

EPREUVE D'ÉLECTRICITÉ

Durée : 1 h 30, sans documents

Note préliminaire : L'étudiant doit rédiger cette épreuve sur une copie séparée. L'épreuve contient 2 parties indépendantes A, et B.

A. ELECTROMAGNETISME :

L'espace est rapporté, en coordonnées cartésiennes, à un repère orthonormé direct (Ox , Oy , Oz) de base (\vec{e}_x , \vec{e}_y , \vec{e}_z). Soit $\vec{g} = -g \vec{e}_z$, le champ de pesanteur (avec $g > 0$).

Deux rails métalliques parallèles et distants de ℓ , parfaitement conducteurs, sont reliés par une tige conductrice CD rectiligne, de résistance R . Ces conducteurs constituent un ensemble rigide et immobile.

Afin de fermer le circuit, une barre métallique, de masse m , parfaitement conductrice, est posée sur les rails, orthogonalement à ceux-ci. Soient A et B les points de contact entre la barre et les rails. Cette barre peut effectuer un mouvement de translation sans frottement sur les rails. L'ensemble est plongé dans un champ magnétique uniforme et constant $\vec{B}_0 = B_0 \vec{e}_z$, avec $B_0 > 0$.

I. Cadre horizontal dans un champ magnétique uniforme et constant

Le circuit ABCD est situé dans un plan horizontal et les rails sont maintenus parallèles à l'axe Ox . La barre est animée d'un mouvement de translation de vitesse $\vec{v} = v \vec{e}_x$ (avec $v > 0$) (figure 1).

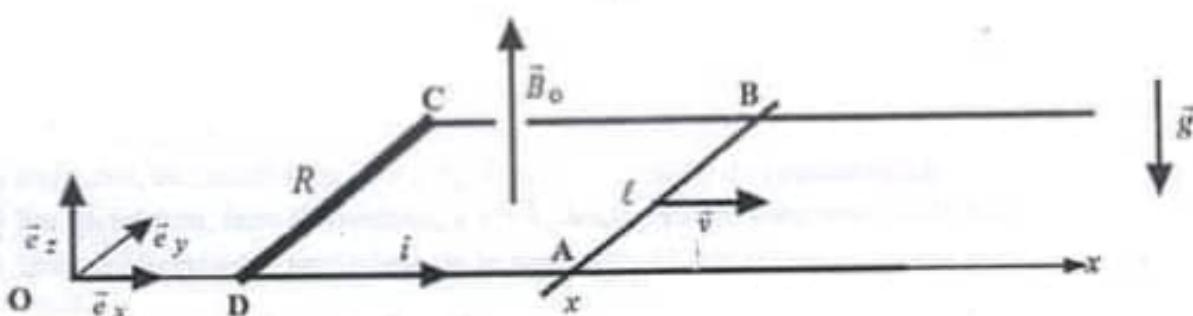


Figure 1

- 1) La position de la barre est repérée par son abscisse $DA = x$. Exprimer, en fonction des données de l'énoncé, le flux Φ du champ magnétique à travers le cadre ABCD.
- 2) Montrer que, dans la barre, les porteurs de charge sont soumis à l'action d'un champ électromoteur \vec{E}_m . Donner l'expression vectorielle de ce champ \vec{E}_m .
- 3) Prendre en compte l'orientation indiquée sur la figure (1) et préciser le signe du courant i induit dans le circuit ABCD.
- 4) Exprimer, en fonction de R , v , B_0 et ℓ , l'intensité du courant i .
- 5) Ce courant induit s'accompagne de forces dites « de Laplace » appliquées à toutes les portions du circuit. Recopier la figure (1) en précisant la direction et le sens de la résultante \vec{F} des forces d'induction appliquées à la barre AB.
- 6) A l'instant initial $t = 0$, la barre est lancée avec une vitesse initiale $\vec{v}_0 = v_0 \vec{e}_x$ (avec $v_0 > 0$). Déterminer l'expression vectorielle de la vitesse $\vec{v}(t)$ au temps t .
- 7) Tracer l'allure de la courbe représentative de la fonction $v(t)$.
- 8) Une modification de la valeur de la résistance R peut-elle avoir une influence sur le mouvement de la barre ? Justifier.

