

PME 3222

Estática dos Fluidos

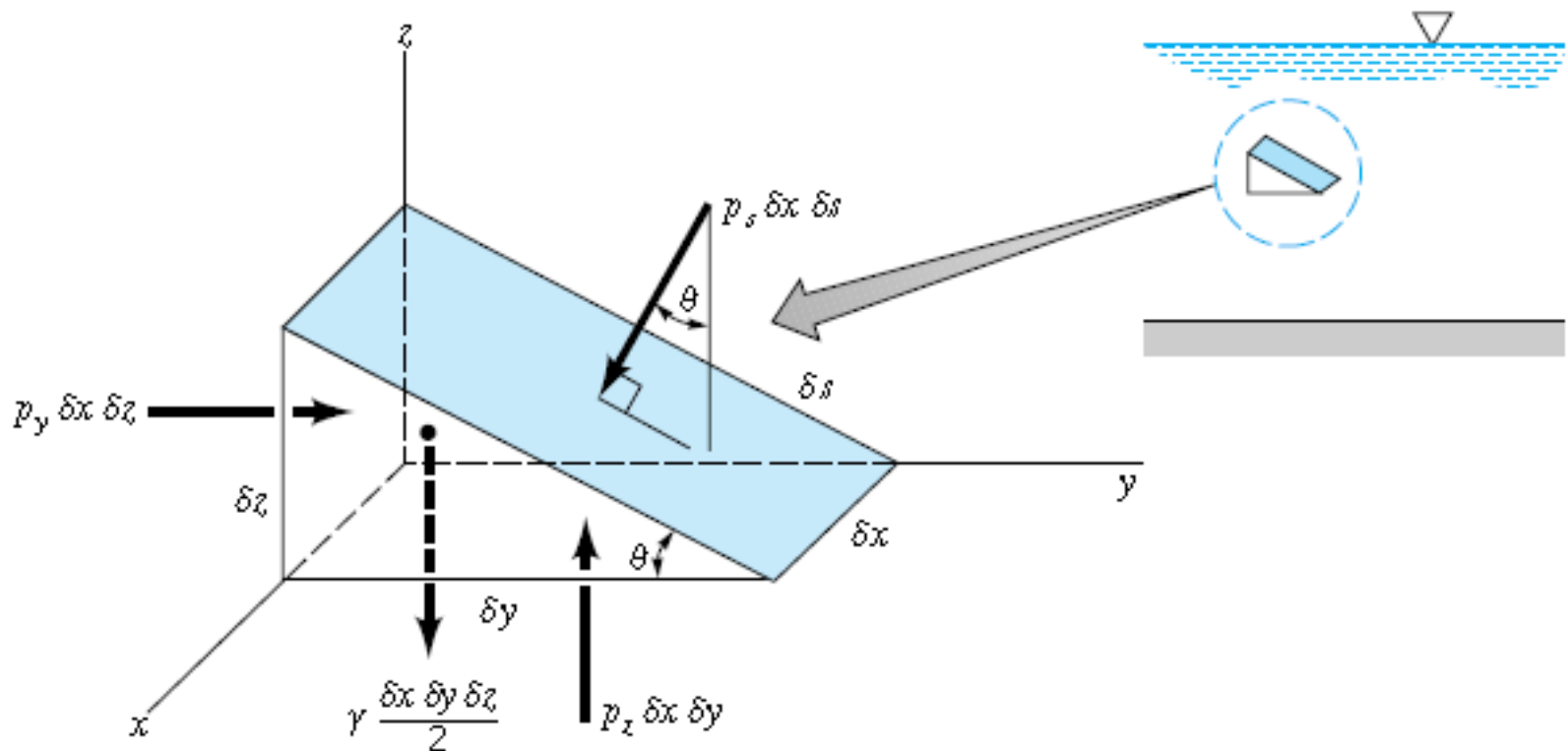
Prof. Flávio Augusto Sanzovo Fiorelli

Pressão num ponto

- Pressão: força normal por unidade de área que atua sobre um ponto fluido em um dado plano
- Processos com fluido estático:
 - Tensões de cisalhamento são nulas
 - Forças de superfície: apenas forças de pressão
- Estudo da pressão: sua variação no meio fluido e seu efeito sobre superfícies imersas

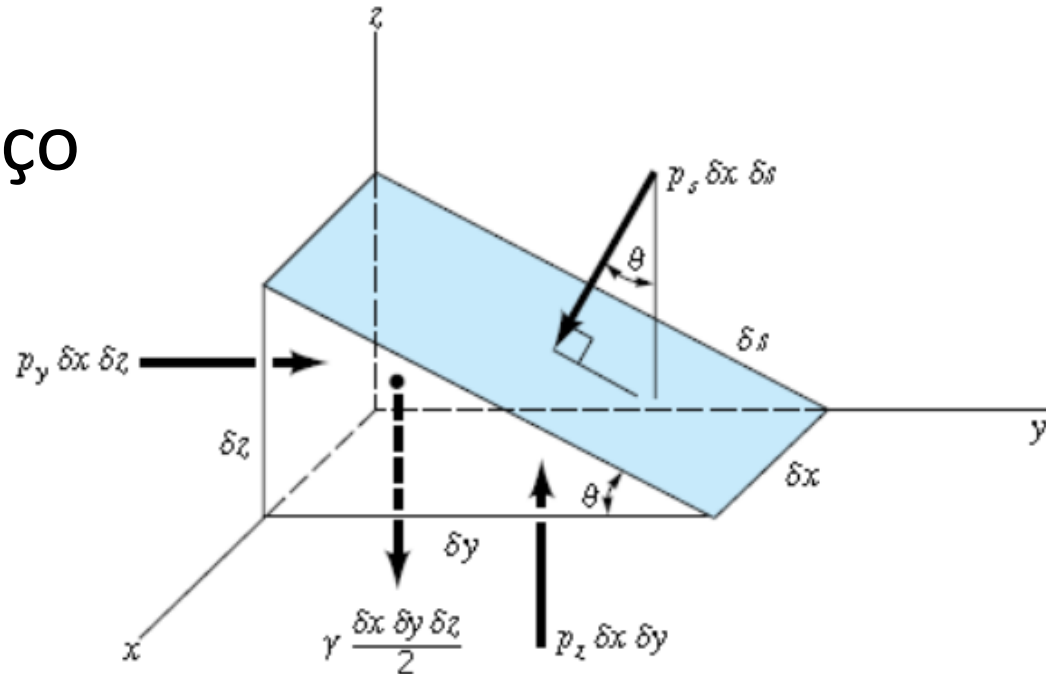
Pressão num ponto

- Considerando um elemento fluido na forma de cunha, com dimensões δx , δy , δz e peso específico γ :



Pressão num ponto

- Realizando o balanço de forças na direção y e z tem-se:



$$\sum F_y = p_y \delta x \delta z - p_s \delta x \delta s \sin \theta = \rho \frac{\delta x \delta y \delta z}{2} a_y$$

$$\sum F_z = p_z \delta x \delta y - p_s \delta x \delta s \cos \theta - \gamma \frac{\delta x \delta y \delta z}{2} = \rho \frac{\delta x \delta y \delta z}{2} a_z$$

Pressão num ponto

Sendo: $\delta_y = \delta s \cos \theta$

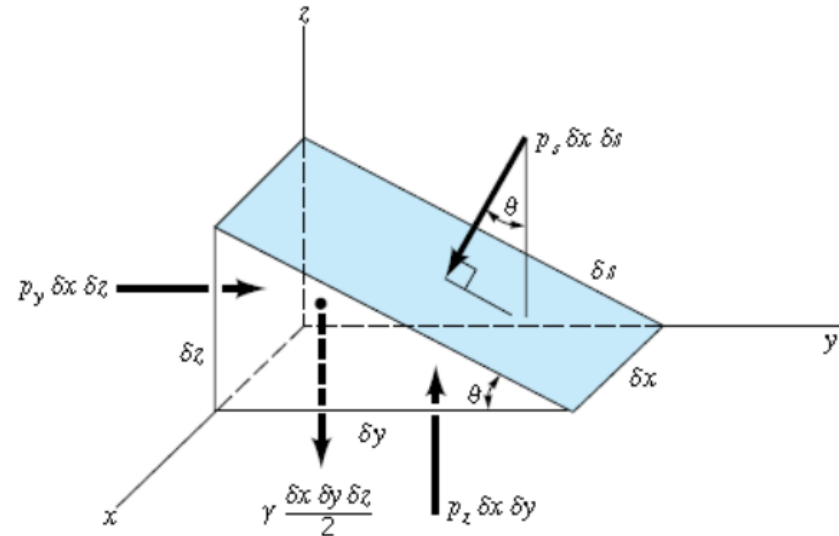
$$\delta_z = \delta s \sin \theta$$

Tem-se que: $p_y - p_s = \rho \frac{\delta y}{2} a_y$

$$p_z - p_s = (\gamma + \rho a_z) \frac{\delta z}{2}$$

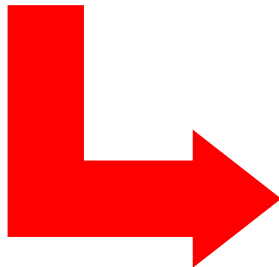
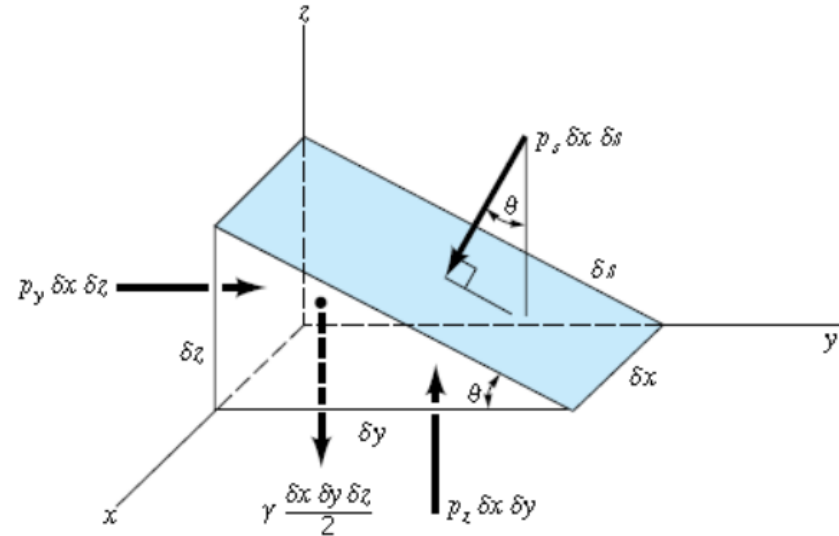
Para um ponto: $\delta x \rightarrow 0, \delta y \rightarrow 0, \delta z \rightarrow 0$

$$\therefore p_y = p_s; p_z = p_s$$



Pressão num ponto

- Como θ é arbitrário, tem-se que quando o fluido está em repouso ou quando $\tau = 0$ (sem tensão de cisalhamento):

