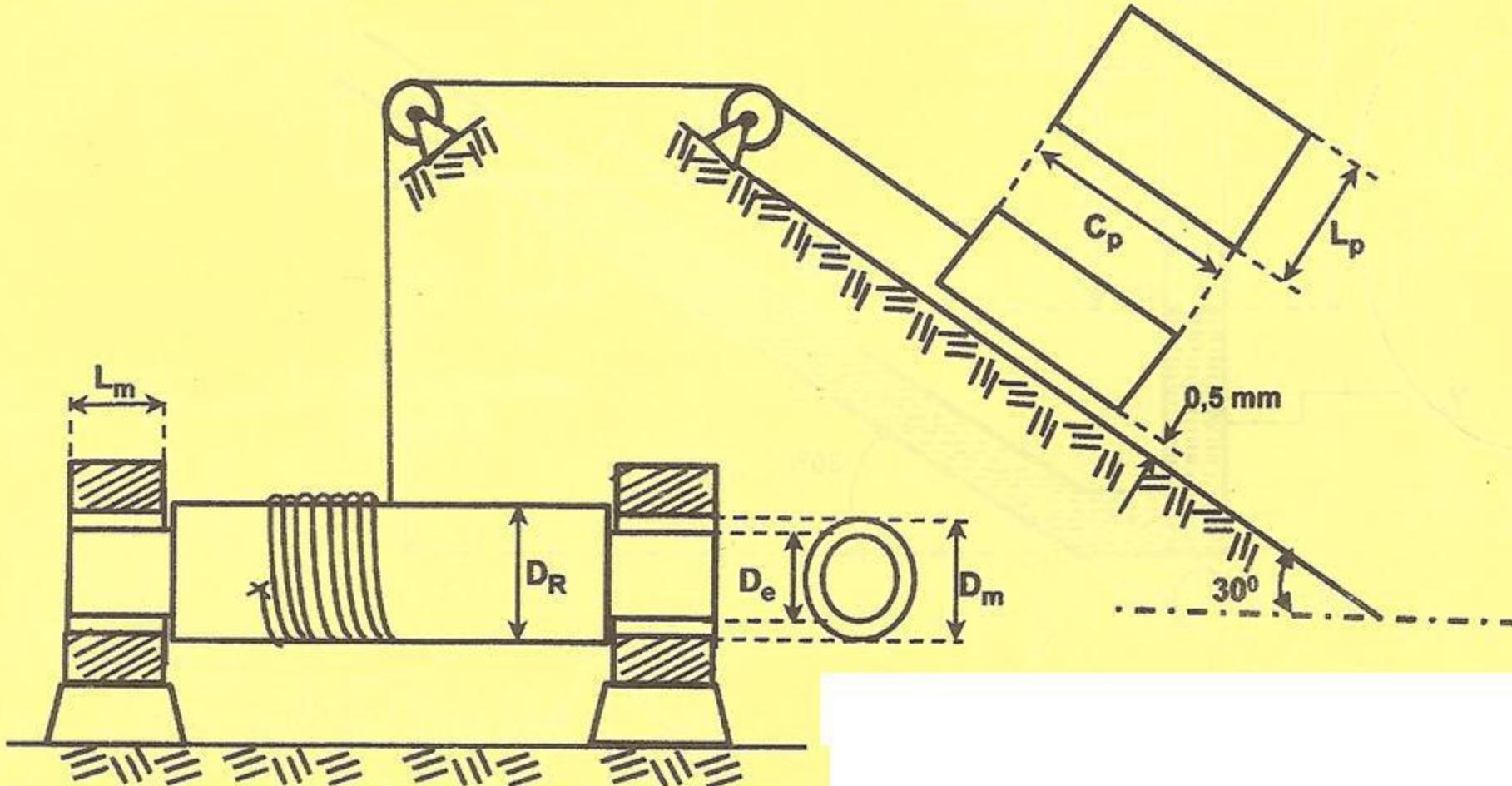


P1 – ME4310

Outubro de 2010

Q₁ (tipo B)

O cabo preso à placa passando pelas roldanas está enrolado no rolo, cujas pontas de eixo estão no interior de mancais iguais. A placa de peso $P = 100 \text{ N}$, tem dimensões: $C_p = 100 \text{ cm}$ e $L_p = 80 \text{ cm}$. O filme de lubrificante entre a placa e o plano inclinado é de $0,5 \text{ mm}$. O diâmetro interno dos mancais é $D_m = 350 \text{ mm}$, cuja largura é $L_m = 500 \text{ mm}$. O diâmetro do rolo é $D_R = 400 \text{ mm}$ e das pontas de eixo é $D_e = 349 \text{ mm}$. O lubrificante entre as pontas de eixo e os mancais é o mesmo do filme entre a placa e o plano inclinado, de viscosidade $6 \text{ mm}^2/\text{s}$ e peso específico de 8 N/litro . Pede-se determinar qual será a rpm constante que o rolo atinge. Dado: $g = 10 \text{ m/s}^2$.



$$v = 6 \frac{\text{mm}^2}{\text{s}} = 6 \times 10^{-6} \frac{\text{m}^2}{\text{s}}$$

$$\gamma = 8 \frac{\text{N}}{\text{L}} = 8000 \frac{\text{N}}{\text{m}^3} \therefore \rho = \frac{8000}{10} = 800 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$$

$$\mu = v \times \rho = 6 \times 10^{-6} \times 800 = 4,8 \times 10^{-3} \text{ Pa} \times \text{s} \Rightarrow (0,5)$$

