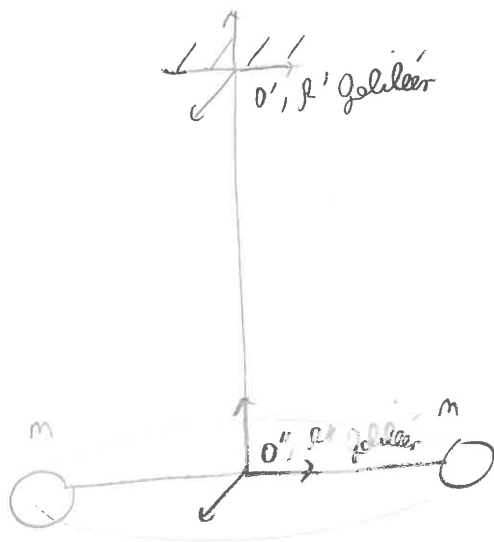
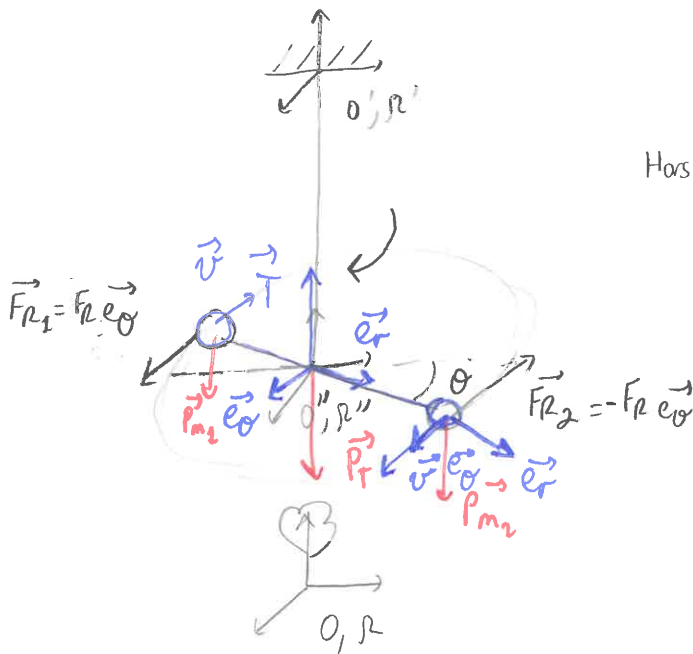
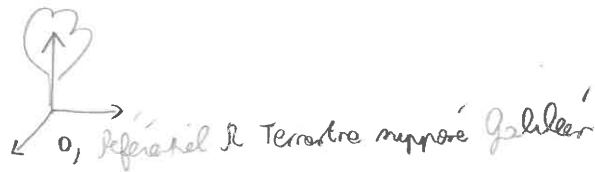


Le pendule de torsion



A l'équilibre



Hors équilibre (après avoir décollé les masses d'un angle initial θ_0 , sans donner aux masses une vitesse initiale)

$$\text{Système} = \{ \text{tige} + 2 \text{ masses} \}$$

= Système composé de plusieurs points

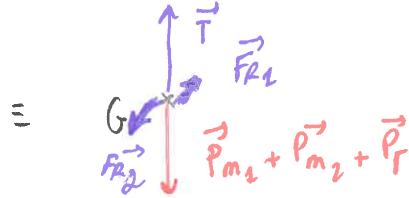
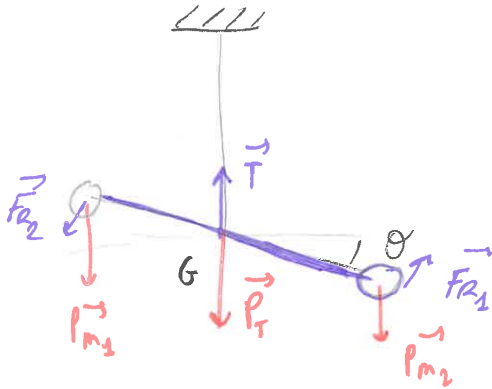
Etude des translations pures = Toutes les forces sont projetées au même point (centre de masse du système)
(\equiv LE SYSTÈME EST CONSIDÉRÉ COMME UN POINT MATÉRIEL)