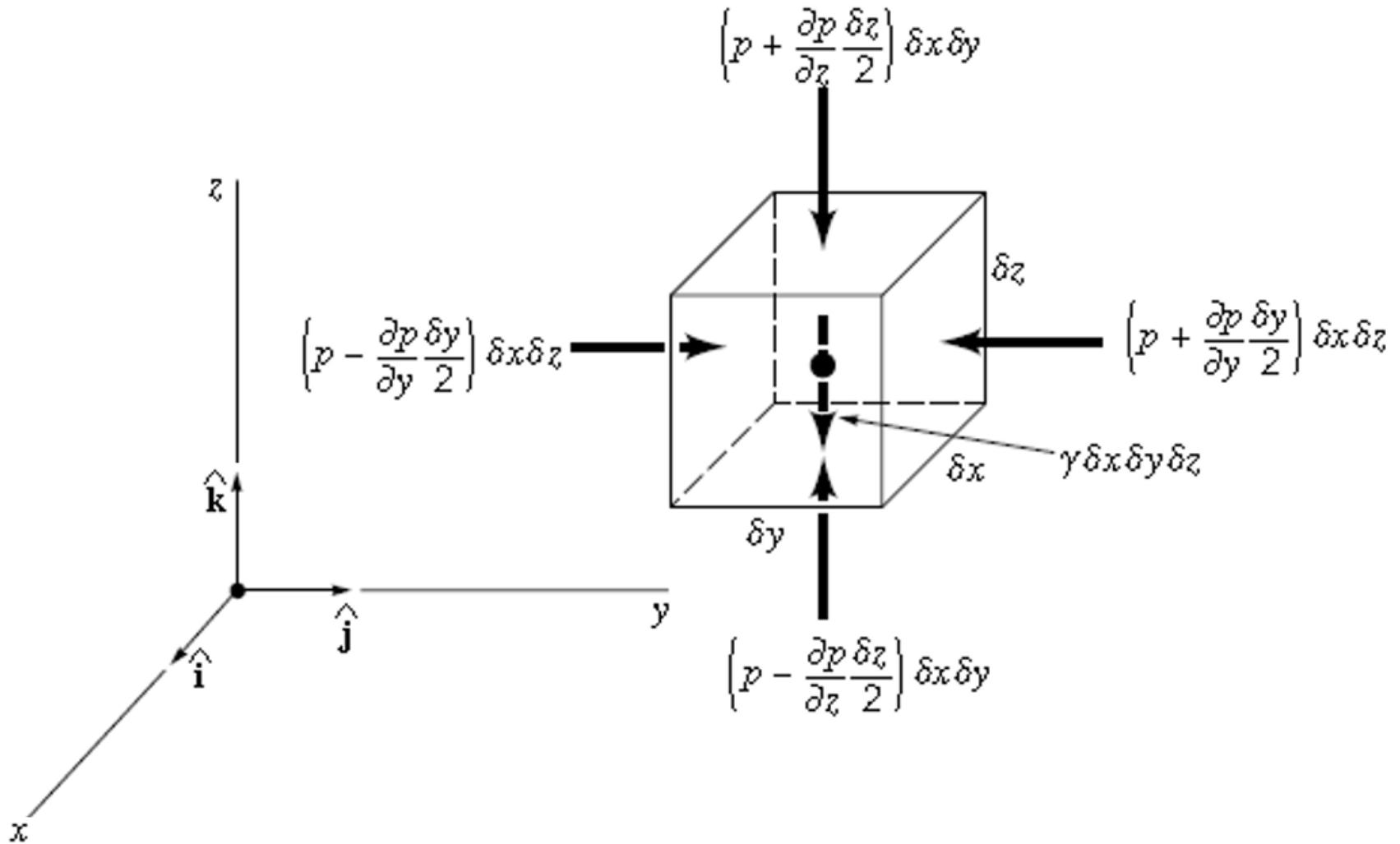


O valor da pressão em um ponto do fluido independe da direção

Equação básica do campo de pressão

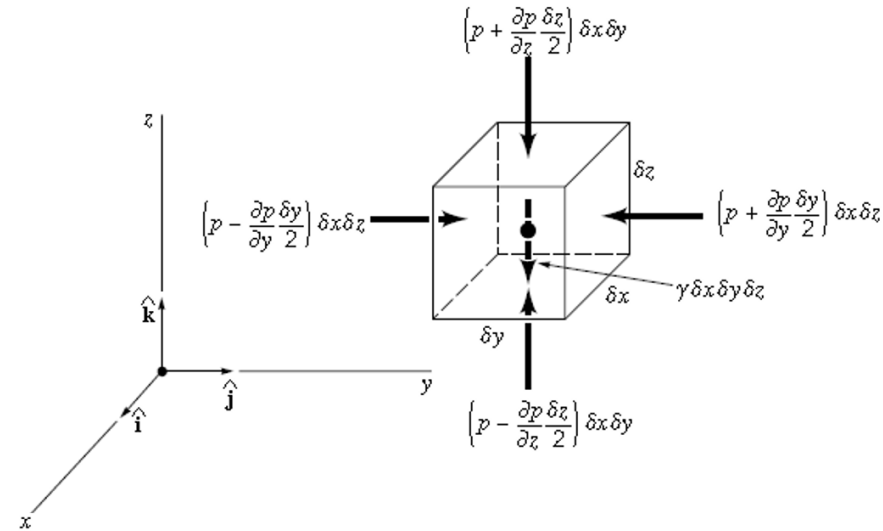
- Definindo-se um pequeno elemento em um fluido qualquer com:
 - Dimensões elementares δx , δy e δz
 - Pressão no seu centro geométrico igual a p
 - Propriedades fixas e iguais a
 - ρ = massa específica
 - $\gamma = \rho g$ = peso específico
 - variações da pressão no elemento aproximada por séries de Taylor de ordem 1

Equação básica do campo de pressão



Equação básica do campo de pressão

- Balanço de forças



$$\delta F_y = \left(p - \frac{\partial p}{\partial y} \frac{\delta y}{2} \right) \delta x \delta z - \left(p + \frac{\partial p}{\partial y} \frac{\delta y}{2} \right) \delta x \delta z = -\frac{\partial p}{\partial y} \delta x \delta y \delta z \quad (1)$$

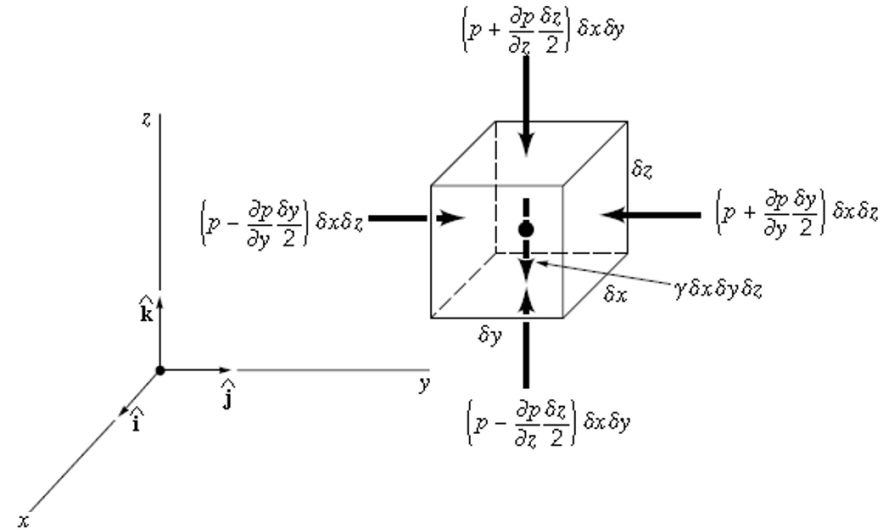
$$\delta F_x = -\frac{\partial p}{\partial x} \delta x \delta y \delta z \quad (2)$$

$$\delta F_z = -\frac{\partial p}{\partial z} \delta x \delta y \delta z \quad (3)$$

Equação básica do campo de pressão

- Na forma vetorial

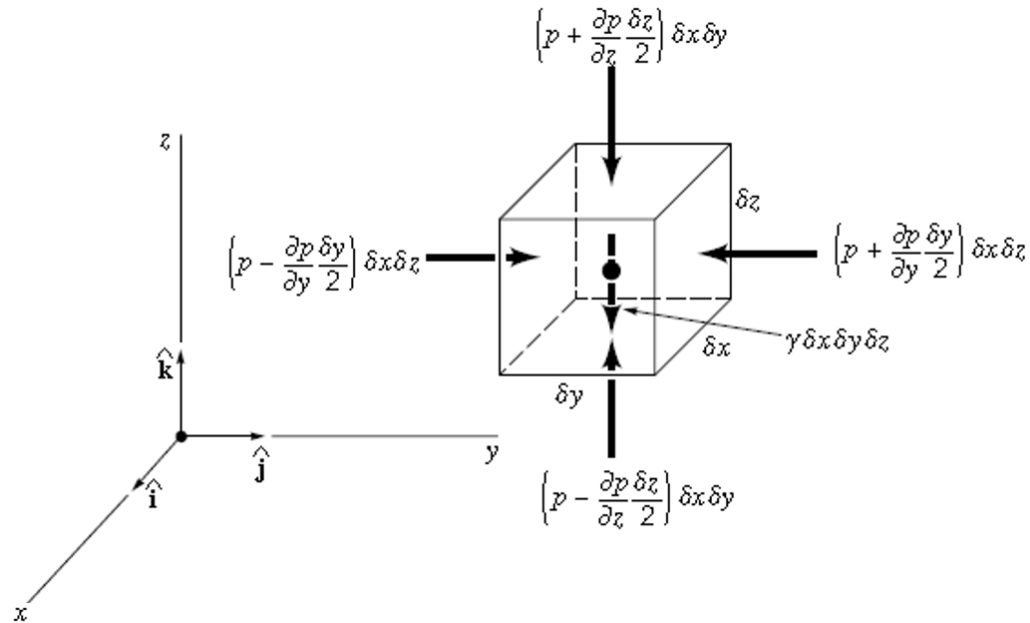
$$\delta \vec{F}_S = \delta F_x \hat{i} + \delta F_y \hat{j} + \delta F_z \hat{k} \quad (4)$$



- Substituindo as eqs. (1), (2) e (3) na eq (4) tem-se:

$$\delta \vec{F}_S = - \left(\frac{\partial p}{\partial x} \hat{i} + \frac{\partial p}{\partial y} \hat{j} + \frac{\partial p}{\partial z} \hat{k} \right) \delta x \delta y \delta z$$

Equação básica do campo de pressão



$$\delta \vec{F}_S = - \underbrace{\left(\frac{\partial p}{\partial x} \hat{i} + \frac{\partial p}{\partial y} \hat{j} + \frac{\partial p}{\partial z} \hat{k} \right)}_{\nabla p} \delta x \delta y \delta z \quad \rightarrow \quad \frac{\delta \vec{F}_S}{\delta x \delta y \delta z} = \nabla p$$

Equação básica do campo de pressão

- Pode-se descrever as forças de campos gravitacionais (influência dos demais campos desprezada) como:

$$\delta \vec{F}_B = \rho \delta x \delta y \delta z \vec{g}$$

- Pela segunda lei de Newton tem-se que:

$$\sum \delta \vec{F} = \delta m \vec{a}$$

$$\delta \vec{F}_S + \delta \vec{F}_B = \delta m \vec{a}$$

$$-\nabla p \delta x \delta y \delta z + \rho \delta x \delta y \delta z \vec{g} = \rho \delta x \delta y \delta z \vec{a}$$

Equação básica do campo de pressão

- Dividindo a expressão anterior por $\delta x \delta y \delta z$:

$$-\nabla p + \rho \vec{g} = \rho \vec{a}$$

- Esta é a equação básica que descreve o campo de pressão em fluido

Equação do campo de pressão

- Adotando as seguintes simplificações:

1. Se a aceleração da gravidade g não varia com z :

$$\vec{g} = -g\hat{k} \quad \longrightarrow \quad -\nabla p + \gamma\hat{k} = \rho\vec{a}$$

2. Se o fluido está em repouso (estático):

$$\vec{a} = 0 \quad \longrightarrow \quad -\nabla p + \gamma\hat{k} = 0$$

Equação do campo de pressão

- Adotando as seguintes simplificações:

3. Se:

$$\left. \begin{array}{l} \frac{\partial p}{\partial x} = 0 \\ \frac{\partial p}{\partial y} = 0 \\ \frac{\partial p}{\partial z} = -\gamma \end{array} \right\} \Rightarrow p = p(z) \rightarrow \frac{\partial p}{\partial z} = \frac{dp}{dz} = -\gamma$$

Equação do campo de pressão

- Adotando as seguintes simplificações:
 4. Se ρ for constante (fluido incompressível)

$$\int_{p_1}^{p_2} dp = -\gamma \int_{z_1}^{z_2} dz \quad \longrightarrow \quad p_2 - p_1 = \gamma (z_2 - z_1)$$

Sendo:

$$h = (z_2 - z_1) \quad \longrightarrow \quad p_1 = p_2 + \gamma h$$

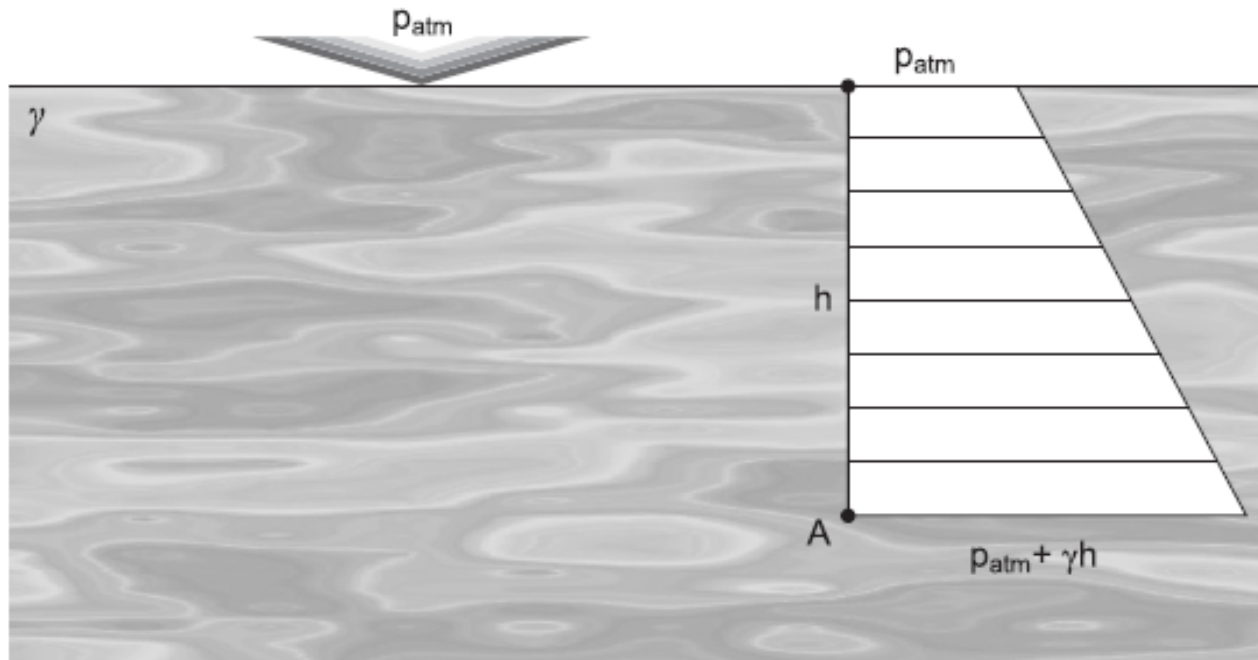
Lei de Stevin
da Hidrostática



“A diferença entre as pressões de dois pontos de um fluido em equilíbrio (repouso) é igual ao produto entre a densidade do fluido, a aceleração da gravidade e a diferença entre as profundidades dos pontos.”

