

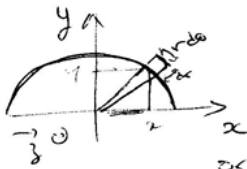
TD de mécanique des solides N°3

(Cinétique du solide)

Exercice 1

Déterminer le centre d'inertie G d'un demi-disque de rayon R et de masse m .

Correction exercice 1



$$m \vec{OG} = \int_{\text{pts}} \vec{G} \rho \, d\mu$$

$$\text{or } d\mu = \rho_S \, dx \, dy \quad \text{et } \rho_S = \frac{dm}{S} = \frac{2m}{\pi R^2}$$

$$m G_x = \rho_S \iint_S x \, dx \, dy = \rho_S \int_{-R}^R x \left(\int_0^{\sqrt{R^2-x^2}} dy \right) dx = \dots$$

$$\text{or } G_y = \rho_S \iint_S y \, dx \, dy = \dots \int_{-R}^R x \sqrt{R^2-x^2} \, dx$$

On prend les coordonnées polaires

$$m G_x = \rho_S \iint_D x \, dx \, dy = \rho_S \iint_D r^2 \cos \theta \, dr \, d\theta \quad (\text{r et } \theta \text{ indépendants})$$

$$= \rho_S \int_0^R r^2 \, dr \int_0^\pi \cos \theta \, d\theta = \rho_S \left[\frac{r^3}{3} \right]_0^R \left[\sin \theta \right]_0^\pi$$

$$\boxed{m G_x = 0}$$

$$mG_y = \rho_s \iint_D r \sin \theta \, r \, dr \, d\theta = \rho_s \int_0^R r^2 dr \int_0^\pi \sin \theta \, d\theta$$

$$mG_y = \rho_s \left[\frac{r^3}{3} \right]_0^R \left[-\cos \theta \right]_0^\pi = \rho_s \frac{R^3}{3} [1+1] = \frac{2}{3} \rho_s R^3 = \frac{2}{3} \frac{2m}{\pi R^2} R^3$$

$$= \frac{4}{3} R m$$

$$\Rightarrow \boxed{G_y = \frac{4}{3} R}$$

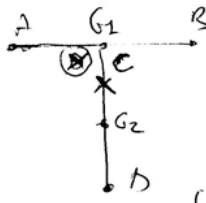
Exercice 2

On considère un solide (S) ayant la forme de la lettre T formé de deux barres homogènes identiques AB et CD, la deuxième étant soudée en C au milieu de AB et orthogonale à AB.

On donne la longueur commune des deux barres l et de masse m .

- 1) Déterminer le centre d'inertie G de (S).
- 2) Déterminer la matrice d'inertie en G dans le repère central d'inertie à préciser.

Correction exercice 2



1) pour une réunion n fine de solides (S_i)
de masses $(m_i) \rightarrow G_i$

$$\sum_i m_i \vec{OG} = \sum_i m_i \vec{OG}_i$$

$$(m_1, m_2) \vec{OG} = m_1 \vec{OG}_1 + m_2 \vec{OG}_2$$

Or $m_1 = m_2$ et $AB = CD = l$

$$2m \vec{OG} = m \vec{OG}_1 + m \vec{OG}_2$$

prenons $O \equiv C \rightarrow 2m \vec{CG} = m \vec{CG}_1 + m \vec{CG}_2$
 $\Rightarrow \vec{CG} = \frac{C_1 D_1}{2} \frac{1}{2} = \frac{C_1 D_1}{4}$

2°) matrice d'inertie en G de la vire centrale d'inertie

on définit l'appl' linéaire $\mathcal{I}(O) : \mathbb{R}^3 \rightarrow \mathbb{R}^3$
 $\vec{u} \rightarrow \mathcal{I}(O)\vec{u} = \int_{\text{pes}} \vec{r} \wedge (\vec{u} \wedge \vec{r}) d_m$

