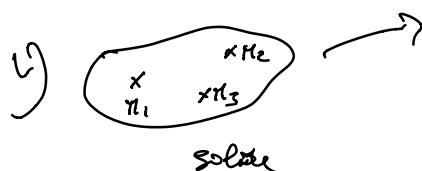


MÉCANIQUE DU SOLIDE

En mécanique, solide = objet indéformable

1. Description du mouvement d'un solide

Solide = objet indéformable, on peut le considérer comme un ensemble de points matériels, qui restent toujours à la même distance les uns des autres.



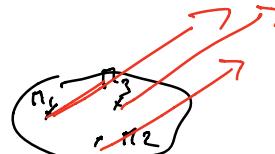
$$P_1 P_2 = c^{xy}$$

$$P_1 P_3 = c^{yz}$$

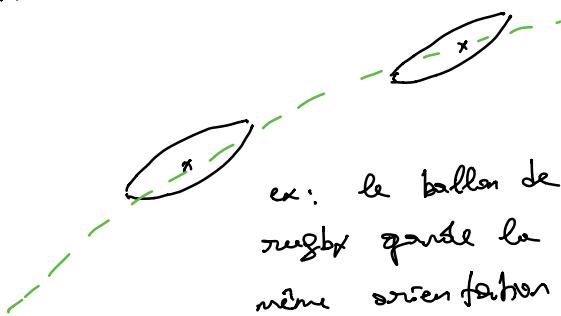
$$P_2 P_3 = c^{zx}$$

Le mouvement d'un solide peut être décomposé en :

- translation : tous les points du solide ont le même mouvement
(le solide ne change pas d'orientation)

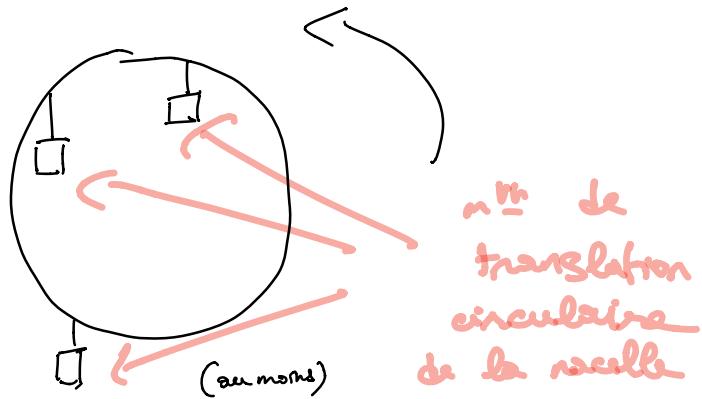


La translation d'un solide n'est pas pas rectiligne.



ex: le ballon de rugby garde la même orientation

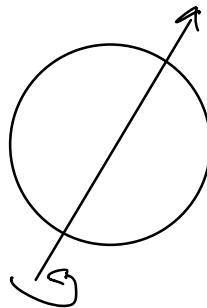
ex: grande roue



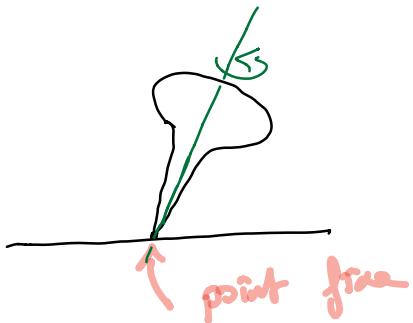
- rotation : un certain point V du solide reste fixe.
(le solide change d'orientation)

ex: rotat propre de la terre

ici, tous les points
situés sur l'axe
des pôles restent
immobiles
(rotation autour
d'un axe fixe)



ex: toupie

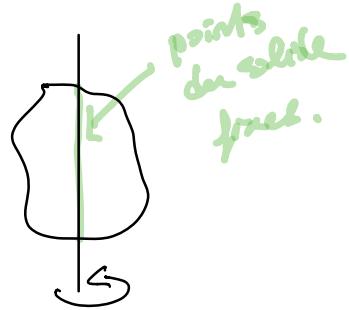


1.2 Rotation autour d'un axe fixe

A un instant donné la rotation (quelle qu'elle soit) se fait autour d'un certain axe de rotation.

Si cet axe n'est pas fixe (dans un certain référentiel), alors il s'agit d'une rotation autour d'un axe fixe.

Dans ce cas, tout un ensemble de points du solide sont fixes (tous ceux qui sont sur l'axe de rotation).

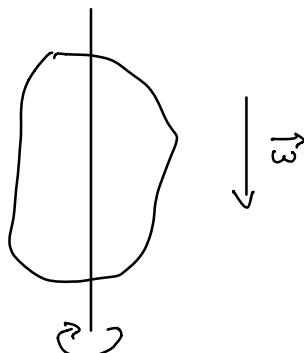
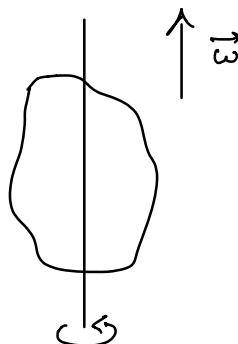


Pour décrire un mouvement de rotation, on utilise un vecteur rotation.

En effet, on doit préciser :

- la direction de l'axe de rotation
- le sens dans lequel on tourne
- la vitesse (angulaire) à laquelle on tourne

On peut résumer toutes ces informations dans un vecteur:



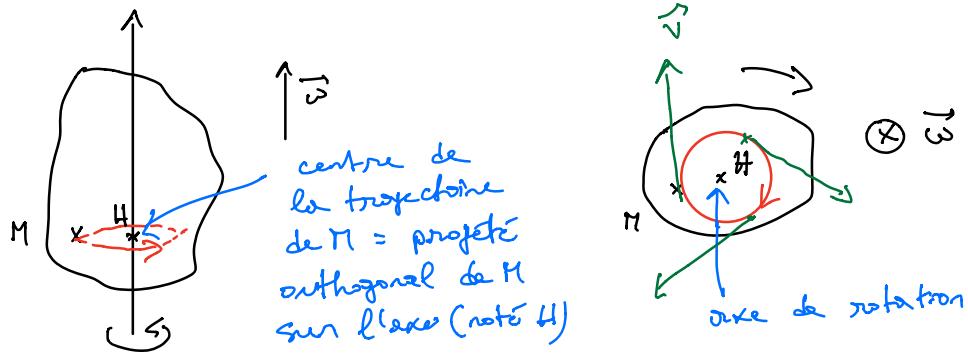


La norme du vecteur rotation est la vitesse angulaire (en rad.s⁻¹) :

$$\omega = \|\vec{\omega}\|$$

vitesse angulaire

1.3 Champ des vitesses



La trajectoire d'un point donné du solide lorsque celui-ci est en rotation uniforme autour d'un axe fixe est circulaire, centrée sur l'axe de rotation.

(projeté I du point sur l'axe de rotation).
On note $\omega = HM$ le rayon de la trajectoire circulaire du point M.