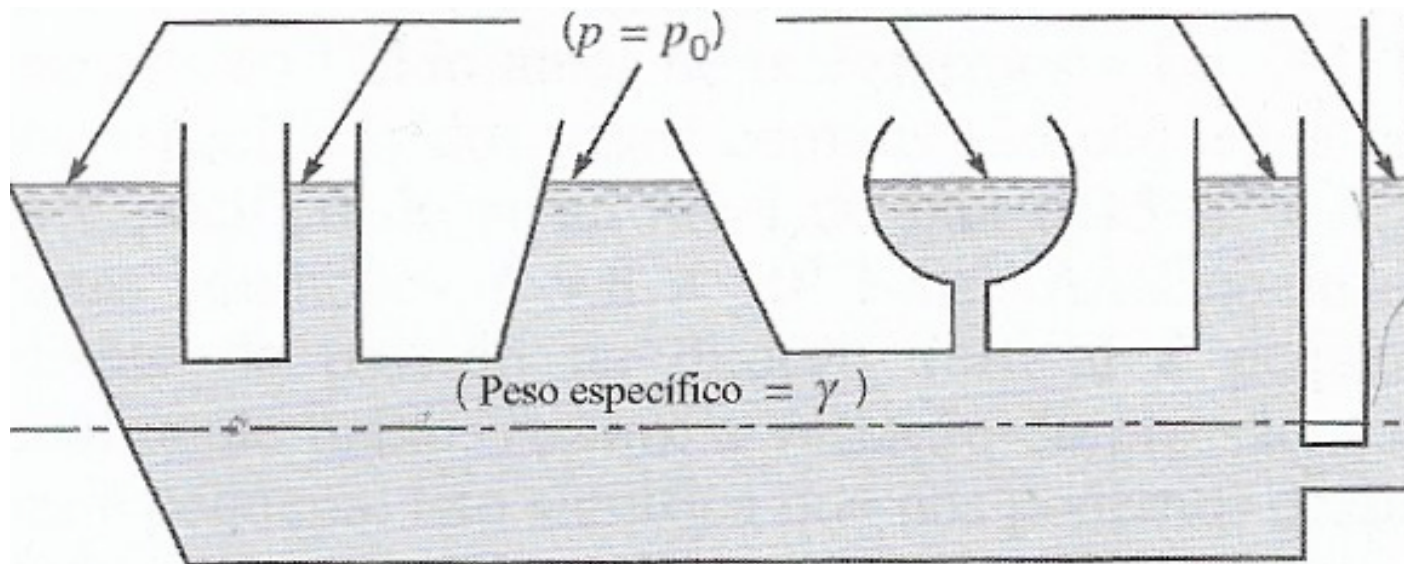
Equação do campo de pressão

$$h = (z_2 - z_1) = \frac{p_2 - p_1}{\gamma} \Rightarrow \text{Carga de Pressão}$$



Pressão em fluido incompressível estático

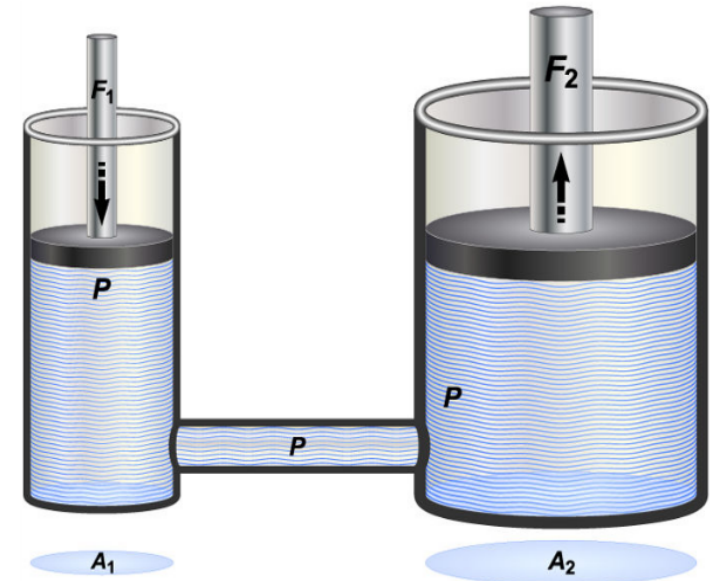
- Consequência da Lei de Stevin
 - Pressão na mesma cota é igual independente do formato do recipiente



Pressão em fluido incompressível estático

- Lei de Pascal

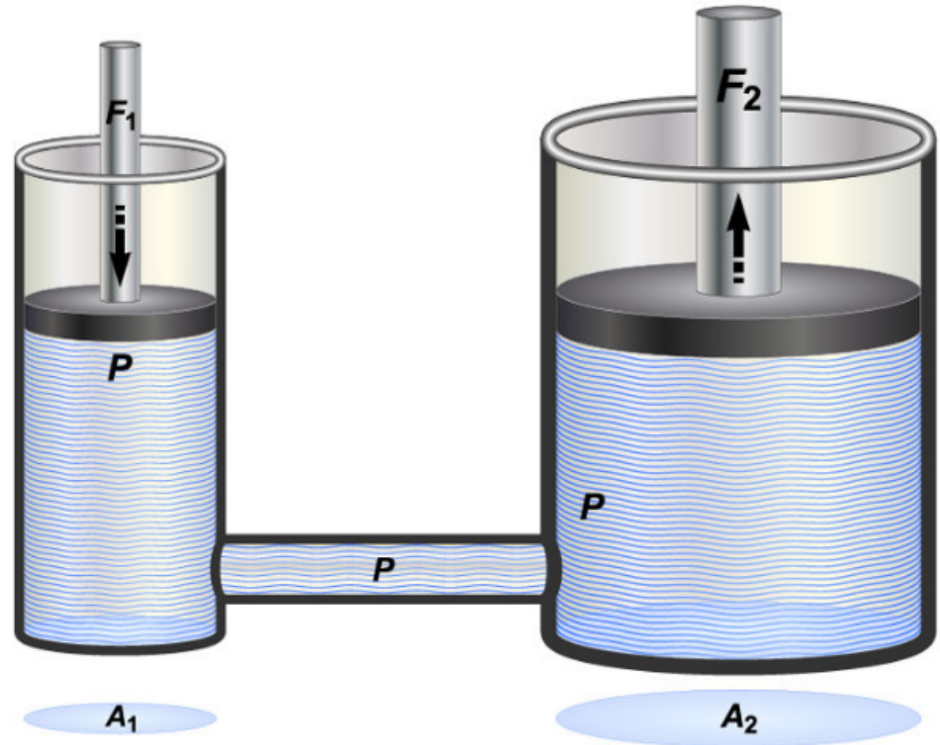
“O aumento da pressão exercida em um líquido em equilíbrio é transmitido integralmente a todos os pontos do líquido bem como às paredes do recipiente em que ele está contido.”



Pressão em fluido incompressível estático

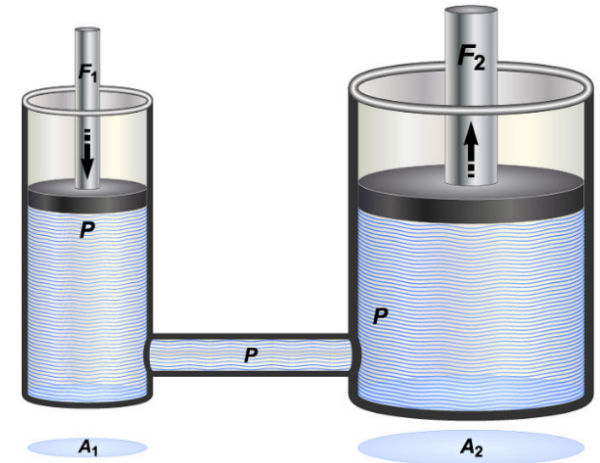
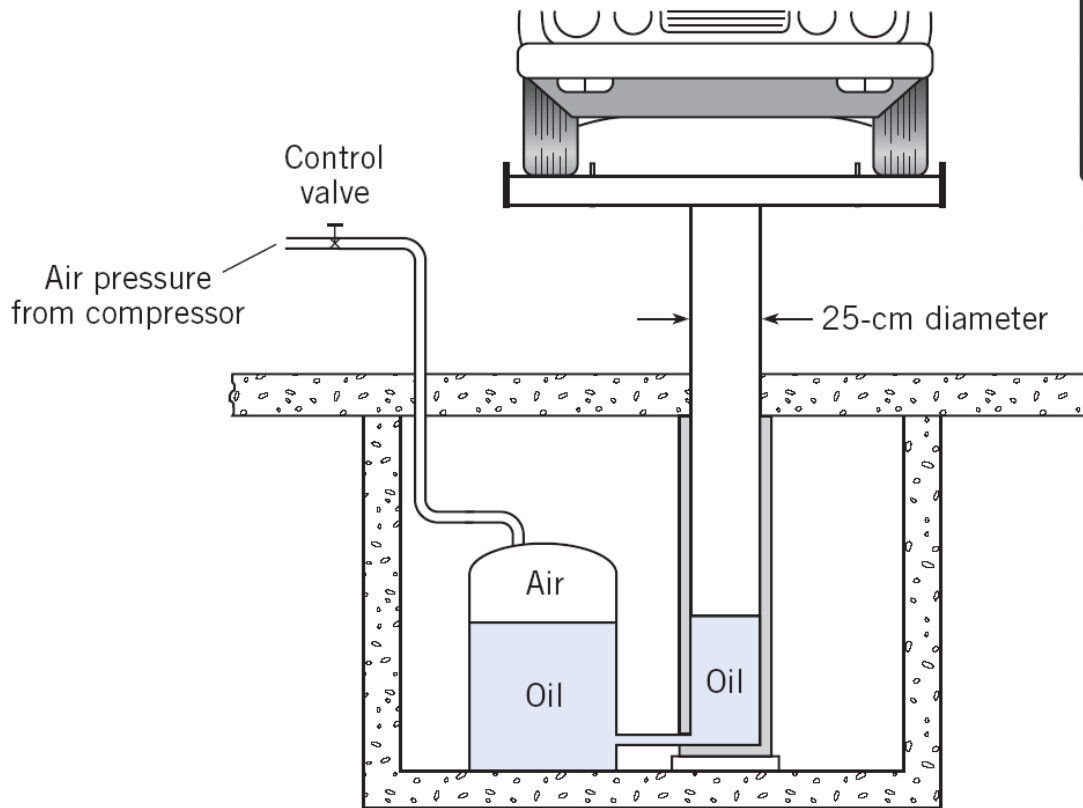
- Lei de Pascal
 - Em termos matemáticos

$$\frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2}$$



Pressão em fluido incompressível estático

- Uso: Elevadores hidráulicos



Medição de Pressão

- Valores estabelecidos em relação a uma referência
 - **Atmosfera Padrão**
 - Representação ideal da atmosfera terrestre avaliada numa latitude média e condição ambiental média anual