$\mathcal{I}(O)$ linéaire symétrique \rightarrow Matrice symétrique ds une base orthonormée en O

$$\mathcal{I}(O) = \begin{pmatrix} A & -F & -E \\ -F & B & -D \\ -E & -D & C \end{pmatrix} \quad (\vec{x}, \vec{y}, \vec{z}) = \mathcal{R}$$

$$A = \mathcal{I}/x^2 = \int (y^2 + z^2) d_m \quad F = \int xy d_m$$

$$B = \mathcal{I}/y^2 = \int (x^2 + z^2) d_m \quad E = \int xz d_m$$

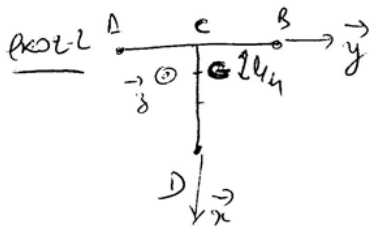
$$C = \mathcal{I}/z^2 = \int (x^2 + y^2) d_m \quad D = \int yz d_m$$

Repère principal d'inertie

$\mathcal{I}(O)$ symétrique $\Rightarrow \exists$ base orthonormée $\Rightarrow \mathcal{I}(O)$ diagonalisable

$$\mathcal{I}(O) = \begin{pmatrix} \mathcal{I}/x'^2 & 0 & 0 \\ 0 & \mathcal{I}/y'^2 & 0 \\ 0 & 0 & \mathcal{I}/z'^2 \end{pmatrix} \quad \mathcal{R}' = (\vec{O}, \vec{x}', \vec{y}', \vec{z}') \quad \text{repère d'inertie}$$

NB : le repère d'inertie est un repère de symétrie géométrique



(m, l)
 il y a symétrie de révolution / \vec{Ox}
 \rightarrow repère ppal d'inertie $R_p(\vec{G}, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$

$$I_G(\text{système}) = \begin{pmatrix} I_{Gx} & 0 & 0 \\ 0 & I_{Gy} & 0 \\ 0 & 0 & I_{Gz} \end{pmatrix} \quad (\vec{G}, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$$

Sol de plan $\Rightarrow \vec{z} \parallel \vec{\omega} \Rightarrow I_{Gz} = I_{Gx} + I_{Gy}$

$$\rightarrow I_{Gx}(\text{ABUCD}) = I_{Gx}(\text{AB}) + I_{Gx}(\text{CD})$$

$$\rightarrow I_{Gx}(\text{ABUCD}) = I_{Gx}(\text{AB}) + I_{Gx}(\text{CD})$$

$$I_{Gx}(\text{CD}) = 0, \quad I_{Gx}(\text{AB}) = I_{Cx}(\text{AB}) = \frac{m(l/2)^2 = \frac{ml^2}{4}}$$

$$\rightarrow I_{Gy}(\text{ABUCD}) = I_{Gy}(\text{AB}) + I_{Gy}(\text{CD})$$

$$\left. \begin{aligned} I_{Gy}(\text{CD}) &= \frac{m(l/2)^2 + m(l/4)^2 \\ I_{Gy}(\text{AB}) &= 0 + m(l/4)^2 \end{aligned} \right\} \Rightarrow I_{Gy}(\text{ABUCD}) = \frac{5ml^2}{24}$$

$$I_{Gz}(\text{ABUCD}) = I_{Gx}(\text{ABUCD}) + I_{Gy}(\text{ABUCD}) = \frac{ml^2}{4} + \frac{5ml^2}{24} = \frac{7ml^2}{24}$$

$$\Rightarrow I_G(\text{ABUCD}) = \begin{pmatrix} ml^2/12 & 0 & 0 \\ 0 & 5ml^2/24 & 0 \\ 0 & 0 & 7ml^2/24 \end{pmatrix}$$

axes principaux $\rightarrow R_p$

Exercice 3

Déterminer la matrice d'inertie au centre d'un disque homogène de rayon R et de masse m dans un repère central d'inertie à préciser.

Exercice 4

On considère un solide (S), de masse m, constitué par un cône de révolution plein homogène de sommet O, de hauteur OH = a et de base ayant pour rayon R = 2.

- Déterminer la position du centre d'inertie G de (S).

- 2) Montrer que la matrice d'inertie du cône au sommet O est sphérique dans la base (x,y,z) et que le moment d'inertie I par rapport à n'importe quelle droite du repère vaut :

$$I = \frac{6 m a^2}{5}$$

Exercice 5

Soit $R_0(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$ un repère orthonormé direct dans lequel on étudie le mouvement d'un solide (S).

