

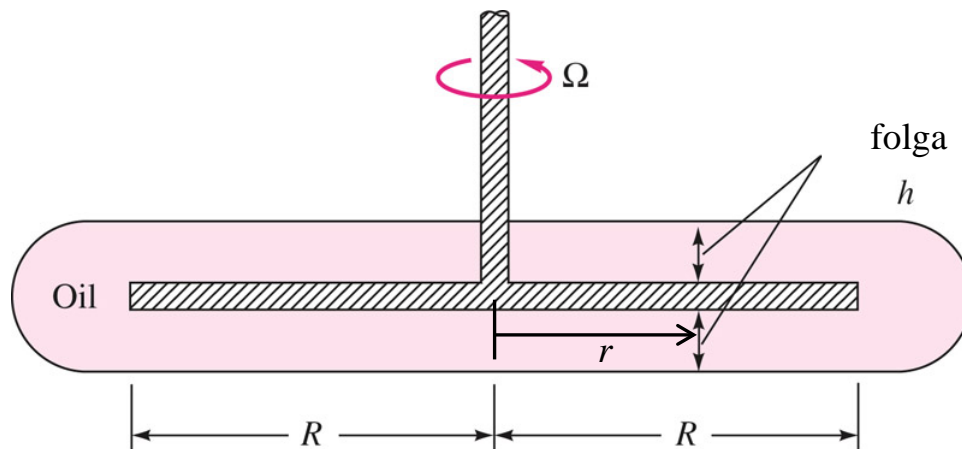
**MECÂNICA DOS FLUIDOS: NOÇÕES, LABORATÓRIO E APLICAÇÕES  
(PME 3332)**

**Gabarito Primeira Prova - 2016**

1. (4 pontos) Um disco de raio  $R$  rota a uma velocidade angular constante  $\Omega$  no interior de um reservatório em forma de disco cheio com óleo de viscosidade  $\mu$  com uma folga  $h$ , como mostra a figura. Considerando um perfil linear de velocidade e desprezando a tensão de cisalhamento nas bordas externas do disco:

- Determinar a tensão de cisalhamento em uma superfície em função da posição radial  $r$ .
- Determinar o elemento de torque  $dT$  em uma superfície gerada por um anel de raio  $r$  e espessura  $dr$ .
- Calcular o torque total viscoso  $T$  e a potência  $W$  no disco.

Lei de viscosidade de Newton:  $\tau = \mu \frac{du}{dy}$ .



Solução:

- A velocidade tangencial da superfície varia linearmente com a posição radial  $V(r) = \Omega r$ , enquanto o reservatório está fixo; a tensão de cisalhamento em cada superfície resulta  $\tau = \mu \frac{\Omega r}{h}$ .

$$\tau = \mu \frac{\Omega r}{h}$$

- O elemento de torque resulta duas vezes (duas superfícies) o produto da tensão de cisalhamento vezes o braço de alavanca  $r$  vezes o elemento de área  $dA = 2\pi r dr$ :

$$dT = 2 \times \mu \frac{\Omega r}{h} \times r \times 2\pi r dr = \frac{4\pi \mu \Omega}{h} r^3 dr$$

- O torque total resulta a soma dos elementos de torque:

