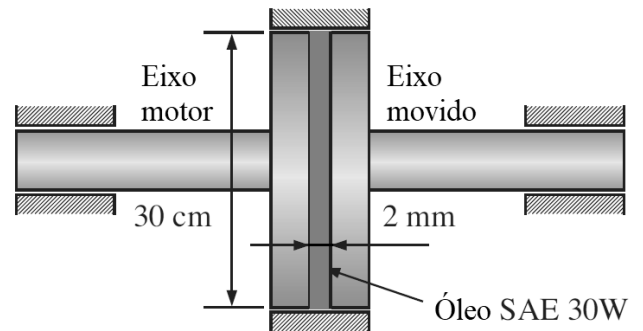


Duração: 120 minutos

1ª Questão (3,0 pontos)

O sistema de embreagem mostrado na figura é usado para transmitir torque entre dois discos idênticos de 30 cm de diâmetro por meio de um filme de 2 mm de espessura de óleo SAE 30W ($\mu = 0,38 \text{ Pa}\cdot\text{s}$). Para uma condição na qual o eixo motor gira a 1450 rpm e o eixo movido a 1398 rpm, determine:



- (a) O torque transmitido. (2,0 pontos)
- (b) A potência dissipada. (1,0 ponto)

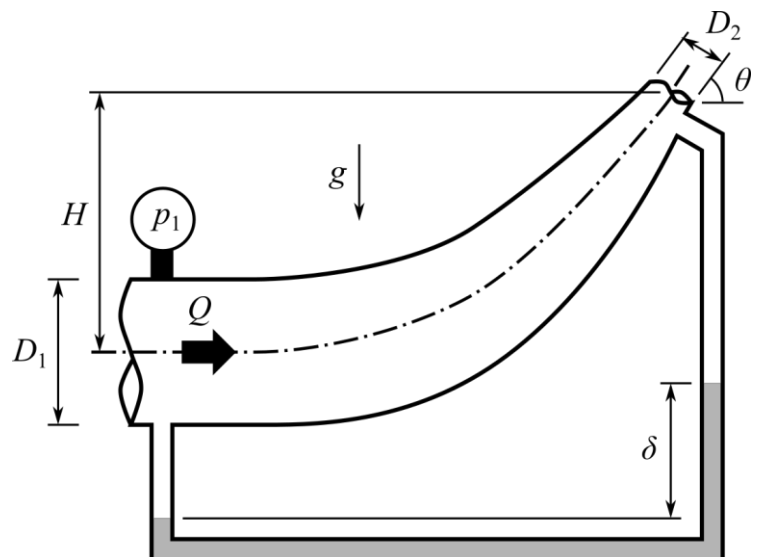
2ª Questão (3,0 pontos)

Considere um campo de velocidades dado por $\vec{V} = Ax^2y\hat{i} + Bxy^2\hat{j}$, com $A = -2 \text{ m}^{-2}\text{s}^{-1}$, $B = 1 \text{ m}^{-2}\text{s}^{-1}$ e coordenadas expressas em metros.

- (a) Determine a expressão do campo de aceleração. (1,0 ponto)
- (b) Determine as equações das linhas de corrente. Esboce as linhas de corrente no quadrante $x > 0, y > 0$. (1,0 ponto)
- (c) Se uma partícula ocupa a posição (1, 1) no instante $t = 0$, que posição ela ocupará em $t = 4 \text{ s}$? (1,0 ponto)

3ª Questão (4,0 pontos)

A figura mostra um tubo em curva ascendente com redução, que tem um manômetro metálico acoplado à seção de entrada (1) e um manômetro em U ligado às seções de entrada (1) e saída (2). Dentro deste tubo escoam água ($\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$), e o fluido manométrico é mercúrio ($\rho_{\text{Hg}} = 13600 \text{ kg/m}^3$). O diâmetro da entrada é $D_1 = 250 \text{ mm}$ e da saída é $D_2 = 50 \text{ mm}$, a diferença de altura entre as seções é $H = 500 \text{ mm}$ e na saída o fluxo sai em diagonal formando um ângulo $\theta = 60^\circ$ com a horizontal. O conjunto com os fluidos tem 30 kg e a gravidade no local vale $9,8 \text{ m/s}^2$. Considerando uma situação onde $p_1 = 80 \text{ kPa}$ e $\delta = 176 \text{ mm}$ e assumindo que as perdas são desprezíveis e que propriedades e velocidades são uniformes nas seções de entrada e saída, determine



