

## FENÔMENOS DE TRANSPORTE I

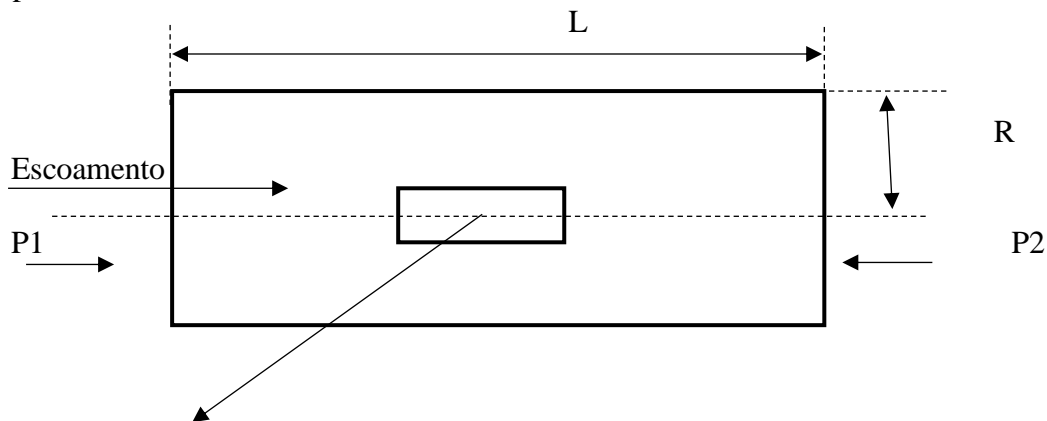
## LISTA 1 – EXERCÍCIO 1:

Um fluido newtoniano incompressível, de densidade  $\rho$  e viscosidade  $\mu$ , escoam em estado estacionário, regime laminar, escoamento desenvolvido unidimensional, à temperatura constante, no interior de um tubo circular horizontal, de raio interno constante  $R$  e comprimento  $L$ . As pressões na entrada e na saída do tubo são iguais a  $P_1$  e  $P_2$  respectivamente.

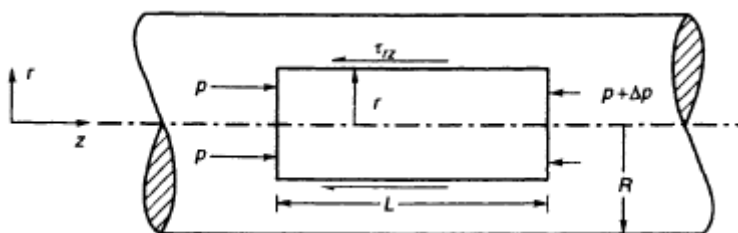
Determinar (a) o perfil da tensão de cisalhamento; (b) a tensão de cisalhamento no centro do tubo; (c) o perfil de velocidade; (d) a velocidade no centro do tubo; (e) a velocidade média de escoamento; (f) a vazão volumétrica de escoamento; (g) a vazão mássica de escoamento; (h) As expressões obtidas valem para o escoamento num tubo vertical? Justificar todas as passagens da solução.

SOLUÇÃO:

a) o perfil da tensão de cisalhamento:



Elemento de fluido com raio  $r$  e comprimento  $l$



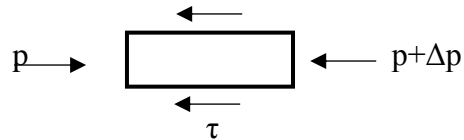
Como o fluido escoam em estado estacionário, não há aceleração. Logo, a resultante das forças que atuam sobre o elemento de fluido deve ser nula:

$$\sum \vec{F} = 0$$

As “forças” que agem sobre o elemento de fluido são:

$\tau$

## FENÔMENOS DE TRANSPORTE I



$\tau$  é a tensão de cisalhamento exercida pelo fluido sobre o elemento de fluido.