Pour caractériser les vitesses des f points du solide, on doit définir un champ de vitesses (un vecteur vitesse associé à chaque point du solide) :

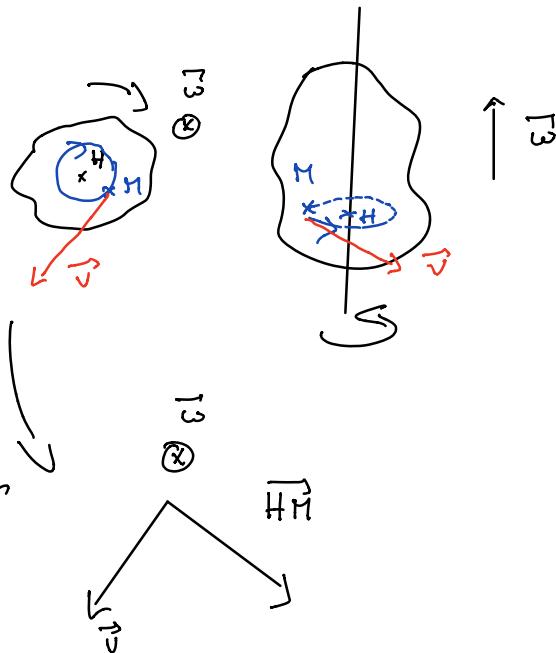
$$\vec{v} = \vec{\omega} \times \vec{HM}$$

Comme $\vec{\omega}$ et \vec{HM} sont orthogonaux, $\|\vec{\omega} \times \vec{HM}\| = \|\vec{\omega}\| \times \|\vec{HM}\| = \omega \times r$

On a donc

$$v = \omega r$$

vitesse
angulaire



Si on tourne à vitesse $\frac{2\pi}{T}$: $\omega = \frac{2\pi}{T}$, et $v = \frac{2\pi}{T} r$,
soit $v = \frac{r \cdot 2\pi}{T}$

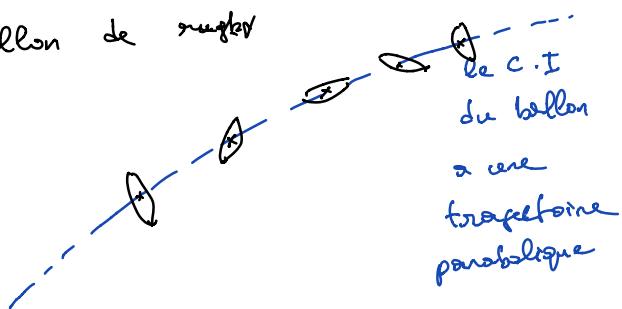
2. Caractéristiques d'un solide

2.1 centre d'inertie

centre de masse) $\stackrel{\text{m}}{\rightarrow}$
+ si $\stackrel{\text{g}}{\rightarrow}$ (centre d'inertie) chose
 $\stackrel{\text{n}}{\rightarrow}$ n'est pas (centre de gravité)
uniforme

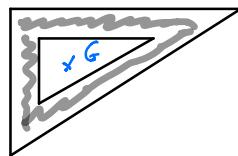
Approche intuitive: le c.i. d'un objet est le point de l'objet qui a une trajectoire simple au cours du m^m.

ex: ballon de rugby



\triangle le C.I n'appartient pas nécessairement matériellement à l'objet.

ex: équerre



Définition mathématique :

le C.I est le barycentre des $\frac{m}{m}$ qui composent le solide affectés de leurs masses:

on note G le C.I du solide composé des points matériels M_i , de masses m_i :

$$\sum_i m_i \vec{GM}_i = \vec{0}$$

On peut aussi écrire $\vec{OG} = \frac{\sum_i m_i \vec{OM}_i}{\sum_i m_i}$ $\left(\sum_i m_i = m \right)$

(avec O un point quelconque)

masse
du solide.

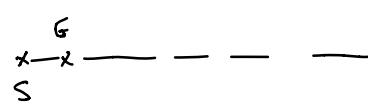
En effet : $\sum_i m_i \vec{GM}_i = \sum_i m_i (\vec{GO} + \vec{OM}_i)$
 $= \sum_i m_i \vec{GO} + \sum_i m_i \vec{OM}_i$

or, $\sum_i m_i \vec{GO} = \left(\sum_i m_i \right) \vec{GO}$

Comme $\sum_i m_i \vec{OM}_i = \vec{0}$, on a $\left(\sum_i m_i \right) \vec{GO} + \sum_i m_i \vec{OM}_i = \vec{0}$

et donc $\left(\sum_i m_i \right) \vec{OG} = \sum_i m_i \vec{OM}_i$

ex: C.I du système Terre - Soleil :



$$ms \vec{GS} + mt \vec{GT} = \vec{0}$$

$$\text{soit } ms \vec{GS} + mt (\vec{GS} + \vec{ST}) = \vec{0}$$

$$\text{et donc } \vec{GS} (ms + mt) + mt \vec{ST} = \vec{0}$$

$$\text{et donc } \vec{SG} = \frac{mt \vec{ST}}{ms + mt} \text{ donc très proche de S...}$$

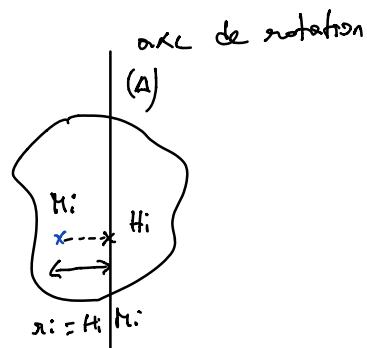
2.2 Moment d'inertie par rapport à un axe

Le moment d'inertie par rapport à un certain axe de rotation caractérise l'inertie du solide dans son mouvement de rotation par rapport à cet axe (c'est l'analogue de la masse pour un mouvement de translation)

$$J(a) = \sum_i m_i r_i^2$$

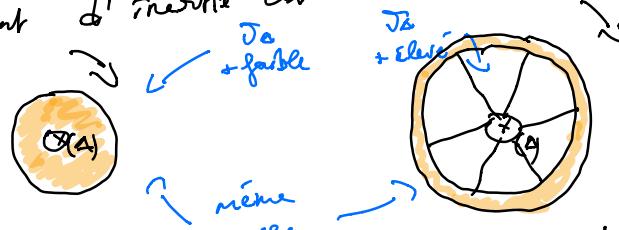
(on somme sur tous les PM qui composent le solide)

La dimension $M L^2$ ($\text{kg} \cdot \text{m}^2$)



r_i est la distance entre M_i et l'axe (a)

Rem : Pour une même masse du solide, plus la masse est éloignée de l'axe de rotation et plus le moment d'inertie est élevé.



Rem : On peut aussi adopter une modélisation continue (et non discrète) du solide, on a alors :

$$\rightarrow m = \iiint \rho(r) dV$$

sur tout le volume du solide

masse du solide

$\rho(M) dV$ est la masse contenue dans le volume dV

$$J(a) = \iiint \rho(r) r^2 dV$$

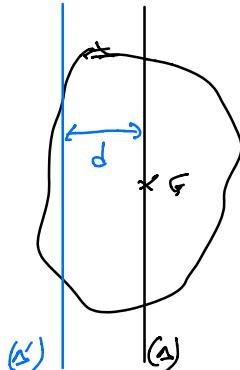


Rem : Théorème de HURGENS
 Pour une direction de l'axe de rotation donnée,
 le + petit moment d'inertie est obtenu
 pour l'axe passant par le centre d'inertie.

donne le lien
 entre les moments
 d'inertie par
 rapport à 2 axes
 parallèles (l'un
 passant par G) .

$$J_{(A')} = J_{(A)} + m d^2$$

masse du solide distance entre les 2 axes

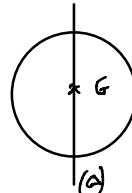


2.3 Exemples de moments d'inertie

on trouve des moments d'inertie pour rapport à des
 axes passant par le centre d'inertie.

- boule sphère (pleine, homogène) :

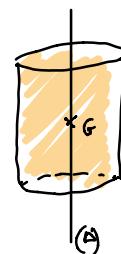
$$J_{(A)} = \frac{2}{5} m R^2$$



sphère homogène
 de rayon R et
 de masse m

- cylindre (plein, homogène) :

$$J_{(A)} = \frac{1}{2} m R^2$$



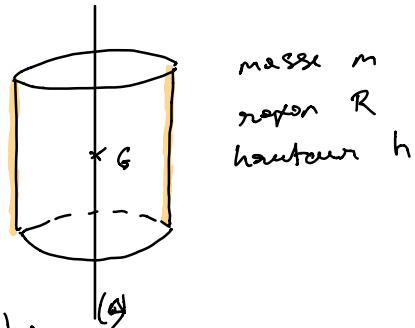
masse m
 rayon R
 hauteur h

Rem : la hauteur h n'intervient pas dans $J_{(A)}$, d'une manière générale l'extension du solide parallèlement à l'axe de rotation n'intervient pas dans le moment d'inertie.