- (a) A vazão volumétrica Q de água. (2,0 pontos)
- (b) A força de vínculo necessária para manter esta curva fixa. (2,0 pontos)

Formulário geral

$$\tau = \mu \frac{du}{dn}$$

$$p + \frac{\rho V^2}{2} + \rho g z = \text{constante}$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{\forall C} \rho dV + \int_{\text{SC}} \rho \vec{V}_r \cdot \vec{n} dA = 0$$

$$p_1 = \gamma h + p_2$$

$$\frac{Df}{Dt} = \frac{\partial f}{\partial t} + (\vec{V} \cdot \nabla) f$$

$$\nabla = \frac{\partial}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial}{\partial z} \vec{k}$$

$$\frac{dx}{u} = \frac{dy}{v}$$

$$\frac{dx}{dt} = u(x, y, t)$$

$$\frac{dy}{dt} = v(x, y, t)$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{\forall C} \vec{V} \rho dV + \int_{\text{SC}} \vec{V} \rho \vec{V}_r \cdot \vec{n} dA = \sum \vec{F}_{\text{ext}}$$

Gabarito da Prova 1

1ª Questão (3,0 pontos)

(a) Admitiremos um perfil linear de velocidades entre os discos. Sendo e a espessura do filme de óleo e ω_1 e ω_2 as velocidades angulares dos discos motor e movido respectivamente, a tensão de cisalhamento num ponto de raio r é dada por:

$$\tau = \mu \frac{du}{dn} = \mu \frac{\Delta u}{e} = \frac{\mu(\omega_1 - \omega_2)r}{e} \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

O torque infinitesimal devido a essa tensão:

$$dT = \tau r dA = \frac{\mu(\omega_1 - \omega_2)r}{e} r 2\pi r dr = \frac{2\pi\mu(\omega_1 - \omega_2)r^3}{e} dr \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

Integrando em toda a área do disco:

$$T = \int_0^R \frac{2\pi\mu(\omega_1 - \omega_2)r^3}{e} dr = \frac{2\pi\mu(\omega_1 - \omega_2)}{e} \frac{R^4}{4} = \frac{\pi\mu(\omega_1 - \omega_2)R^4}{2e} \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

Substituindo os valores numéricos:

$$T = \frac{\pi \times 0,38 \times (1450 - 1398) \times \frac{2\pi}{60} \times (0,3/2)^4}{2 \times 0,002} = 0,823 \text{ N} \cdot \text{m} \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

(b) A potência dissipada, \dot{W}_d é a diferença da potência fornecida pelo eixo motor, \dot{W}_1 , e a potência consumida pelo eixo movido, \dot{W}_2 , ou seja:

$$\dot{W}_d = \dot{W}_1 - \dot{W}_2 \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

$$\dot{W}_d = T\omega_1 - T\omega_2 = T(\omega_1 - \omega_2) = 0,823 \times (1450 - 1398) \times \frac{2\pi}{60} = 4,48 \text{ W} \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

2ª Questão (3,0 pontos)

(a) O campo de aceleração é dado por:

$$\vec{a} = \frac{D\vec{V}}{Dt} = \frac{\partial\vec{V}}{\partial t} + (\vec{V} \cdot \nabla)\vec{V}$$

Como $w = 0$, chegamos a:

$$\vec{a} = \left(\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} \right) \hat{i} + \left(\frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} \right) \hat{j}$$

Calculando as componentes do campo de aceleração:

$$a_x = \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = Ax^2y(2Axy) + Bxy^2(Ax^2) = (2A^2 + AB)x^3y^2 = 6x^3y^2 \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

$$a_y = \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = Ax^2y(By^2) + Bxy^2(2Bxy) = (2B^2 + AB)x^2y^3 = 0 \quad \boxed{0,5 \text{ pt}}$$