II. Cadre incliné dans un champ magnétique uniforme et constant

Le cadre plan ABCD est maintenant incliné d'un angle α (constant) par rapport au plan horizontal. Les rails sont parallèles à l'axe Dx' (orienté par le vecteur unitaire $\hat{e}_{x'}$) et la tige CD est maintenue parallèle à l'axe Oy (orienté par le vecteur unitaire \hat{e}_y). La barre peut toujours effectuer un mouvement de translation sans frottement sur les rails (figure 2).

À l'instant initial $t = 0$, la barre est abandonnée sans vitesse initiale. Soit $\vec{v}' = v' \hat{e}_{x'}$, sa vitesse de translation au temps t .

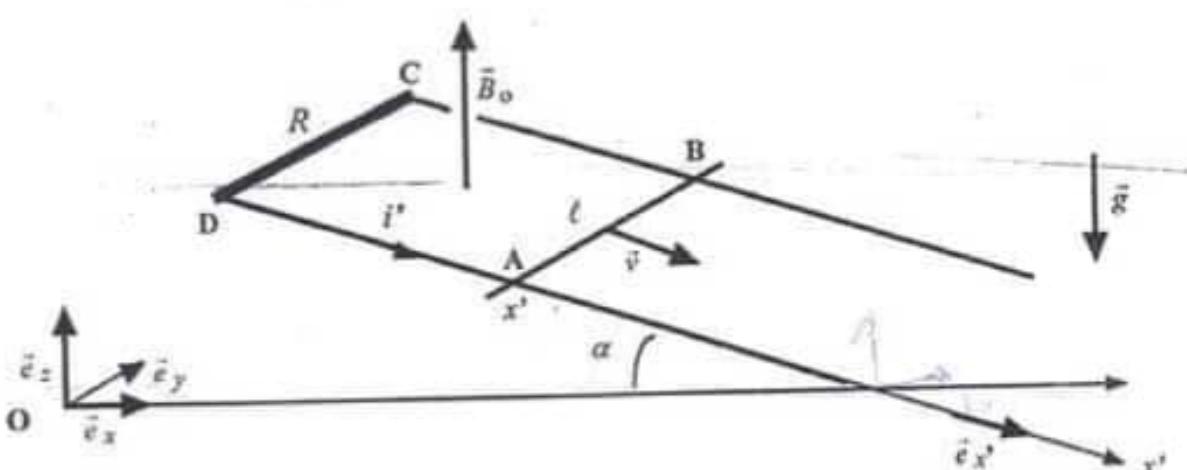


Figure 2

- 1) La position de la barre est repérée par son abscisse $DA = x'$. Exprimer, en fonction des données de l'énoncé, le flux Φ' du champ magnétique à travers le cadre ABCD.
- 2) Exprimer, en fonction de R , v' , B_0 , ℓ et α , l'intensité du courant induit i' .
- 3) Sur un schéma, faire l'inventaire, à $t > 0$, des forces qui s'exercent sur la barre.
- 4) Donner l'expression vectorielle de la résultante \vec{F}' des forces d'induction qui s'exercent sur la barre.
- 5) Établir l'équation différentielle liant la vitesse algébrique v' au temps t .
- 6) En déduire l'expression de $v'(t)$.
- 7) Tracer l'allure de la courbe représentative de la fonction $v'(t)$.

ETUDE DU MOUVEMENT D'UNE TIGE DANS UN PLAN

Documents Non Autorisé

- Soit $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ un repère galiléen lié au bâti (Σ) on désigne par $\vec{g} = g\vec{x}$ l'accélération de la pesanteur.

- Le solide (S) est un pendule simple constitué d'une tige rectiligne OA, homogène, de longueur l , d'épaisseur négligeable, de masse m et de centre de gravité G.

Le mouvement du solide (S) est un mouvement dans le plan (O, \vec{x}, \vec{y}) , la liaison entre le bâti (Σ) et le solide (S) est une liaison pivot d'axe (O, \vec{z}) parfaite.