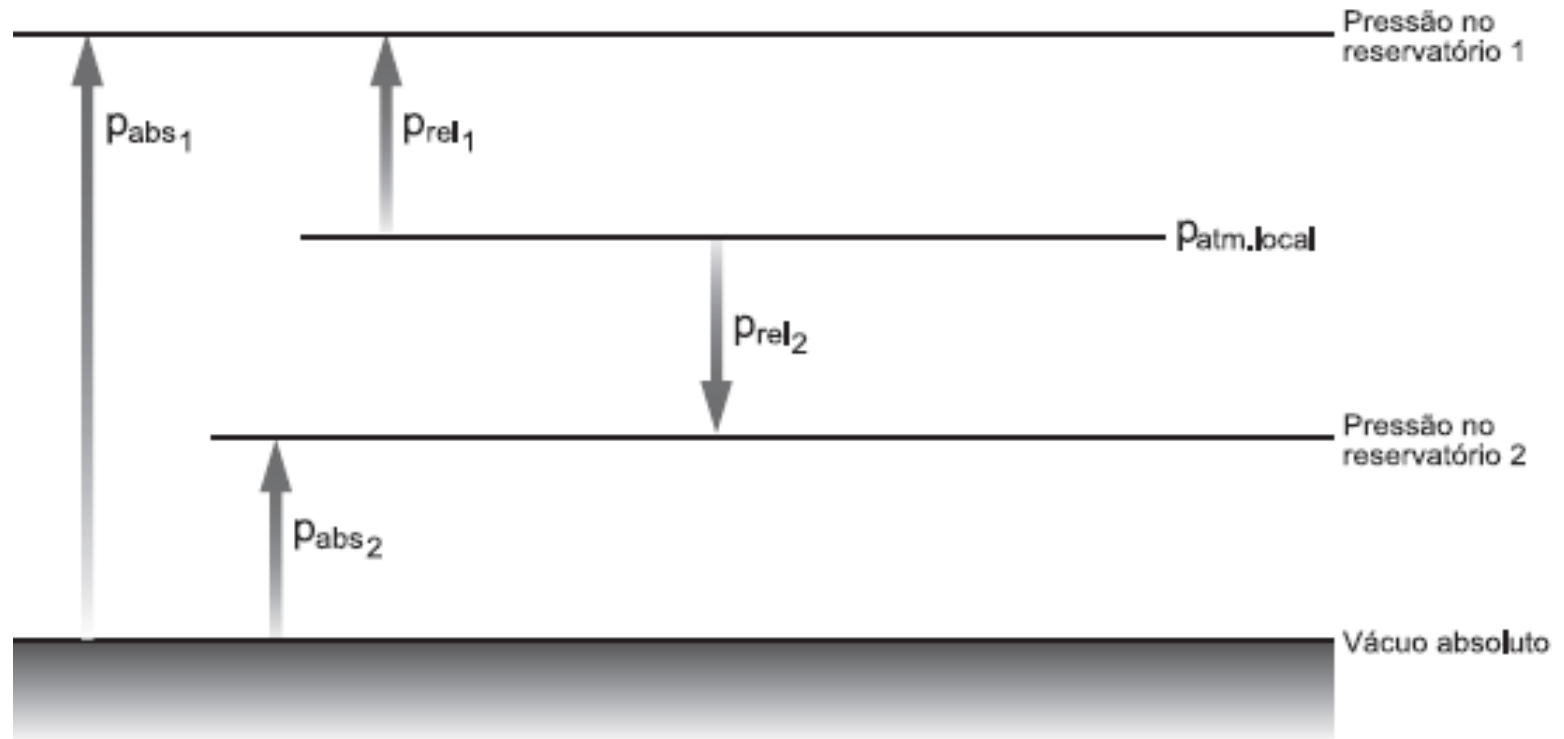
Propriedades da Atmosfera Padrão (Nível do Mar)*

Temperatura, T	288,15 K (15 °C)
Pressão, p	101,325 kPa
Massa específica, ρ	1,225 kg/m ³
Peso específico, γ	12,014 N/m ³
Viscosidade, μ	$1,789 \times 10^{-5}$ N.s/m ²

* Aceleração da gravidade ao nível do mar = 9,807 m/s²

Medição de Pressão

- Valores estabelecidos em relação a uma referência
 - Unidades: Pa = N/m² (SI), psi, bar, altura de coluna de líquido (m.c.a ou mH₂O, mmHg, mmH₂O), etc.

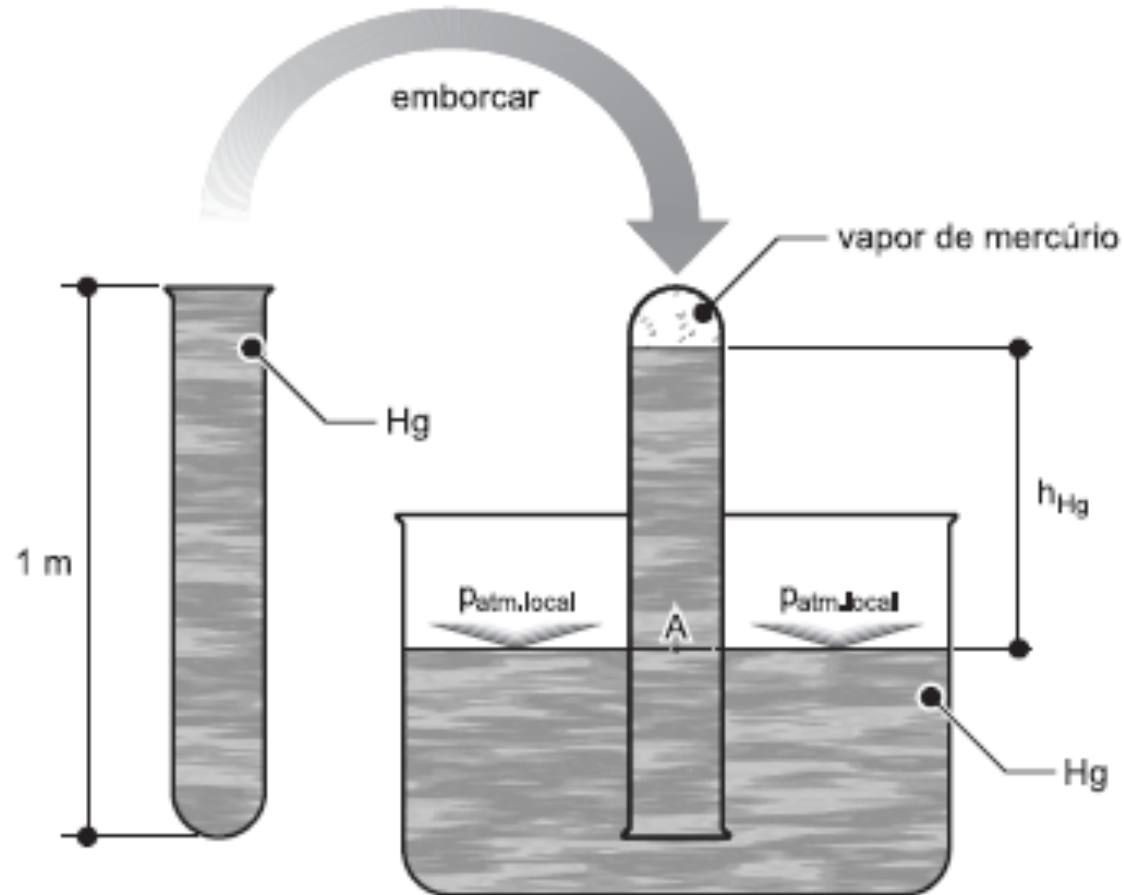


Medição de Pressão

- Pressão atmosférica: barômetro de mercúrio

$$P_{atm} = \underbrace{P_{vapor}}_{\text{desprezível}} + \gamma_{Hg} h$$

$$P_{atm} = \gamma_{Hg} h$$



Ao nível do mar: $p_{atm} = 760 \text{ mmHg} = 10,33 \text{ mH}_2\text{O}$

Medição de Pressão

- Valores da pressão atmosférica em diferentes unidades

$$P_{atm} = 101.325 \text{ Pa (Pascal)}$$

$$= 1,0 \text{ atm (atmosfera)}$$

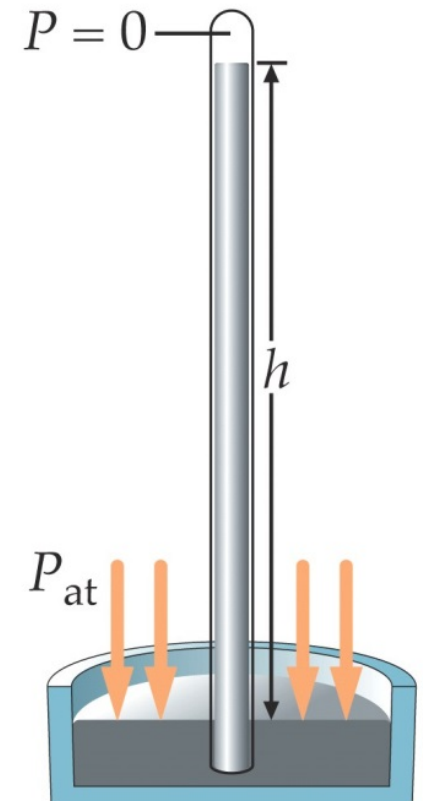
$$= 1,01325 \text{ bar}$$

$$= 760 \text{ mmHg}$$

$$= 10,33 \text{ mH}_2\text{O}$$

$$= 1,0332 \text{ kgf/cm}^2$$

$$= 14,7 \text{ psi}$$



Manometria

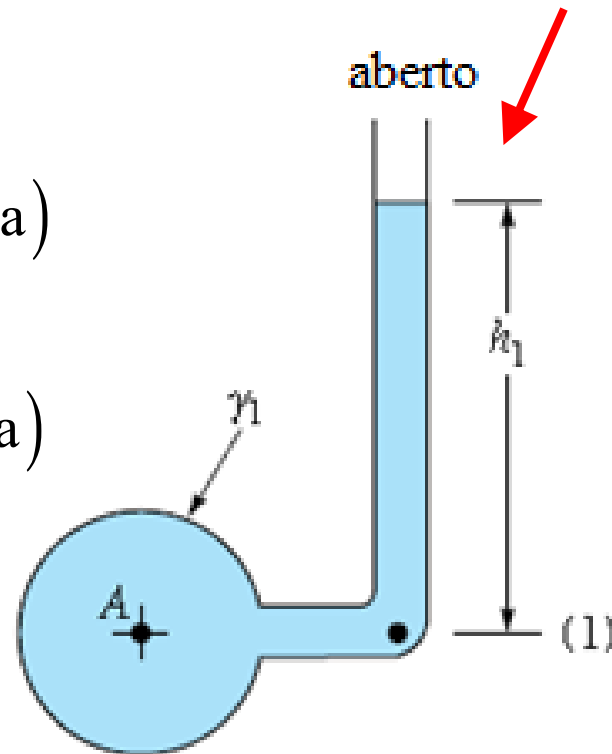
- Manômetro:
 - Medição da pressão relativa

$$p_A = p_o + \gamma_1 h_1$$

(pressão absoluta)

$$p_A = \gamma_1 h_1$$

(pressão relativa)

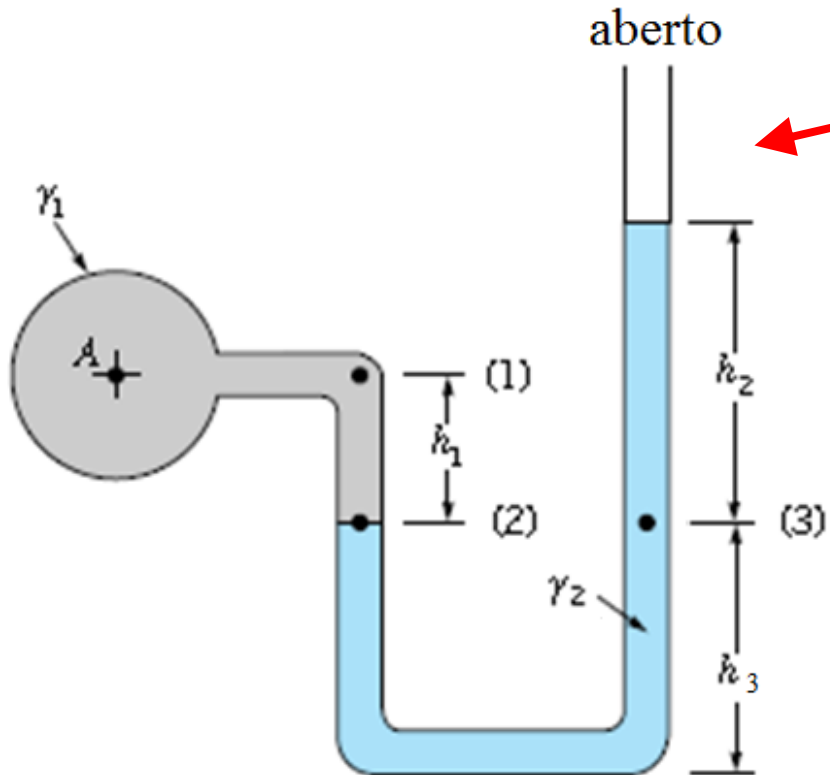


Tubo
piezométrico

Restrições:

- $p_A > p_{\text{atm}}$
- p_A não pode ser muito grande
- Fluido do recipiente tem que ser líquido

Manometria



Manômetro com tubo em U

$$p_A = p_1$$

$$p_1 = p_2 - \gamma_1 h_1$$

$$p_2 = p_3$$

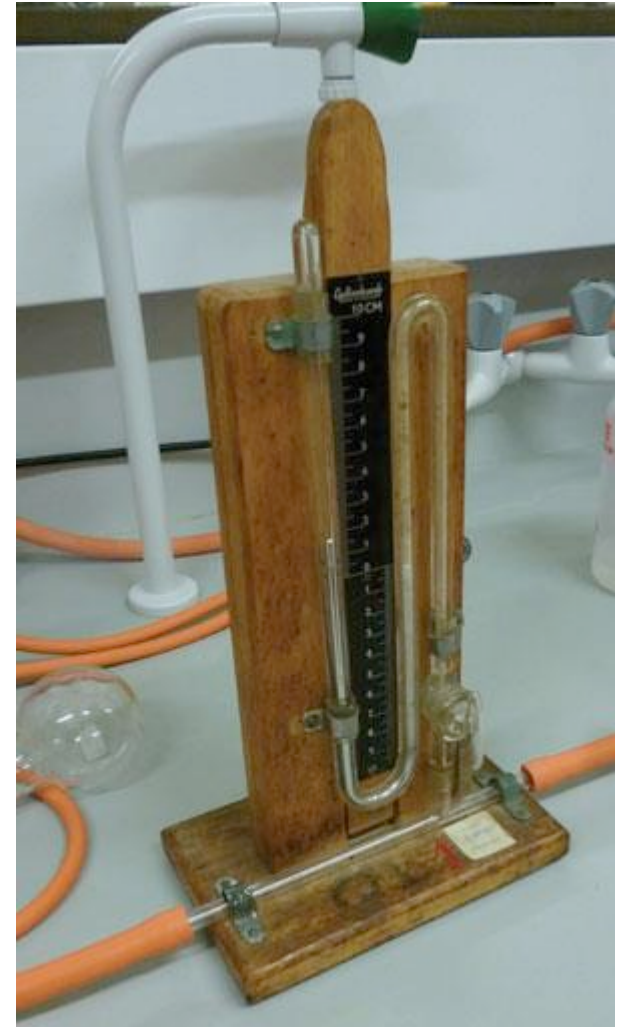
$$p_3 = p_{atm} + \gamma_2 h_2$$

$$p_1 = -\gamma_1 h_1 + \gamma_2 h_2 + p_{atm}$$

- Fluido manométrico pode ser diferente do fluido do recipiente
- Se o fluido do recipiente for um gás, o seu peso específico pode ser desprezado

