

Ex 2: Um gás de chaminé a $T_g = 1000\text{K}$ e $P_T = 1\text{atm}$, com 10% de vapor H_2O e 20% de CO_2 por volume, flui sobre um banco de tubos disposto segundo um arranjo triangular equilátero, tendo os tubos $D = 7,6\text{cm}$ e espaçamento $S = 2D$. Os tubos são mantidos a uma $T_w = 500\text{K}$ uniforme e são considerados negros. Calcule o intercâmbio líquido de calor radiante entre a mistura gasosa e os tubos, por m^2 da superfície da parede dos tubos.

Hipóteses:

Regime permanente

Propriedades constantes

Troca térmica somente radiativa

Sem geração de energia

a) Para 1 atm:

$\rightarrow \text{Ex 2: } T_g = 1000\text{K} \text{ e } P_T = 1\text{atm} \quad T_w = 500\text{K}$
 10% H_2O
 20% CO_2
 $D = 7,6 \cdot 10^{-2}\text{m}$
 $S = 2D$

$\sigma = 5,67 \cdot 10^{-8} \text{ W m}^{-2} \text{ K}^{-4}$

• Regime Permanente, propriedades constantes, troca térmica somente radiativa

• Comprimento equivalente $L \rightarrow$ tabela 13.1
 $L = 3,0(S - D)$
 $L = 3,0(2D - D) = 3D = 3,0 \cdot 7,6 \cdot 10^{-2}\text{m}$
 $L = 0,228\text{m}$

• Água	• CO_2
- Pressão: $P_w = 0,1 \cdot P_T = 0,1 \cdot 1\text{atm}$ $P_w = 0,1\text{atm}$	- Pressão: $P_c = 0,2 \cdot P_T = 0,2 \cdot 1\text{atm}$ $P_c = 0,2\text{atm}$
$P_w \cdot L = 0,1\text{atm} \cdot 0,228\text{m} \Rightarrow P_w \cdot L = 0,0228 \text{ m} \cdot \text{atm}$	$P_c \cdot L = 0,2\text{atm} \cdot 0,228\text{m} \Rightarrow P_c \cdot L = 0,0456 \text{ m} \cdot \text{atm}$
E_g e α_g pela Figura 13.5a - $E_g(1000\text{K}) = 0,05$ - $\alpha_g(500\text{K}) = 0,085$	E_g e α_g pela Figura 13.4a - $E_g(1000\text{K}) = 0,09$ - $\alpha_g(500\text{K}) = 0,08$