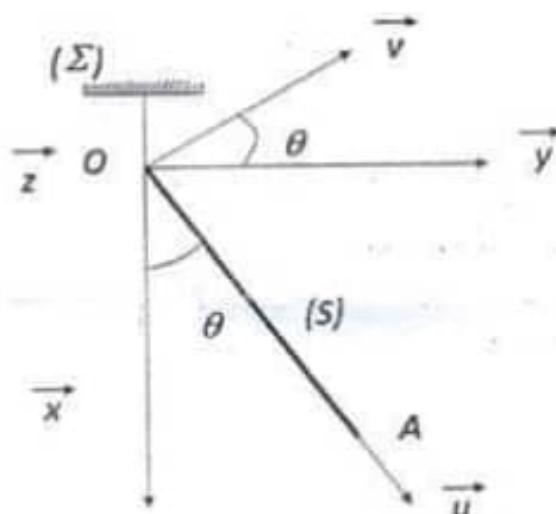
- on considère le repère lié au solide $R_s(O, \vec{u}, \vec{v}, \vec{z})$.

On pose Soit $\theta = (\vec{x}, \vec{u}) = (\vec{y}, \vec{v})$

Questions

A--Etude cinématique (6 points)

1-Déterminer la position du centre de gravité \overrightarrow{OG} .



2- a-Calculer la vitesse $\vec{V}(G/R)$

b-Calculer l'accélération $\vec{\gamma}(G/R)$

3-Etude cinétique (8 points)

a-Déterminer la matrice d'inertie de la tige en G dans base $(\vec{u}, \vec{v}, \vec{z})$.

b-Déterminer la résultante cinétique.

c-Déterminer le moment cinétique en G, en déduire le moment cinétique en O.

d-Déterminer l'énergie cinétique $E_c(S/R)$.

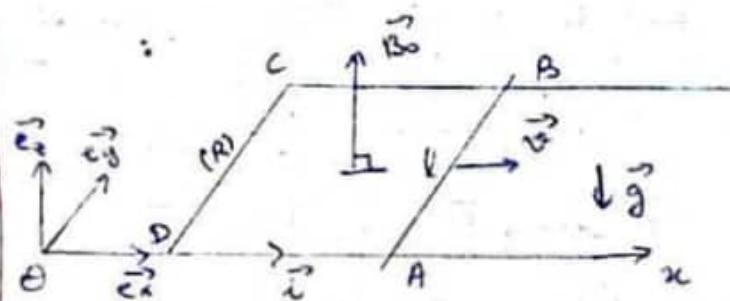
4-Etude Dynamique (6 points)

a- Déterminer la résultante dynamique.

b- Déterminer le moment dynamique en G , en déduire le moment dynamique en O.

c- Déterminer le torseur des actions extérieures appliquées sur (S) en O.

d- Ecrire les équations de la dynamique pour le solide (S).

Electricité: (I)

(1) $d\phi = \vec{B}_0 \cdot d\vec{s} = B_0 dS \cos(\vec{B}_0, \vec{ds})$

$d\phi = B_0 dS = B_0 l dx$

$dx = v dt \rightarrow d\phi = B_0 l v dt$

$\rightarrow \phi = \int_{t_0}^t d\phi = \int_{t_0}^t B_0 l v dt$

Le champ électromagnétique uniforme et constant $B_0 > 0$

$\rightarrow \frac{d\phi}{dt} / B_0 l$ moins est-ce que

v dépend de t ?? Il faut mieux faire:

$$\phi = \int B_0 l dx, x \in [x_0, x_A]$$

$$\phi = B_0 l [x]_{x_0}^{x_A} = B_0 l (x_A - x_0)$$

le point D repéré par son abscisse x_D et A repéré par x_A

$$x_A - x_D = x$$

$$\rightarrow \boxed{\phi = B_0 l x}$$

Le flux du champ magnétique à travers le cadre ABCD

(2) les charges portées dans la barre AB soumises à l'action d'un champ électromoteur \vec{E}_m à pour expression