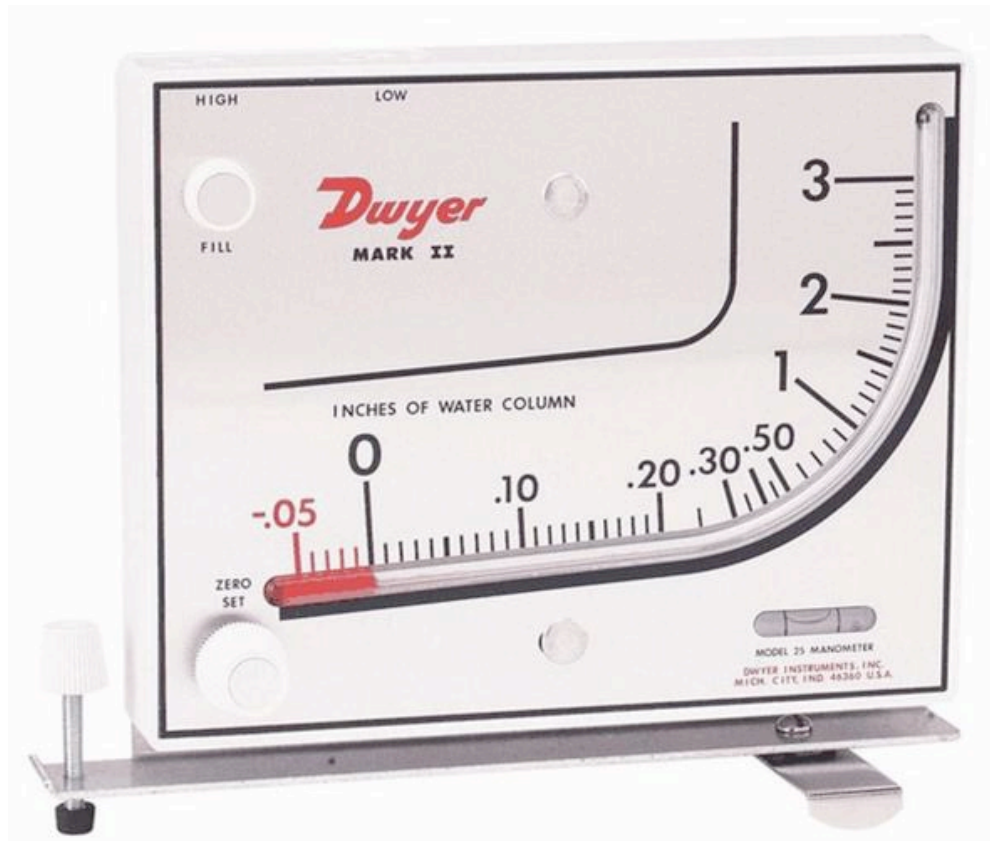
Manometria

Manômetros
com tubo
em U



Manometria

Manômetros de coluna inclinada



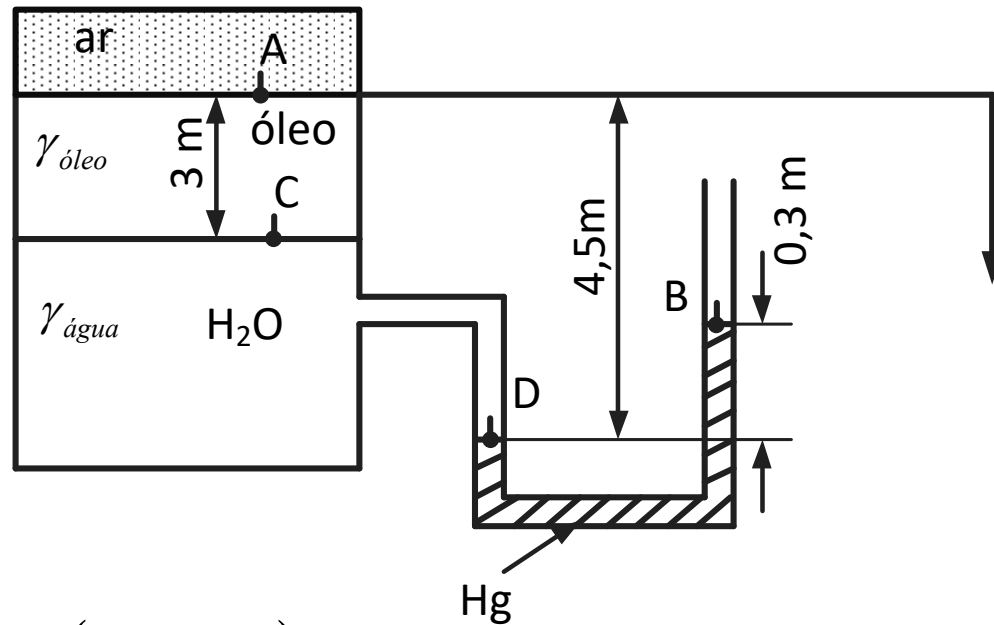
Exercício 1

Calcular a pressão efetiva em A, kgf/cm²

$$\gamma_{\text{óleo}} = 800 \text{ kgf/m}^3$$

$$\gamma_{\text{água}} = 1.000 \text{ kgf/m}^3$$

$$\gamma_{\text{Hg}} = 13.600 \text{ kgf/m}^3$$



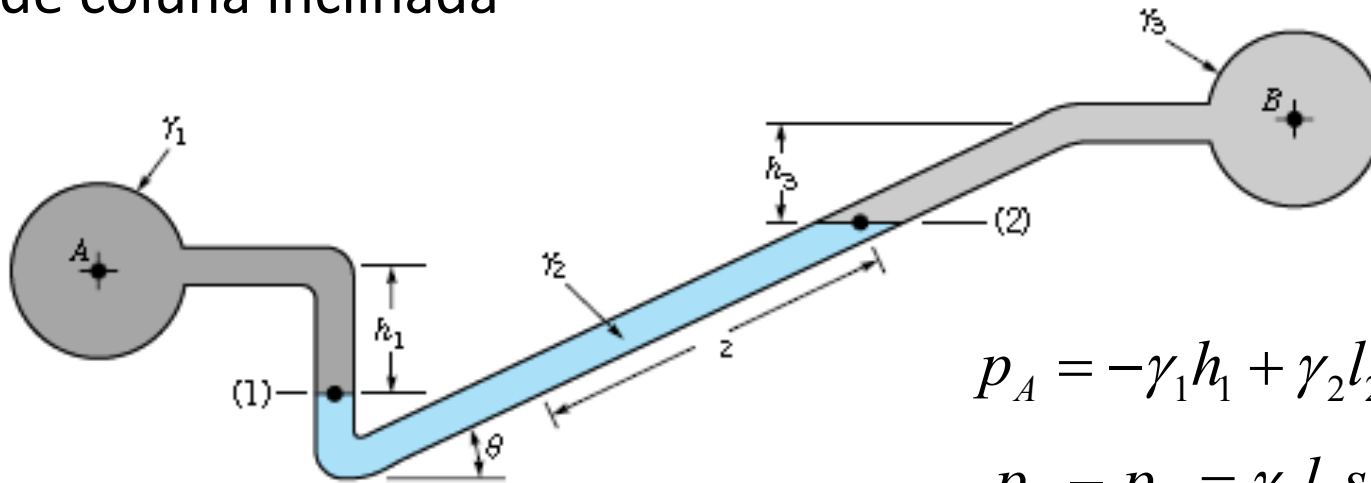
$$p_A = -\gamma_{\text{óleo}} h_C - \gamma_{\text{água}} (h_D - h_C) + \gamma_{\text{Hg}} (h_D - h_B)$$

$$p_A = -800 \times 3 - 1.000(4,5 - 3) + 13.600(0,3) = 180 \text{ kgf/m}^2$$

$$p_A = 0,018 \text{ kgf/cm}^2$$

Exercício 2

Avaliação da pressão em manômetro de coluna inclinada



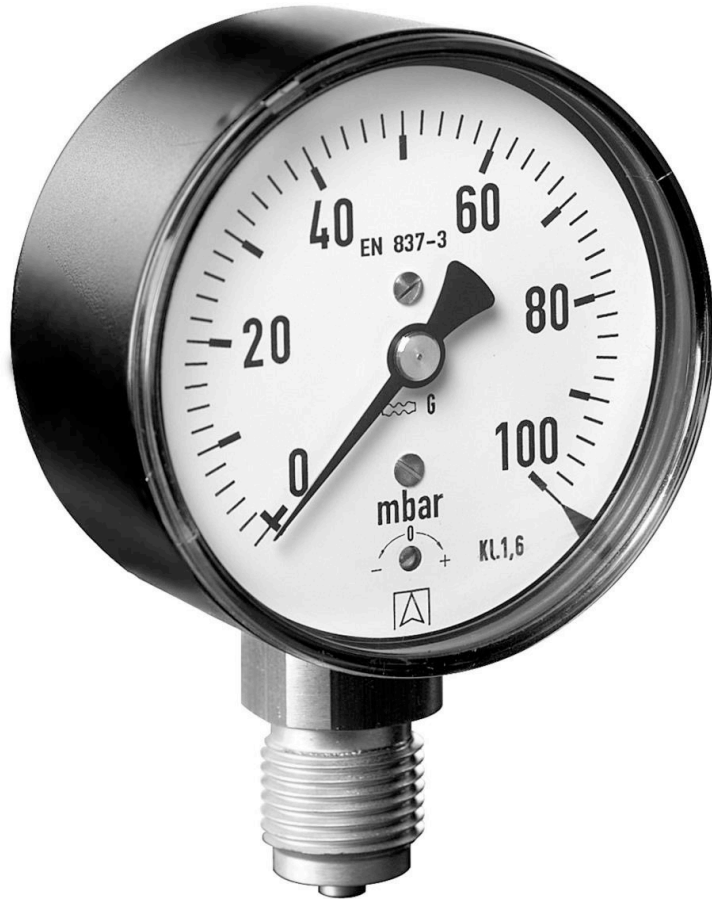
$$p_A = -\gamma_1 h_1 + \gamma_2 l_2 \text{sen}\theta + \gamma_3 h_3 + p_B$$

$$p_A - p_B = \gamma_2 l_2 \text{sen}\theta - \gamma_1 h_1 + \gamma_3 h_3$$

Se os fluidos em 1 e 3 forem gases: $\gamma_1 h_1 = \gamma_3 h_3 = 0$

$$p_A - p_B = \gamma_2 l_2 \text{sen}\theta \Rightarrow l_2 = \frac{p_A - p_B}{\gamma_2 \text{sen}\theta}$$