Fazendo-se o balanço de forças:

$$p\pi r^2 - (p + \Delta p)\pi r^2 - \tau 2\pi r l = 0$$

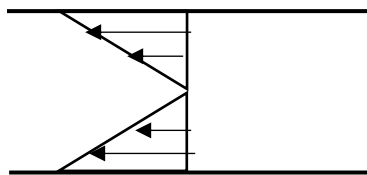
Que resulta em:

$$\tau = -\frac{\Delta p r}{2l}$$

como a tensão de cisalhamento varia radialmente, estendemos o elemento de fluido até a entrada e saída da tubulação de forma que:

$$\tau = -\frac{(\Delta P)r}{2L} = \frac{(P_1 - P_2)r}{2L}$$

O perfil pode ser representado graficamente por:



(b) a tensão de cisalhamento no centro do tubo:

Da equação do perfil, para  $r=R$

$$\tau = -\frac{(\Delta P)R}{2L} = \frac{(P_1 - P_2)R}{2L}$$

Destaca-se que no centro, para  $r=0$ ,  $\tau=0$ .

(c) o perfil de velocidade:

Por tratar-se de um fluido newtoniano escoando em regime laminar:

$$\tau = -\mu \frac{dv}{dr}$$

Do item anterior:

$$\tau = -\frac{(\Delta P)r}{2L} = \frac{(P_1 - P_2)r}{2L}$$

Igualando-se as duas expressões para a tensão de cisalhamento:

$$-\mu \frac{dv}{dr} = \frac{(P_1 - P_2)r}{2L}$$

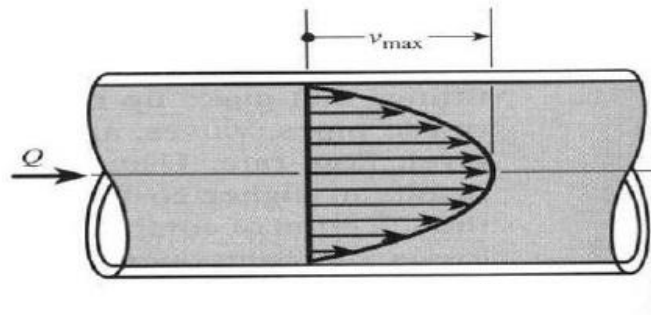
Separando-se as variáveis e fazendo-se a integração:

$$-\int_v^0 dv = \int_r^R \frac{(P_1 - P_2)r}{2\mu L} dr$$

Que resulta em:

$$v = \frac{(P_1 - P_2)R^2}{4\mu L} \left[ 1 - \left( \frac{r}{R} \right)^2 \right]$$

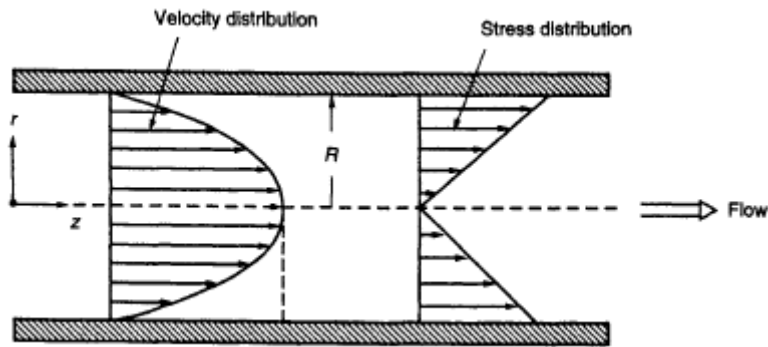
## Perfil de velocidade



O perfil é parabólico e de acordo com o perfil da tensão de cisalhamento:

- velocidade nula na parede → máxima tensão de cisalhamento;
- velocidade máxima no centro → tensão de cisalhamento nula.

## FENÔMENOS DE TRANSPORTE I



(d) a velocidade no centro do tubo

Para  $r=0$ :

$$v = \frac{(P_1 - P_2)R^2}{4\mu L} = v_{\max}$$

Pode-se então escrever o perfil de velocidade como:

$$v = \frac{(P_1 - P_2)R^2}{4\mu L} \left[ 1 - \left( \frac{r}{R} \right)^2 \right] = v_{\max} \left[ 1 - \left( \frac{r}{R} \right)^2 \right]$$

(e) a velocidade média de escoamento:

Para a velocidade média, considere-se que:

$$\dot{m} = \rho VA$$

Se for considerado um ponto no perfil de velocidades:

$$d\dot{m} = \rho v dA$$

Assim:

$$\dot{m} = \rho VA = \int d\dot{m} = \int \rho v dA$$

Assim:

$$\rho VA = \int \rho v dA$$

Ou seja:

$$V = \frac{1}{A} \int v dA$$

Um elemento de área diferencial em coordenadas cilíndricas:

$$dA = r dr d\theta$$

Assim:

$$V = \frac{1}{\pi R^2} \iint_{\theta=0; r=0}^{\theta=2\pi; r=R} v r dr d\theta$$