$$\vec{E}_m = \vec{v} \wedge \vec{B}_0 \text{ on peut écrire}$$

$$\vec{v} = \vec{v}_1 + \vec{v}_2 / v_1 = \text{vitesse}$$

des charges par rapport à un repère lié au circuit

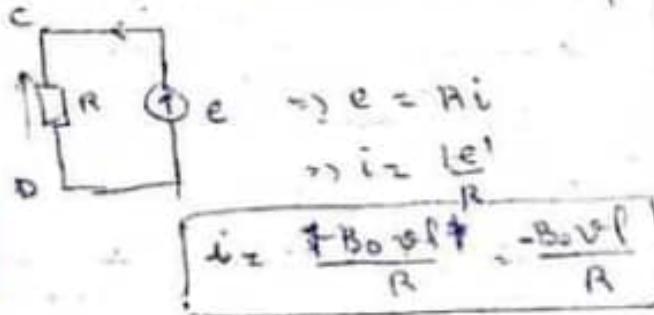
\vec{v}_2 : vitesse d'entraînement

③ mais $\vec{E}_L \cdot \vec{V} \wedge \vec{B}_0 = V_{Ex} \wedge B_0 \vec{e}_z$
 $= -B_0 V \vec{e}_y$
 on a $B_0 > 0$ et $V > 0 \Rightarrow E_{Ex} < 0$
 $E_m = -B_0 V \leq 0$

Le sens de courant orienté par \vec{e}_x
 - le champ \vec{E}_m générant \vec{i} .

④ d'après loi de Faraday:
 $e = -\frac{d\Phi}{dt} = -\frac{B_0 V l t}{dt} = -B_0 V l$

et on modélise le circuit par



⑤ la force de la place au barre à pour expression

$$F_x = \int \vec{i} d\vec{l} \wedge \vec{B}_0 = \int i d\vec{l} B_0 \sin\left(\frac{\pi}{2}\right).$$

$$F_x = \left(\int i d\vec{l} B_0 \right) \vec{e}_x = I B_0 \vec{e}_x$$

$F_x = \vec{B}_0 I v_c \vec{e}_x$

⑥ Appliquons le PFD

$$m \frac{d\vec{v}(t)}{dt} = \vec{F} + \vec{P} = -mg \vec{e}_z + i \vec{B}_0 \vec{e}_x$$

projectant les équations on a:

$$m \frac{d\vec{v}_x(t)}{dt} = m \frac{d\vec{v}_z(t)}{dt} = -I B_0 \quad i = -\frac{B_0 V l}{R}$$

$$\frac{d\vec{v}(t)}{dt} = \frac{I B_0}{m} = -\frac{I B_0}{m} \frac{B_0 V l}{R}$$

$$\Rightarrow v_{t=0} \quad \frac{d\vec{v}(t)}{dt} = \frac{B_0^2 l^2 V}{m R}$$

$$\Rightarrow \frac{dV(t)}{dt} = -\frac{B_0^2 l^2}{m R} dt$$

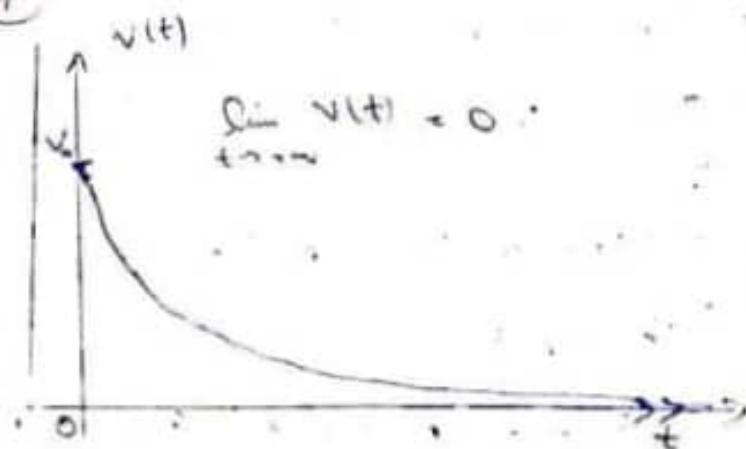
$$\Rightarrow V(t) = A \exp\left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R} t\right)$$

$$\text{à } t=0 \quad V(t=0) = V_0 > 0$$

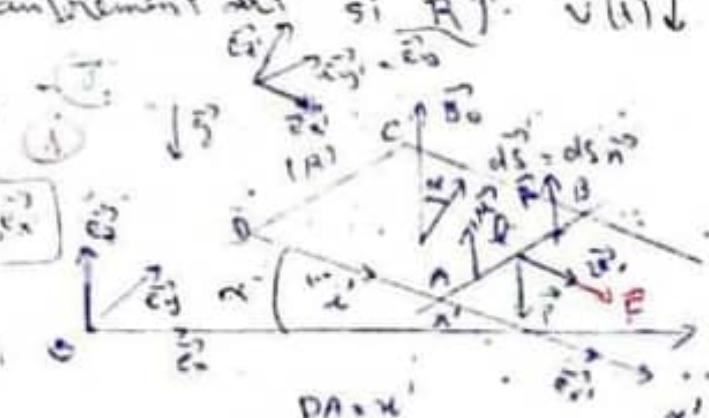
$$\Rightarrow V(t=0) = A = V_0$$

$$\Rightarrow V(t) = V_0 \exp\left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R} t\right) \quad \forall t \geq 0$$