Manometria

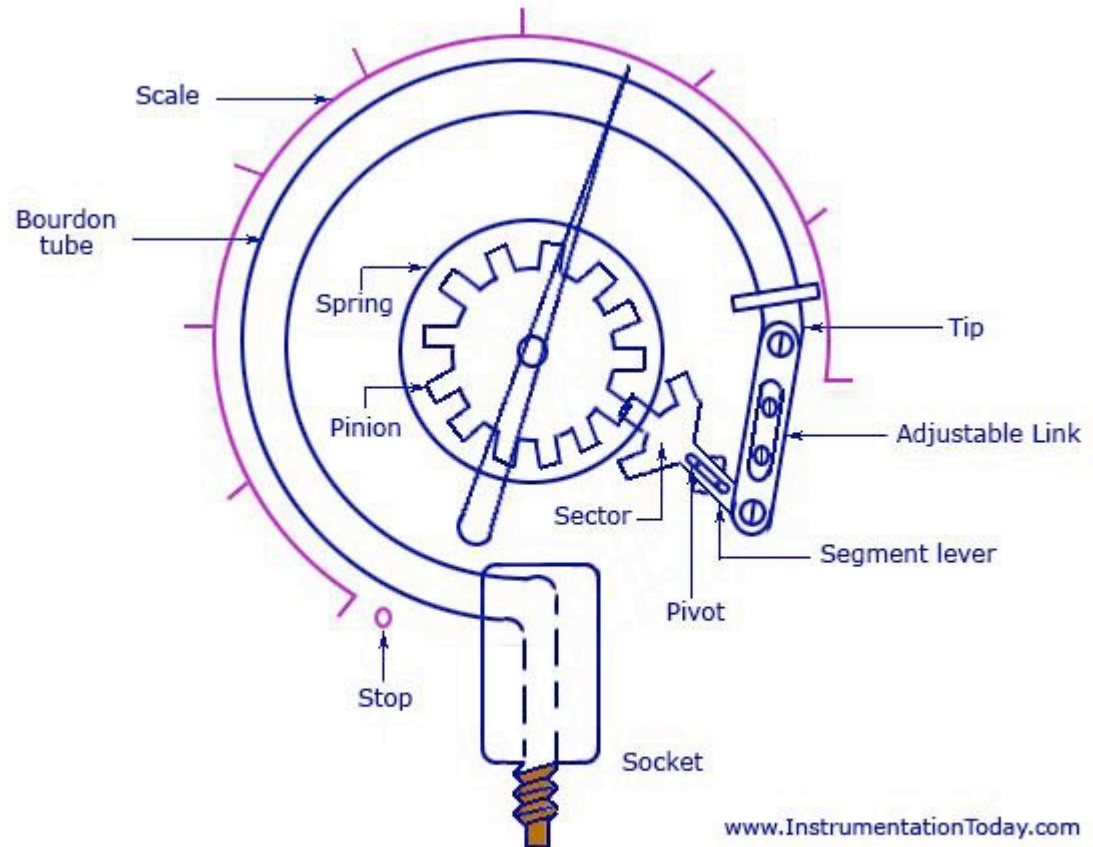


Manômetros de Bourdon



Manometria

Manômetro de Bourdon



Bourdon Tube Pressure Gauge

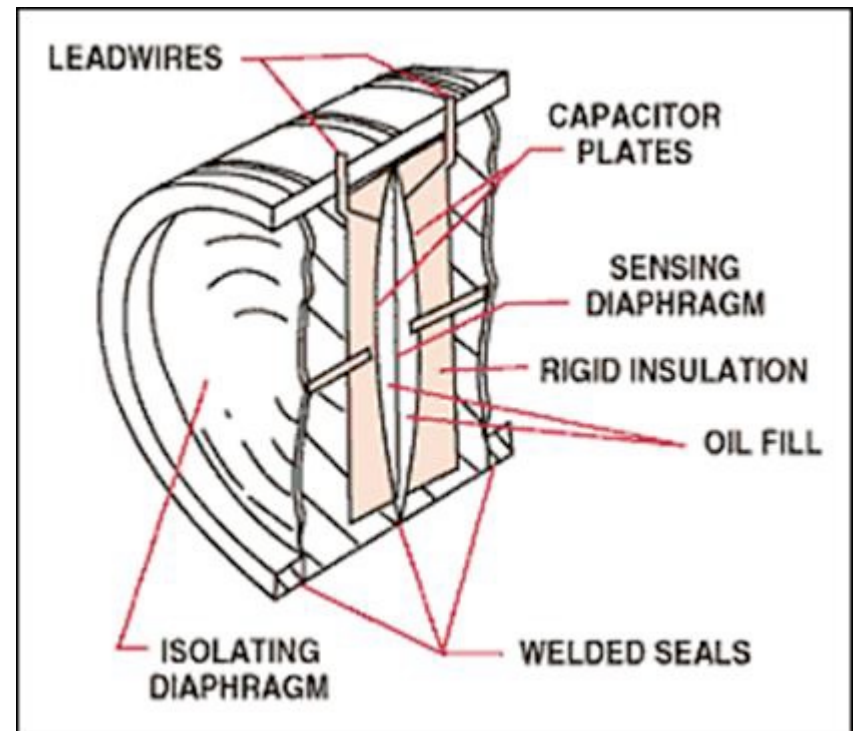
Manometria

Manômetros digitais



Manometria

Manômetros digitais



Manometria

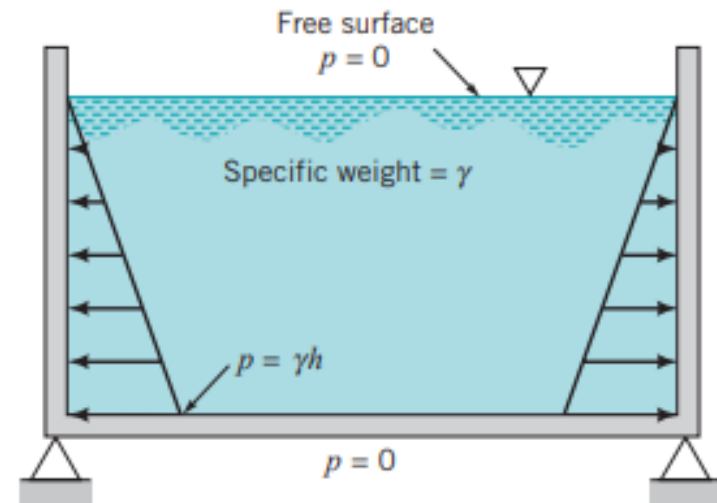
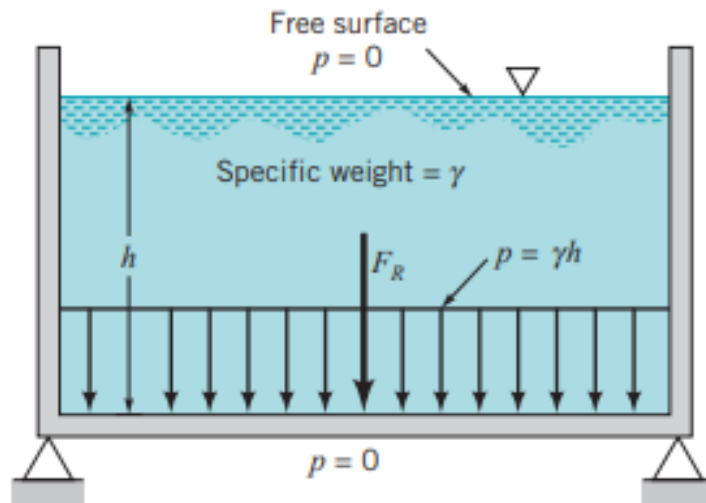


Transdutores de
pressão



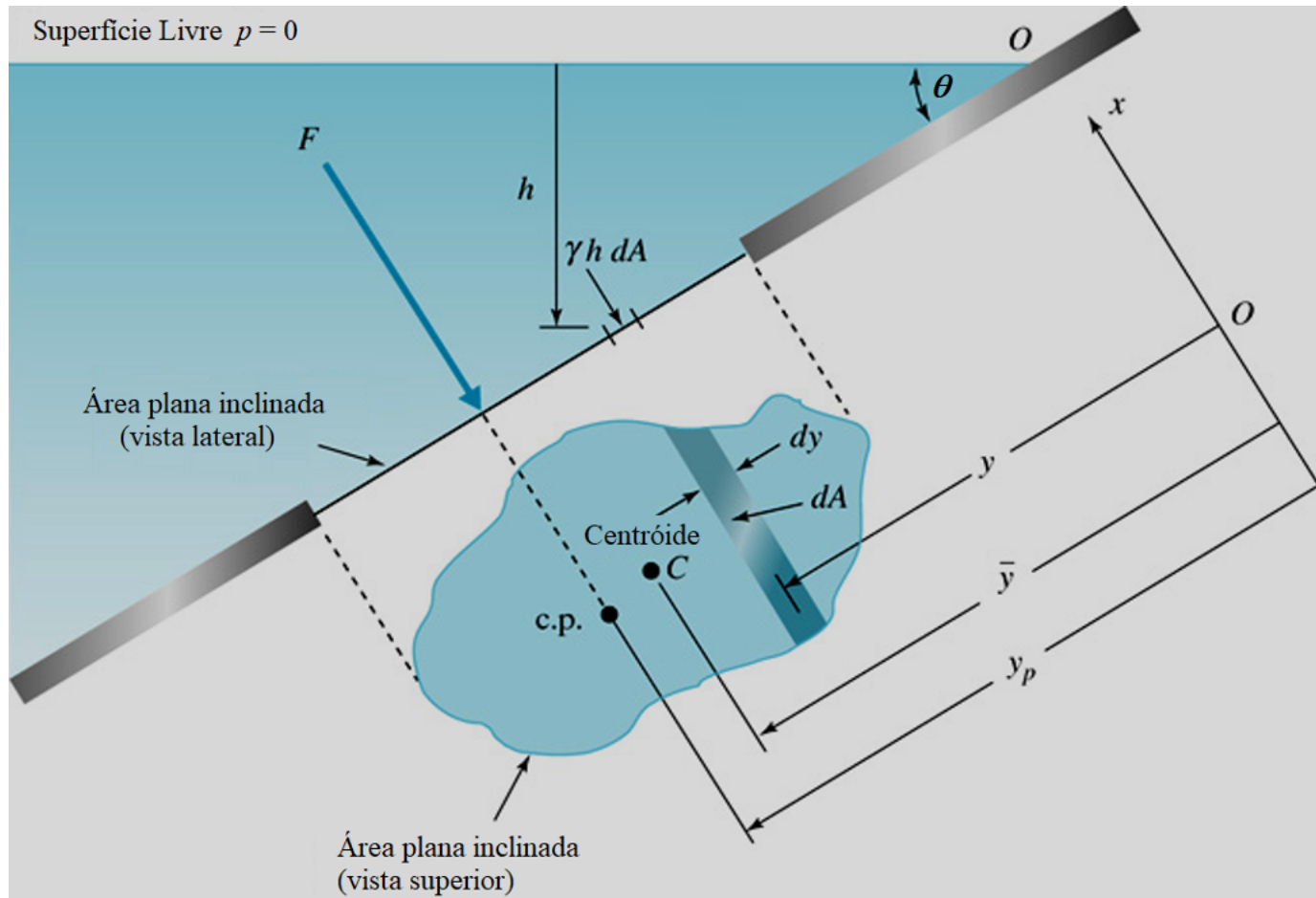
Força Hidrostática em superfícies planas

- Distribuição de pressões em um reservatório aberto
 - Dois métodos de resolução
 - Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem
 - Método dos Prismas de Pressão



Força em superfícies planas

- Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem
 - Centróide (C): propriedade matemática da área
 - Centro de Pressão (c.p.): local de ação da força resultante



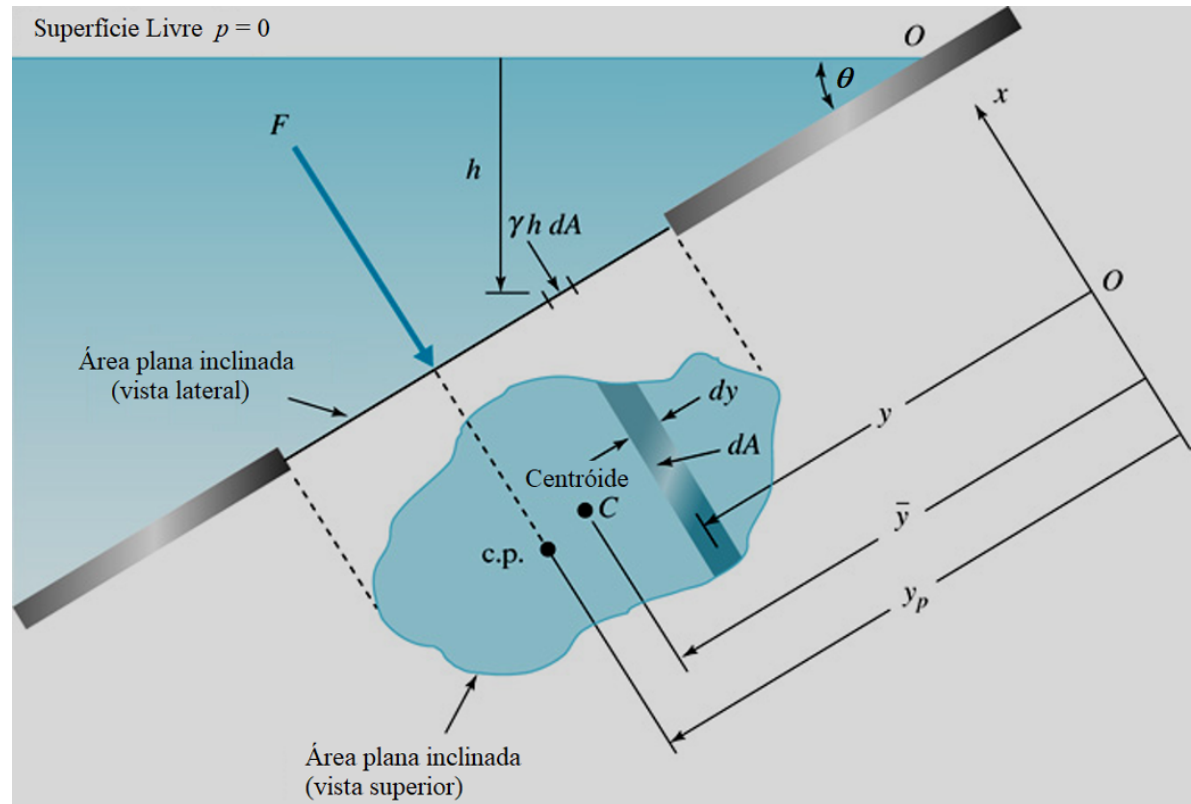
Força em superfícies planas

- Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem

$$\begin{aligned}
 F_R &= \int_A \gamma h dA \\
 &= \int_A \gamma y \sin\theta dA \\
 &= \gamma \sin\theta \int_A y dA
 \end{aligned}$$