(S) est une boule de rayon R , qui reste au contact du plan $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0)$ et dont un point A de la surface, situé à la distance R du plan $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0)$ et fixe dans R_0 , tel que $\vec{OA} = R \vec{z}_0$.
On appelle G le centre de (S), m sa masse et I le point de contact de la boule et du plan.

Soit $R(G, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ un repère orthonormé direct lié à (S) avec $\vec{z} = \frac{\vec{AG}}{R}$.

On repère la position de (S) dans R_0 par les angles d'Euler habituelles.

- 1) Calculer, par leurs éléments de réduction en A, les torseurs cinétiques et dynamiques de (S).

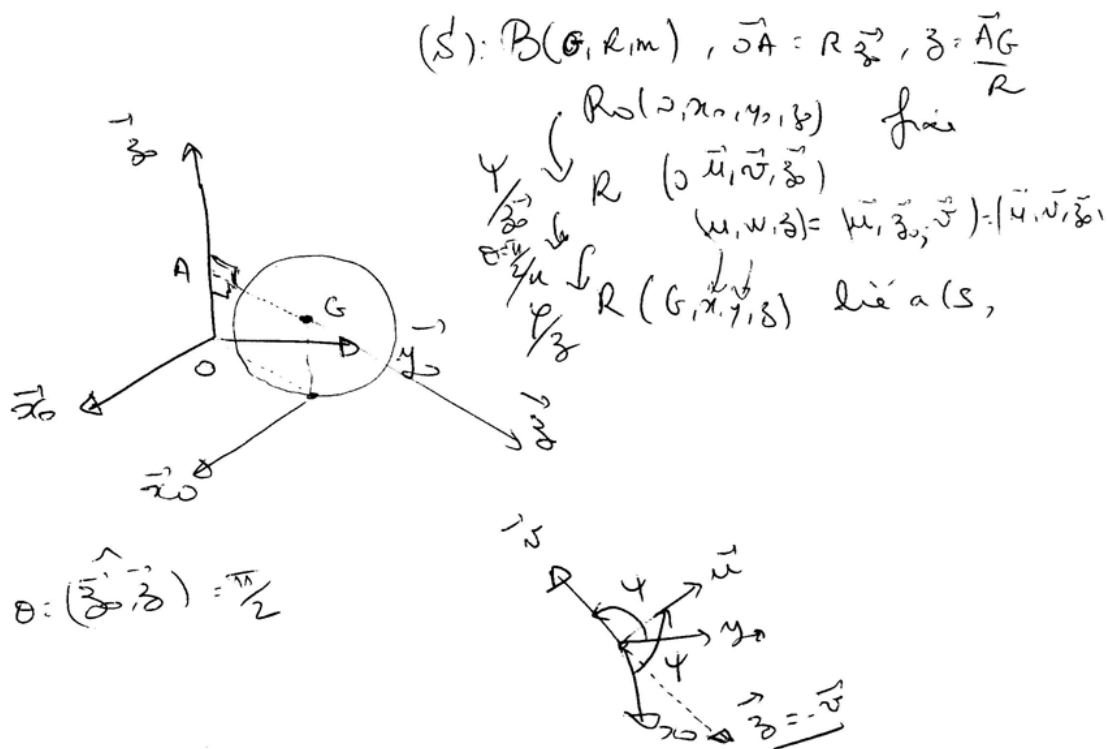
Quelles particularité présente le torseur cinétiques ?

Calculer $2E_c(S/R_0)$ (E_c est l'énergie cinétique).

