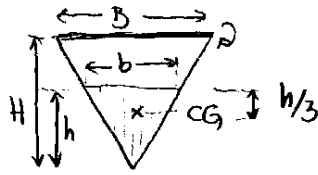


Pasta Control #1 C131A

P1]

a) $F_p = P_G \cdot A$



$$P_G = \frac{\gamma \cdot h}{3}$$

$$A = \frac{b \cdot h}{2}$$

$$b = \frac{hB}{H} \Rightarrow A = \frac{h^2 B}{2H}$$

$$\Rightarrow F_p = \frac{\gamma h}{3} \cdot \frac{h^2 B}{2H} = \frac{\gamma B h^3}{6H}$$

punto de aplicación:

$$y_p = y_{CG} + \frac{I_{CG}}{y_{CG} \cdot A}$$

$$I_{CG} = I_x - y_{CG}^2 \cdot A$$

$$= \frac{bh^3}{12} - \left(\frac{h}{3}\right)^2 \cdot \frac{bh}{2} = \frac{bh^3}{36}$$

$$y_p = \frac{h}{3} + \frac{\frac{bh^3}{36}}{\frac{h}{3} \cdot \frac{bh}{2}} = \frac{h}{3} + \frac{h}{6} = \frac{h}{2}$$

Desde el eje de rotación: pto aplicación = $(H-h) + \frac{h}{2} = H - \frac{h}{2}$

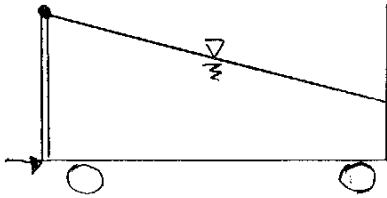
Torque que ejerce barro = $\frac{\gamma B h^3}{6H} \cdot \left(H - \frac{h}{2}\right) = 9878.4 \text{ [N}\cdot\text{m]}$

$$T = F \cdot H$$

↑ fuerza que contiene la compuerta

$$\Rightarrow F = \frac{T}{H} = 4939.2 \text{ [N]}$$

b)



$$\vec{f}_m = \frac{1}{\rho} \nabla p$$

$$\vec{f}_m = -a_x \hat{i} - g \hat{k}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial p}{\partial x} = -\rho a_x$$

$$\frac{\partial p}{\partial z} = -\rho g$$

$$dp = \frac{\partial p}{\partial x} dx + \frac{\partial p}{\partial z} dz$$

integrando entre (p_0, x_0, z_0) y (p, x, z)

$$p - p_0 = -\rho a_x (x - x_0) - \rho g (z - z_0)$$

condición de borde: $p_0 = 0$ en $x = 0$. $z = H$

$$\frac{p}{\rho g} = -\frac{a_x}{g} x - (z - H)$$

distribución de presiones

isóbara - superficie libre ($p = 0$)

$$\frac{a_x}{g} x = H - z$$

$$a_x = \frac{g(H - z)}{x}$$

En $x = L$ $z = ?$

Usando conservación del volumen de barro:

$$V_{inicial} = \frac{b \cdot h}{2} \cdot L = 8,64 \text{ m}^3$$

En el caso a punto de deramar:

$$V_{final} = V_{inicial} = \frac{BL}{6H} (h + hH + H^2)$$

$$\Rightarrow h = 0,149 \text{ m}$$

$$\Rightarrow \text{en } x = L \quad z = 0,149 \text{ m}$$

$$\Rightarrow a_x = g \frac{(H-h)}{L} = 1,512 \frac{m}{s^2}$$

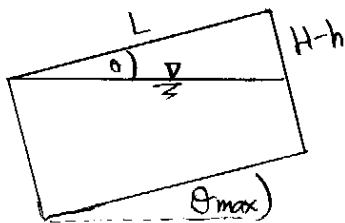
En este caso $F_p = \frac{\gamma B H^3}{6H} = \frac{\gamma B H^2}{6}$

pto. aplicaci3n: $H - \frac{H}{2} = \frac{H}{2}$

Torque barra: $\frac{\gamma B H^3}{12} = 32666,7 \text{ [N}\cdot\text{m]}$

$F = T/H = 16333,3 \text{ [N]}$

c)

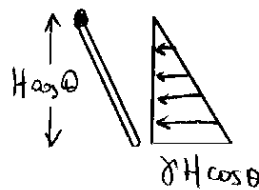
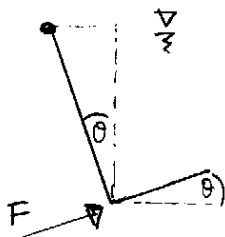


Para encontrar θ_{max} , la disposici3n del bano es la misma que en b), pero ahora la sup. libre es horizontal y el camión est3 inclinado.

$$\text{tg } \theta_{max} = \frac{H-h}{L} = \frac{a_x}{g} = 0,154$$

$$\Rightarrow \theta_{max} = 8,77^\circ$$

Fuerzas horizontales:

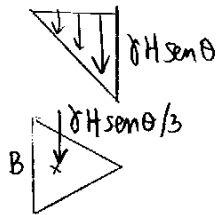


$$\begin{aligned} F &= P_G \cdot A \\ &= \left(\frac{\gamma H \cos \theta}{3} \right) \cdot \left(\frac{BH}{2} \right) \\ &= \frac{\gamma B H^2 \cos \theta}{6} \end{aligned}$$

pto. aplicaci3n: $\frac{H \cos \theta}{2}$ (ver parte a)

Torque = $F \cdot r = \frac{\gamma B H^3 \cos^2 \theta}{12}$

Fuerzas verticales



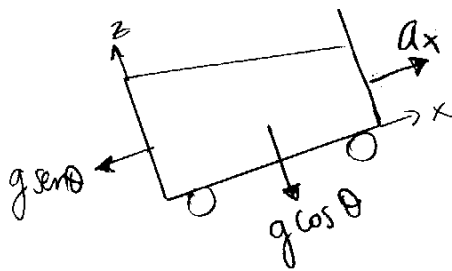
$$F = \frac{\gamma H \sin \theta}{3} \cdot \frac{BH}{2} = \frac{\gamma H^2 B \sin \theta}{6}$$

pto. aplicación: $\frac{H \sin \theta}{2}$

$$\text{Torque} = \frac{\gamma B H^3 \sin^2 \theta}{12}$$

$$\Rightarrow \text{torque total} = \frac{\gamma B H^3}{12} \quad \text{igual a la parte b)}$$

Si la pendiente es de 20° , se debe imprimir una desaceleración al móvil, de forma que la pendiente de la superficie libre sea la misma respecto al camión:



$$p - p_0 = -\rho(a_x + g \sin \theta)(x - x_0) - \rho g \cos \theta(z - z_0)$$

$$p_0 = 0 \text{ en } x_0 = 0, z_0 = H$$

$$p = -\rho(a_x + g \sin \theta)x - \rho g \cos \theta(z - H)$$

Sup. libre ($p=0$)

$$\frac{a_x + g \sin \theta}{g \cos \theta} x = H - z \quad \left/ \begin{array}{l} \text{evaluando} \\ \text{con } z=h, x=L \end{array} \right.$$

$$\frac{a_x + g \sin \theta}{\cos \theta} = a_{x_0}$$

$$\text{para } \theta = \theta_{\max}, \quad a_x = 0$$

$$\text{para } \theta > \theta_{\max}, \quad a_x < 0 \quad \Rightarrow \quad \theta = 20^\circ \Rightarrow a_x = -1,93 \text{ m/s}^2$$