Etude des rotations pures = Les forces sont projetées sur des axes en fonction du centre de la rotation
(utilisation des moments des forces)
(\equiv LE SYSTÈME EST CONSIDÉRÉ COMME UN ENSEMBLE DE PLUSIEURS POINTS)

Etude des translations pure :

Application de la seconde loi de Newton dans un référentiel Galiléen :

$$\sum \vec{F}_{ext} = m \vec{a}$$

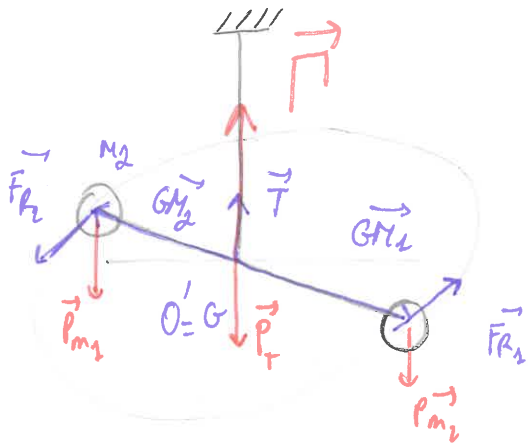


$$\Rightarrow \sum \vec{F}_{ext} = \vec{0}$$

Aucune translation pure du pendule de torsion

Etude des rotations pure :

DÉFINITION DES MOMENTS À PARTIR DU CENTRE DE ROTATION
ici $O' = G$



$$\vec{M}_{O'}(\vec{T}) = \vec{O'O'} \wedge \vec{T} = \vec{0}$$

$$\vec{M}_{O'}(\vec{P}) = \vec{O'O'} \wedge \vec{P} = \vec{0}$$

$$\vec{M}_{O'}(\vec{F}_{R1}) = \vec{O'M1} \wedge \vec{F}_{R1}$$

$$\vec{M}_{O'}(\vec{F}_{R2}) = \vec{O'M2} \wedge \vec{F}_{R2}$$

$$\vec{M}_{O'}(\vec{F}_{R1}) + \vec{M}_{O'}(\vec{F}_{R2}) = \vec{O'M1} \wedge \vec{F}_{R1} + \vec{O'M2} \wedge \vec{F}_{R2}$$

D'après [femto-physique.fr /

Théorème du moment cinétique, Jimmy Bonnel, ...]

Le moment résultant de deux

forces de réactions opposées

est appelé couple

$$\vec{\Gamma} = \vec{M}_1 \wedge \vec{F}_2 + \vec{M}_2 \wedge \vec{F}_1$$

$$\vec{F}_{R2} = -\vec{F}_{R1} \Rightarrow \vec{M}_{O'}(\vec{F}_{R2}) = -\vec{O'M2} \wedge \vec{F}_{R1}$$

$$= (\vec{M}_{2O'} + \vec{O'M2}) \wedge \vec{F}_{R1}$$

$$= \vec{M}_2 \wedge \vec{F}_{R1}$$

En utilisant le théorème des moments cinétiques :

$$\begin{aligned}
 \mathcal{M}_{O'}(\sum \vec{F}_{ext}) &= \frac{d\vec{L}_{O'}}{dt} = \frac{d(m \{ \vec{O}'M \} \wedge \frac{d\vec{z}_{O'M}}{dt})}{dt} = \underbrace{\frac{dm}{dt}}_{=0 \text{ (Système fermé)}} \{ \vec{O}'M \} \wedge \frac{d\vec{z}_{O'M}}{dt} \\
 &\quad + m \frac{d(\{ \vec{O}'M \} \wedge \frac{d\vec{z}_{O'M}}{dt})}{dt} \\
 &= m \left(\frac{d\vec{z}_{O'M}}{dt} \wedge \frac{d\vec{z}_{O'M}}{dt} \right) + m \{ \vec{O}'M \} \wedge \frac{d^2 \vec{z}_{O'M}}{dt^2}
 \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \underbrace{\vec{M}_2 \wedge \vec{M}_1 \wedge \vec{F}_2}_{= \vec{\Gamma} \text{ (simple car deux forces opposées appliquées sur deux endroits différents de l'objet)}} = m \underbrace{\left(\vec{O}'M_2 + \vec{O}'M_2 \right)}_{(-\vec{O}'M_1)} \wedge \frac{d^2(\vec{O}'M_2 + \vec{O}'M_2)}{dt^2} \quad \vec{O}' \text{ (valeur choisie)}$$

$$\Rightarrow \vec{\Gamma} = 2m \vec{O}'M_2 \wedge \frac{d^2(\vec{O}'M_2)}{dt^2}$$

