Bomba
- Recipiente

Y dicho calor es cedido por la combustión y el alambre:

$$Q = Q_{combustible} + Q_{alambre}$$
$$= (m_w c_{p_w} + E_{aparato}) \Delta t$$

$$PCS = \frac{Q_{comb}}{G_{comb}}$$

$$PCS = \frac{Q_{comb}}{G_{comb}}$$

$$PCS = \frac{\left(m_w c_{p_w} + E_{aparato}\right) \Delta t - m_{alam} c_{Lalam}}{G_{comb}}$$

$$PCI = PCS - 600 \frac{G_w}{G_{comb}}$$

$$PCI = PCS - 600 \frac{G_w}{G_{comb}}$$

Peso total de agua existente = papel húmedo - papel seco Peso de combustible quemado  $G_{comb}$ 

#### Aire mínimo

#### COMPOSICIÓN DEL AIRE ATMOSFÉRICO

En volumen 21% O<sub>2</sub>

 $79 \% N_2$ 

En peso 23% O<sub>2</sub>

77% N<sub>2</sub>

#### HIDRÓGENO DISPONIBLE

$$Hd = H - \frac{O_2}{8}$$

## EXCESO DE AIRE

En la práctica se trabaja con un exceso de aire de 3-4% para una combustión completa.

$$V_{exc} = V_{at} \left( 1 + e \right)$$

e Porcentaje de exceso de aire

## CANTIDAD TEÓRICA O MÍNIMA DE AIRE

$$V_{at} = 8,89 C + 26,27 Hd + 3,34 S$$

$$G_{at} = 11,6 C + 34,78 Hd + 4,35 S$$

Donde:

$$V_{at} \left[ \frac{m_{aire}^3}{k g_{comb}} \right.$$

 $V_{at} \left[ rac{m_{aire}^3}{kg_{comb}} 
ight]$  Porcentaje en volumen del aire teórico

$$G_{at} \left[ \frac{k g_{aire}}{k g_{comb}} \right]$$

 $G_{at}\left[\frac{kg_{aire}}{kg_{comb}}\right]$  Porcentaje en peso del

#### Gases de combustión

Buscar por tabla: 
$$g_{humo} = g_{CO_2} + g_{H_2O} + g_{S_2O} + g_{N_2} + g_w$$

$$g_{humo} = (3,67\ C+9\ Hd+2\ S) + 3,35\ (2,67\ C+8\ Hd+S) + g_{agua}$$

$$V_{humo} = 1,897 \ C + 11,2 \ Hd + 0,7 \ S + 3,76 \ (1,867 \ C + 5,6 \ Hd + 0,7 \ S) + 1,24 \ g_{agua}$$

(kg de humo / kg de combustible)  $g_{humo}$ 

 $V_{humo}$  (m<sup>3</sup> de humo / kg de combustible)

(kg de agua / kg de combustible) gagua

#### Exceso de aire

$$g_{hum} = 1 + e \ G_{at}$$

$$G_{at} = 11,6 C + 37,38 Hd + 4,35 S$$

$$g_{hum} = g_{sec} + 9 H$$

$$g_{sec} = C g_{sec/C} = C \left( \frac{\sum \mu_i r_i}{\mu_C (r_{CO_2} + r_{CO})} \right)$$

Desarrollo para llegar a g<sub>sec</sub>

$$g_{sec/C} = \frac{g_{sec}''}{g_C'}$$

$$g_{sec}^{"} = \sum_{i=1}^{n} g_i = \sum_{i=1}^{n} \mu_i \ r_i$$

Porcentaje de exceso de aire

Peso molecular (kg / kmol) μ

Agua de formación (kg de agua / kg de com-9 *H* 

bustible)

(kg de gases húmedos / kg de combustible)  $g_{hum}$ 

(kg de gases secos / kg de combustible) gsec

(kg de gases secos / kg de carbono) g<sub>sec/C</sub>

$$g_C' = \sum_{i=1}^n \mu_C \ r_{iC}$$

(kg gases secos / kmol combustible) g<sub>sec</sub>"

(kg carbono / kmol combustible)

#### Caracteristica de una caldera

 $G_{v}$ Vapor producido (kg / h)

Relacion esteq. 9,7 para gas natural

Exceso de aire  $\frac{21}{21 - O_2}$ 

Velocidad gas

 $A_2$ , Bparametros dependen gas/caldera?

 $P_{ab}$ va en MCA

en combustible sin quemar es la potencia  $P_C$ 

calorifica del carbono, 8140 kcal/kg

%*C* es Carbono sin quemar, en las cenizas

 $C_{p\ humo}$ 

se puede aproximar 0.24  $\frac{kcal}{kg\,{}^{\circ}C}$  vapor sobrecalentado 0.46  $\frac{kcal}{kg\,{}^{\circ}C}$ 

**PERDIDAS** 

 $Q = G_g c_{phumo} (T_{gas} - T_{aire})$ Gases combustión

 $Q = G_{H_2O} \ \Delta h_{H_2O}$ Humedad de comb.

 $Q = \frac{G_{escoria}}{G_{comb.}} \ PC \ C$ Comb. sin quemar

durante combustión

Humedad comb.  $Q = 9 G_{hum} \Delta h_{agua}$ 

 $Q = G_{aire} c_{n humo} (T_{gas} - T_{aire})$ Exceso aire

 $Q = G_{aire} c_v (T_{gas} - T_{aire})$ Humedad aire

Pérdidas por radia-

ción

Pérdidas circunstan-

ciales

 $Q = \frac{G_v \, \Delta h_{agua}}{G_{comb}}$ Calor absorbido por agua

 $Q = G_r \Delta h$ Capacidad

Potencia (HP)

 $P = \frac{G_v (\Delta h)}{543,4(kcal/kg)} = \frac{G_v (\Delta h)}{8510(kcal/hp h)}$ 

 $A_c = G_c Re \lambda$ Aire combustion

Ejercicio dimensionamieto?

 $D = \sqrt{\frac{365,35 \, G_c}{v \, P_{ah}}} \quad (v < 40 m/s)$ Diametro tubo gas

 $P_{ab} = P_{atm} + P_{carga} + P_{contra}$ Presión abs gas

 $pg = (T_{gas} - T_{amb}) \left( \frac{A_2}{21 - O_2} + B \right)$ Perdida gases

Rendimiento

 $\eta = 100 - pg$   $Q = \frac{G_{\nu}(\Delta H)}{\eta_{caldera} \, n_{quemadores}}$ Calor quemador

# Intercambiador (superficies de intercambio)

S	superficie de intercambio	$S = n l \pi d$	$Q = S K \Delta T_m$
n	número de tubos		

$$l$$
 longitud tubos 
$$\Delta T_m = \frac{\Delta T_1 - \Delta T_2}{ln\left(\frac{\Delta T_1}{lm}\right)} \quad K = \frac{1}{\frac{1}{l} + \frac{e}{l}}$$

$$d$$
 diametro tubos  $ln\left(\frac{\Delta T_1}{\Delta T_2}\right)$   $\frac{1}{\alpha_1} + \frac{e}{\lambda} + \frac{e}{\alpha_2}$ 

coeficientes peliculares 
$$e$$
 espesor tubo  $\Delta T_m$  diferencia log de temp  $\lambda$  conductividad térmica tubo