On a, en particulier, la même expression pour un disque (disque = cylindre avec $h \rightarrow 0$).

• cylindre (creux, homogène) :

$$J_{(A)} = m R^2$$



Rem : cela s'applique aussi
si un cercelle

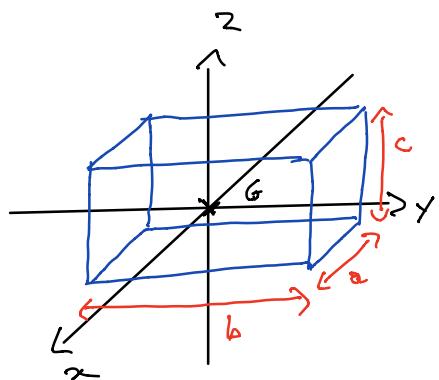
• parallélépipède (plein, homogène) :

par rapport à l'axe (Gx)

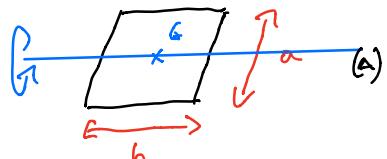
$$J_x = \frac{1}{12} m (b^2 + c^2)$$

$$J_y = \frac{1}{12} m (a^2 + c^2)$$

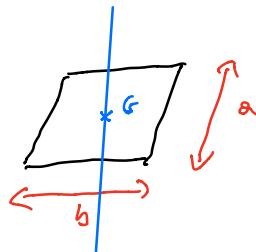
$$J_z = \frac{1}{12} m (a^2 + b^2)$$



Application à une plaque (homogène) :

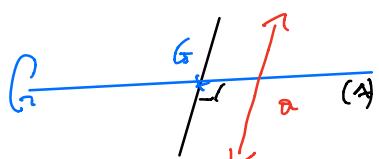


$$J_{(A)} = \frac{1}{12} m a^2$$

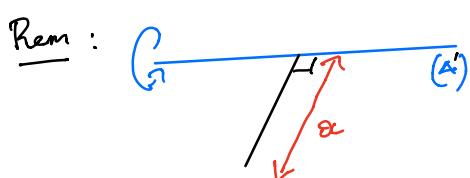


$$J_{(A)} = \frac{1}{12} m (a^2 + b^2)$$

Application à une tige (homogène) :



$$J_{(A)} = \frac{1}{12} m a^2$$



Rem :

$$J_{(A')} = \frac{1}{12} m a^2 + m \left(\frac{a}{2}\right)^2$$

$$= m a^2 \left(\frac{1}{12} + \frac{1}{4}\right)$$

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

3. Théorème de la quantité de mouvement (\rightarrow translation)

3.1 Expression de la quantité de mth d'un solide

On considère le solide comme un ensemble de PM (\vec{r}_i, m_i) .

$$\vec{P} = \sum_i \vec{p}_i = \sum_i m_i \vec{v}_i = \sum_i m_i \frac{d \vec{r}_i}{dt}$$

q'té de mth \rightarrow
totale du solide

On peut inverser sommation et dérivation :

$$\vec{P} = \frac{d}{dt} \left(\sum_i m_i \vec{r}_i \right)$$

$$\text{Or, } \sum_i m_i \vec{r}_i = m \vec{r}_G \quad \begin{matrix} \text{C.-I du solide} \\ \text{barycentre des } (\vec{r}_i, m_i) \end{matrix}$$

masse totale du solide

$$\text{D'où } \vec{P} = \frac{d}{dt} (m \vec{r}_G) = m \frac{d \vec{r}_G}{dt}$$

et $\frac{d \vec{r}_G}{dt} = \vec{v}_G$, d'où :

$$\boxed{\vec{P} = m \vec{v}_G}$$

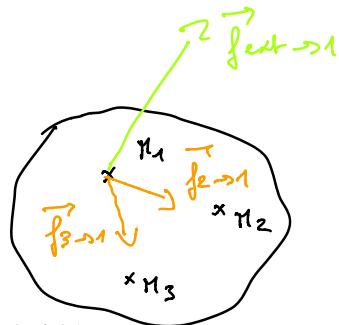
vitesse du C.-I du solide

q'té de mth \rightarrow
totale du solide

masse (totale) du solide

3.2 Forces intérieures et extérieures

D'une manière g^{le}, on décompose les forces exercées sur un certain PM en forces intérieures (exercées par les autres PM du solide) et forces extérieures (exercées par ce qui est extérieur au solide)



$$\vec{f}_{\rightarrow i} = \vec{f}_{int \rightarrow i} + \vec{f}_{ext \rightarrow i}$$

Ainsi, la résultante des forces sur l'ensemble du solide s'écrit :

$$\vec{f}_{tot} = \sum_i \vec{f}_{\rightarrow i} = \sum_i \vec{f}_{int \rightarrow i} + \sum_i \vec{f}_{ext \rightarrow i}$$

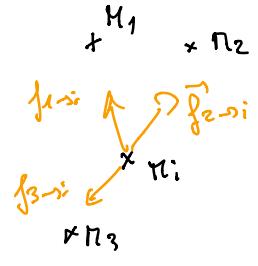
On note $\vec{f}_{ext} = \sum_i \vec{f}_{ext \rightarrow i}$ la résultante (somme vectorielle) de toutes les forces extérieures, sur tous les points du solide.

On montre par ailleurs que $\sum_i \vec{f}_{int \rightarrow i} = \vec{0}$

En effet, d'après la 3^e loi de Newton, les forces intérieures se compensent.

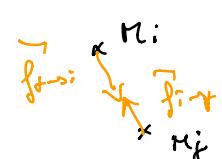
Plus précisément, on peut écrire :

$$\vec{f}_{int \rightarrow i} = \sum_{j \neq i} \vec{f}_{j \rightarrow i}$$



$$\text{et donc } \sum_i \vec{f}_{int \rightarrow i} = \sum_i \sum_{j \neq i} \vec{f}_{j \rightarrow i}$$

$$= \sum_{(i,j)} \underbrace{\vec{f}_{i \rightarrow j} + \vec{f}_{j \rightarrow i}}_{= \vec{0}}$$



on somme sur tous les couples (i, j)

la résultante de l'ensemble des forces sur le solide se réduit à la résultante des forces extérieures (les forces intérieures se compensent).

$$\boxed{\vec{f}_{tot} = \sum_i \vec{f}_{\rightarrow i} = \vec{f}_{ext}}$$

3.3 Théorème de la g^{ti} de m^m pour un solide

On applique la 2^e loi de Newton à chaque PR du solide:

$$\frac{d\vec{p}_i}{dt} = \vec{f}_{\text{ext}}^i$$

$$\begin{aligned} m\vec{a} &= m \frac{d\vec{v}}{dt} \\ &= \frac{d}{dt}(m\vec{v}) \\ &= \frac{d\vec{p}}{dt} \end{aligned}$$

On somme sur l'ensemble du solide:

$$\sum_i \frac{d\vec{p}_i}{dt} = \sum_i \vec{f}_{\text{ext}}^i$$

$$\text{Or, } \sum_i \frac{d\vec{p}_i}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\sum_i \vec{p}_i \right) = \frac{d}{dt} (m\vec{v}_c) = m \frac{d\vec{v}_c}{dt} = m \vec{a}_c$$

\uparrow
= Ptot
 \uparrow
= $m\vec{v}_c$

et $\sum_i \vec{f}_{\text{ext}}^i = \vec{f}_{\text{ext}}$

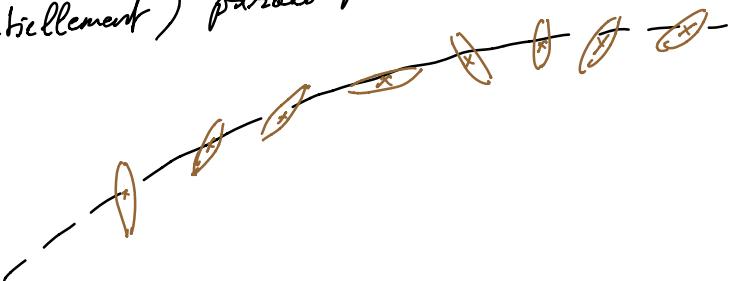
On a donc :

$$m\vec{a}_c = \vec{f}_{\text{ext}}$$

masse (totale)
du solide accélération du
centre d'inertie

résultante
des forces
extérieures

Le m^m du C.I ne dépend que des forces extérieures et est, en général, simple (par exemple, sous la seule influence du poids, il est parabolique). Ainsi, la m^m du C.I d'un ballon de rugby est (essentiellement) parabolique.