" $\vec{O}'M_2 \wedge (\vec{F}_2 - \vec{F}_2)$

Projection dans la base polaire

$$\vec{r}_{e_r} \wedge (-2\ell \ddot{\theta} \vec{e}_\theta) = 2m r \vec{e}_r \wedge \frac{d^2(r \vec{e}_r)}{dt^2}$$

(coefficient de rappel de torsion linéaire !!!)

$$\Rightarrow -2\ell \ddot{\theta} \vec{e}_z = 2m r \vec{e}_r \wedge (\ddot{r} \vec{e}_r + 2\dot{r} \dot{\theta} \vec{e}_\theta + r \ddot{\theta} \vec{e}_\theta - r \dot{\theta}^2 \vec{e}_r)$$

$$\Rightarrow -\ell \ddot{\theta} \vec{e}_z = m r \underbrace{(2\dot{r} \dot{\theta} + r \ddot{\theta})}_{=0 \text{ (le fil est inextensible)}} \vec{e}_z$$

$$\Rightarrow -\ell \ddot{\theta} = m r \ddot{\theta}$$

$$\Rightarrow \ddot{\theta} + \frac{\ell}{mr^2} \theta = 0$$

Equation différentielle d'ordre 2 sans second membre :

$$A \cos\left(\sqrt{\frac{\ell}{mr^2}} t\right) + B \sin\left(\sqrt{\frac{\ell}{mr^2}} t\right)$$

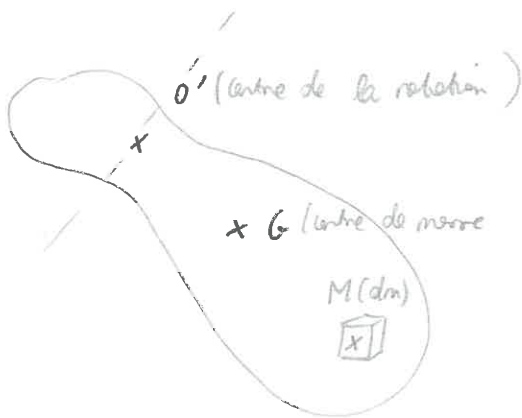
Passage aux énergies :

$$E_M = E_c + E_{pp}$$

$$= \frac{1}{2} m_{\text{total}} v_{\Sigma O'M}^2 = \frac{1}{2} m_{\text{total}} (\vec{v}_{O'O'} + \vec{v}_{O'M}^2) = \frac{1}{2} m_{\text{total}} (v_{O'O'}^2 + v_{O'M}^2 + 2 \vec{v}_{O'O'} \cdot \vec{v}_{O'M})$$



Si $O' \neq G$ ALORS LE THÉORÈME DU CENTRE D'INERTIE N'EST PAS APPLICABLE EST $\vec{v}_{O'O'} \cdot \vec{v}_{O'M} \neq \vec{0} !!!$



Si LE CENTRE DE LA ROTATION $O' \neq$ CENTRE DE MASSE G (COMME DANS LE CAS DU PENDULE PESANT),

LE PROBLÈME SE COMPLEXIFIE :

\Rightarrow THÉORÈMES DE KÖNIG NON SIMPLIFIÉS ET

DIRECTEMENT APPLICABLES !!!

Passez aux énergies pour le pendule de torsion

O' (centre de la rotation) = G (centre de masse) donc théorèmes de König directement

applicable !!!

$$E_c = \frac{1}{2} m_{\text{total}} v_i^2 = \frac{1}{2} m_{\text{total}} \sum v_{OM}^2 = \frac{1}{2} m_{\text{total}} \left(v_{O'O}^2 + \sum v_{O'M}^2 \right)^2$$
$$= \frac{1}{2} m_{\text{total}} v_{O'O}^2 + \frac{1}{2} m_{\text{total}} \sum v_{O'M}^2 + m_{\text{total}} v_{O'O} \cdot \sum v_{O'M}$$