Figura 13.5a usada para achar ϵ_g (1000K) e α_g (500K) da água

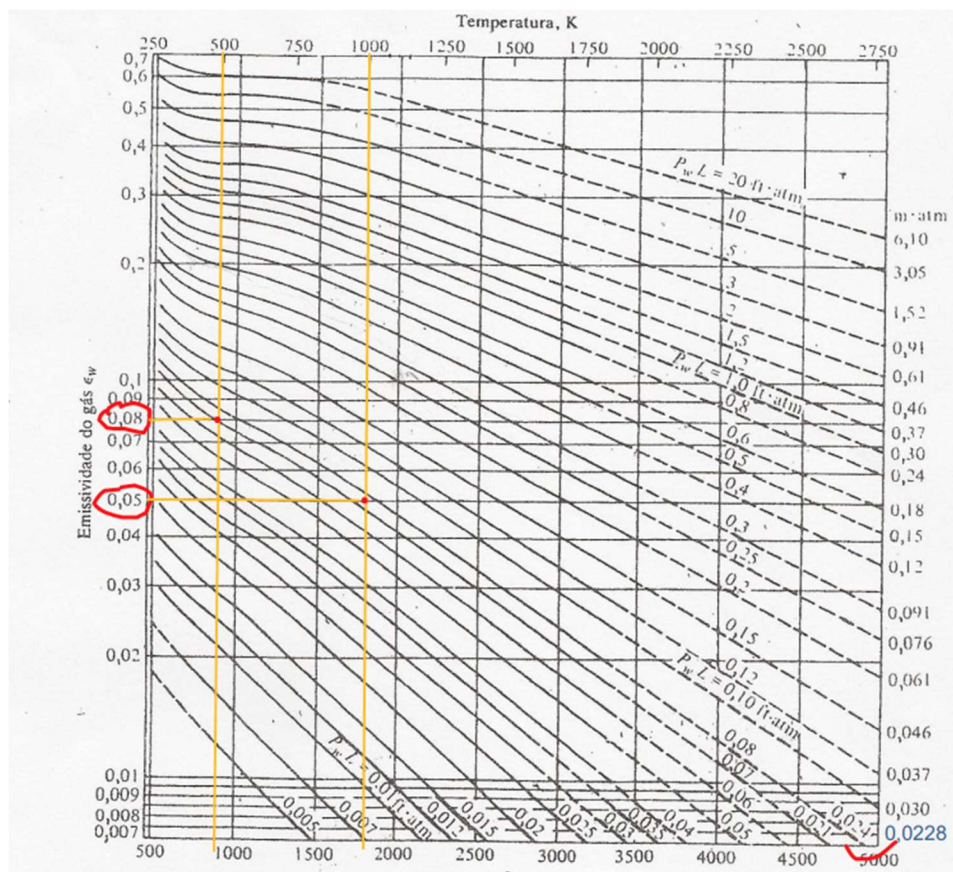
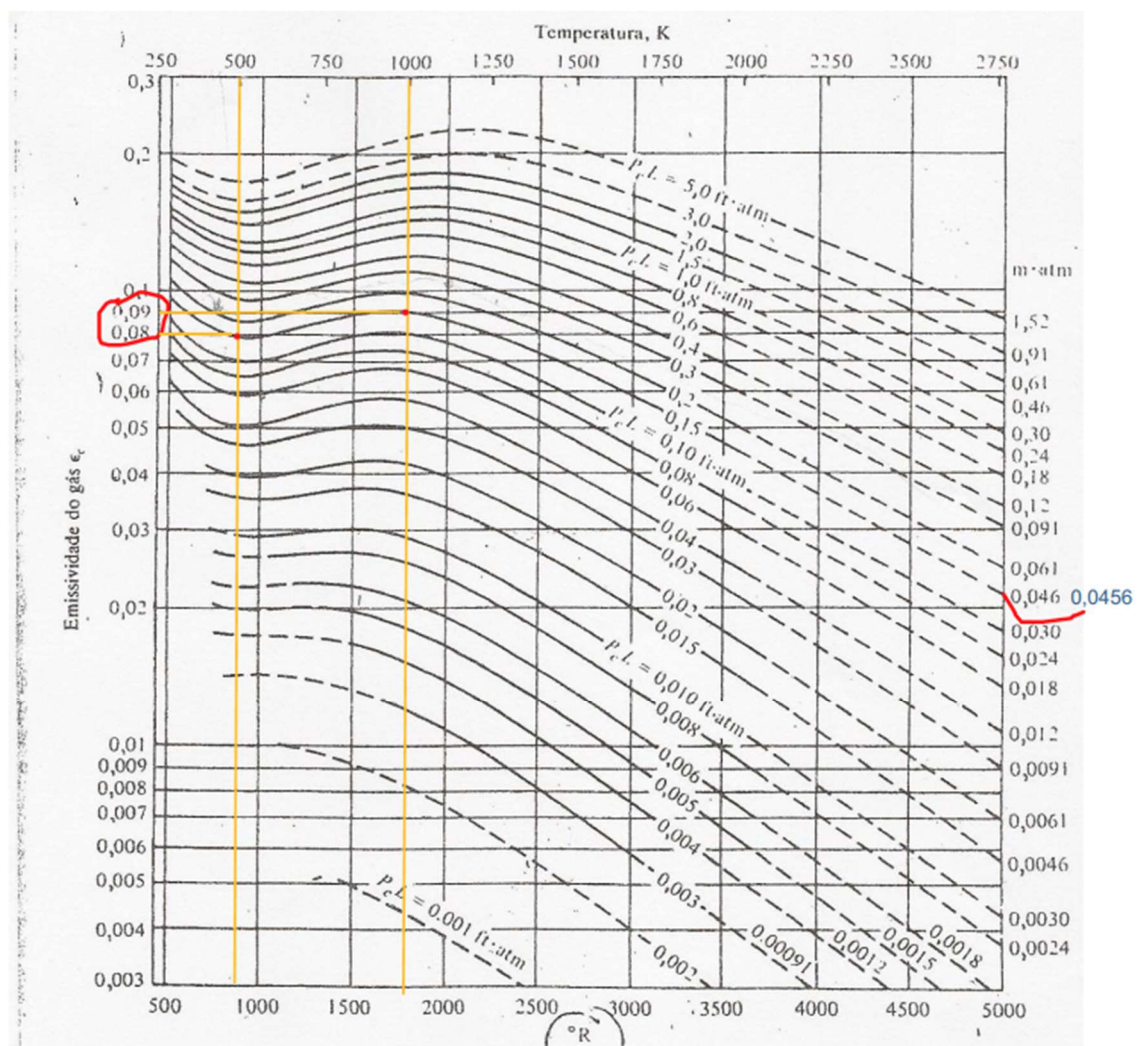


