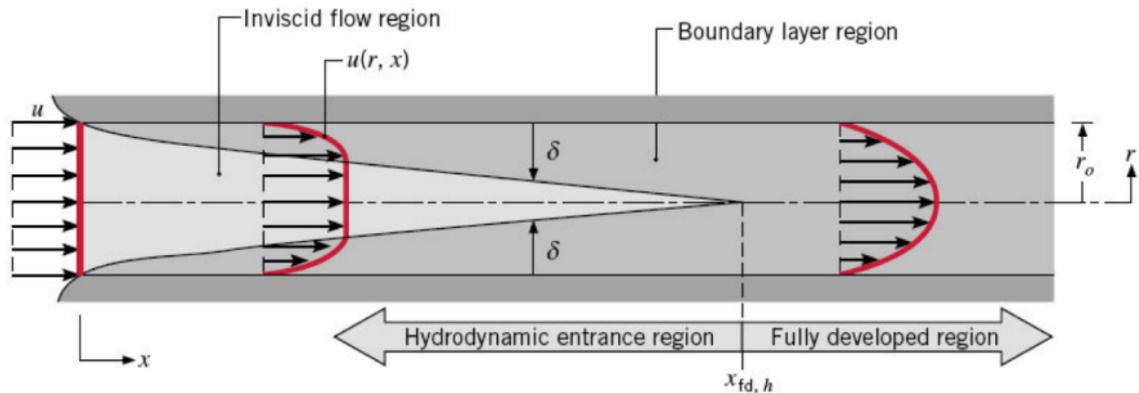


Convecção Forçada – Escoamento Interno

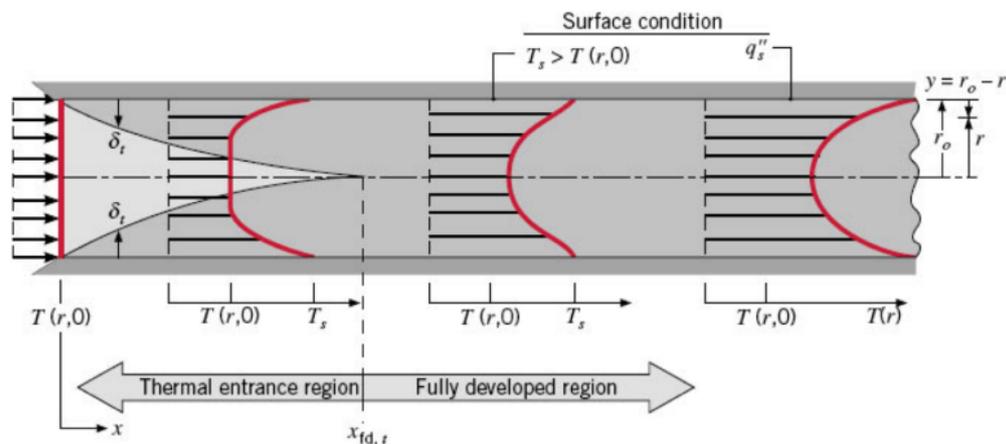
1 Fluidodinâmica



$$Re_D \equiv \frac{\bar{V}D}{\nu} \quad \left\{ \begin{array}{ll} Re_D < 2100 & \Rightarrow \text{laminar} \\ 2100 < Re_D < 4000 & \Rightarrow \text{transição} \\ Re_D > 4000 & \Rightarrow \text{turbulento} \end{array} \right.$$

$$\text{Comprimento de entrada:} \quad \left\{ \begin{array}{ll} \text{laminar} & \Rightarrow \frac{l_e}{D} = 0,06 Re_D \\ \text{turbulento} & \Rightarrow \frac{l_e}{D} = 4,4 Re_D^{\frac{1}{6}} \end{array} \right.$$

2 Características Térmicas



Casos estudados: T_s constante e q_s'' constante.