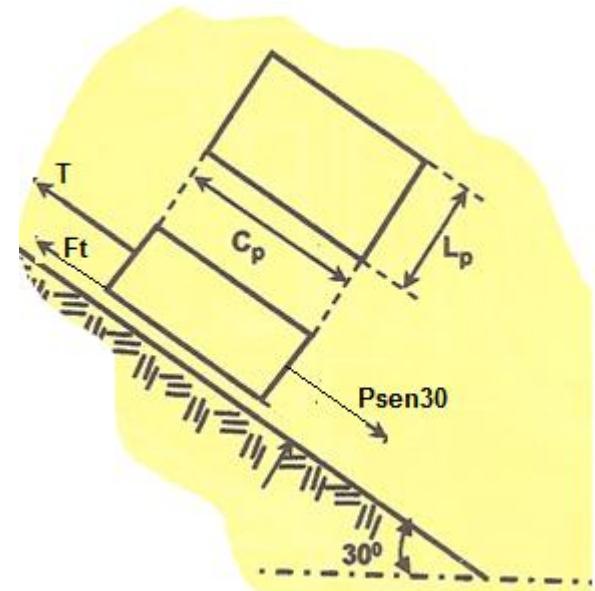
$$P = G_p \rightarrow F_t = F_{\mu_p}$$

$$\therefore G_p \times \sin 30^\circ = T + F_{\mu_p}$$

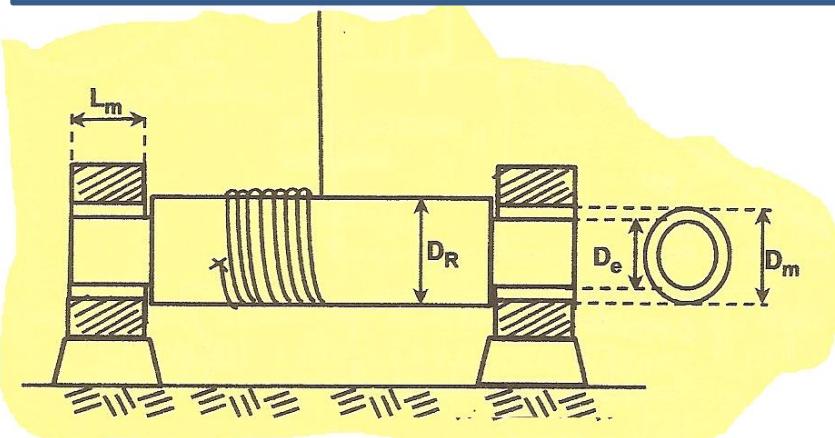
$$T = 100 \times 0,5 - 4,8 \times 10^{-3} \times \frac{v_p}{0,5 \times 10^{-3}} \times 1 \times 0,8$$

$$T = 50 - 7,68 \times v_p \Rightarrow (0,5)$$

PLACA DESCE



EIXO GIRA COM ROTAÇÃO CONSTANTE



$$T \times \frac{D_R}{2} = 2 \times F_{\mu_e} \times \frac{D_e}{2} \therefore T = 2 \times F_{\mu_e} \times \frac{D_e}{D_R}$$

$$T = 2 \times 4,8 \times 10^{-3} \times \frac{v_e}{(0,350 - 0,349)} \times \pi \times 0,349 \times 0,5 \times \frac{349}{400}$$

$$T = 9,18 \times v_e \Rightarrow (0,5)$$

COMO A ROTAÇÃO É CONSTANTE NÓS TEMOS:

$$v_p = \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,4}{2} \quad \text{e} \quad v_e = \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,349}{2}$$

$$50 - 7,68 \times v_p = 9,18 \times v_e$$

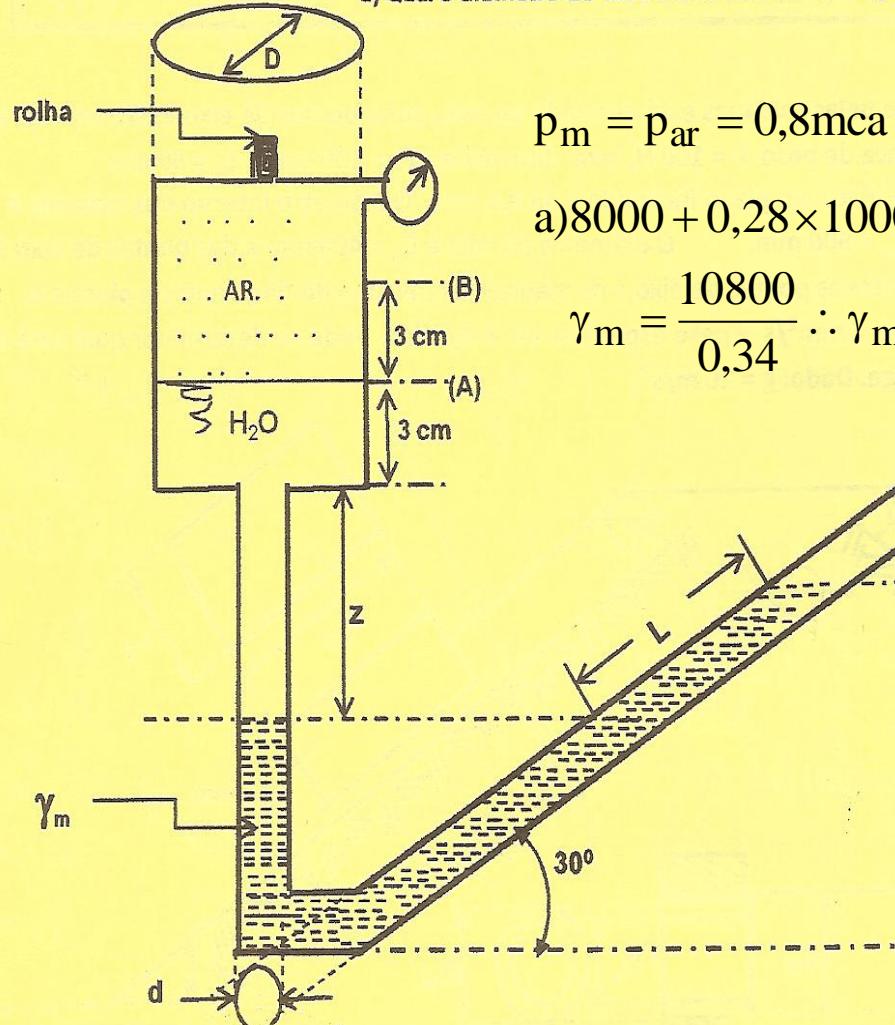
$$\therefore 50 - 7,68 \times \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,4}{2} = 9,18 \times \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,349}{2}$$

$$n \cong 152 \text{ rpm} \Rightarrow (1,5)$$

Q₂ (tipoB)

Na figura, a superfície da água está em (A) pois neste nível a pressão absoluta do AR é de 104 kPa abs. Nesta condição a leitura L é de 68 cm, a leitura no manômetro metálico é de 0,8 mca e a cota z de 25cm. Ao retirar a rolha, a superfície da água passa para o nível (B). Sendo o peso específico da água de 10 N/litro, o peso específico do mercurio de 136 N/litro e o diâmetro do reservatório D = 13 cm.