DANS LE CAS D'UN PENDULE DE TORSION, LE CENTRE DE LA ROTATION O' EST ÉGALEMENT

AU CENTRE DE MASSE G

$$\Rightarrow E_c = \frac{1}{2} m_{\text{total}} v_{O'O}^2 + \frac{1}{2} m_{\text{total}} \sum v_{GM_i}^2 + \left(\sum m_i \right) v_{O'O} \cdot \sum v_{GM_i}$$
$$= \frac{1}{2} m_{\text{total}} v_{O'O}^2 + \frac{1}{2} \sum m_i v_{GM_i}^2 + \underbrace{\sum m_i v_{GM_i}}_{\vec{0}} \cdot v_{O'O}$$

(d'après le théorème du centre d'inertie)

$$= \frac{1}{2} m_{\text{total}} v_{O'O}^2 + \frac{1}{2} I_{\Delta} \dot{\theta}^2$$

$$= \frac{1}{2} I_{\Delta} \dot{\theta}^2$$

$E_{pp} = 0$ (pas de déplacement d' hauteur du système au cours de son mouvement)

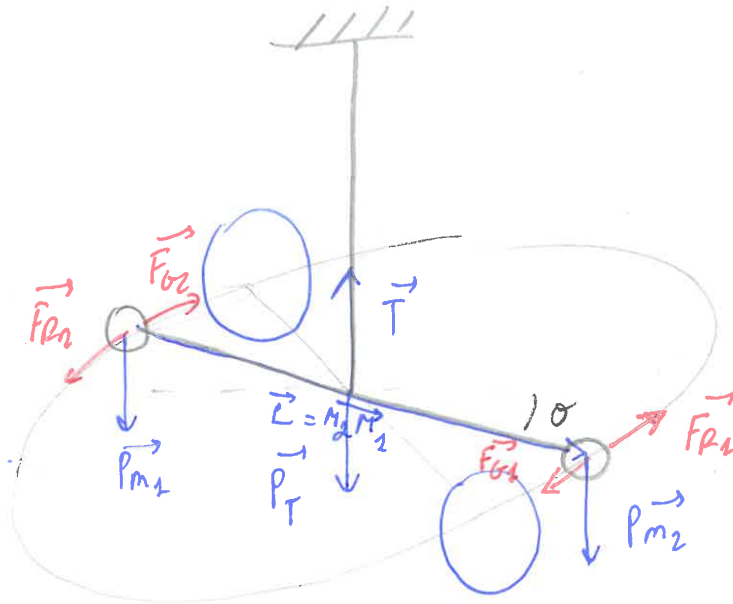
$$\Rightarrow E_M = E_c + E_{pp} = E_c$$

Constante (en l'absence de frottements)

$$\Rightarrow C = \frac{1}{2} I_{\Delta} \dot{\theta}^2$$

Pendule de torsion qui inclue la force gravitationnelle de 2 boules ajoutées (EXPERIENCE DE CAVENISH)

Développement classique de type : [Youtube (Jean-Julien Fleck, PCSI, Physique, Kébler, Dian, Pendule de torsion, ...)]



Système : { barre + masses }

Référentiel terrestre supposé galiléen

Inventaires de forces (mouvement de translation) : $\vec{P}_{m1}, \vec{P}_{m2}, \vec{P}_T, \vec{T}$

2nd loi de Newton :

$$\sum \vec{F}_{ext} = m \vec{a} \Rightarrow \vec{P}_{m1} + \vec{P}_{m2} + \vec{P}_T + \vec{T} = \vec{0}$$

Inventaire des moments (mouvement de rotation) : $\vec{\Gamma}_{parrel} = -\mathcal{L}\theta \vec{e}_z$

$$\vec{M}_{/G}(\vec{P}_{m1}) = \vec{M}_{/G}(\vec{P}_{m2}) = \vec{M}_{/G}(\vec{P}_T) = \vec{M}_{/G}(\vec{T}) \quad \vec{\Gamma}_{perpendiculaire} = M_2 M_1 \wedge \vec{r}_G$$

(car toutes les forces s'appliquent directement sur l'axe des moments)

$$\vec{\Gamma} = 2r \vec{e}_r \wedge \frac{G m M_{Boule}}{d_{Boule}^2} \cdot \vec{e}_\theta$$

En prenant les boules de telle manière à accentuer l'angle (\Rightarrow s'exprime en Moment de Torsion)