Comprimento de entrada térmico: $\begin{cases} \text{laminar} & \Rightarrow \frac{l_{eT}}{D} = 0,06 Re_D Pr \\ \text{turbulento} & \Rightarrow \frac{l_{eT}}{D} = 10 \end{cases}$

2.1 Temperatura média

$$\dot{m}c_p T_m = \int_{A_T} \rho U c_p T \, dA \quad \Rightarrow \quad T_m = \frac{\int_{A_T} \rho U c_p T \, dA}{\dot{m}c_p}$$

2.2 Lei do resfriamento de Newton

$$q_s'' = h (T_s - T_m)$$

2.3 Condições plenamente desenvolvidas

$$\frac{dT_m}{dx} \neq 0, \quad \frac{\partial T}{\partial x} \neq 0, \quad \text{Porém, podemos ter: } \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{T_s(x) - T(r, x)}{T_s(x) - T_m(x)} \right] = 0$$

Condições plenamente desenvolvidas são atingidas com T_s constante ou q_s'' constante.

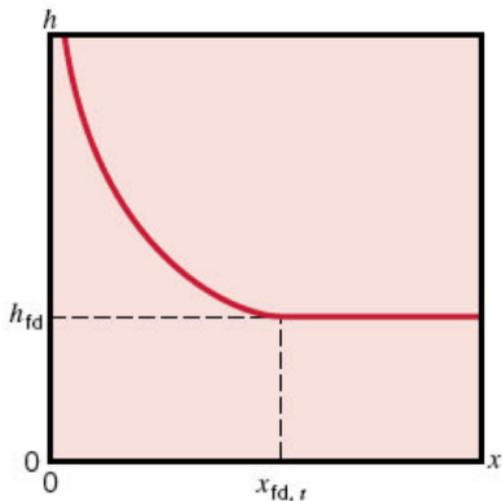
Características importantes:

$$\frac{\partial}{\partial r} \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{T_s - T}{T_s - T_m} \right]_{r=R} = \frac{\partial}{\partial x} \frac{\partial}{\partial r} \left[\frac{T_s - T}{T_s - T_m} \right]_{r=R} = 0$$

$$\Rightarrow \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{-\frac{\partial T}{\partial r} \Big|_{r=R}}{T_s - T_m} \right] = 0, \quad \text{Mas } q_s'' = -k \frac{\partial T}{\partial y} \Big|_{y=0} = k \frac{\partial T}{\partial r} \Big|_{r=R}$$

$$\text{Assim: } \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{-q_s''}{k(T_s - T_m)} \right] = \frac{\partial}{\partial x} \left[-\frac{h}{k} \right] = 0$$

Portanto, h não depende de x .



$$\frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{T_s - T}{T_s - T_m} \right] = \frac{\frac{\partial(T_s - T)}{\partial x} (T_s - T_m) - \frac{\partial(T_s - T_m)}{\partial x} (T_s - T)}{(T_s - T_m)^2} = 0$$

$$\frac{\partial T}{\partial x} = \frac{\partial T_s}{\partial x} - \frac{(T_s - T)}{(T_s - T_m)} \frac{\partial T_s}{\partial x} + \frac{(T_s - T)}{(T_s - T_m)} \frac{\partial T_m}{\partial x} \quad (1)$$

- Fluxo uniforme (q_s'' constante)

$$\frac{\partial q_s''}{\partial x} = 0 \quad \Rightarrow \quad \frac{\partial[h(T_s - T_m)]}{\partial x} = (T_s - T_m) \frac{\partial h}{\partial x} + h \frac{\partial(T_s - T_m)}{\partial x} = 0$$

$$\therefore \frac{\partial T_s}{\partial x} = \frac{\partial T_m}{\partial x}$$

Substituindo na eq. (1):