- Pede-se:
- Qual o peso específico do fluido manométrico γ_m ?
 - Qual a leitura barométrica local em mmHg?
 - Se na condição da figura (com a rolha), a cota H = 65 cm; qual será a nova cota H quando se retirar a rolha?
 - Qual o diâmetro do tubo manométrico d = ? (cm)



$$p_m = p_{ar} = 0,8 \text{ mca} = 0,8 \times 10000 = 8000 \frac{\text{N}}{\text{m}^2} \text{ (ou Pa)}$$

$$\text{a)} 8000 + 0,28 \times 10000 = 0,34 \times \gamma_m$$

$$\gamma_m = \frac{10800}{0,34} \therefore \gamma_m \approx 31764,7 \frac{\text{N}}{\text{m}^3} \Rightarrow (1,0)$$

$$\text{b)} p_{ar_{abs}} = 104 \text{kPa} = 104000 \frac{\text{N}}{\text{m}^2} \text{ (ou Pa)}$$

$$p_{ar_{abs}} = p_{ar} + p_{atm_{local}}$$

$$\therefore 104000 = 8000 + p_{atm_{local}} \therefore p_{atm_{local}} = 96000 \text{ Pa} \Rightarrow (0,5)$$

$$h_{Hg} = \frac{96000}{136000} \times 1000 \approx 705,9 \text{ mmHg} \Rightarrow (0,5)$$

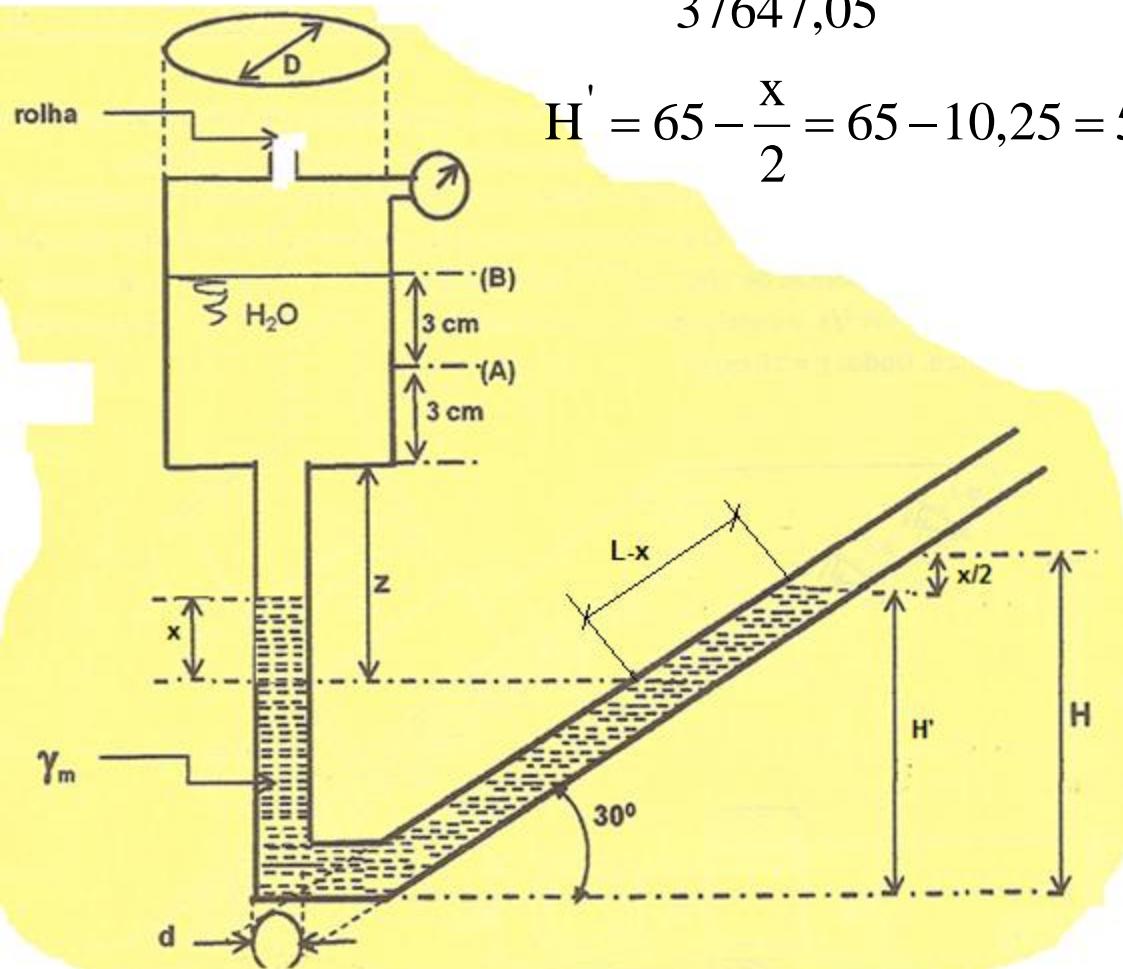
c)

$$0 + 0,06 \times 10000 + (0,25 - x) \times 10000 + x \times \gamma_m = \frac{(L - x)}{2} \times \gamma_m$$

$$600 + 2500 - 10000x + 31764,7x = 10800 - 15882,35x$$

$$\therefore x = \frac{7700}{37647,05} \cong 0,205m \Rightarrow (0,5)$$

$$H' = 65 - \frac{x}{2} = 65 - 10,25 = 54,75\text{cm} \Rightarrow 0,5$$



d)