Figura 13.4a usada para achar ϵ_g (1000K) e α_g (500K) da CO₂



- Cálculo de $\Delta\epsilon$ e $\Delta\alpha$:

$$\bullet \frac{P_w}{P_c + P_w} = \frac{0,1}{0,2 + 0,1} = 0,33$$

$$\bullet P_c L + P_w L = 0,2 \text{ atm} \cdot 9,228 \text{ m} + 0,1 \text{ atm} \cdot 9,228 \text{ m}$$

$$P_c L + P_w L = 0,0694 \text{ m} \cdot \text{atm} = 0,224 \text{ ft} \cdot \text{atm}$$

• $\Delta\epsilon$ pelas Figuras 13.6b e 13.6c:

$$1000 \text{ K} = 727^\circ \text{C}$$

$$\Delta\epsilon(538^\circ \text{C}) = 0,002$$

$$\Rightarrow \text{Interpolando em } 727^\circ \text{C}: \Delta\epsilon = 0,0025$$

$$\Delta\epsilon(927^\circ \text{C}) = 0,003$$

• $\Delta\alpha$ pelas Figuras 13.6a e 13.6b:

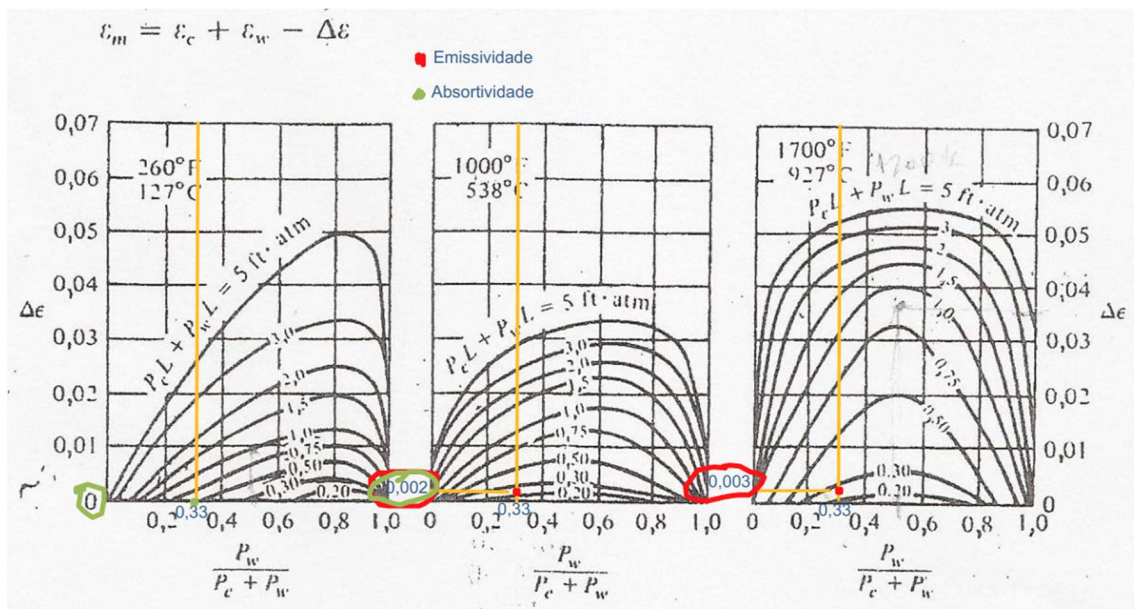
$$500 \text{ K} = 227^\circ \text{C}$$

$$\Delta\alpha(127^\circ \text{C}) = 0$$

$$\Rightarrow \text{Interpolando em } 227^\circ \text{C}: \Delta\alpha = 0,0005$$

$$\Delta\alpha(538^\circ \text{C}) = 0,002$$

Figuras 13.6 usadas para encontrar $\Delta\epsilon$ e $\Delta\alpha$:



- Agora, podemos descobrir a ϵ_m e α_m da mistura

$$\epsilon_m = \epsilon_w + \epsilon_c - \Delta\epsilon = 0,05 + 0,09 - 0,0025$$

$$\epsilon_m = 0,1375$$

$$\alpha_m = \alpha_w + \alpha_c - \Delta\alpha = 0,085 + 0,08 - 0,0005$$

$$\alpha_m = 0,1645$$

• Por fim, podemos calcular o fluxo líquido de calor

$$q = \sigma (\epsilon_m T_g^4 - \alpha_m T_w^4) = 5,67 \cdot 10^{-8} (0,1375 \cdot 1000^4 - 0,1645 \cdot 500^4)$$

$$q = 7213,3 \text{ W/m}^2$$