

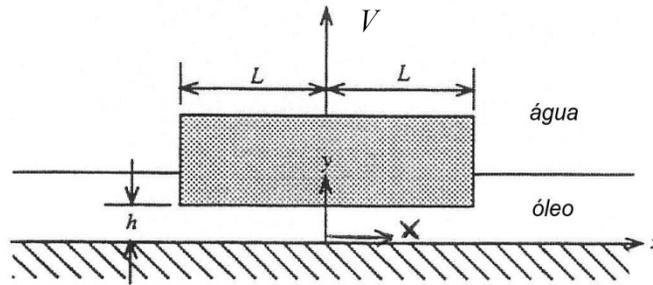
Mecânica dos Fluidos II (PME 2330)
 Gabarito Prova Substitutiva - 2015

1. (4 pontos) Um bloco retangular de comprimento $2L$ e largura muito grande b (na direção ortogonal ao plano da figura), de modo que $b \gg L$, está parcialmente imerso numa piscina de óleo de massa específica ρ e viscosidade μ , separado do fundo por uma distância h , $h \ll L$. Ele se eleva lentamente com uma velocidade constante V .

- a) Obtenha uma expressão para a vazão volumétrica que entra por baixo do bloco à medida que este se eleva, $Q = Q(x, V, b)$ numa seção qualquer localizada a uma distância x do plano de simetria.
- b) Desprezando a gravidade e assumindo que a inércia do óleo é desprezível (escoamento muito lento, podemos desprezar acelerações), obtenha uma expressão para a força vertical F causada pela distribuição de pressões na base inferior do bloco, $F = F(h, V, \mu, b, L)$.

Equações de continuidade e Navier-Stokes, regime permanente:

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0 \quad u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{\mu}{\rho} \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right) \quad u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} + \frac{\mu}{\rho} \left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} \right)$$



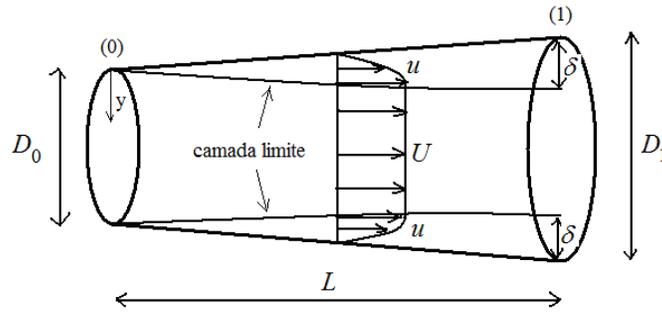
2. (3 pontos) O escoamento numa camada limite laminar pode ser representado pelo perfil de velocidades:

$$\frac{u}{U} = f(\eta) = \text{sen} \left(\frac{\pi}{2} \eta \right), \text{ onde } \eta = \frac{y}{\delta}$$

- a) Para uma placa plana paralela a corrente (sem gradiente de pressão) obtenha, usando a equação integral de von Kármán, os resultados para a espessura da camada limite δ/x , espessura de deslocamento δ^*/x e para o coeficiente de atrito local c_f .
- b) A seção de testes de um túnel de vento de baixa velocidade (escoamento incompressível) tem uma seção transversal que aumenta ligeiramente de diâmetro para compensar o crescimento da camada limite, de modo a garantir que a velocidade U na linha de centro fique constante ao longo do comprimento. Mostre que, se considerarmos $\delta(x) \ll D(x)$, onde $D(x)$ é o diâmetro de uma seção qualquer ao longo do túnel, a

vazão Q no túnel pode ser escrita como
$$Q = U \frac{\pi D^2(x)}{4} - U \pi D(x) \delta(x) + \pi D(x) \int_0^{\delta(x)} u \, dy.$$

- c) Mostre que, para mantermos U constante na linha de centro, o diâmetro $D(x)$ do conduto deve variar de acordo com a equação $D^2(x) - 4D(x)\delta^*(x) = D_0^2$, sendo que D_0 é o diâmetro em $x=0$, onde temos o início da camada limite.