$$3 \times \frac{\pi \times 13^2}{4} = 20,5 \times \frac{\pi \times d^2}{4}$$

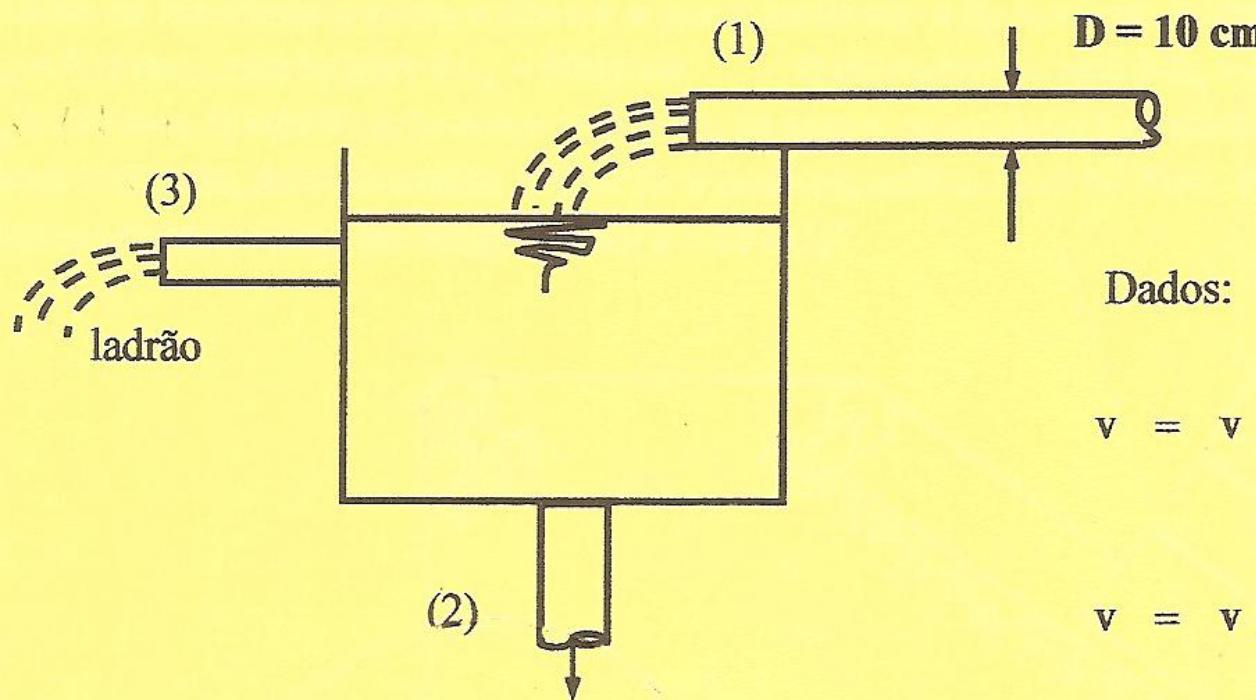
$$\therefore d = \sqrt{\frac{3 \times 13^2}{20,5}} \cong 5,0\text{ cm}$$

Q₃ (tipo B)

Na figura abaixo o reservatório mantém-se a nível constante descarregando o excesso pelo ladrão.

O fluido tem viscosidade cinemática $9 \text{ mm}^2/\text{s}$ e peso específico 8500 N/m^3 . O tubo inferior (2) atende um processo industrial que consome $1,5 \text{ kg/s}$ do fluido. Todos os condutos são circulares. Pede-se:

- qual a vazão em volume no ladrão, se a velocidade no centro da seção do conduto (1) é 5 m/s e o escoamento no mesmo é laminar?
- qual o mínimo diâmetro do tubo (2) para que o escoamento seja turbulento e neste caso, qual a velocidade no centro do conduto?
- qual a velocidade a 1 cm da parede do conduto (1)?
- se o processo industrial for interrompido, supondo que o ladrão mantenha vazão constante, quanto tempo levará para que o fluido suba 15 cm no tanque, que é circular de diâmetro 1 m ?



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

$$v = v_{\max} \left(1 - \frac{r}{R} \right)^{\frac{1}{7}}$$

para o processo
industrial

$$Q_{m_2} = \rho \times Q_2 = \frac{\gamma}{g} \times Q_2 \Rightarrow Q_2 = \frac{10 \times 1,5}{8500}$$

$$Q_2 \cong 1,8 \times 10^{-3} \frac{m^3}{s} \rightarrow (0,25)$$

a) em (1) escoamento ; e laminar, portanto: $v_1 = \frac{v_{max}}{2} = \frac{5}{2} = 2,5 \frac{m}{s}$

$$Q_1 = 2,5 \times \frac{\pi \times 0,1^2}{4} \cong 0,0196 \frac{m^3}{s} \rightarrow (0,25)$$

$$Q_1 = Q_2 + Q_3 \therefore Q_3 = 0,0196 - 1,8 \times 10^{-3} = 0,0178 \frac{m^3}{s} \rightarrow (0,25)$$

c) $v_{y=3cm} = 5 \times \left[1 - \left(\frac{4}{5} \right)^2 \right] = 1,8 \frac{m}{s} \rightarrow (0,75)$

d) $Q_1 - Q_3 = \frac{V}{t} = \frac{\Delta h \times \frac{\pi \times D^2}{4}}{t} \rightarrow t = \frac{0,15 \times \pi \times 1^2}{4 \times 1,8 \times 10^{-3}} \cong 65,5s \rightarrow (0,75)$

Obs : se considerarmos $Q_1 - Q_3$ sem arredondamentos obteríamos $t = 66,8s$

b) supondo $R_e = 2400$

$$2400 = \frac{v_2 \times D_2}{9 \times 10^{-6}} \therefore v_2 = \frac{2400 \times 9 \times 10^{-6}}{D_2}$$

$$Q_2 = v_2 \times \frac{\pi \times D_2^2}{4} \Rightarrow 1,8 \times 10^{-3} = \frac{2400 \times 9 \times 10^{-6}}{D_2} \times \frac{\pi \times D_2^2}{4}$$

$$D_2 = \frac{1,8 \times 10^{-3} \times 4}{2400 \times 9 \times 10^{-6} \times \pi} \cong 0,104 \text{m} = 104 \text{mm} \rightarrow (0,5)$$

$$v_2 = \frac{2400 \times 9 \times 10^{-6}}{0,104} \cong 0,208 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow v_{\max_2} = \frac{60}{49} \times 0,208 \cong 0,255 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow (0,25)$$

supondo $R_e = 4000$

$$4000 = \frac{v_2 \times D_2}{9 \times 10^{-6}} \therefore v_2 = \frac{4000 \times 9 \times 10^{-6}}{D_2}$$

