

# PQI 3301 – FENÔMENOS DE TRANSPORTE II

**CONVECÇÃO NATURAL: Exercícios** 



### Convecção Natural – Exercício 1

Um tubo a 55 C é imerso em um grande tanque de água a 21 C. O tubo tem diâmetro externo de 25 mm e comprimento de 1,5 ft. Estime o coeficiente de convecção natural. Considere tubo: a) vertical e b) horizontal.

#### a) vertical

#### Parede vertical?

$$Gr_L = \frac{g\beta \cdot L^3(T_s - T_\infty)}{v^2}$$
  $Gr_L = 2,43.10^{10}$   $Ra = Pr \cdot Gr_L = 1,1.10^{11}$ 

$$Nu_L = C.Ra_L^n = 0.1.Ra_L^{1/3} = 478 \Rightarrow Nu_L = \frac{h_L L}{k} \Rightarrow h_L = 659 W/(m^2.K)$$



### Convecção Natural – Exercício 1

Um tubo a 55 C é imerso em um grande tanque de água a 21 C. O tubo tem diâmetro externo de 25 mm e comprimento de 1,5 ft. Estime o coeficiente de convecção natural. Considere tubo: a) vertical e b) horizontal.

### b) horizontal

## Cilindro vertical infinito?

D = 0.025 m

Tf = (55 + 21)/2 = 38 C: Propriedades (S1!)

k = 0.63; Cp = 4187;  $v = 0.687.1/0^{-6}$ ;  $\rho = 993$ ;  $\beta = 3.6.10^{-4}$  e Pr = 4.52

$$Gr_L = \frac{g\beta (D^3(T_S - T_\infty))}{v^2}$$

$$Gr_L = 3,97.10^6$$

$$Ra = Pr. Gr_L = 1.8.10^7$$

$$Nu_L = C.Ra_L^n = 0.125.Ra_L^{1/3} = 32.72 \implies Nu_L = \frac{h_L D}{k} \Rightarrow h_L = 824 W/(m^2.K)$$

$$h_L = 824 W/(m^2.K)$$



### Convecção Natural – Exercício 2

Um tubo a 55 C está exposto em <mark>ar estagnado a 21 C</mark>. O tubo tem diâmetro externo de 25 mm e comprimento de 1,5 ft. Estime o coeficiente de convecção natural. Considere tubo: a) vertical e b) horizontal.

$$h_L = 4.4 \ W/(m^2.K)$$

$$h_L = 4.8 W/(m^2.K)$$



## Convecção Natural – Exercício 3 (2 da lista 8)

Uma grande placa plana vertical com temperatura superficial de 130 °C está suspensa em ar quiescente a 25 °C e pressão atmosférica. Estimar, para uma posição a 0,25 m da aresta inferior da placa: a) espessura da camada limite, b) velocidade máxima, c) o coeficiente convectivo local. Estime, também, d) a posição da placa em que a camada limite se torna

turbulenta.

Tf = 
$$(25 + 130)/2 + 273 \approx 350 \text{ K}$$
: Propriedades (SI!)

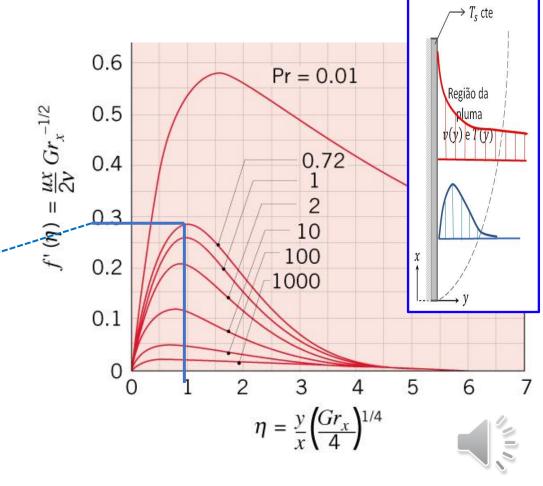
$$k = 0.03$$
;  $v = 20.9.10^{-6}$ ;  $\beta = 1/350$  e Pr = 0.7

$$Gr_{x} = \frac{g\beta .x^{3}(T_{S}-T_{\infty})}{v^{2}} = 1,05.10^{8}$$

$$\eta = \frac{y}{x} \left(\frac{Gr_x}{4}\right)^{1/4} = 5 = \frac{y}{0.25} \left(\frac{1.05.10^8}{4}\right)^{1/4}$$

$$\Rightarrow y = 0.0175 \, m$$

$$\frac{xv_x}{2v}Gr_x^{-1/2} \cong 0.28 \Rightarrow v_x = 0.48 \text{ m/s}$$



### Convecção Natural – Exercício 3 (2 da lista 8)

Uma grande placa plana vertical com temperatura superficial de 130 °C está suspensa em ar quiescente a 25 °C e pressão atmosférica. Estimar, para uma posição a 0,25 m da aresta inferior da placa: a) espessura da camada limite, b) velocidade máxima, e) o coeficiente convectivo local e d) a posição da placa em que a camada limite se torna turbulenta.

$$Nu_{\chi} = \left(\frac{Gr_{\chi}}{4}\right)^{1/4} \cdot \left(\frac{0.75.Pr^{1/2}}{\left(0.609 + 1.221.Pr^{1/2} + 1.238.Pr\right)^{1/4}}\right) = 42.2 \implies Nu_{\chi} = \frac{h_{\chi}x}{k}$$

$$h_{\chi} = \frac{Nu_{\chi}k}{x} = 5.1 \text{ W/(m}^2\text{K)}$$

$$Ra_x = Pr. Gr_x = 10^9 \Rightarrow Gr_x = 1,43.10^9 = \frac{g\beta.x^3(T_S - T_\infty)}{v^2} \Rightarrow x = 0,6 \text{ m}$$