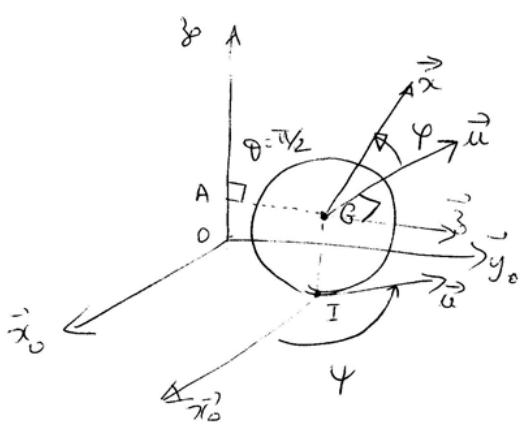
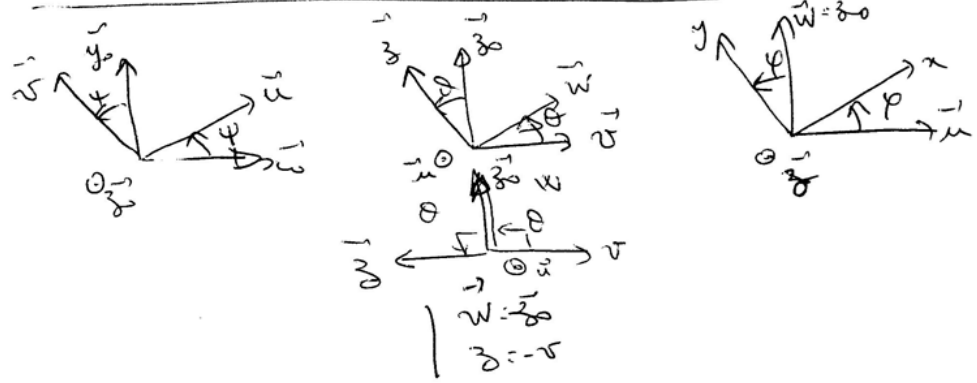
- 2) Que devienne les résultats précédents dans l'hypothèse où il y a non glissement en I ?

Quelle particularité présente alors le torseurs dynamique ?

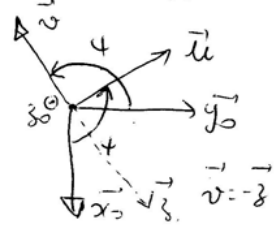
Correction exercice 5



$$\vec{z} = -\vec{v} \Rightarrow \vec{z} \rightarrow \vec{v} \Rightarrow \varphi = \pi/2$$

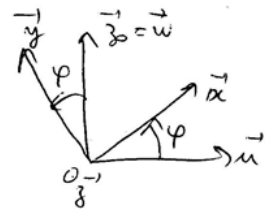


$R_0(0, x_0, y_0, z_0)$ für
 (u, v, w)
 $\vec{OA} = R \vec{z}$
 $R(G, x, y, z)$ lie an blende



$$|\vec{z} = \frac{\vec{A} \vec{G}}{R} = \frac{|\vec{z}_0 \cdot \vec{z}_0|}{2} = \frac{\pi}{2}$$

$R_0(0, x_0, y_0, z_0)$ für
 $R_{int}(0, u, v, w)$
 $R(G, x, y, z)$ lie an s



12) Tenseur cinétique de (S) en A

$$[A]_A = \left| \begin{array}{c} m \vec{V}_G \\ \vec{S}_A \end{array} \right.$$

$$\rightarrow \vec{V}_G / R_0 = \frac{d\vec{OC}}{dt / R_0} = \frac{d}{dt} (R\vec{z}_0 + R\vec{\delta}) = R \frac{d\vec{\delta}}{dt} / R_0$$



$$\text{or } \frac{d\vec{\delta}}{dt} = \frac{d\vec{\delta}}{dt} / (\vec{z}_0, \vec{u}, \vec{v}_0) + \dot{\varphi} \vec{z}_0 \wedge \vec{\delta} = \dot{\varphi} \vec{u} \quad \Rightarrow \left| m \vec{V}_G \right| = m R \dot{\varphi} \vec{u}$$

$$(\mu, \nu, \delta_0) = (\mu, \delta, \delta) = (\vec{z}_0, \vec{u}, \vec{v}_0)$$

$$\rightarrow \vec{S}_A = \vec{S}_G + m \vec{AG} \wedge \vec{V}_G = I_G(s) \vec{\Omega} + m \vec{AG} \wedge \vec{V}_G$$

or
(u, v, z_0) R, r
x, y, z

$$I_G(s) = \frac{2}{5} m R^2 \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix}_R, \quad \vec{\Omega} = \dot{\varphi} \vec{z}_0 + \dot{\varphi} \vec{\delta}$$

$$\vec{S}_A = \frac{2}{5} m R^2 (\dot{\varphi} \vec{z}_0 + \dot{\varphi} \vec{\delta}) + m R \vec{\delta} \wedge \dot{\varphi} \vec{u}$$

$$\vec{z}_0 \wedge \vec{u} = \vec{v}_0$$

$$\left| \vec{S}_A \right| = \frac{m R^2}{5} (7 \dot{\varphi} \vec{z}_0 + 2 \dot{\varphi} \vec{\delta})$$

$$I_A = \frac{m \vec{V}_G \cdot \vec{V}_A}{R \cdot m A} = \frac{2}{5} m R \dot{\varphi} \vec{u}$$

$$\frac{d}{dt} (7 \dot{\varphi} \vec{z}_0 + 2 \dot{\varphi} \vec{\delta}) = 0 \quad \frac{3}{5}$$