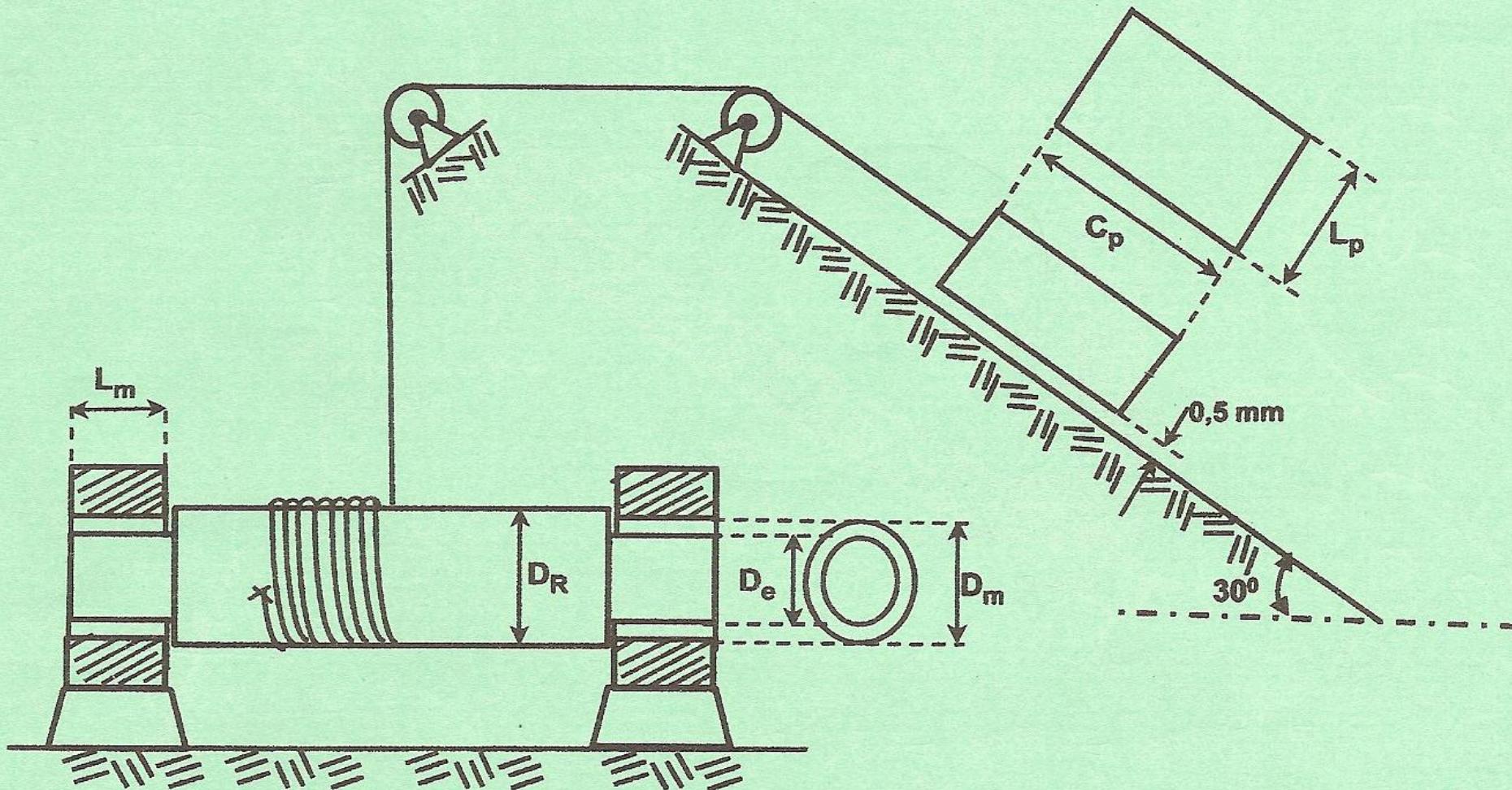
$$Q_2 = v_2 \times \frac{\pi \times D_2^2}{4} \Rightarrow 1,8 \times 10^{-3} = \frac{4000 \times 9 \times 10^{-6}}{D_2} \times \frac{\pi \times D_2^2}{4}$$

$$D_2 = \frac{1,8 \times 10^{-3} \times 4}{4000 \times 9 \times 10^{-6} \times \pi} \cong 0,0626 \text{m} = 62,6 \text{mm} \rightarrow (0,5)$$

$$v_2 = \frac{4000 \times 9 \times 10^{-6}}{0,0626} \cong 0,575 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow v_{\max_2} = \frac{60}{49} \times 0,575 \cong 0,704 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow (0,25)$$

Q₁ (tipo A)

O cabo preso à placa passando pelas roldanas está enrolado no rolo, cujas pontas de eixo estão no interior de mancais iguais. A placa de peso $P = 50 \text{ N}$, tem dimensões: $C_p = 100 \text{ cm}$ e $L_p = 80 \text{ cm}$. O filme de lubrificante entre a placa e o plano inclinado é de $0,5 \text{ mm}$. O diâmetro interno dos mancais é $D_m = 250 \text{ mm}$ cuja largura é $L_m = 400 \text{ mm}$. O diâmetro do rolo é $D_R = 300 \text{ mm}$ e das pontas de eixo é $D_e = 249 \text{ mm}$. O lubrificante entre as pontas de eixo e os mancais é o mesmo do filme entre a placa e o plano inclinado, de viscosidade $4 \text{ mm}^2/\text{s}$ e peso específico de 8 N/litro . Pede-se determinar qual será a rpm constante que o rolo atinge. Dado: $g = 10 \text{ m/s}^2$.



$$v = 4 \frac{\text{mm}^2}{\text{s}} = 4 \times 10^{-6} \frac{\text{m}^2}{\text{s}}$$

$$\gamma = 8 \frac{\text{N}}{\text{L}} = 8000 \frac{\text{N}}{\text{m}^3} \therefore \rho = \frac{8000}{10} = 800 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$$

$$\mu = v \times \rho = 4 \times 10^{-6} \times 800 = 3,2 \times 10^{-3} \text{ Pa} \times \text{s} \Rightarrow (0,5)$$

