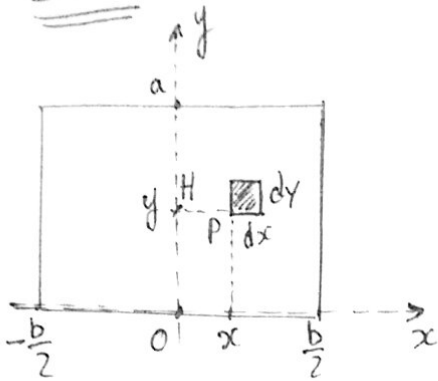


Ex1:



σ : masse surfacique uniforme (plaque homogène)

$$m = \iint_{P \in \text{plaque}} \sigma ds = \sigma S = \sigma ab$$

$$J_{\Delta} \stackrel{\text{voir schéma}}{=} J_{(Oy)} = \iint_{P \in \text{plaque}} HP^2 dm(P)$$

$$= \iint x^2 \sigma dx dy = \sigma \int_{-b/2}^{b/2} x^2 dx \int_0^a dy$$

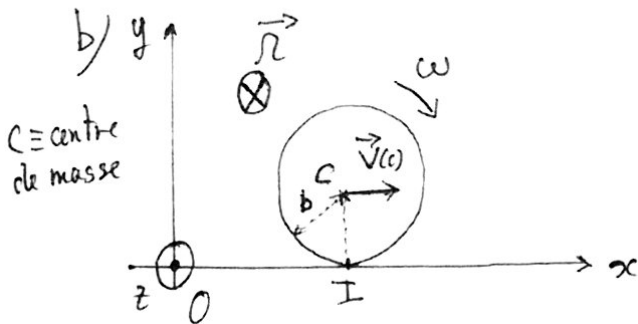
$$= \frac{1}{12} b^3 \sigma a = \frac{1}{12} m b^2$$

(Rmq: on retrouve le même résultat que le cas d'une barre entre $-\frac{b}{2}$ et $\frac{b}{2}$)

Ex2: a) Th. Koenig par moment cinétique:
(par solide indéformable de masse m)
et de centre de masse G

$$\vec{L}_O = m \vec{OG} \wedge \vec{V}(G) + \vec{L}^*$$

démonstration: voir cours



- dans $R(O, x, y, z)$: $\vec{v}(C)$ et $\vec{\Omega} = \vec{\Omega}(\text{raie})$
 - dans R^* (réf barycentrique) la raie est en rotation autour d'un axe fixe (C, z^*)
- $$\vec{\Omega}^* = -\omega \vec{u}_z \text{ avec } \omega = \|\vec{\Omega}^*\|$$
- or $\vec{\Omega} = \vec{\Omega}^*$ car R^* en translation / R .

b1) C et $I \in$ raie donc (Vauignm): $\vec{V}(C) - \vec{V}(I) = \frac{d}{dt}(\vec{I}C) = \vec{\Omega} \wedge \vec{I}C = -\omega \vec{u}_z \wedge b \vec{u}_y$
or pas de glissement en I donc $\vec{V}(I) = \vec{V}_{sol} = \vec{0} \implies$ ainsi $\vec{V}(C) = \omega b \vec{u}_x$

b2). Dans R^* la raie est en rotation autour d'un axe fixe donc $L(Cz^*) = \overset{\text{sens de rotation}}{-} J \omega$
• Tous les points de la raie ont une vitesse // plan (Cx^*y^*)
et $C \in (Cx^*y^*)$ donc $L_C^* \perp (Cx^*y^*)$.
Donc $\vec{L}_C^* = \vec{L}^* = L^* \vec{u}_z$ or $L(Cz^*) = \vec{L}_C^* \cdot \vec{u}_z = L^* = -J\omega$ donc $\vec{L}^* = +J\vec{\Omega}$

b3) Koenig: $\vec{L}_O = \vec{L}^* + m \vec{OG} \wedge \vec{V}(C) = -J\omega \vec{u}_z + m(\vec{OI} + \vec{IC}) \wedge \omega b \vec{u}_x$
 $= -\frac{1}{2} m b^2 \omega \vec{u}_z + m \vec{OI} \wedge \omega b \vec{u}_x + m b \vec{u}_y \wedge \omega b \vec{u}_x$
 $= (-\frac{1}{2} m b^2 \omega - m \omega b^2) \vec{u}_z = -\frac{3}{2} m b^2 \omega \vec{u}_z$