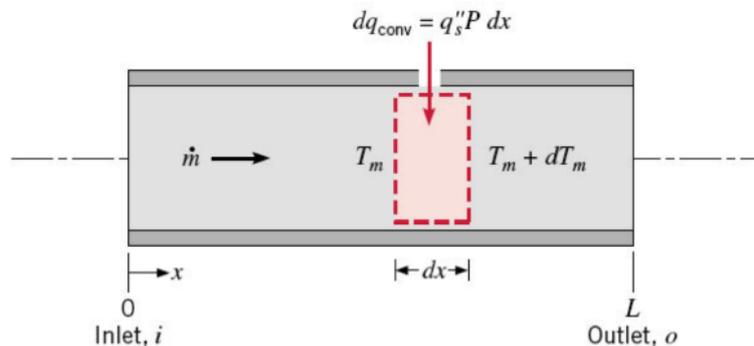
$$\frac{\partial T}{\partial x} = \frac{\partial T_s}{\partial x} = \frac{\partial T_m}{\partial x}$$

- Temperatura uniforme (T_s constante) $\Rightarrow \frac{\partial T_s}{\partial x} = 0$

Substituindo na eq. (1):

$$\frac{\partial T}{\partial x} = \frac{(T_s - T)}{(T_s - T_m)} \frac{\partial T_m}{\partial x}$$

3 Balanço de Energia



$$dq_{\text{conv}} = \dot{m}c_p [(T_m + dT_m) - T_m] = \dot{m}c_p dT_m$$

$$dq_{\text{conv}} = q_s'' P dx \quad (P = \pi D, \text{perímetro})$$

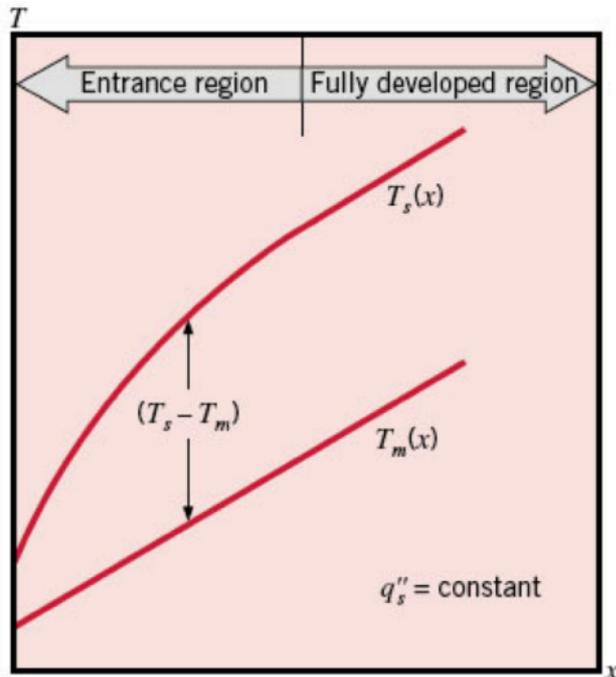
$$\therefore \frac{dT_m}{dx} = \frac{q_s'' P}{\dot{m}c_p} = \frac{P}{\dot{m}c_p} h (T_s - T_m) \quad (2)$$

3.1 Fluxo térmico na superfície constante

$$\text{Integrando } \frac{dT_m}{dx} = \frac{q_s'' P}{\dot{m} c_p}:$$

$$\Rightarrow T_{m,x} = T_{m,e} + \frac{q_s'' P}{\dot{m} c_p} x$$

$$\overline{T}_m = \frac{T_{m,e} + T_{m,s}}{2}$$



3.2 Temperatura superficial constante

Definindo: $\Delta T_\mu = T_s - T_m$, substituindo na eq. (2):

$$\frac{dT_m}{dx} = -\frac{d(\Delta T_\mu)}{dx} = \frac{P}{\dot{m}c_p} h \Delta T_\mu$$

Integrando:
$$\int_{\Delta T_{\mu,e}}^{\Delta T_{\mu,x}} \frac{d(\Delta T_\mu)}{\Delta T_\mu} = -\frac{P}{\dot{m}c_p} \int_0^x h dx$$

$$\ln \left(\frac{\Delta T_{\mu,x}}{\Delta T_{\mu,e}} \right) = -\frac{Px}{\dot{m}c_p} \left(\frac{1}{x} \int_0^L h dx \right) = -\frac{Px}{\dot{m}c_p} \bar{h}$$

$$\therefore \frac{\Delta T_{\mu,x}}{\Delta T_{\mu,e}} = \frac{T_s - T_{m,x}}{T_s - T_{m,e}} = e^{\left(-\frac{Px}{\dot{m}c_p} \bar{h} \right)}$$