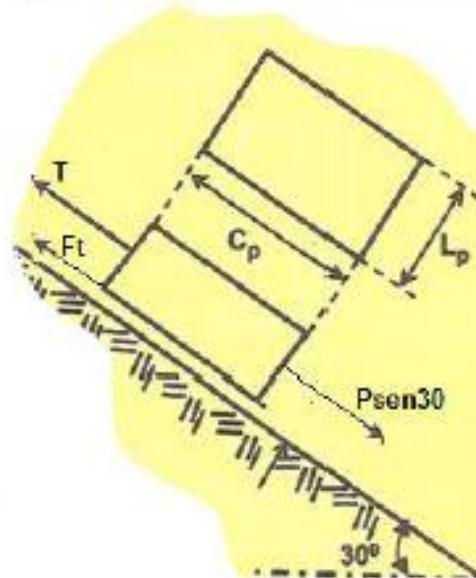
$$P = G_p \rightarrow F_t = F_{\mu_p}$$

$$\therefore G_p \times \sin 30^\circ = T + F_{\mu_p}$$

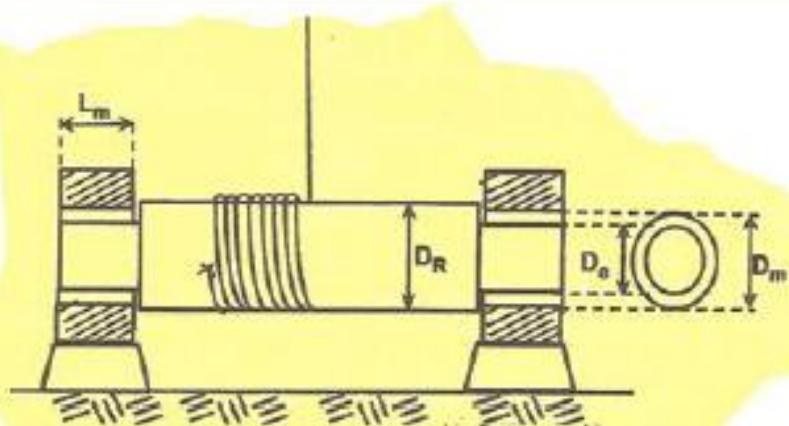
$$T = 50 \times 0,5 - 3,2 \times 10^{-3} \times \frac{v_p}{0,5 \times 10^{-3}} \times 1 \times 0,8$$

$$T = 25 - 5,12 \times v_p \Rightarrow (0,5)$$

PLACA DESCE



EIXO GIRA COM ROTAÇÃO CONSTANTE



$$T \times \frac{D_R}{2} = 2 \times F_{\mu_e} \times \frac{D_e}{2} \therefore T = 2 \times F_{\mu_e} \times \frac{D_e}{D_R}$$

$$T = 2 \times 3,2 \times 10^{-3} \times \frac{v_e}{(0,250 - 0,249)} \times \pi \times 0,249 \times 0,4 \times \frac{249}{300}$$

$$T = 3,324 \times v_e \Rightarrow (0,5)$$

COMO A ROTAÇÃO É CONSTANTE NÓS TEMOS:

$$v_p = \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,3}{2} \quad \text{e} \quad v_e = \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,249}{2}$$

$$25 - 5,12 \times v_p = 3,324 \times v_e$$

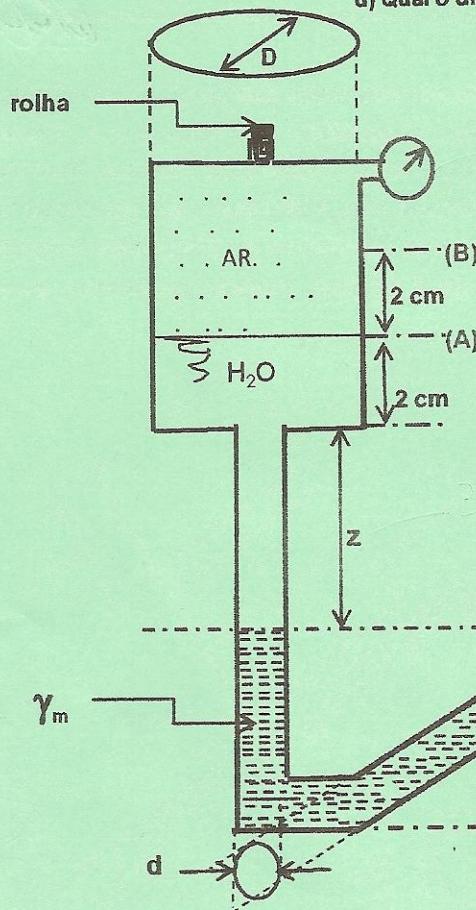
$$\therefore 25 - 5,12 \times \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,3}{2} = 3,324 \times \frac{2\pi n}{60} \times \frac{0,249}{2}$$

$$n \cong 202,1 \text{ rpm} \Rightarrow (1,5)$$

Q₂ (tipo A)

Na figura, a superfície da água está em (A) pois neste nível a pressão absoluta do AR é de 106 kPa abs. Nesta condição a leitura L é de 76 cm, a leitura no manômetro metálico é de 0,7 mca e a cota z de 35cm. Ao retirar a rolha, a superfície da água passa para o nível (B). Sendo o peso específico da água de 10 N/litro, o peso específico do mercurio de 136 N/litro e o diâmetro do reservatório D = 9 cm.