4. Moment d'une force

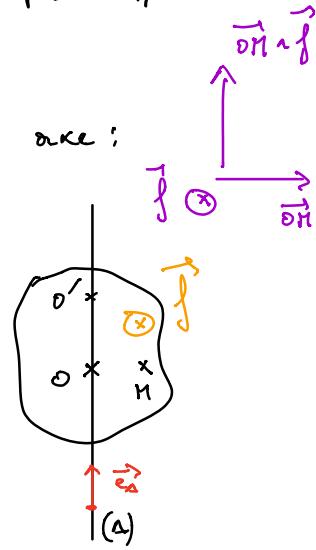
4.1 Moment d'une force par rapport à un axe

- moment d'une force \vec{f} appliquée en M , par rapport à un point O : $\vec{M}_O = \vec{OM} \wedge \vec{f}$

- moment d'une force par rapport à un axe:
projection sur l'axe du moment par rapport à un point situé sur l'axe

$$M_a = \vec{M}_O \cdot \vec{ea} = (\vec{OM} \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea}$$

on n'importe quel point situé sur l'axe



Rem: Vérifions que l'on peut choisir n'importe quel point situé sur l'axe:

$$\begin{aligned} (\vec{OM} \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} &= ((\vec{O}'O + \vec{O'M}) \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} \\ &= (\vec{O}'O \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} + (\vec{O'M} \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} \end{aligned}$$

en effet, $(\vec{O}'O \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} = 0$ car $\vec{O}'O \wedge \vec{f}$ et \vec{ea} sont colinéaires et donc $(\vec{O}'O \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} = 0$

$\perp \vec{ea}$

on peut aussi utiliser le produit mixte:

$$(\vec{O'M} \wedge \vec{f}) \cdot \vec{ea} = \underbrace{(\vec{ea} \wedge \vec{O}'O)}_{=0} \cdot \vec{f}$$

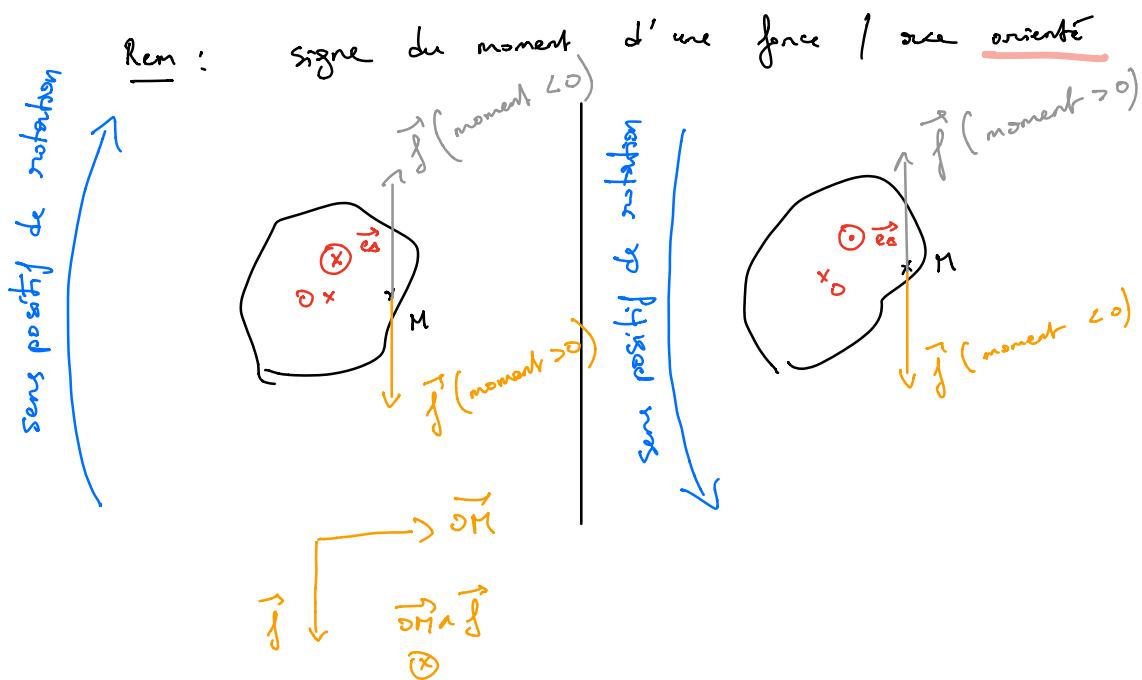


Illustration: rotation d'une pente autour de son axe

\vec{F} ne fait pas tourner:

$$M_a = (\vec{OM} \wedge \vec{F}) \cdot \vec{e}_z = 0$$

$\perp \vec{e}_z$

\vec{F} ne fait pas tourner:

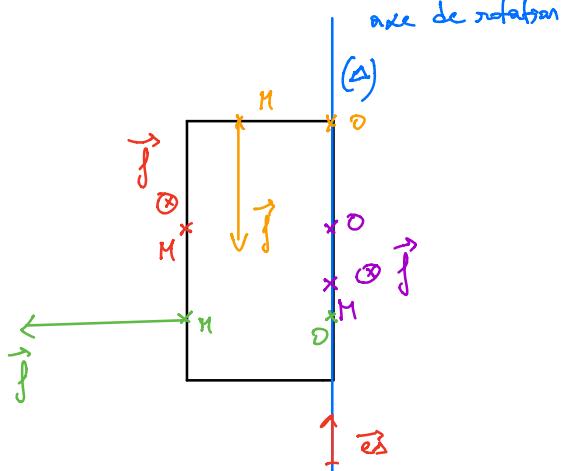
$$M_a = (\vec{OM} \wedge \vec{F}) \cdot \vec{e}_z = 0$$

$\perp \vec{e}_z$

\vec{F} ne fait pas tourner!

$$M_a = (\vec{OM} \wedge \vec{F}) \cdot \vec{e}_z = 0$$

$= 0$



\vec{F} fait tourner --
(moment négatif)

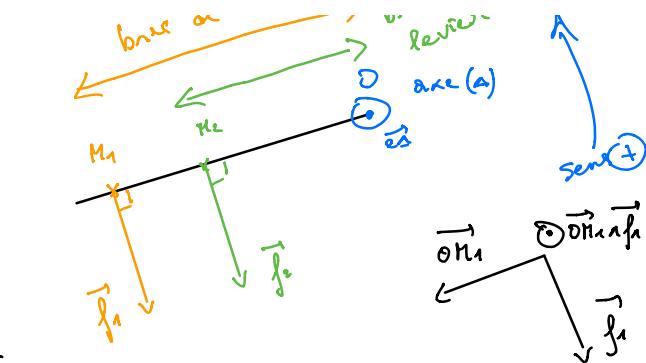
1. lever \rightarrow sens de

4.2 bras de levier

$\vec{f}_1 = \vec{f}_2$, mais les points d'application sont différents.

Quelle force a le moment le plus important ? \vec{f}_1 ...