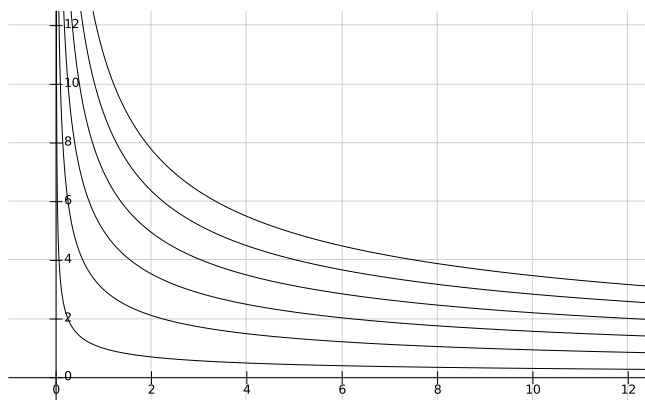
$$\therefore \vec{a} = 6x^3y^2\hat{i}$$

(b) A linha de corrente é calculada por

$$\frac{dx}{u} = \frac{dy}{v} \Rightarrow \frac{dx}{Ax^2y} = \frac{dy}{Bxy^2} \Rightarrow \frac{B dx}{A x} = \frac{dy}{y} \quad \boxed{0,4 \text{ pt}}$$

Integrando os dois lados: $\frac{B}{A} \ln x = \ln y + c \Rightarrow y = Cx^{\frac{B}{A}} = \frac{C}{\sqrt{x}} \quad \boxed{0,4 \text{ pt}}$

A figura abaixo traz um esboço das linhas de corrente no primeiro quadrante



0,2 pt

(c) Como o escoamento é permanente, linhas de corrente e trajetórias coincidem. Da expressão da linha de corrente aplicada ao ponto inicial, podemos obter o valor da constante C da linha de corrente percorrida pela partícula:

$$y_0 = \frac{C}{\sqrt{x_0}} \Rightarrow 1 = \frac{C}{\sqrt{1}} \Rightarrow C = 1 \quad \boxed{0,3 \text{ pt}}$$

Além disso, do item (a) sabemos que $a_y = 0$, ou seja, ao longo de uma linha de corrente a

componente v da velocidade é constante. Assim,

$$y_f = y_0 + v\Delta t = y_0 + Bx_0y_0^2\Delta t = 1 + 1 \times 1 \times 1^2 \times 4 = 5 \text{ m} \quad \boxed{0,4 \text{ pt}}$$

A coordenada x_f pode ser obtida da equação da linha de corrente:

$$y_f = \frac{C}{\sqrt{x_f}} \quad \Rightarrow \quad x_f = \left(\frac{C}{y_f}\right)^2 = \left(\frac{1}{5}\right)^2 = 0,04 \text{ m} \quad \boxed{0,3 \text{ pt}}$$

3ª Questão (4,0 pontos)

(a) Como consideramos as perdas desprezíveis e velocidades uniformes nas seções, podemos aplicar a equação de Bernoulli entre as seções (1) e (2), colocando o centro da seção (1) no plano horizontal de referência:

$$p_1 + \frac{1}{2}\rho V_1^2 + \rho g z_1 = p_2 + \frac{1}{2}\rho V_2^2 + \rho g z_2 = p_2 + \frac{1}{2}\rho V_2^2 + \rho g H \quad \boxed{0,3 \text{ pt}} \quad (1)$$

Aplicando conservação de massa entre as seções (1) e (2):

$$V_1 A_1 = V_2 A_2 \Rightarrow V_1 \frac{\pi D_1^2}{4} = V_2 \frac{\pi D_2^2}{4} \Rightarrow V_1 = V_2 \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^2 \quad \boxed{0,3 \text{ pt}} \quad (2)$$

Substituindo a eq. (2) na eq. (1):

$$V_2^2 - V_1^2 = V_2^2 \left[1 - \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^4 \right] = \frac{2(p_1 - p_2 - \rho g H)}{\rho} \quad \boxed{0,3 \text{ pt}} \quad (3)$$