Essa integral é o Momento de 1ª ordem da área em relação ao eixo x



Força em superfícies planas

- Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem

$$F_R = \gamma \operatorname{sen} \theta \int_A y dA$$

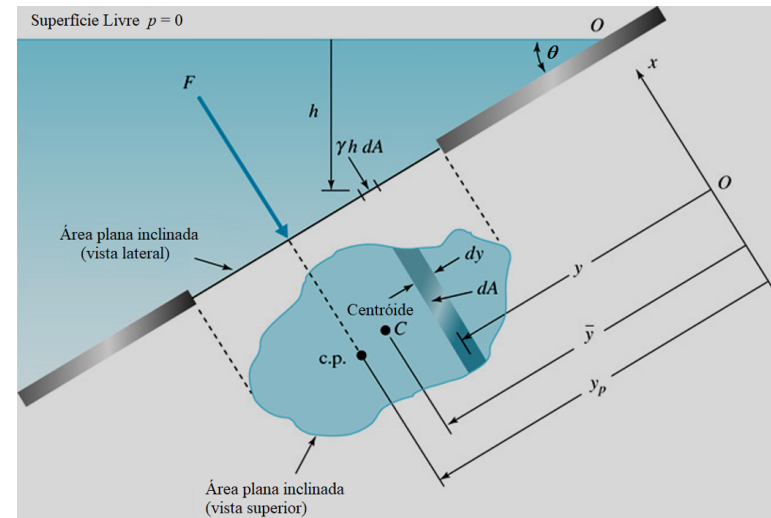
- Como a integral é o Momento de 1ª ordem da área em relação ao eixo x, pode-se escrever

$$\int_A y dA = y_c A$$

Coordenada do centróide

- E assim

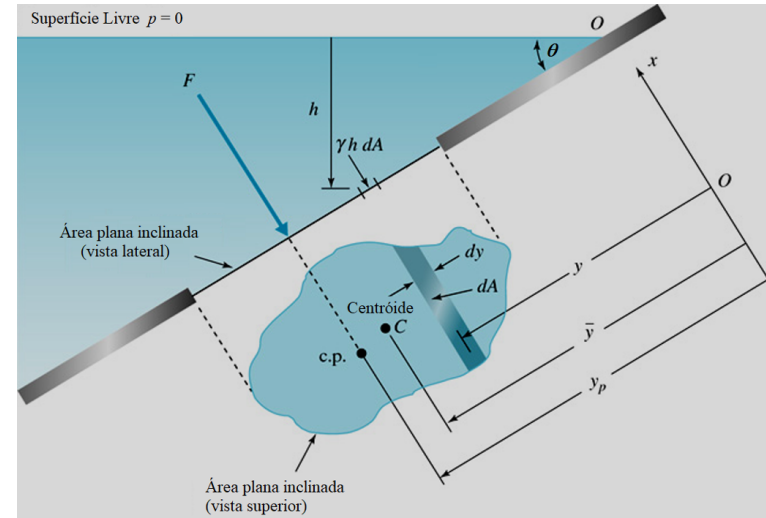
$$F_R = \gamma A y_c \operatorname{sen} \theta = \gamma h_c A$$



Força em superfícies planas

- A linha de ação da força resultante, y_R , pode ser determinada pela soma dos momentos em relação a x
 - momento da força resultante = momentos das forças de pressão

$$F_R y_R = \int_A y dF = \int_A \gamma \sin \theta y_c^2 dA$$



- Como

$$F_R = \gamma \sin \theta y_c A$$



$$y_R = \frac{\int y^2 dA}{y_c A}$$



Momento de 2ª ordem da superfície A , ou momento de inércia I_x

$$y_R = \frac{I_x}{y_c A}$$

Força em superfícies planas

- Pelo teorema dos eixos paralelos temos

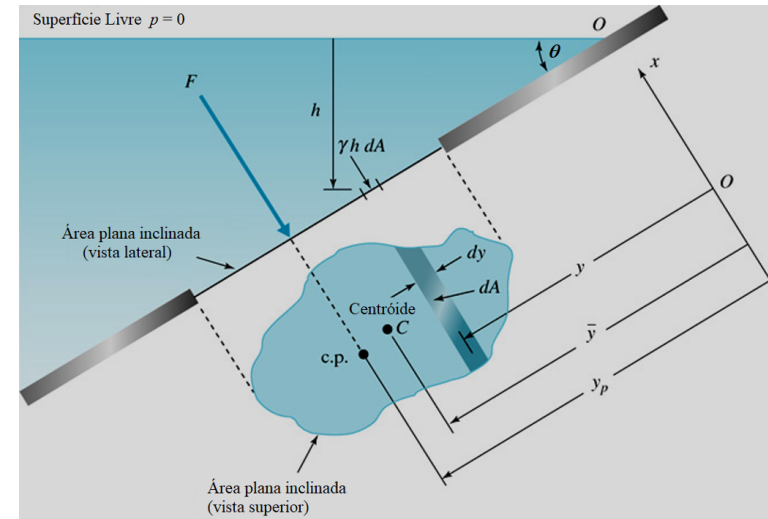
$$I_x = I_{xc} + Ay_c^2$$



$$y_R = \underbrace{\frac{I_{xc}}{y_c A}}_{> 0} + y_c$$



Ponto de aplicação estará sempre abaixo da cota do centróide



- De forma análoga para a coordenada x_r

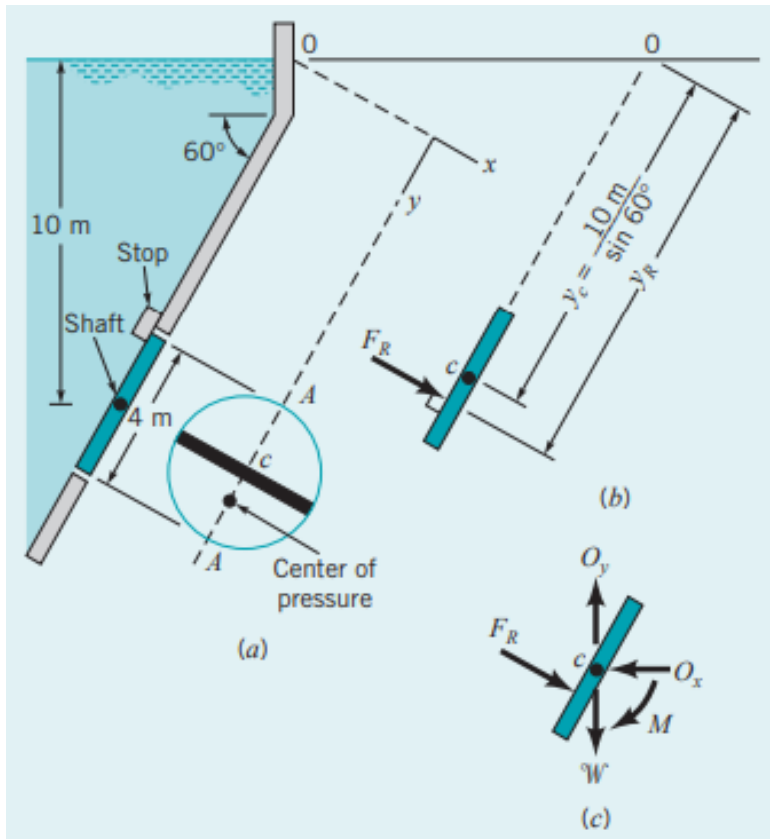
$$x_R = \frac{\int xy dA}{y_c A} = \frac{I_{xy}}{y_c A} \Rightarrow x_R = \frac{I_{xyc}}{y_c A} + x_c$$

Forças em superfícies planas

- Propriedades geométricas de algumas superfícies

	<i>Esboço</i>	<i>Área</i>	<i>Centróide</i>	<i>Segundo momento</i>
Retângulo		bh	$\bar{y} = h/2$	$\bar{I} = bh^3/12$ $\bar{I}_{xy} = 0$
Triângulo		$bh/2$	$\bar{y} = h/3$	$\bar{I} = bh^3/36$ $\bar{I}_{xy} = (b - 2d)bh^3/72$
Círculo		$\pi D^2/4$	$\bar{y} = r$	$\bar{I} = \pi D^4/64$
Semicírculo		$\pi D^2/8$	$\bar{y} = 4r/3\pi$	$I_x = \pi D^4/128$
Elipse		πab	$\bar{y} = b$	$\bar{I} = \pi ab^3/4$
Semi-elipse		$\pi ab/2$	$\bar{y} = 4b/3\pi$	$I_x = \pi ab^3/8$

Exercício 3



1. Determine a magnitude e a força resultante da exercida pela água sobre a comporta circular com 4 m de diâmetro.
2. Determine o momento a ser aplicado no eixo para abrir a comporta.

Exercício 3

$$F_R = \gamma h_c A = 9,8 \cdot 10^3 \times 10 \times \frac{\pi \cdot 4^2}{4} = 1,23 \cdot 10^6 \text{ N}$$

Ponto de aplicação

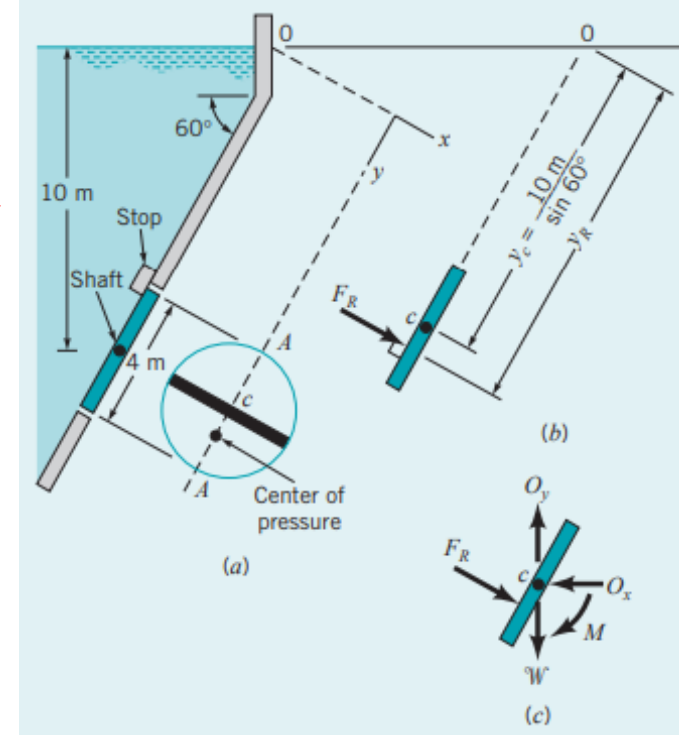
$$y_R = \frac{I_{xc}}{y_c A} + y_c \quad \text{e} \quad x_R = \frac{I_{xy_c}}{y_c A} + x_c \quad (\text{por simetria})$$

da tabela $I_{x_c} = \frac{\pi R^4}{4}$ e $y_c = \frac{10}{\sin 60} \rightarrow y_R = 11,6 \text{ m}$

$$y_R - y_c = 11,6 - \frac{10}{\sin 60} = 0,0866, \text{ um pouco abaixo do centróide, o que implica que o batente está forçado.}$$

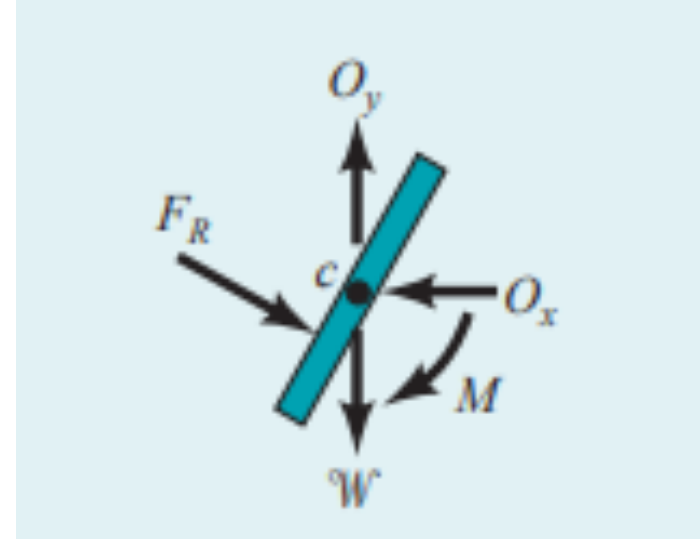
Para dimensionar o motor/redutor para abrir a comporta e sangrar o reservatório, calcula-se o momento ou torque

$$\sum M_c = 0 \text{ e portanto } F_R = (y_R - y_c) = 1,23 \cdot 10^6 \cdot 0,0866 = 1,07 \cdot 10^5 \text{ Nm}$$



Exercício 3

- O momento necessário para abrir a comporta vem do balanço de momentos no eixo da comporta



