

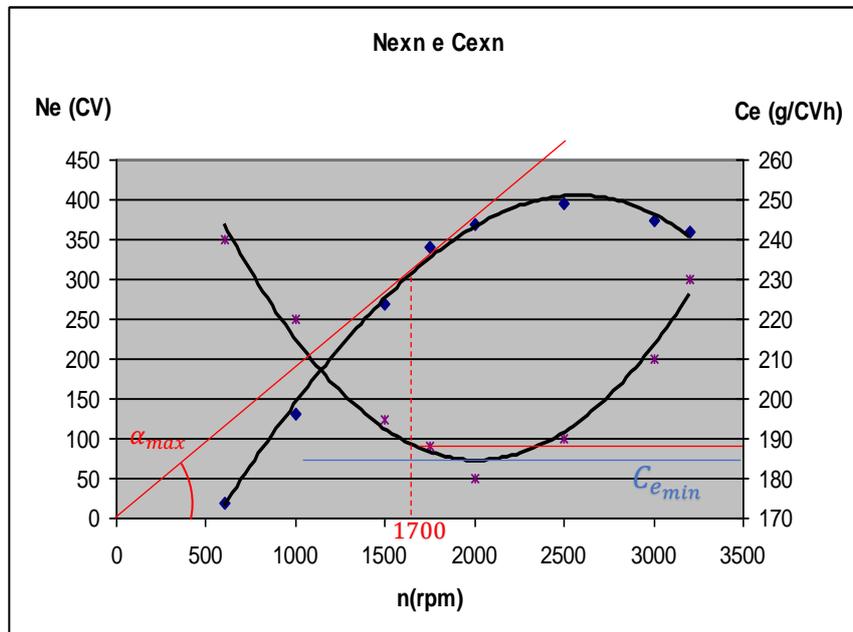
Exercício 4

Um motor diesel 4T e de 12 L de cilindrada total tem curvas de desempenho em plena carga $N_e \times n$ e $C_e \times n$, mostradas abaixo.

Adotando $\rho_{ar\ atm} = 1,1\ kg/m^3$, pede-se:

- o rendimento global máximo, sabendo que consome biodiesel de soja ($PCI=39MJ/kg$);
- o rendimento mecânico do motor na rotação de torque máximo, adotando rendimento térmico de 43%;
- a pressão média efetiva máxima;
- a pressão média indicada na rotação de torque máximo.

Retirar dados do gráfico considerando as curvas ajustadas.



Solução:

a) Para determinar o rendimento global máximo ($\eta_{g_{max}}$), deve-se encontrar o consumo específico mínimo ($C_{e_{min}}$). Então, observando o gráfico conclui-se que o $C_{e_{min}} \cong 184\ g/CVh$ (linha azul) e calcula-se $\eta_{g_{max}}$ conforme expressão abaixo:

$$\eta_{g_{max}} = \frac{1}{PCI \times C_{e_{min}}}$$

Convertendo para unidades do SI: $C_{e_{min}} = \frac{184}{1000 \times 735,5 \times 3600} = 6,95 \times 10^{-8}\ kg/J$

$$\text{Assim: } \eta_{g_{max}} = \frac{1}{PCI \times C_{e_{min}}} = \frac{1}{39 \times 10^6 \times 6,95 \times 10^{-8}} \cong 37\%$$

b) Para determinar o rendimento mecânico (η_m) na rotação de torque máximo, necessita-se saber qual o rendimento global (η_g) do motor nessa condição e para

isso há necessidade de saber o consumo específico também. Do gráfico (linhas vermelhas), obtém-se $C_e \cong 187 \text{ g/CVh}$ na condição de torque máximo. Dessa forma, calcula-se o rendimento global e posteriormente o rendimento mecânico.