$$T = \frac{4\pi \mu \Omega}{h} \int_0^R r^3 dr = \frac{\pi \mu \Omega R^4}{h}$$

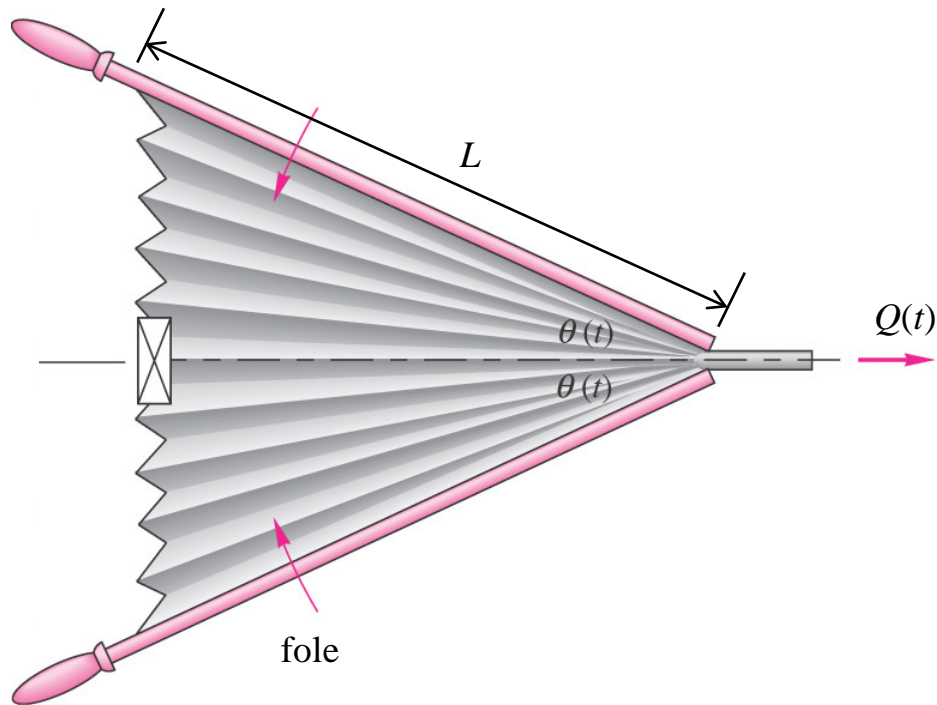
$$\text{A potência resulta } W = T \Omega = \frac{\pi \mu \Omega^2 R^4}{h}$$

2. (4 pontos) Um fole pode ser modelado como um volume em forma de cunha, como na figura. A válvula de retenção do lado esquerdo (pregueado) fica fechada durante o sopro. Se  $b$  é a largura do fole, normal ao papel, e  $L$  é o comprimento do fole:

- Definir um volume de controle para aplicar a conservação da massa.
- Supondo que a superfície do fole forma aproximadamente um arco de circunferência no movimento e que a largura do jato de saída é muito pequena, deduzir uma expressão para a vazão volumétrica  $Q(t)$  na saída, em função da velocidade angular  $\frac{d\theta}{dt}$  durante o sopro.

Lei de conservação da massa em forma integral:

$$0 = \int_v \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \int_A \rho (\mathbf{V} \cdot \vec{n}) dA \quad \text{ou} \quad 0 = \frac{d}{dt} \int_v \rho dV + \int_A \rho (\mathbf{V}_r \cdot \vec{n}) dA$$



Solução:

- Escolhemos um volume de controle deformável nas superfícies superior e inferior de largura do fole  $L$  e fixo no arco de superfície do fole e na saída; desta maneira, o volume de controle se deforma com o movimento do fole.
- Da equação de conservação da massa para um volume de controle deformável e escoamento incompressível, podemos escrever:

$$0 = \frac{d}{dt} \int_v dV + \int_A (\mathbf{V}_r \cdot \vec{n}) dA$$

Só existe fluxo na superfície do jato de saída, com  $\mathbf{V}_r = \mathbf{V}$ ; assim, resulta:

$$0 = \frac{dV}{dt} + Q$$

O volume resulta  $v = \theta b L^2$ ; a variação do volume resulta  $\frac{dv}{dt} = \frac{d\theta}{dt} b L^2$ ; substituindo, resulta finalmente:

$$Q = -b L^2 \frac{d\theta}{dt}$$

Observação: se tivéssemos escolhido um volume de controle fixo nas superfícies de largura do fole, a conservação da massa resulta:

$$0 = \int_A (\mathbf{V} \cdot \mathbf{\bar{n}}) dA$$

Além do fluxo na superfície de saída  $Q$  existirão fluxos nas superfícies de largura do fole; na superfície superior, a velocidade tangencial resulta  $V(x) = \frac{d\theta}{dt} x$ , onde  $x$  é a coordenada ao longo da superfície de largura do fole. O fluxo na superfície superior resultará  $b \frac{d\theta}{dt} \int_0^L x dx = \frac{1}{2} b L^2 \frac{d\theta}{dt}$ . Na superfície inferior teremos um fluxo igual.