Théorie du moment cinétique scalaire par rapport à l'axe $\vec{\Gamma} = 2rm \frac{GM_{Boule}}{d_{Boule}^2} \vec{e}_z$

dirigé par \vec{e}_z :

$$\Gamma \rightarrow -\mathcal{L}\dot{\theta} = \vec{\Gamma}_{parrel} + \vec{\Gamma}_{perpendiculaire} = -\mathcal{L}\dot{\theta} + 2rm \frac{GM_{Boule}}{d_{Boule}^2}$$

Equation differentielle d'ordre 2 avec second membre :

1) Résolution de l'équation homogène :

$$\ddot{\theta}_H + \frac{c}{I_L} \theta_H = 0$$

$$\Rightarrow \theta_H = A \cos\left(\sqrt{\frac{c}{I_L}} t\right) + B \sin\left(\sqrt{\frac{c}{I_L}} t\right)$$

2) Résolution de la solution particulière

$$2 r_m \frac{GM_B}{d_B^2} = \text{constante en } \theta$$

$$\Rightarrow \theta_p = \text{constante}$$

$$\Rightarrow \dot{\theta}_p = 0$$

$$\Rightarrow \ddot{\theta}_p = 0$$

$$\Rightarrow \frac{c}{I_L} \theta_p = 2 r_m \frac{GM_B}{d_B^2}$$

$$\Rightarrow \theta_p = \frac{2 I_L r_m GM_B}{c d_B^2}$$

3) Obtention de la solution générale :

$$\theta_g^{(H)} = \theta_H^{(H)} + \theta_p(t)$$

$$\Rightarrow \theta_g(t) = A \cos\left(\sqrt{\frac{c}{I_L}} t\right) + B \sin\left(\sqrt{\frac{c}{I_L}} t\right) + \frac{2 I_L r_m GM_B}{c d_B^2}$$

$$\Rightarrow \theta_g(t) = A \cos\left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right) + B \sin\left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right) + \frac{\omega_0}{\pi} \frac{r_m GM_B}{d_B^2} \quad \text{avec } \omega_0 = 2\pi \sqrt{\frac{c}{I_L}}$$

4) Détermination de A et de B grâce aux conditions initiales (ou plus généralement aux conditions aux limites)

$$\begin{cases} \theta(t=0) = \theta_0 & \text{(sans écart à l'équilibre initialement)} & (1) \\ \dot{\theta}(t=0) = 0 & \text{(pas de vitesse initiale)} & (2) \end{cases}$$

$$(1) \Rightarrow \theta_g(0) = \theta_0 = A + \omega_0 \frac{r_m GM_B}{\pi d_B^2} \Rightarrow A = \theta_0 - \omega_0 \frac{r_m GM_B}{\pi d_B^2}$$

$$(2) \Rightarrow \dot{\theta}_g(0) = 0 = B \frac{\omega_0}{2\pi} + \frac{\omega_0}{\pi} \frac{r_m GM_B}{d_B^2} \Rightarrow B = -\omega_0 \frac{r_m GM_B}{\pi d_B^2} \times \left(\frac{2\pi}{\omega_0}\right)$$

$$\Rightarrow \theta_g(t) = \omega_0 \frac{r_m G r_B}{\pi d_B^2} \left(1 - \cos\left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right) - \frac{2\pi}{\omega_0} \sin\left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right) \right) + \theta_0 \omega_0 \left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right)$$

EN RÉSONNANCE DANS LA BALANCE DE CAVENDISH, LES CONDITIONS INITIALES

SONT :

$$\Rightarrow \begin{cases} \theta(t=0) = \theta_0 = 0 & (\text{les d'après par rapport à l'équilibre}) \\ \dot{\theta}(t=0) = \dot{\theta}_0 = 0 \end{cases}$$

FILTRAGE POSSIBLE PAR FFT (ON NE REGARDE QUE LE PREMIER PIC)

$$\Rightarrow \theta_g(t) = \omega_0 \frac{r_m G r_B}{\pi d_B^2} \left(1 - \cos\left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right) - \frac{2\pi}{\omega_0} \sin\left(\frac{\omega_0}{2\pi} t\right) \right)$$

↑
Mesurable

↑
Mesurable

↑
Mesurable

Paramètres à faire varier



ON PEUT AINSI PRENDRE L'AMPLITUDE FFT INTRODUIRE DES CONSTANTES !!!

MOYENNE

Pour des t très grands (≈ 10 min) : θ_g se stabilise autour de la valeur moyenne (sans les cos et sans les sin)