Chamando de l_1 a distância entre o centro da seção (1) e o menisco do braço esquerdo do manômetro, e l_2 a distância entre o centro da seção 2 e o menisco do braço direito do manômetro, podemos relacionar a diferença de pressão $p_1 - p_2$ com a deflexão δ usando a lei de Stevin:

$$p_1 - p_2 = g(-\rho l_1 + \rho_{\text{Hg}} \delta + \rho l_2) \quad \boxed{0,3 \text{ pt}} \quad (4)$$

Da geometria do dispositivo, temos:

$$H + l_1 = l_2 + \delta \Rightarrow l_1 = l_2 + \delta - H \quad (5)$$

Substituindo a eq. (5) na eq. (4):

$$p_1 - p_2 = g(-\rho l_2 - \rho \delta + \rho H + \rho_{\text{Hg}} \delta + \rho l_2) = (\rho_{\text{Hg}} - \rho)g\delta + \rho g H \quad \boxed{0,3 \text{ pt}} \quad (6)$$

Substituindo a eq. (6) na eq. (3) e isolando a velocidade V_2 :

$$V_2 = \sqrt{\frac{2[(\rho_{\text{Hg}} - \rho)g\delta + \rho g H - \rho g H]}{\rho \left[1 - \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^4 \right]}} = \sqrt{\frac{2g\delta(\rho_{\text{Hg}} - \rho)}{\rho \left[1 - \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^4 \right]}}$$
$$V_2 = \sqrt{\frac{2 \times 9,8 \times 0,176 \times (13600 - 1000)}{1000 \times \left[1 - \left(\frac{50}{250} \right)^4 \right]}} = 6,598 \text{ m/s} \quad \boxed{0,3 \text{ pt}}$$

E a vazão volumétrica é dada por:

$$Q = V_2 A_2 = V_2 \frac{\pi D_2^2}{4} = 6,598 \times \frac{\pi \times 0,05^2}{4} = 0,0130 \text{ m}^3/\text{s} \quad \boxed{0,2 \text{ pt}}$$

(b) Consideraremos um sistema de coordenadas com x apontando para a direita e y apontando para cima. Aplicamos a conservação da quantidade de movimento na direção x :

$$\underbrace{-\rho V_1^2 \frac{\pi D_1^2}{4}}_{0,2 \text{ pt}} + \underbrace{\rho V_2^2 \frac{\pi D_2^2}{4} \cos \theta}_{0,2 \text{ pt}} = \underbrace{p_1 \frac{\pi D_1^2}{4}}_{0,2 \text{ pt}} - \underbrace{p_2 \frac{\pi D_2^2}{4} \cos \theta}_{0,2 \text{ pt}} + R_x \quad (7)$$

Pela lei de Stevin:

$$p_2 = p_1 - (\rho_{\text{Hg}} - \rho)g\delta - \rho gH = 80000 - (13600 - 1000) \times 9,8 \times 0,176 - 1000 \times 9,8 \times 0,5 = 53368 \text{ Pa} \quad 0,2 \text{ pt}$$

Da conservação de massa:

$$V_1 = V_2 \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^2 = 6,598 \times \left(\frac{50}{250} \right)^2 = 0,264 \text{ m/s} \quad 0,2 \text{ pt}$$

Isolando R_x na eq. (7) e substituindo os valores numéricos:

$$R_x = \left(-1000 \times 0,264^2 - 80000 \right) \times \frac{\pi \times 0,250^2}{4} + \left(1000 \times 6,598^2 + 53368 \right) \times \frac{\pi \times 0,05^2}{4} \times \cos 60^\circ$$

$$R_x = -3835,3 \text{ N} \quad 0,1 \text{ pt}$$

Aplicando a conservação da quantidade de movimento na direção y :

$$\underbrace{\rho V_2^2 \frac{\pi D_2^2}{4} \sin \theta}_{0,2 \text{ pt}} = \underbrace{-p_2 \frac{\pi D_2^2}{4} \sin \theta}_{0,2 \text{ pt}} - \underbrace{M_c g}_{0,2 \text{ pt}} + R_y$$

Substituindo os valores numéricos:

$$R_y = \left(1000 \times 6,598^2 + 53368 \right) \times \frac{\pi \times 0,05^2}{4} \sin 60^\circ + 30 \times 9,8 = 458,8 \text{ N} \quad 0,1 \text{ pt}$$