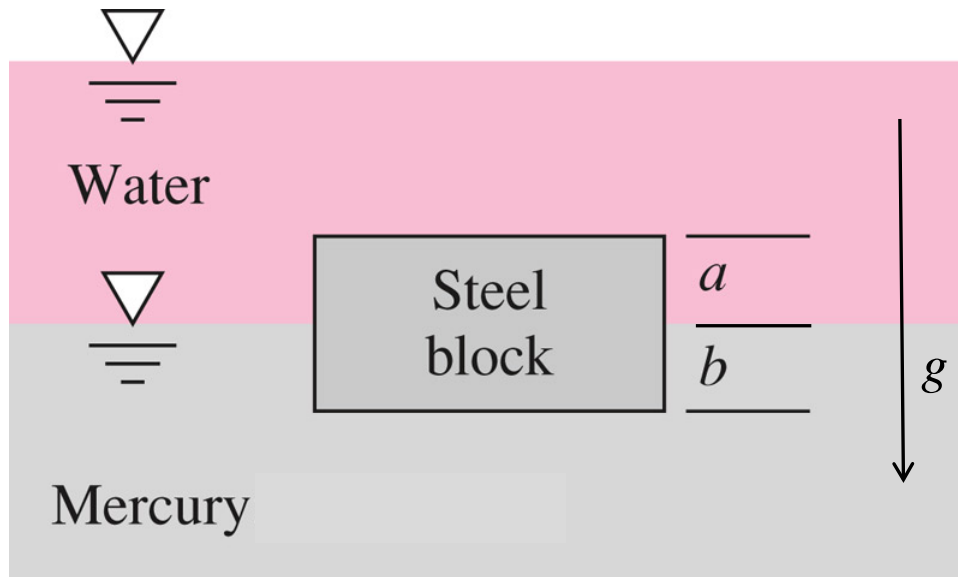
Substituindo, resulta finalmente:

$$\frac{1}{2} b L^2 \frac{d\theta}{dt} + \frac{1}{2} b L^2 \frac{d\theta}{dt} + Q = 0 \Rightarrow Q = -b L^2 \frac{d\theta}{dt}; \text{ o resultado coincide com o anterior.}$$

**3.** (2 pontos) Um bloco uniforme de aço, de massa específica  $\rho_s$ , flutuará em uma interface mercúrio-água (de massas específicas respectivamente  $\rho_m$  e  $\rho_w$ ), como mostra a figura:

- Determinar qual é a razão entre as distâncias  $\frac{a}{b}$  para essa condição.
- Supondo que os fluidos e o material do bloco sejam diferentes, que condições devem satisfazer as correspondentes massas específicas para que o bloco fique em equilíbrio na interface entre os fluidos?

Lei de Stevin:  $p + \rho g z = cte$



Solução:

- a) O peso do bloco de aço é equilibrado pelo empuxo. Se  $A$  é a área do bloco, um balanço de forças resulta:

$$\rho_s g A(a+b) = \rho_w g Aa + \rho_m g Ab \Rightarrow a+b = \frac{\rho_w}{\rho_s} a + \frac{\rho_m}{\rho_s} b \Rightarrow \frac{a}{b} = \frac{\rho_m - 1}{1 - \frac{\rho_w}{\rho_s}}$$

- b) Para que as camadas de líquidos sejam estáveis, deve ser a massa específica do líquido inferior maior que a do líquido superior ( $\rho_m > \rho_w$ ); da solução anterior, vemos que deve ser também a massa específica do líquido inferior maior que a do bloco ( $\rho_m > \rho_s$ ), enquanto a massa específica do líquido superior deve ser menor que a do bloco ( $\rho_w < \rho_s$ ); essas condições são satisfeitas para os materiais do problema. Desta maneira, deve ser  $\rho_w < \rho_s < \rho_m$ .