En effet, $M_{1a} > M_{2a}$:



$$\begin{aligned} M_{1a} &= (\overrightarrow{OM_1} \wedge \vec{f}_1) \cdot \vec{e_a} \\ &= (OM_1 \times f_1 \cdot \vec{e_a}) \cdot \vec{e_a} = OM_1 \times f_1 \end{aligned}$$

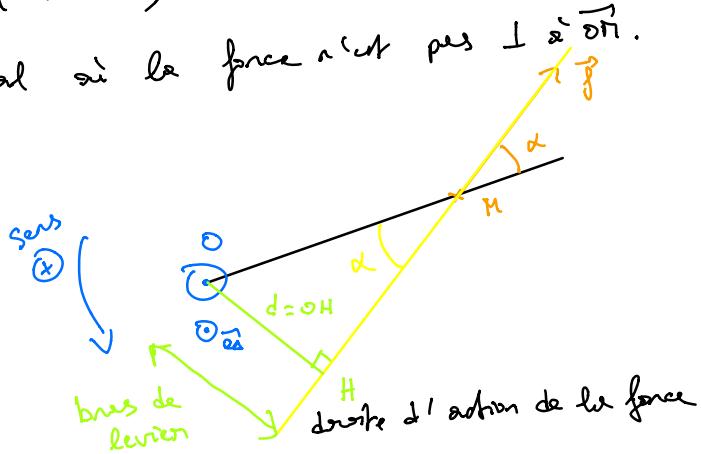
$$M_{2a} = OM_2 \times f_2$$

On met aussi en évidence le bras de levier de la force (appliquée en un certain point), qui est ici égal à OM_1 (ou OM_2).

Voyons le cas plus général où la force n'est pas \perp à \overrightarrow{OM} .

$$\begin{aligned} M_a &= (\overrightarrow{OM} \wedge \vec{f}) \cdot \vec{e_a} \\ &= (OM \cdot f \sin(\alpha) \vec{e_a}) \cdot \vec{e_a} \\ &= OM \cdot f \sin(\alpha) \end{aligned}$$

$$M_a = OM \cdot f \sin(\alpha)$$



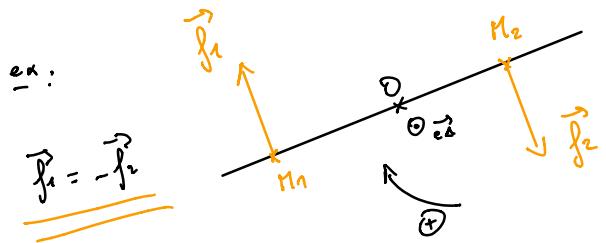
On pose $d = OM \sin(\alpha)$: bras de levier

et on a $M_a = f \cdot d$ (moment = force \times bras de levier)
 (pour avoir le bon signe, on peut soit algorithser le bras de levier, soit ajouter un signe - si nécessaire)

4.3 Couple de forces

On appelle couple de forces un ensemble de 2 forces (ou plus) telles que :

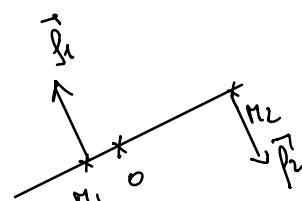
- la résultante des forces est nulle
- le moment résultant est non nul



intérêt pratique:
effet de rotation sans
contrainte de translation
sur l'axe de rotation

calcul du moment:

$$\begin{aligned}
 M_a &= M_{1a} + M_{2a} \\
 &= (\overrightarrow{OM_1} \wedge \vec{f}_1) \cdot \vec{e}_a + (\overrightarrow{OM_2} \wedge \vec{f}_2) \cdot \vec{e}_a \\
 &= (\overrightarrow{OM_1} \wedge \vec{f}_1 + \overrightarrow{OM_2} \wedge \vec{f}_2) \cdot \vec{e}_a \\
 &= (\overrightarrow{OM_1} \wedge (-\vec{f}_2) + \overrightarrow{OM_2} \wedge \vec{f}_2) \cdot \vec{e}_a \\
 &= ((-\overrightarrow{OM_1} + \overrightarrow{OM_2}) \wedge \vec{f}_2) \cdot \vec{e}_a \\
 &= (\overrightarrow{M_1 M_2} \wedge \vec{f}_2) \cdot \vec{e}_a
 \end{aligned}$$



Rem: On utilise souvent le mot couple à la place de moment ("un couple de 3 N.m ---")

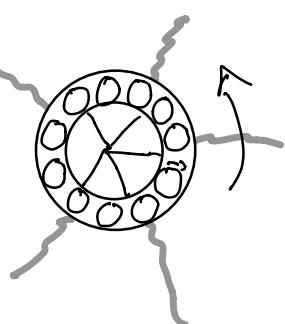
4.4 Liaison pivot

- liaison (entre 2 parties d'un système mécanique) qui autorise d'un certain axe - uniquement la rotation autour



- liaison pivot parfaite: liaison pivot sans frottements

réalisation pratique: roulement à billes



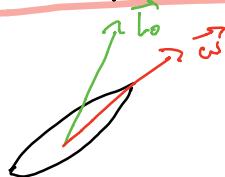
5. Théorème du moment cinétique

5.1 Moment cinétique (pour un solide) par rapport à un axe

idée générale : on écrit le moment cinétique pour chaque point matériel qui compose le solide et on somme.

difficulté : le moment cinétique (vectoriel) d'un solide est compliqué, en particulier il n'est pas colinéaire aux vecteurs rotation

ex: ballon de rugby

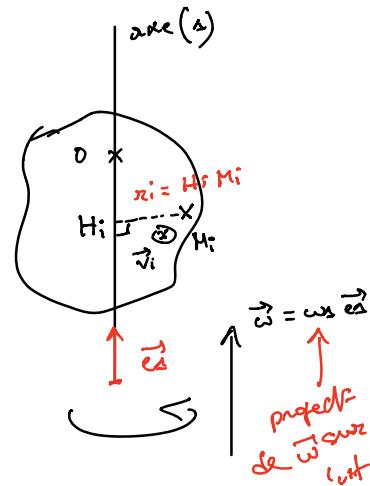
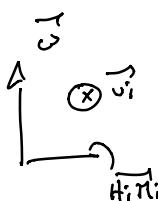


"solution" ! on contourne la difficulté en se limitant à la projection du moment cinétique sur un axe (= moment cinétique par rapport à un axe)

$$\vec{L}_{oi} = m_i \vec{OHi} \wedge \vec{v}_i$$

moment cinétique (vectoriel)
de m_i par rapport à O

$$\text{Donc, } \vec{v}_i = \vec{\omega} \wedge \vec{HiMi}$$



$$\text{On reprend } \vec{L}_{oi} = m_i \vec{OHi} \wedge \vec{v}_i$$

$$\text{et on décompose } \vec{OHi} = \vec{OHi} + \vec{HiMi}$$

$$\text{On a alors } \vec{L}_{oi} = m_i \underbrace{\vec{OHi} \wedge \vec{v}_i}_{\perp \vec{e_3}} + m_i \underbrace{\vec{HiMi} \wedge \vec{v}_i}_{\parallel \vec{e_3}}$$

On projette sur $\vec{e_3}$, pour obtenir L_{oi} :

$$L_{oi} = \vec{L}_{oi} \cdot \vec{e_3} = m_i (\vec{HiMi} \wedge \vec{v}_i) \cdot \vec{e_3} \quad (\text{le terme } \perp \vec{e_3} \text{ est élimné lors de la projection})$$

(donc différent de la norme:
 $\omega_s \neq \|\omega\|$)

norme
de ω

On développe $\vec{H}_i \cdot \vec{v}_i$, avec $\vec{v}_i = \vec{\omega} \wedge \vec{H}_i \vec{n}_i$:

$$\begin{aligned}\vec{H}_i \cdot \vec{v}_i &= \vec{H}_i \vec{H}_i \wedge (\vec{\omega} \wedge \vec{H}_i \vec{n}_i) \\ &= (\vec{H}_i \vec{H}_i \cdot \vec{H}_i \vec{n}_i) \vec{\omega} - (\vec{H}_i \vec{H}_i \cdot \vec{\omega}) \vec{H}_i \vec{n}_i \\ &= \cancel{\vec{H}_i \vec{H}_i^2} = \cancel{\pi_i^2} \quad \cancel{= 0} (\vec{H}_i \vec{H}_i \perp \vec{\omega}) \\ &= \pi_i^2 \vec{\omega}\end{aligned}$$