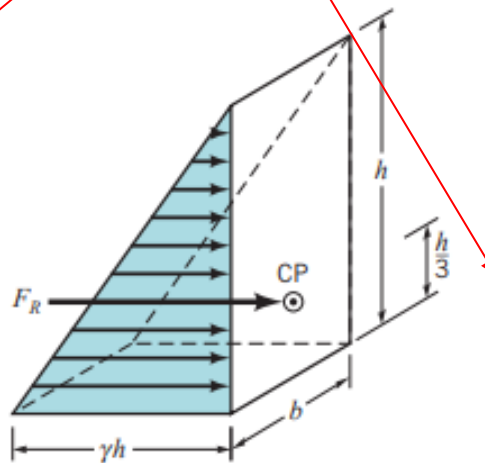
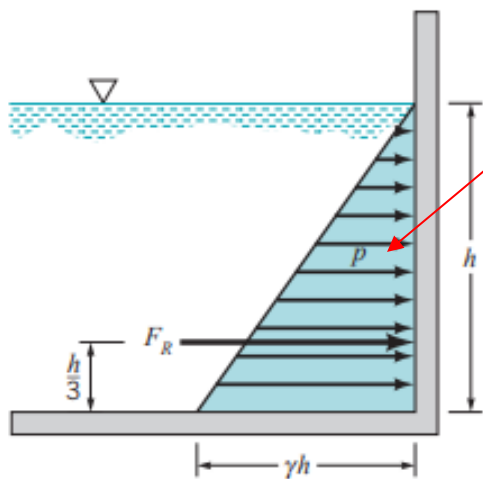
$$\Sigma M_c = M_{abertura} - M_{F_R} = 0$$

$$M_{abertura} = F_R (y_R - y_c) = 1,23 \times 10^6 (0,0866)$$

$$M_{abertura} = 1,07 \times 10^5 \text{ N.m}$$

Força em superfícies planas

- Método do prisma de pressões
 - mais simples para superfícies retangulares



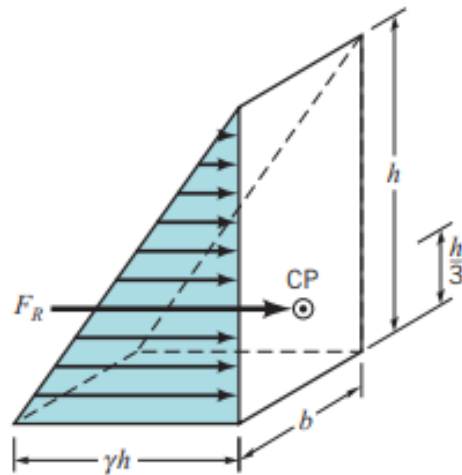
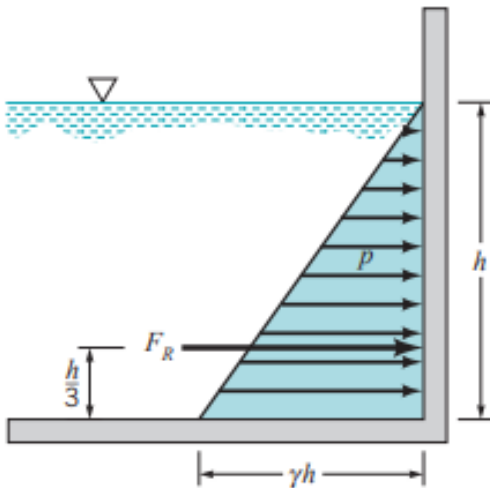
- P varia linearmente com profundidade ($p = \gamma h$)
- $p_{efet} = 0$ na superfície
- p_{media} ocorre em plano $h/2$ na distribuição triangular

Força em superfícies planas

- Método do prisma de pressões
 - Força que atua na área

$$F_R = p_{m\acute{e}dia} \times \acute{a}rea = \frac{\gamma h}{2} \times bh$$

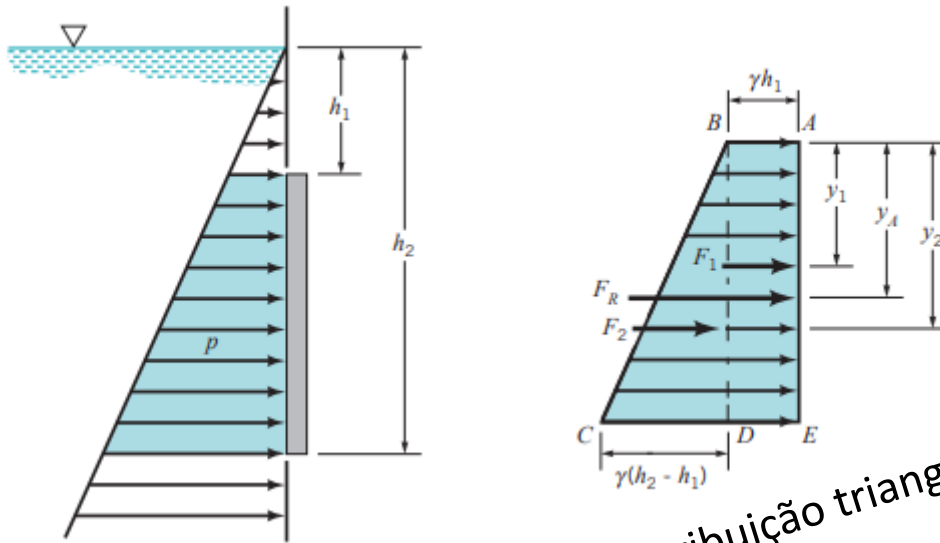
= volume do prisma de pressão



- p varia linearmente com profundidade ($p = \gamma h$)
- $p_{efet} = 0$ na superfície
- $p_{m\acute{e}dia}$ ocorre em plano $h/2$ na distribuição triangular

Força em superfícies planas

- Método do prisma de pressões
 - abordagem tb vale quando a superfície está toda submersa



Distribuição triangular de pressões = $\gamma(h_2 - h_1) \cdot h_2 \cdot b$

Distribuição retangular de pressões = $\gamma h_1 \cdot h_1 \cdot b$

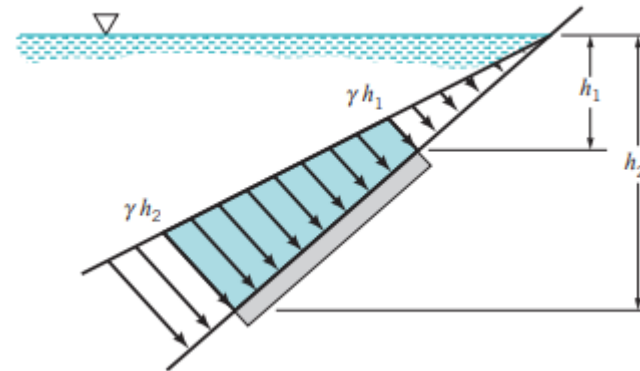
$$F_R = F_1 + F_2 \quad (\Delta + \square)$$

A localização de F_R é determinada a partir do momento em relação a um eixo

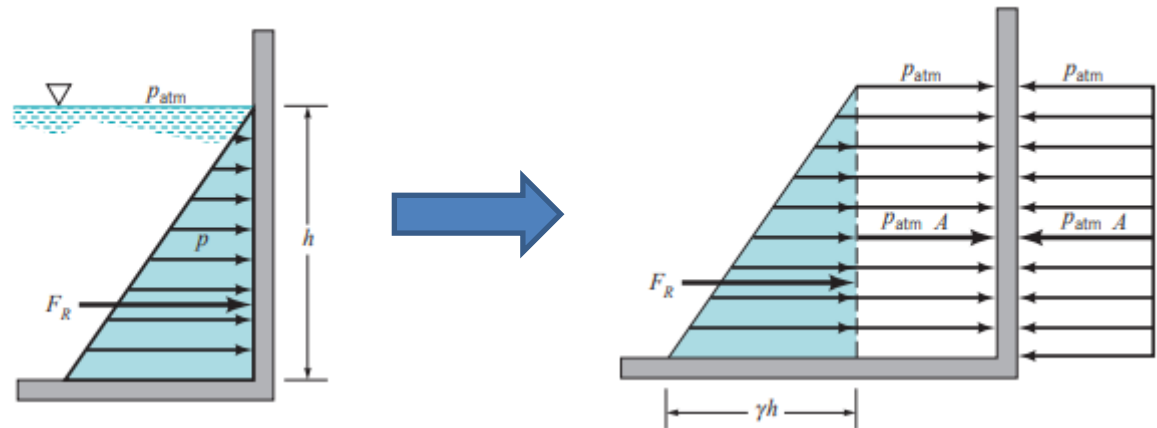
$$F_R y_R = F_1 y_1 + F_2 y_2$$

Força em Superfícies Planas

- Superfícies inclinadas

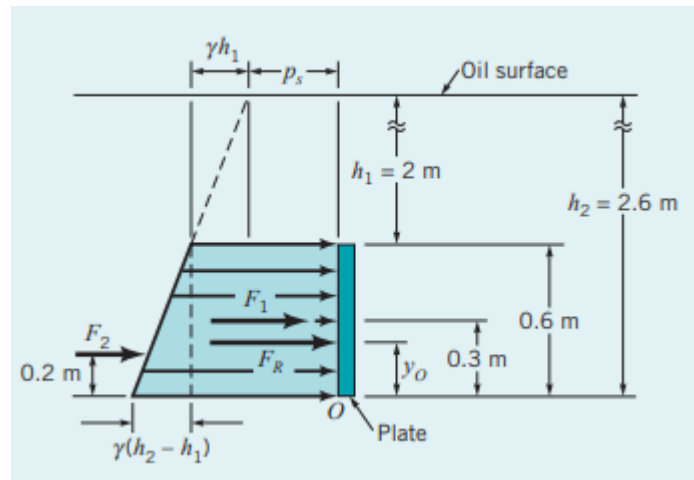
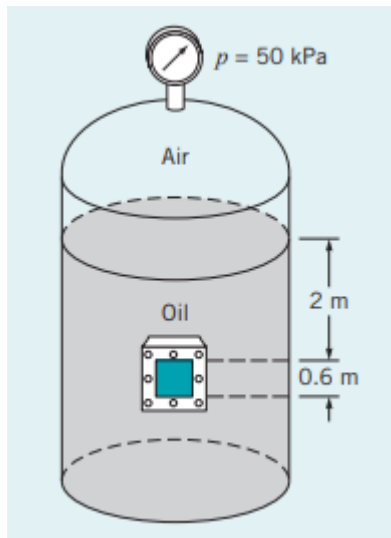


- Efeito de ρ_{atm}



Exercício 4

- Tanque pressurizado com ar contém óleo (densidade = 0,9) e possui uma vigia para limpeza e inspeção com $0,9 \times 0,9 \text{ m}^2$. Qual a magnitude e localização da força nesta placa?



Exercício 4

Como $d_{\text{óleo}} = 0,9$

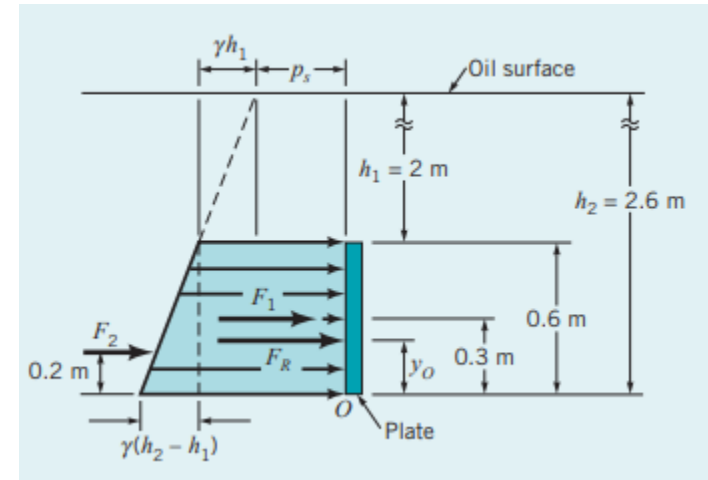
$$\Rightarrow \rho_{\text{óleo}} = 0,9 \times 10^3 \text{ kg/m}^3$$

Cálculo da força:

$$F_1 = (p_{\text{gás}} + \rho g h_1) A = (50 \times 10^3 + 0,9 \times 10^3 \cdot 9,81 \cdot 2) \cdot 0,36 = 24,4 \times 10^3 \text{ N}$$

$$F_2 = \rho g \left(\frac{h_1 - h_2}{2} \right) A = 0,9 \times 10^3 \cdot 9,81 \cdot \frac{0,6}{2} \cdot 0,36 = 0,95 \times 10^3 \text{ N}$$

$$F_R = F_1 + F_2 = 25,35 \times 10^3 \text{ N}$$



Exercício 4

A localização vertical do ponto de aplicação da força F_R é obtida a partir da soma dos momentos em relação ao eixo que passa pelo ponto O :

$$F_R y_R = F_1 y_1 + F_2 y_2$$

$$\therefore y_R = \frac{24,4 \times 10^3 \cdot 0,3 + 0,95 \times 10^3 \cdot 0,2}{25,35 \times 10^3}$$

$$y_R = 0,296 \text{ m}$$