Conservation
I = R \cdot P(m) | constant I = 0

- $\dot{\varphi} \neq 0 \rightarrow$ glissement
- $\dot{\varphi} = 0 \rightarrow$ couple
- $\dot{\varphi} = 0$ et $\varphi = 0$ lorsque nul.

- x Torque $\vec{K} = \vec{f} \wedge \vec{r}$
- x couple $R = \vec{z}_0 \wedge \vec{f} \wedge \vec{r}$
- x donne $R \dot{\omega}$, In $f \wedge r$

22) $[A]_A \left| \begin{array}{c} m \vec{P}_G \\ \vec{S}_A \end{array} \right.$

$$\frac{dV_G}{dt} = \frac{dV_G}{dt} + \vec{\Omega} \wedge \vec{r}_{G/A} = \dot{\varphi} \vec{z}_0 \wedge R \vec{\delta} = R \dot{\varphi} \vec{v}_0$$

$$\rightarrow m \vec{p}_{G/R} = m \frac{d\vec{V}_G}{dt/R} = m R \ddot{\psi} \vec{u} - m R \dot{\psi}^2 \vec{z} ; \left(\frac{d\vec{u}}{dt} = -\dot{\psi} \vec{z} \right)$$

$$\rightarrow \vec{\delta}_A = \frac{d\vec{G}_A}{dt/R} = \frac{mR^2}{5} (7\dot{\psi}^2 \vec{z} + 2\ddot{\psi} \vec{z} + 2\dot{\psi} \dot{\psi} \vec{u}) ; \left(\frac{d\vec{z}}{dt} = \dot{\psi} \vec{u} \right)$$

↑
pt fixe

$$I_D = m \vec{p}_{G/R} \cdot \vec{\delta}_A \neq 0$$

$$2T_{G/R} = \vec{\Omega} \cdot \vec{J}_A(\psi) \quad (\text{A pt fixe})$$

$$= \frac{mR^2}{5} (4\dot{\psi}^2 + \dot{\psi}^2) (7\dot{\psi}^2 + 2\ddot{\psi}) = \frac{mR^2}{5} (7\dot{\psi}^2 + 2\ddot{\psi})$$

$$\frac{d\vec{z}}{dt/R} = \frac{d\vec{z}}{dt} / \vec{z} \cdot \vec{u} \vec{z}$$

$$= \dot{\psi} \vec{u} \vec{z}$$

Non glissement:

$$\vec{V}_G(B/R) = \frac{\vec{V}(E/B)}{R_0} - \frac{\vec{V}(Z/pla)}{R_0}$$

$$= \frac{\vec{V}(G)}{R_0} + \vec{\Omega}_{B/R} \wedge \vec{GZ}$$

$$= R\dot{\psi} \vec{u} + (\dot{\psi} \vec{z} + \dot{\psi} \vec{z}_0) (-R\vec{z}_0)$$

$$= R\dot{\psi} \vec{u} + R\dot{\psi} \vec{u} = R(\dot{\psi} + \dot{\psi}) \vec{u}$$

$$\begin{cases} \dot{\psi} = -\dot{\psi} \\ \vec{z} \cdot \vec{z}_0 = 1 \\ \Rightarrow \vec{z} \cdot \vec{z}_0 = \frac{mR^2}{5} \dot{\psi}^2 \end{cases}$$

(3.14.20)

RSB $\rightarrow \dot{\psi} = -\dot{\psi}$

$$\vec{p}_{G/R} = mR\dot{\psi} \vec{u} - mR\dot{\psi}^2 \vec{z}$$

$$\vec{\delta}_A = \frac{mR^2}{5} (7\dot{\psi}^2 \vec{z} + 2\ddot{\psi} \vec{z} + 2\dot{\psi} \dot{\psi} \vec{u}) \quad (\text{I} \rightarrow \dots)$$