On a donc $L_{\alpha i} = m_i \pi_i^2 \vec{\omega} \cdot \vec{e}_{\alpha}$

$$\text{Or, } \vec{\omega} \cdot \vec{e}_{\alpha} = (\vec{\omega} \vec{e}_{\alpha}) \cdot \vec{e}_{\alpha} = \omega_{\alpha}$$

$$\text{Finallement, } L_{\alpha i} = m_i \pi_i^2 \omega_{\alpha}$$

On somme les contributions pour l'ensemble du solide :

$$\begin{aligned}L_{\alpha} &= \sum_i L_{\alpha i} = \sum_i m_i \pi_i^2 \omega_{\alpha} \\ &= \left(\sum_i m_i \pi_i^2 \right) \omega_{\alpha}\end{aligned}$$

$$\cancel{\sum_i m_i \pi_i^2}$$

On a donc :

$$L_{\alpha} = J_{\alpha} \omega_{\alpha}$$

relation entre le moment cinétique (projété sur un axe) et le vecteur rotatif, projeté sur le même axe

Rem : la relation entre L_{α} et $\vec{\omega}$ est très + compliquée, car L_{α} et $\vec{\omega}$ ne sont pas colinéaires en g^l.

$$\begin{pmatrix} L_{\alpha x} \\ L_{\alpha y} \\ L_{\alpha z} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} I_{xx} & I_{xy} & I_{xz} \\ I_{yx} & I_{yy} & I_{yz} \\ I_{zx} & I_{zy} & I_{zz} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{pmatrix}$$

5.2 Théorème du moment cinétique pour un solide

On écrit le th du moment cinétique pour un PM du solide : $\frac{d \vec{L}_{\alpha i}}{dt} = \vec{O}_M \wedge \vec{f}_{\alpha i} = \vec{O}_M \wedge (\vec{f}_{int \rightarrow i} + \vec{f}_{ext \rightarrow i})$

On somme sur tous les PM du solide :

$$\sum_i \frac{d\vec{\omega}_i}{dt} = \sum_i \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{int \rightarrow i} + \sum_i \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{ext \rightarrow i}$$

On détaille chaque terme :

- $\sum_i \frac{d\vec{\omega}_i}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\sum_i \vec{\omega}_i \right) = \frac{d\vec{\omega}_o}{dt}$

- $\sum_i \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{int \rightarrow i} = \vec{0}$

en effet, $\vec{f}_{int \rightarrow i} = \sum_{j \neq i} \vec{f}_{j \rightarrow i}$

donc $\sum_i \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{int \rightarrow i} = \sum_i \sum_{j \neq i} \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{j \rightarrow i}$

$$= \sum_{(i,j)} \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{j \rightarrow i} + \vec{\sigma}_{\pi_j} \wedge \vec{f}_{i \rightarrow j}$$

$\vec{f}_{i \rightarrow j} = -\vec{f}_{j \rightarrow i}$

$$= \sum_{(i,j)} (-\vec{\sigma}_{\pi_i} + \vec{\sigma}_{\pi_j}) \wedge \vec{f}_{i \rightarrow j}$$

$$= \sum_{(i,j)} M_i \vec{\pi}_j \wedge \vec{f}_{i \rightarrow j}$$

$$= \vec{0}$$

- $\sum_i \vec{\sigma}_{\pi_i} \wedge \vec{f}_{ext \rightarrow i}$ est le moment résultant des forces extérieures sur le solide, on le note \vec{M}_{ext}

On a finalement :

$$\boxed{\frac{d\vec{\omega}}{dt} = \vec{M}_{ext}}$$

Th du moment cinétique pour un solide

Pour pouvoir effectivement utiliser ce résultat, il faut une relation entre $\vec{\omega}$ et $\vec{\omega}_o$, ce que pour l'instant on ne sait faire que en se limitant à la projection sur un axe de rotation fixe.

On projette sur un axe (a) qui passe par O et dirigé par le vecteur unitaire \vec{e}_a :

$$\left(\frac{\vec{d}\omega}{dt} \right) \cdot \vec{e}_z = \vec{\tau}_{\text{lo, ext}} \cdot \vec{e}_z$$

on, $\left(\frac{\vec{d}\omega}{dt} \right) \cdot \vec{e}_z = \frac{d}{dt} (\vec{\omega} \cdot \vec{e}_z) = \frac{d \omega_z}{dt}$

\vec{e}_z fixe

et $\vec{\tau}_{\text{lo, ext}} \cdot \vec{e}_z = M_{\text{lo, ext}}$: moment des forces extérieures par rapport à l'axe (z).

On a donc :

$$\boxed{\frac{d \omega_z}{dt} = M_{\text{lo, ext}}}$$

th des moments cinétiques projectés sur l'axe (fixe) (z).

On utilisera ensuite le fait que $\omega_z = J_z \alpha$:

$$\frac{d \omega_z}{dt} = \frac{d}{dt} (J_z \alpha) = J_z \frac{d \alpha}{dt}$$

On a donc :

$$\boxed{J_z \frac{d \alpha}{dt} = M_{\text{lo, ext}}}$$

forme la + directement utilisable en pratique

5.3 Mise en rotation d'un solide

Un solide peut tourner sans frottements autour d'un axe (fixe)

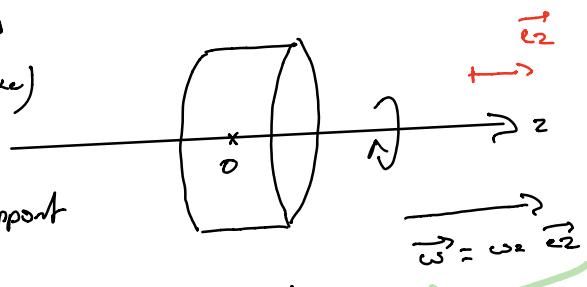
(Oz) (liaison pivot parfaite).

Son moment d'inertie par rapport à cet axe est noté J_z .

Il est initialement immobile (pas de rotation).

A partir de $t=0$, il est soumis à :

- un couple moteur constant (qui tend à faire tourner le sens positif) proportionnel à la vitesse angulaire.
- un couple "de frottement fluide"



Rem: très souvent, il n'y a pas besoin de calculer de moment de forces, on donne directement une expression pour le moment.

Rem: On utilise "couple" pour désigner les moments de forces

• expression du couple moteur: $\vec{C}_m = C \vec{e}_z$, avec C constante > 0 .

projecté sur (θ_2), on a $C_{\theta_2} = C$

• expression du couple de frottement fluide: $\vec{C}_d = -\alpha \vec{\omega} = -\alpha \omega_2 \vec{e}_z$

projecté sur (θ_2): $C_{\theta_2} = -\alpha \omega_2$

On écrit le th du moment cinétique projeté sur (θ_2):

$$J_2 \frac{d\omega_2}{dt} = C - \alpha \omega_2$$

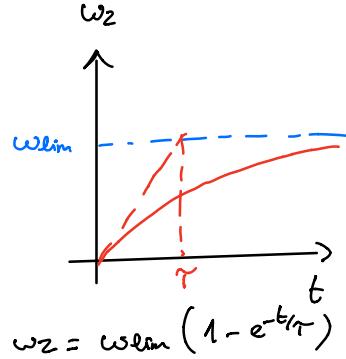
$$\text{soit } \frac{d\omega_2}{dt} + \frac{\alpha}{J_2} \omega_2 = \frac{C}{J_2}$$

$$\text{On pose } \gamma = \frac{J_2}{\alpha} \text{ et } \omega_{lim} = \frac{C}{\alpha}$$

$$\text{et on a } \frac{d\omega_2}{dt} + \frac{1}{\gamma} \omega_2 = \frac{1}{\gamma} \omega_{lim}$$

$$\text{solutions: } \omega_2 = \omega_{lim} e^{-t/\gamma} + \omega_{lim}$$

$$\text{et le c.t } \omega_2(t=0) = 0 \text{ donne } 0 = \omega_{lim} + \omega_{lim} e^{-t/\gamma} \text{ évolutif du 1^e autre}$$