Equação integral de von Kármán, espessura de deslocamento, espessura de momento, coeficiente de atrito de filme:

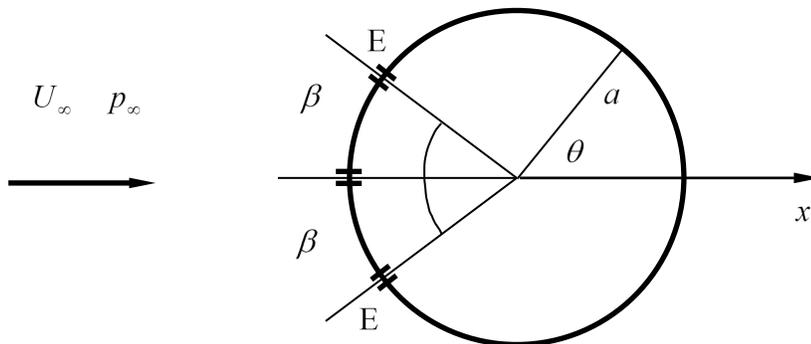
$$\frac{c_f}{2} = \frac{d\theta}{dx} + \left(2 + \frac{\delta^*}{\theta}\right) \frac{\theta}{U} \frac{dU}{dx} \quad ; \quad \delta^* = \int_0^\delta \left(1 - \frac{u}{U}\right) dy \quad ; \quad \theta = \int_0^\delta \left[\frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U}\right)\right] dy \quad ; \quad c_f = \frac{2\tau_o}{\rho U^2}$$

Ajudas para o cálculo:

$$\int [1 - \sin(ax)] dx = x + \frac{1}{a} \cos(ax) \quad ; \quad \int \sin(ax) [1 - \sin(ax)] dx = -\frac{1}{2}x - \frac{1}{a} \cos(ax) + \frac{1}{4a} \sin(2ax)$$

3. (3 pontos) É possível utilizar como indicador da direção do escoamento o tubo cilíndrico de raio a da figura, onde os três orifícios radiais estão equiespaciados. Sempre que a pressão nos orifícios laterais seja igual, o orifício central indicará a direção de escoamento e medirá a pressão de estagnação.

- Considerando que o escoamento é potencial, calcular o erro na velocidade $\varepsilon = \frac{U_E - U_\infty}{U_\infty}$, onde U_E é a velocidade no orifício lateral (tomada de pressão estática E) em função da posição angular θ .
- Para que os orifícios laterais meçam a pressão da corrente livre p_∞ , em que posição angular β deverão ser localizados?
- Considerando que o escoamento é real, comente o desempenho do dispositivo se os orifícios estiverem localizados na região traseira do cilindro ($0 < \theta < \frac{\pi}{2}$).



Função corrente para corrente livre e dipolo, velocidade, Bernoulli:

$$\psi = U_\infty r \sin \theta - \frac{\lambda \sin \theta}{r}, \quad u_r = \frac{1}{r} \frac{\partial \psi}{\partial \theta}, \quad u_\theta = -\frac{\partial \psi}{\partial r}; \quad p + \frac{1}{2} \rho U^2 = cte$$

Solução:

a) A distribuição de velocidade resulta:

$$u_r = \frac{1}{r} \frac{\partial \psi}{\partial \theta} = U_\infty \cos \theta \left(1 - \frac{\lambda}{U_\infty r^2}\right) \quad ; \quad u_\theta = -\frac{\partial \psi}{\partial r} = -U_\infty \sin \theta \left(1 + \frac{\lambda}{U_\infty r^2}\right)$$

Para ter um contorno circular de raio a , deve ser $u_r(a, \theta) = 0 \Rightarrow \lambda = U_\infty a^2$. A velocidade resulta:

$$u_r = U_\infty \cos \theta \left(1 - \frac{a^2}{r^2} \right) ; \quad u_\theta = -U_\infty \sin \theta \left(1 + \frac{a^2}{r^2} \right)$$

Na superfície do cilindro, $u_{rs} = 0$ e $u_{\theta s} = -2U_\infty \sin \theta$. O módulo da velocidade na tomada de pressão lateral resulta $U_E = |u_{\theta s}| = 2U_\infty |\sin \theta|$, de maneira que $\varepsilon = \frac{U_E - U_\infty}{U_\infty} = \frac{U_E}{U_\infty} - 1 = 2U_\infty |\sin \theta| - 1$

- b) Quando os orifícios laterais meçam a pressão da corrente livre p_∞ , o erro será zero, de maneira que $2U_\infty |\sin \theta| - 1 = 0 \Rightarrow |\sin \theta| = \frac{1}{2} \Rightarrow \theta = \frac{\pi}{6}, \frac{5\pi}{6} \Rightarrow \beta = \frac{5\pi}{6}, \frac{\pi}{6}$. A tomada lateral na frente corresponde a $\beta = \frac{\pi}{6}$, enquanto a tomada na traseira corresponde a $\beta = \frac{5\pi}{6}$.
- c) Na região traseira o dispositivo não funciona em um escoamento real pois a camada limite se descola e a pressão na superfície não se recupera. As medições nas tomadas laterais são insensíveis à direção do escoamento.