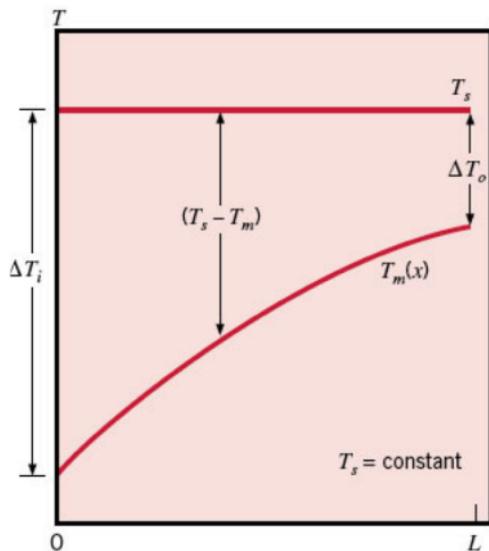
Assim, $q_{\text{conv}} = \bar{h}A_s\Delta T_{ml}$, onde $\Delta T_{ml} \equiv \frac{\Delta T_{\mu,x} - \Delta T_{\mu,e}}{\ln(\Delta T_{\mu,x}/\Delta T_{\mu,e})}$

Se T_∞ for especificado ao invés de $T_{s,i}$:

$$\frac{\Delta T_{\mu,x}}{\Delta T_{\mu,e}} = \frac{T_\infty - T_{m,x}}{T_\infty - T_{m,e}} = e\left(-\frac{\bar{U}Px}{\dot{m}c_p}\right)$$

$$\frac{\Delta T_{\mu,x}}{\Delta T_{\mu,e}} = e\left(-\frac{1}{\dot{m}c_p R_{\text{tot}}}\right)$$

$$q = \bar{U}A_s\Delta T_{ml} = \frac{\Delta T_{ml}}{R_{\text{tot}}}$$



$$\bar{T}_m = \frac{1}{L} \int_0^L T_{m,x} dx = T_s - \Delta T_{ml}$$

4 Correlações

Condições	Correlação
Laminar; completamente desenvolvido; fluxo uniforme; $Pr \geq 0,6$	$Nu_D = 4,36$
Laminar; completamente desenvolvido; temperatura uniforme; $Pr \geq 0,6$	$Nu_D = 3,66$
Laminar; comprimento de entrada térmico (ou comprimento de entrada combinado com $Pr \geq 5$; temperatura uniforme	$\overline{Nu}_D = 3,66 + \frac{0,0668(D/L)Re_DPr}{1 + 0,04[(D/L)Re_DPr]^{2/3}}$

Condições	Correlação
Laminar; comprimento de entrada combinado; temperatura uniforme; $0,6 < Pr < 5$; $0,0044 < (\mu/\mu_{\text{sup}}) < 9,75$	$\overline{Nu}_D = 1,86 \left(\frac{Re_D Pr}{L/D} \right)^{1/3} \left(\frac{\mu}{\mu_{\text{sup}}} \right)^{0,14}$
Turbulento; completamente desenvolvido; $0,6 \leq Pr \leq 160$; $Re_D \geq 10000$; $(L/D) \geq 10$; $n = 0,4$ para $T_s > T_m$ e $n = 0,3$ para $T_s < T_m$	$Nu_D = 0,023 Re_D^{4/5} Pr^n$

Exercício 1

Óleo de motor é aquecido ao escoar através de um tubo circular com diâmetro $D = 50$ mm e comprimento $L = 25$ m, cuja superfície é mantida em 150 °C. Se a vazão de escoamento e a temperatura do óleo na entrada do tubo forem de $0,5$ kg/s e 20 °C, qual será a temperatura do óleo na saída do tubo? Qual é a taxa de transferência de calor total no tubo?