### Motores de Combustión Interna

Universidad Carlos III de Madrid Capítulo 7: Combustión en MEP- MIF

Profs.
Antonio Lecuona
Pedro Rodríguez
Mathieu Legrand
Rubén Ventas



Gentileza de General Motors-Opel (El color de la llama no es real)

## Ejercicios de aplicación

La información contenida en este trabajo sirve de propósito exclusivo para la enseñanza y la de procedencia externa ha sido obtenida de las mejores fuentes que se han podido encontrar, generalmente de reconocido prestigio. No obstante los autores no garantizan la exactitud o perfección de su contenido. Por ello, no será/n responsable/s de cualquier error, omisión o daño causado por el uso de la información contenida, no tratando con este documento prestar ninguna clase de servicio profesional o técnico; antes bien, se ofrece como simple guía general de apoyo a la docencia. Cualquier indicación de error u omisión será bienvenida. El contenido del documento pudiera estar sujeto a derechos de autor o de propiedad industrial o intelectual.

1



#### COMBUSTIÓN EN MIF

Introducción – Fenomenología de la combustión

Velocidad de propagación y estructura de la llama

Etapas de la combustión.

Modelado de la combustión – Influencia de las variables de diseño y operación.

Contaminación y mitigación de la contaminación

Combustión anormal: detonación y encendido superficial.

### Máquinas y Motores Térmicos



3.- Velocidad de propagación y estructura de la llama laminar (cont.) volver

**Ejercicio 6.1.-** Considerar un MIF (MEP) funcionando con catalizador de 3 vías  $(F_R = 1)$  con relación de compresión efectiva  $r_c = 7$ . La tasa de residuales es f = 5 % y el EGR = 15 %. La temperatura y presión en el cierre de la admisión son  $T_1 = 75$  °C y  $p_1 = 0,7$  atm. Determinar la velocidad de propagación de llama laminar  $S_L$  al iniciar la combustión. Tomar  $\gamma = 1,35$ .

Para gasolina:  $S_{L} = S_{L,0} \left(\frac{T_{\rm r}}{T_{\rm 0}}\right)^{a} \left(\frac{p_{\rm r}}{p_{\rm 0}}\right)^{-b} \left(1 - c \cdot y_{\rm p}\right)$   $a \sim 2,4 - 0,27 \; F_{R}^{3,51} \qquad \qquad T_{\rm r} = T_{\rm 1}, \cdot r_{c}^{\gamma-1} = 688 \; {\rm K}$   $b \sim 0,357 - 0,14 \; F_{R}^{2,77} \qquad \qquad p_{\rm r} = p_{\rm 1}, \cdot r_{c}^{\gamma} = 9,68 \; {\rm atm}$   $c \sim 2.1$ 

Asumimos igual peso molecular de reactantes que de productos, con lo que  $x_{\rm p}=y_{\rm p}\frac{PM_p}{PM_r}\approx y_{\rm p}.$ 

Fig 5. I. 1: 
$$y_p = \frac{m_r + m_{EGR}}{m} = f + EGR = 0.05 + 0.15 = 0.2$$

$$S_L = 0.3 \frac{m}{s} \left(\frac{688}{300}\right)^{2.13} \left(\frac{9.68}{1}\right)^{-0.217} (1 - 2.1 \cdot 0.2) = 0.62 \text{ m/s}$$

Se duplica la velocidad de propagación de llama laminar  $S_L$ . Se verá que con aproximadamente las mismas consecuencias en la turbulenta  $S_T$ .

Al ir progresando la combustión  $T_{
m r}$  y  $p_{
m r}$  aumentan, hasta que llega la expansión, después del PMS.



# **EN MIF**

Introducción – Fenomenología de la combustión

Velocidad de propagación y estructura de la llama

Etapas de la combustión.

Modelado de la combustión -Influencia de las variables de diseño v operación.

Contaminación v mitigación de la contaminación

Combustión anormal: detonación v encendido superficial.

Máquinas y **Motores Térmicos** 



## 5.- Etapas de la combustión en un MEP (cont.) volver

Ejercicio 6.2a.- En un MEP a plena carga (asumir  $F_R = 1$ ,  $f \sim 0$ , EGR = 0) girando a  $n_1$  = 2.000 rpm, la fase lenta de la combustión ocupa un ángulo  $\Delta \alpha_{lam,1} = 10^{\circ}$ . Determinar cuanto tiempo duraría esta fase si el motor girase a  $n_2$  = 4.000 rpm.

$$\Delta \alpha_{lam,2} = \Delta \alpha_{lam,1} \frac{n_2}{n_1}$$

$$\Delta t_2 = \frac{60 \frac{\text{s}}{\text{min}} \Delta \alpha_{lam,2}}{360^{\circ} n_2}$$

$$\Delta t_1 = \Delta t_2 = \frac{\Delta \alpha_{lam,1}}{6n_1} \frac{\text{s}}{\text{o} \text{min}} = \frac{10^{\circ}}{6 \frac{2.000}{\text{min}}} \frac{\text{s}}{\text{o} \text{min}} = 0,83 \text{ ms}$$

El ángulo ocupado por la fase lenta aumenta con n, pero el tiempo es constante

Ejercicio 6.2b.- En el mismo MEP, operando ahora a carga parcial, y girando a  $n_1 = 2.000$  rpm, se recirculan gases de escape con EGR+f=25 % para mitigar emisiones de NO<sub>x</sub>. Estimar el ángulo ocupado por la fase lenta y las repercusiones sobre el adelanto al encendido AE.

$$\begin{split} \Delta\alpha_{lam,3} &= \Delta\alpha_{lam,1} \frac{S_{L,1}}{S_{L,3}} \\ \frac{S_{L,3}}{S_{L,1}} &\sim 1 - c \cdot \left(EGR + f\right) \end{split}$$

 $\left| \frac{S_{L,3}}{S_{L,1}} \sim 1 - c \cdot \left( EGR + f \right) \right| \Rightarrow \Delta \alpha_{lam,3} = \frac{\Delta \alpha_{lam,1}}{1 - c \left( EGR + f \right)} = 21^{\circ} > 10^{\circ}$  Este mayor ángulo hace que convenga saltar la chispa antes del PMS  $\equiv$  aumentar el AE.