$$\eta_g = \frac{1}{PCI \times C_{e_{min}}} = \frac{1}{39 \times 10^6 \left(\frac{187}{1000 \times 735,5 \times 3600} \right)} \cong 36,3\%$$

$$\eta_m = \frac{\eta_g}{\eta_t} = \frac{0,363}{0,43} = 0,78 \rightarrow \eta_m = \mathbf{84,4\%}$$

c) A pressão média efetiva máxima (pme_{max}) ocorre na mesma condição que o torque é máximo. Portanto, da análise do gráfico nesta condição (linhas vermelhas) sabe-se que $N_e \cong 300 \text{ cv}$ e $n \cong 1700 \text{ rpm}$. Assim:

$$pme_{max} = \frac{N_e \cdot x}{V_t \cdot n} = \frac{300 \times 735,5 \times 2}{12 \times 10^{-3} \cdot \left(\frac{1700}{60} \right)} = 12,9 \times 10^5 \text{ Pa} = \mathbf{12,9 \text{ bar}}$$

d) A pressão média indica (pmi) na condição de torque máximo é calculada utilizando o rendimento mecânico e a pressão média efetiva. Dessa forma:

$$pme = pmi \cdot \eta_m \rightarrow pmi = \frac{pme}{\eta_m}$$

$$pmi = \frac{pme}{\eta_m} = \frac{12,9}{0,844} = \mathbf{15,3 \text{ bar}}$$

Exercício 5

Determine o momento tursor mínimo de um motor de ignição por faísca que equipa um veículo de peso $G = 12.000 \text{ N}$, para que consiga superar um aclive de 2° com uma velocidade de 100 km/h utilizando sua 6^a marcha ($i_c = 0,85$).

Sabe-se que:

- $i_D = 4,5$
- raio da roda $r_{roda} = 300 \text{ mm}$
- área frontal do veículo $A_f = 0,8 \text{ m}^2$

Adote:

- coeficiente de arrasto $C_D = 0,45$;
- rendimento de transmissão igual a 90% ;
- $C_e = 300 \text{ g/kWh}$

Dado $\rho_{ar} = 1,2 \text{ kg/m}^3$ e $\rho_c = 745 \text{ kg/m}^3$, qual seu consumo em km/l nessas condições?

Solução:

O momento tursor mínimo pode ser calculado pela expressão:

$$M_t = \frac{r_{roda}}{i_c \cdot i_D \cdot \eta_T} [C \cdot V^2 + (B \cdot G) \cdot V^{1,1} + (A + \text{sen}\alpha) \cdot G]$$

Calculando C :

$$C = C_D \frac{1}{2} \rho_{ar} A_f = 0,45 \times 0,5 \times 1,2 \times 0,8 = 0,216 \text{ kg/m}$$

Utilizando o valor encontrado para C , os valores dados no enunciado e lembrando dos slides da aula que $A = 0,012$ e $B = 0,0003$.

$$M_t = \frac{0,3}{0,85 \times 4,5 \times 0,9} \left[0,216 \cdot \left(\frac{100}{3,6} \right)^2 + (0,0003 \times 12000) \cdot \left(\frac{100}{3,6} \right)^{1,1} + (0,012 + \text{sen}(2^\circ)) \cdot 12000 \right] = \mathbf{75,7 \text{ N} \cdot \text{m}}$$

O consumo em km/l pode ser calculado pela expressão abaixo:

$$\text{Consumo (km/l)} = \frac{\rho_c \cdot V}{N_e \cdot C_e}$$

A potência efetiva é calculada por $N_e = M_t \cdot \omega_M$ e a velocidade angular do motor (ω_M) pode ser calculada utilizando-se a expressão abaixo:

$$V = \frac{2\pi \cdot n_M \cdot r_{roda}}{i_c \cdot i_D}$$

$$\omega_M = 2\pi \cdot n_M = \frac{V \cdot i_c \cdot i_D}{r_{roda}} = \frac{(100/3,6) \times 0,85 \times 4,5}{0,3} = 354,2 \text{ rad/s}$$

Portanto:

$$N_e = M_t \cdot \omega_M = 75,7 \times 354,2 = 26812,94 \text{ W} \rightarrow N_e = 26,8 \text{ kW}$$

Colocando os dados nas devidas dimensões para cálculo do consumo:

$$\rho_c = 745 \text{ kg/m}^3 = 0,745 \text{ kg/l}$$

$$C_e = 300 \text{ g/kWh} = 0,3 \text{ kg/kWh}$$

Finalizando:

$$\text{Consumo (km/l)} = \frac{0,745 \times 100}{26,8 \times 0,3} = \mathbf{9,27 \text{ km/l}}$$