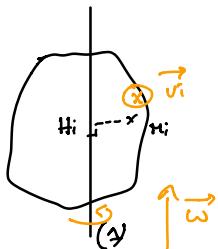


6. Théorème de l'énergie cinétique

6.1 Énergie cinétique d'un solide en rotation

On somme les contributions des \neq PFT qui composent le solide -

$$e_{ci} = \frac{1}{2} m_i v_i^2 \text{ avec } \vec{v}_i = \vec{\omega} \wedge \vec{R_i M_i}$$



$$\text{Donc, } \vec{\omega} \perp \vec{H_i \vec{r}_i}, \text{ donc } \|\vec{v}_i\| = \|\vec{\omega}\| \times \|H_i \vec{r}_i\| \\ = \omega r_i$$

$$\text{d'où } \omega_i = \frac{1}{2} m_i \omega^2 r_i^2$$

$$\text{On somme: } ec = \sum_i ec_i = \sum_i \frac{1}{2} m_i \omega^2 r_i^2 \\ = \frac{1}{2} \left(\sum_i m_i r_i^2 \right) \omega^2$$

On a donc:

$$ec = \frac{1}{2} J_{\Delta} \omega^2$$

J_{Δ} expression de l'énergie cinétique de rotation d'un solide.

$$\text{Rem: } \omega^2 = \omega_{\Delta}^2$$

Rem: $ec = \frac{1}{2} J_{\Delta} \omega^2$ est l'ec de rotation (autour de l'axe (Δ)), l'énergie cinétique associée à la translation d'un solide $\frac{1}{2} m v_{\Delta}^2$.

6.2 Théorème de l'énergie cinétique

Pour un PM qui compose le solide:

$$\frac{deci}{dt} = P_{int,i} + P_{ext,i} = \vec{f}_{int \rightarrow i} \cdot \vec{v}_i + \vec{f}_{ext \rightarrow i} \cdot \vec{v}_i$$

On somme sur l'ensemble du solide:

$$\frac{dec}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\sum_i ec_i \right) = \sum_i \frac{deci}{dt} = \sum_i \vec{f}_{int \rightarrow i} \cdot \vec{v}_i + \sum_i \vec{f}_{ext \rightarrow i} \cdot \vec{v}_i$$

P_{int} : puissance des forces intérieures

P_{ext} : puissance des forces extérieures

La puissance des forces intérieures est nulle.

Pour un solide, la puissance des forces intérieures est nulle.

On a donc

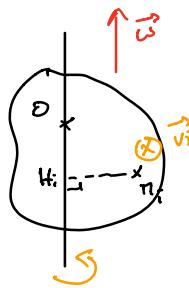
$$\frac{dec}{dt} = P_{ext}$$

D'où détailler l'expression de P_{ext} :

$$P_{ext} = \sum_i \vec{f}_{ext-i} \cdot \vec{v}_i$$

$$\text{Or, } \vec{v}_i = \vec{\omega} \wedge \vec{n}_i = \vec{\omega} \wedge \vec{\partial n}_i$$

$$\begin{aligned} (\text{en effet, } \vec{\omega} \wedge \vec{\partial n}_i &= \vec{\omega} \wedge (\vec{\partial h}_i + \vec{h}_i \vec{n}_i) \\ &= \vec{\omega} \wedge \vec{\partial h}_i + \vec{\omega} \wedge \vec{h}_i \vec{n}_i) \\ &= \vec{0} \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} \text{Donc } P_{ext} &= \sum_i \vec{f}_{ext-i} \cdot (\vec{\omega} \wedge \vec{\partial n}_i) \\ &= \sum_i \vec{\omega} \cdot (\vec{\partial n}_i \wedge \vec{f}_{ext-i}) \\ &= \vec{\omega} \cdot \left(\sum_i \vec{\partial n}_i \wedge \vec{f}_{ext-i} \right) \\ &\quad \text{Moment des forces extérieures} \end{aligned}$$

On a donc

$$P_{ext} = \vec{\omega} \cdot \vec{M}_{ext}$$

expression de P_{ext}
en fonction du moment
des forces

On aura donc

$$\frac{dec}{dt} = \vec{\omega} \cdot \vec{M}_{ext}$$

th de la force
en solide

6.3 Equivalence th énergie cinétique / th du moment cinétique
pour un solide.

$$\text{On reprend } \frac{dec}{dt} = \vec{\omega} \cdot \vec{M}_{ext}$$

$$\frac{dec}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} J_A \omega^2 \right) = \frac{1}{2} J_A \cancel{\cdot} \cancel{2} \omega \frac{d\omega}{dt} = J_A \omega \frac{d\omega}{dt}$$

$$\vec{\omega} \cdot \vec{M}_{ext} = (\omega \vec{e}_z) \cdot \vec{M}_{ext} = \omega M_{ext}$$

$$\text{On a donc } J_A \omega \frac{d\omega}{dt} = \omega M_{ext}$$

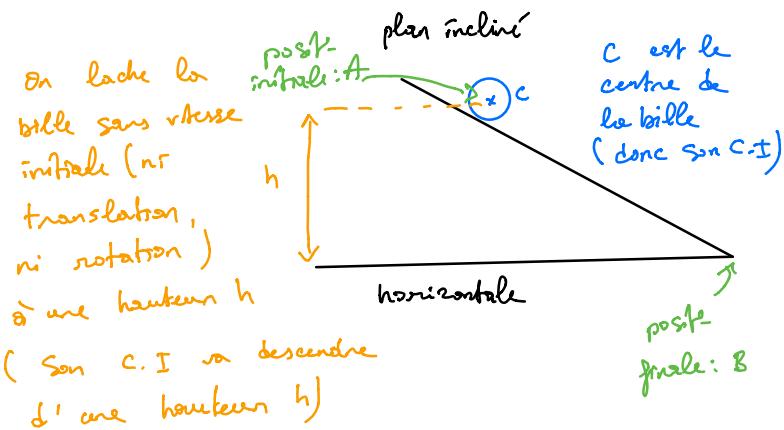
$$\text{Et donc } J_A \frac{d\omega}{dt} = M_{ext}$$

ce que l'on aurait obtenu avec le
th du moment cinétique propulsé sur
l'axe de rotation.

6.4 Bille sur un plan incliné

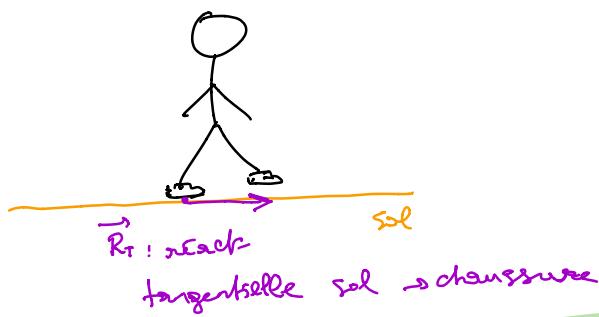
On considère la situation d'une bille (solide de forme sphérique, homogène, de rayon R et de masse m , donc de moment d'inertie $I = \frac{2}{5} m R^2$) qui roule sans glisser sur un plan incliné.

La vitesse (associée à la translation, la vitesse de C) est-elle + ou moins grande que dans le cas du glissement (sans aucun frottement) ? Que vont-elle ?



Ne pas penser que les frottements (solides) conduisent nécessairement à une dissipation d'énergie !
les frottements peuvent avoir un rôle moteur, par exemple quand on marche ...

Lorsque la chaussure appuie sur le sol, elle est immobile par rapport au sol : la réaction \vec{R}_T ne travaille pas.