- Pede-se:
- Qual o peso específico do fluido manômetro γ_m ?
 - Qual a leitura barométrica local em mmHg?
 - Se na condição da figura (com a rolha), a cota H = 60 cm; qual será a nova cota H quando se retirar a rolha?
 - Qual o diâmetro do tubo manômetro d = ? (cm)



$$p_m = p_{ar} = 0,7 \text{ mca} = 0,7 \times 10000 = 7000 \frac{\text{N}}{\text{m}^2} \text{ (ou Pa)}$$

$$\text{a)} 7000 + 0,37 \times 10000 = 0,38 \times \gamma_m$$

$$\gamma_m = \frac{10700}{0,38} \therefore \gamma_m \approx 28157,9 \frac{\text{N}}{\text{m}^3} \Rightarrow (1,0)$$

$$\text{b)} p_{ar_{abs}} = 106 \text{ kPa} = 106000 \frac{\text{N}}{\text{m}^2} \text{ (ou Pa)}$$

$$p_{ar_{abs}} = p_{ar} + p_{atm_{local}}$$

$$\therefore 106000 = 7000 + p_{atm_{local}} \therefore p_{atm_{local}} = 99000 \text{ Pa} \Rightarrow (0,5)$$

$$h_{Hg} = \frac{99000}{136000} \times 1000 \approx 727,9 \text{ mmHg} \Rightarrow (0,5)$$

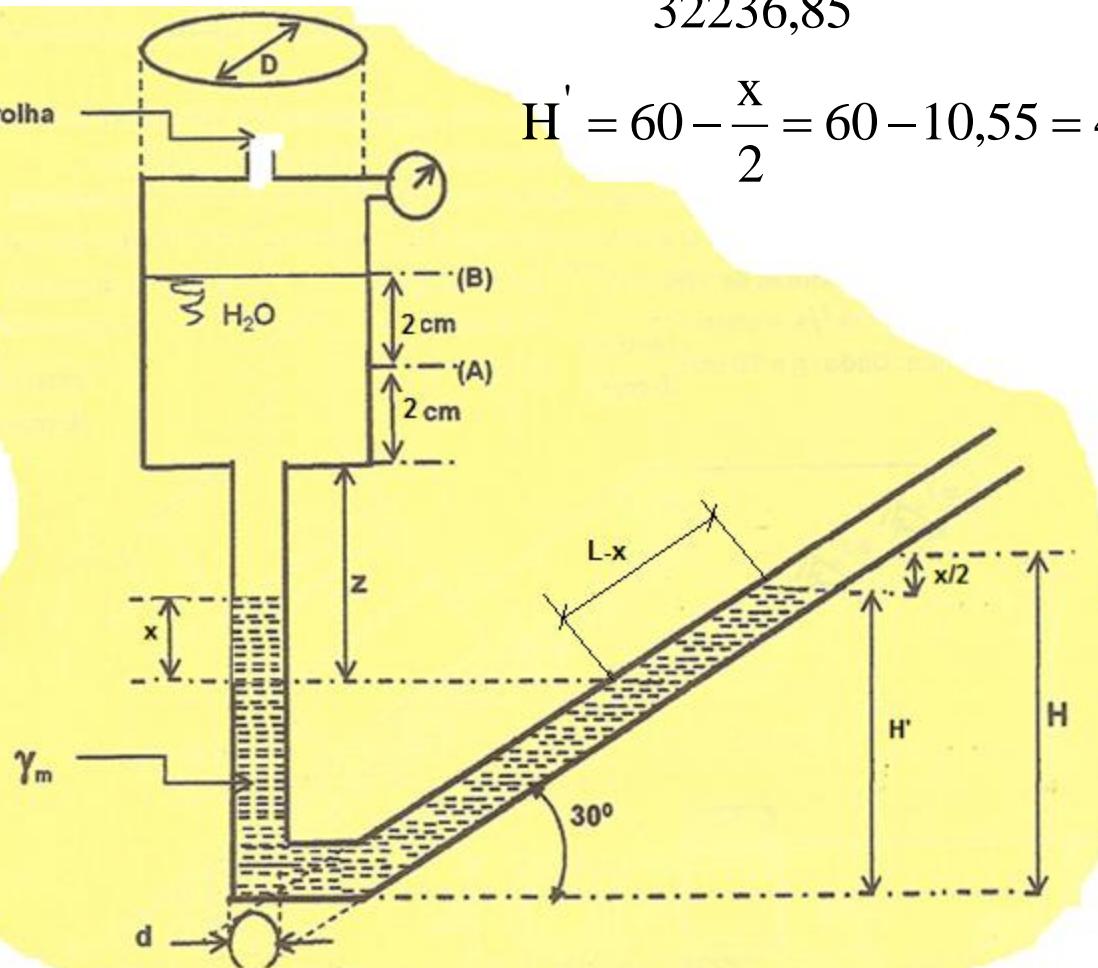
c)

$$0 + 0,04 \times 10000 + (0,35 - x) \times 10000 + x \times \gamma_m = \frac{(L - x)}{2} \times \gamma_m$$

$$400 + 3500 - 10000x + 28157,9x = 10700 - 14078,95x$$

$$\therefore x = \frac{6800}{32236,85} \cong 0,211m \Rightarrow (0,5)$$

$$H' = 60 - \frac{x}{2} = 60 - 10,55 = 49,45\text{cm} \Rightarrow 0,5$$



d)