Ou ainda:

$$V = \frac{1}{\pi R^2} \iint_{\theta=0; r=0}^{\theta=2\pi; r=R} v_{\max} \left[ 1 - \left( \frac{r}{R} \right)^2 \right] r dr d\theta$$

Da integração obtém-se:

$$\frac{V}{v_{\max}} = \frac{1}{2}$$

Ou ainda:

$$V = \frac{(P_1 - P_2) R^2}{8\mu L}$$

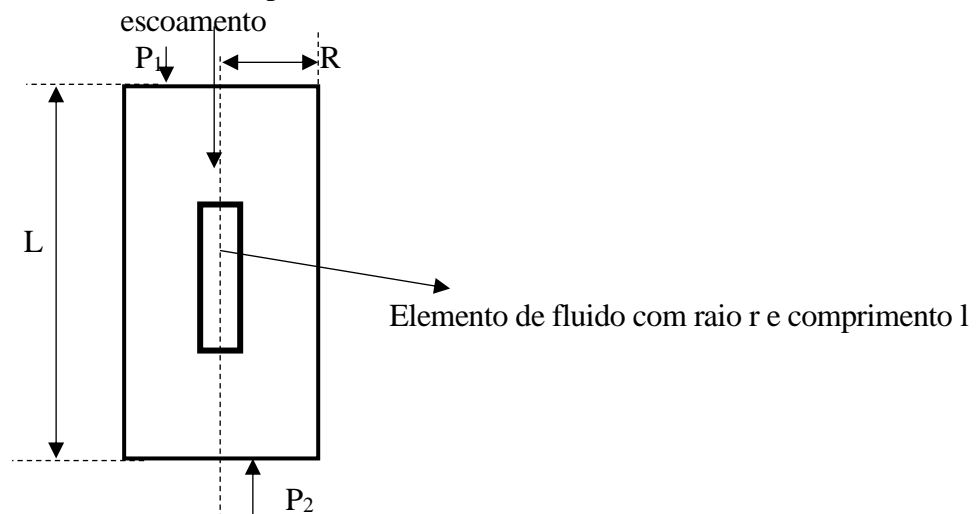
(f) a vazão volumétrica de escoamento:

$$\dot{q} = VA = \pi \frac{(P_1 - P_2) R^4}{8\mu L}$$

(g) a vazão mássica de escoamento:

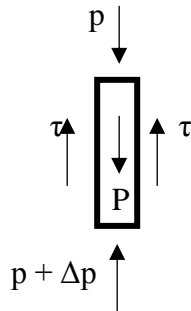
$$\dot{m} = \rho q = \rho \pi \frac{(P_1 - P_2) R^4}{8\mu L}$$

(h) As expressões obtidas valem para o escoamento num tubo vertical?



Como anteriormente, considerando um elemento de fluido e pelo fato de o escoamento estar em regime permanente:

$$\sum \vec{F} = 0$$



em que:

$p$  = pressão;

$\tau$  = tensão de cisalhamento;

$P$  = força peso.

A força peso pode ser escrita em função dos elementos geométricos do elemento de fluido:

$$P = mg = \rho Vg = \rho \pi r^2 l g$$

Assim, o balanço de força fica como:

$$p \pi r^2 + \rho \pi r^2 l g - (p + \Delta p) \pi r^2 - \tau 2 \pi r l = 0$$

ou:

$$\tau = \frac{(\rho l g - \Delta p) r}{2l}$$

Aumentando o elemento de fluido até chegar às pontas:

$$\tau = \frac{(\rho L g - \Delta P) r}{2L}$$

O termo  $\rho L g$  corresponde à pressão estática de uma coluna de líquido de altura  $L$ , na base do tubo vertical. Se for considerado que no topo do tubo, essa pressão corresponde a  $\rho \cdot 0 \cdot g = 0$ , pode-se fazer a seguinte transformação na equação obtida:

$$\tau = \frac{[(P_1 - \rho 0 g) - (P_2 - \rho L g)] r}{2L} = \frac{(P_1 - P_2) r}{2L}$$

em que:

$$P_i = P_1 - \rho L g$$

Que é a chamada pressão piezométrica ou modificada. Desta forma, todas as equações escritas anteriormente são válidas, considerando-se a pressão piezométrica.