Le vitesse en bas sera moins élevée que dans le cas du glissement, car l'augmentation d'énergie cinétique due au travail du poids sera partagée entre éctranslation et écratation, alors que dans le cas du glissement il n'y a que éctranslation.

l'axe de rotation est I au niveau de la biseure et passe

Th de l'énergie cinétique :

$$\Delta ec = W_p + W_{Rw} + W_{Rr}$$

On, W_{Rw} et W_{Rr} sont nuls,
et $W_p = mg(z_A - z_B)$ où z désigne
l'altitude du centre d'inertie (noté C ici),
soit $W_p = mgh$.

$$\text{On a donc } ec_B - ec_A = W_p = mgh.$$

On, $ec_A = 0$ (bille immobile au départ).

$$ec_B = \text{ec translation}_B + \text{ec rotation}_B$$

avec $\text{ec translation}_B = \frac{1}{2} m v_B^2$ (il s'agit de la vitesse de C)

et $\text{ec rotation}_B = \frac{1}{2} I \omega_B^2$ (ω : vitesse angulaire autour de
l'axe de rotation)

$$\text{On, on a } v_B = R\omega_B, \text{ donc } ec_B = \frac{1}{2} m v_B^2 + \frac{1}{2} I \left(\frac{v_B}{R}\right)^2$$

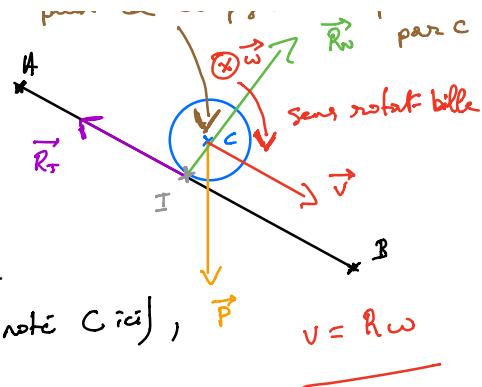
$$\text{d'où } ec_B = \frac{1}{2} m v_B^2 + \frac{1}{2} \cdot \frac{2}{5} m R^2 \frac{v_B^2}{R^2} = \frac{1}{2} m v_B^2 \left(1 + \frac{2}{5}\right)$$

$$\text{soit } ec_B = \frac{1}{2} m v_B^2 \times \frac{7}{5}$$

$$\text{On conclut : } \frac{1}{2} m v_B^2 \times \frac{7}{5} = mgh$$

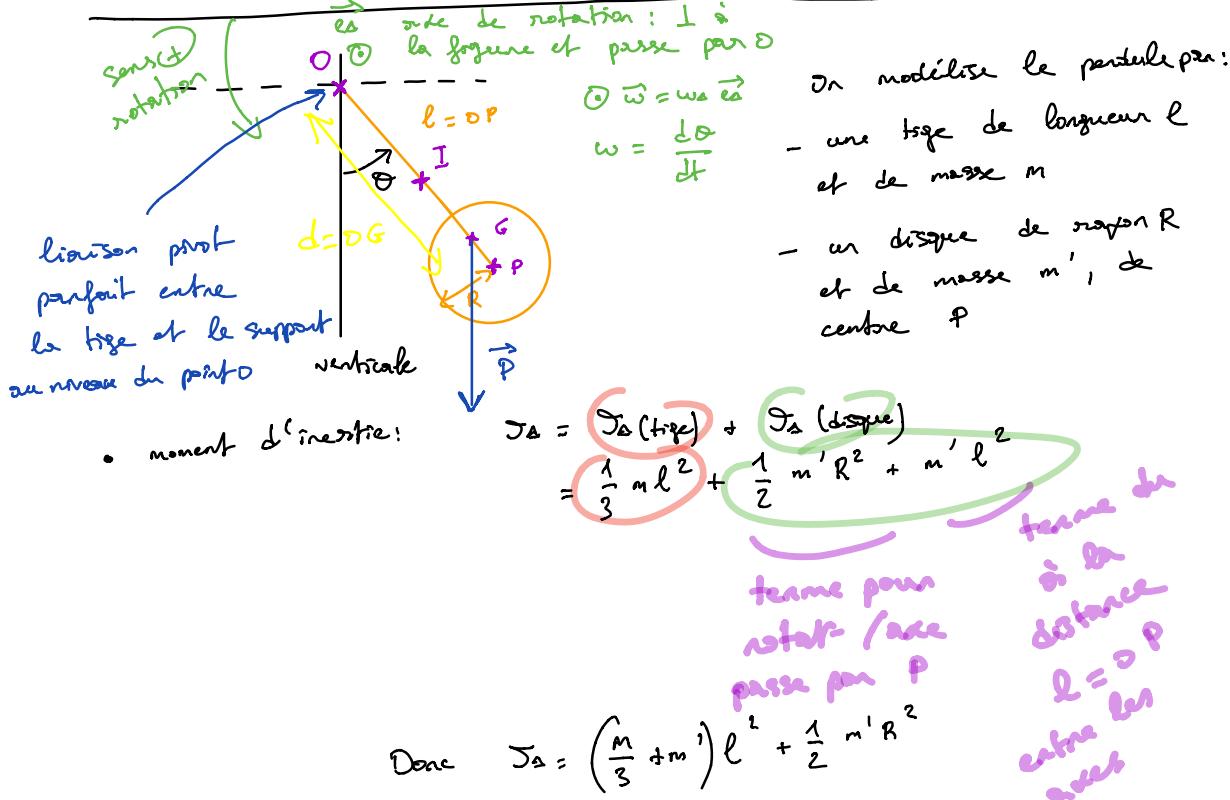
$$\text{et donc } v_B = \sqrt{2gh \times \frac{5}{7}}$$

$$(\text{avec le glissement : } v_B = \sqrt{2gh})$$



7. Pendule pesant \rightarrow comme le pendule simple, mais avec un solide qui oscille sur lien d'un point matériel

7.1 Centre d'inertie et moment d'inertie



- centre d'inertie:
le solide est composé de la tige, de la masse m et de centre d'inertie I , et du disque, de masse m' et de centre d'inertie P

On a donc, en notant G le C.I. de l'ensemble :

$$\overrightarrow{OG} = \frac{m \overrightarrow{OI} + m' \overrightarrow{OP}}{m+m'}$$

$$\text{d'où } OG = \frac{m l/2 + m' l}{m+m'} = l \left(\frac{m/2 + m'}{m+m'} \right)$$

on notera d cette distance.

7.2 Équation du mouvement

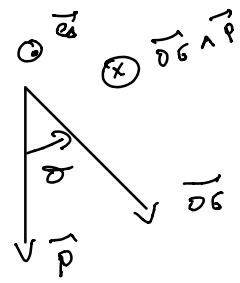
on utilise le th du moment cinétique (projeter sur (\vec{A})):

$$J_a \frac{d\omega}{dt} = M_a \quad \text{où } M_a = \overrightarrow{M_p} + \underbrace{\text{moment-pivot-perf}}$$

$$\text{Or, } \overrightarrow{M_p} = \overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{P} = -(m+m')g \cdot l \sin(\theta) \overrightarrow{ea} = 0 \quad \text{et donc } \overrightarrow{M_p} = \overrightarrow{M_p} \cdot \overrightarrow{ea} = -(m+m')g \cdot l \sin(\theta)$$

$$\text{Or donc: } J_a \frac{d\omega}{dt} = -(m+m')g \cdot l \sin(\theta)$$

$$\text{Or, } \omega = \frac{d\theta}{dt}, \text{ d'où:}$$



$$J_a \frac{d^2\theta}{dt^2} + (m+m')g \cdot l \sin(\theta) = 0$$

$$\text{soit } \frac{d^2\theta}{dt^2} + \omega_0^2 \sin(\theta) = 0 \quad \text{avec } \omega_0 = \sqrt{\frac{(m+m')g}{J_a} l}$$

$$\text{et donc } \omega_0 = \sqrt{\frac{(m+m')g \cdot l \cdot (m/2+m')}{(m+m') \cdot (m/3+m')l^2 + 1/2 m' R^2}}$$

Mais à part l'expression de ω_0 , le contenu physique est exactement le même qu'avec le pendule simple -