$$2 \times \frac{\pi \times 9^2}{4} = 21,1 \times \frac{\pi \times d^2}{4}$$

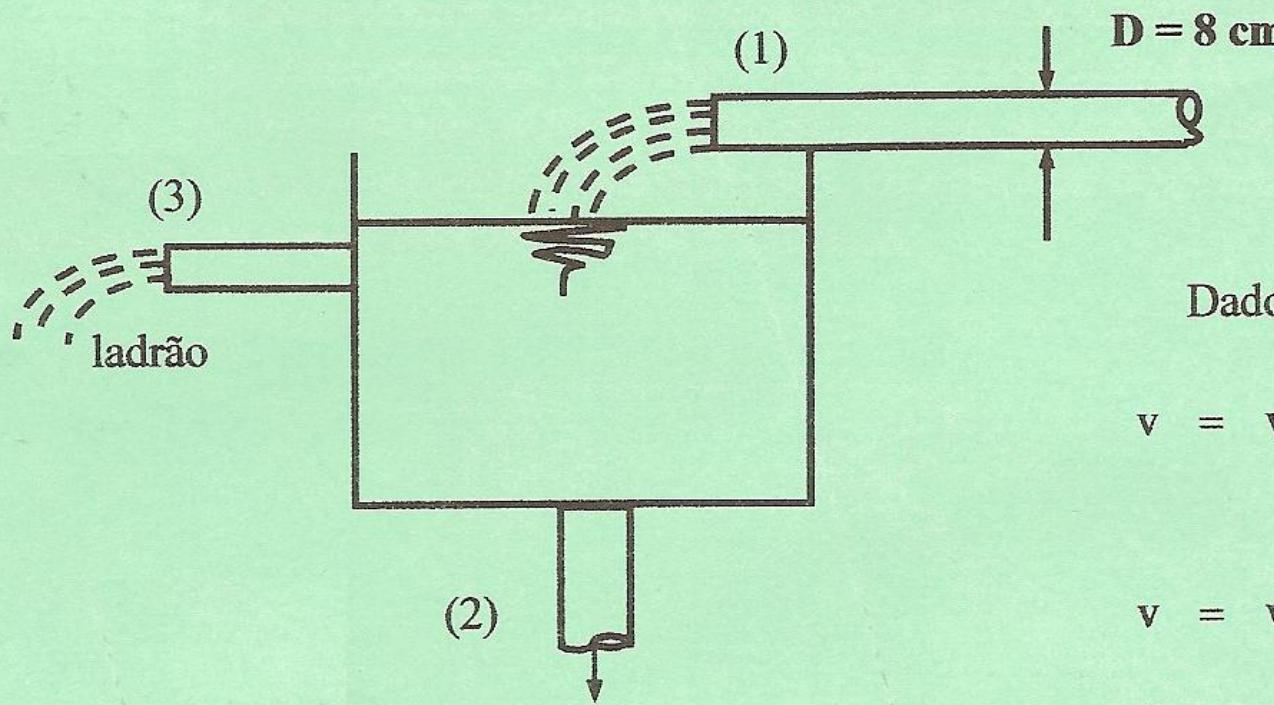
$$\therefore d = \sqrt{\frac{2 \times 9^2}{21,1}} \cong 2,8 \text{ cm}$$

Q₃ (tipo A)

Na figura abaixo o reservatório mantém-se a nível constante descarregando o excesso pelo ladrão.

O fluido tem viscosidade cinemática $8 \text{ mm}^2 / \text{s}$ e peso específico $8000 \text{ N} / \text{m}^3$. O tubo inferior (2) atende um processo industrial que consome $1 \text{ kg} / \text{s}$ do fluido. Todos os condutos são circulares. Pede-se:

- qual a vazão em volume no ladrão, se a velocidade no centro da seção do conduto (1) é $4 \text{ m} / \text{s}$ e o escoamento no mesmo é laminar?
- qual o mínimo diâmetro do tubo (2) para que o escoamento seja turbulento e neste caso, qual a velocidade no centro do conduto?
- qual a velocidade a 1 cm da parede do conduto (1)?
- se o processo industrial for interrompido, supondo que o ladrão mantenha vazão constante, quanto tempo levará para que o fluido suba 10 cm no tanque, que é circular de diâmetro 1 m ?



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

$$v = v_{\max} \left(1 - \frac{r}{R} \right)^{\frac{1}{7}}$$

para o processo
industrial

$$Q_{m_2} = \rho \times Q_2 = \frac{\gamma}{g} \times Q_2 \Rightarrow Q_2 = \frac{10 \times 1,0}{8000}$$

$$Q_2 \cong 1,25 \times 10^{-3} \frac{m^3}{s} \rightarrow (0,25)$$

a) em (1) escoamento ; e laminar, portanto: $v_1 = \frac{v_{max}}{2} = \frac{4}{2} = 2,0 \frac{m}{s}$

$$Q_1 = 2,0 \times \frac{\pi \times 0,08^2}{4} \cong 0,0101 \frac{m^3}{s} \rightarrow (0,25)$$

$$Q_1 = Q_2 + Q_3 \therefore Q_3 = 0,0101 - 1,25 \times 10^{-3} = 8,85 \times 10^{-3} \frac{m^3}{s} \rightarrow (0,25)$$

c) $v_{y=3cm} = 4 \times \left[1 - \left(\frac{3}{4} \right)^2 \right] = 1,75 \frac{m}{s} \rightarrow (0,75)$

d) $Q_1 - Q_3 = \frac{V}{t} = \frac{\Delta h \times \frac{\pi \times D^2}{4}}{t} \rightarrow t = \frac{0,10 \times \pi \times 1^2}{4 \times 1,25 \times 10^{-3}} \cong 62,8s \rightarrow (0,75)$

b) supondo $R_e = 2400$

$$2400 = \frac{v_2 \times D_2}{8 \times 10^{-6}} \therefore v_2 = \frac{2400 \times 8 \times 10^{-6}}{D_2}$$

$$Q_2 = v_2 \times \frac{\pi \times D_2^2}{4} \Rightarrow 1,25 \times 10^{-3} = \frac{2400 \times 8 \times 10^{-6}}{D_2} \times \frac{\pi \times D_2^2}{4}$$

$$D_2 = \frac{1,25 \times 10^{-3} \times 4}{2400 \times 8 \times 10^{-6} \times \pi} \cong 0,0829 \text{ m} = 82,9 \text{ mm} \rightarrow (0,5)$$

$$v_2 = \frac{2400 \times 8 \times 10^{-6}}{0,0829} \cong 0,232 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow v_{\max_2} = \frac{60}{49} \times 0,232 \cong 0,284 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow (0,25)$$

supondo $R_e = 4000$

$$4000 = \frac{v_2 \times D_2}{8 \times 10^{-6}} \therefore v_2 = \frac{4000 \times 8 \times 10^{-6}}{D_2}$$

$$Q_2 = v_2 \times \frac{\pi \times D_2^2}{4} \Rightarrow 1,25 \times 10^{-3} = \frac{4000 \times 8 \times 10^{-6}}{D_2} \times \frac{\pi \times D_2^2}{4}$$

$$D_2 = \frac{1,25 \times 10^{-3} \times 4}{4000 \times 8 \times 10^{-6} \times \pi} \cong 0,0497 \text{ m} = 49,7 \text{ mm} \rightarrow (0,5)$$

$$v_2 = \frac{4000 \times 8 \times 10^{-6}}{0,0497} \cong 0,644 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow v_{\max_2} = \frac{60}{49} \times 0,644 \cong 0,789 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow (0,25)$$