7



⑦ une augmentation de la valeur de R correspondant à une diminution de $V(t)$ $\forall t \geq 0$ autrement dit si $R \uparrow$, $V(t) \downarrow$



à $v_c = 0$ la barre est abandonnée sans vitesse initiale, v_i c'est la vitesse de translation au temps t : le flux élémentaire du champ B_0 à travers ds est $d\phi = \vec{B}_0 \cdot \vec{ds} = B_0 ds \cos \alpha$

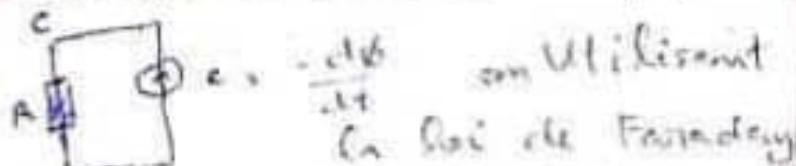
1) $\mu = \text{Permanente}$ $\nu \in [v_0, v_0 + \Delta]$ 5) en appliquant la loi de l'abcisse de A dans le repère $(\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3)$ à AB:

$$\oint \cdot B_0 \cos(\alpha) \, d\ell = B_0 \cos(\alpha)$$

$$\oint \cdot \vec{B}_0 \cdot \vec{s} = B_0 \cos(\alpha)$$

et le plus total du B_0 n'traversant ABCD

2) on modélise notre circuit par



c. en utilisant la loi de Faraday pour déterminer le sens générée par le champ B_0

$$e = -\frac{d\phi}{dt} = -B_0 \cos(\alpha) \frac{dA}{dt} =$$

$$\Leftrightarrow e = -B_0 \cos(\alpha) \frac{dV(t)}{dt}$$

$$\text{équivalent } e = \frac{m}{l} \int_{AB} B_0 \cos(\alpha) \, d\ell$$

$$\boxed{e' = -B_0 \cos(\alpha) \sin(\omega t)}$$

et d'après la loi d'Ohm dans notre circuit: $i = \frac{dV}{R}$

$$\boxed{i' = \frac{-B_0 \cos(\alpha) \sin(\omega t)}{R} = -B_0 \cos(\alpha) \sin(\omega t)}$$

3) les forces appliquées sur AB sont la force de Laplace et le pesanteur la réaction des rails CD et DA en AB: voir la première figure ci-dessous

$$F_l = \left\{ i' \vec{e}_1 \wedge \vec{B}_0 = i' B_0 \sin\left(\frac{\pi}{2}\right) \vec{e}_2 \right. \\ \left. i' \vec{B}_0 = i' B_0 \sin\left(\frac{\pi}{2}\right) \vec{e}_1 \right\}$$

$$\therefore \vec{F} = \left(\int i' B_0 \, d\ell \right) \vec{e}_2 = i' B_0 \vec{e}_2$$

Force de Laplace appliquée sur le rail AB.

en appliquant la loi de

$$m \frac{dV(t)}{dt} / R = \vec{F} \cdot \vec{e}_2 + \vec{P} \cdot \vec{R}$$

$$m \frac{dV(t)}{dt} / R = i' B_0 \vec{e}_2 - m g \vec{e}_2 + \vec{P} \cdot \vec{e}_3$$

$$m \left(\frac{dV(t)}{dt} \cos(\alpha) \vec{e}_2 + \frac{dV(t)}{dt} \sin(\alpha) \vec{e}_3 \right) = i' B_0 \vec{e}_2 - m g \vec{e}_2 + \vec{P} \cdot \vec{e}_3$$

$$\left. \begin{aligned} m \frac{dV(t)}{dt} \cos(\alpha) &= i' B_0 \cos(\alpha) \\ m \frac{dV(t)}{dt} \sin(\alpha) &= -m g + \vec{P} \cdot \vec{e}_3 \end{aligned} \right\} \quad m \frac{dV(t)}{dt} \cos(\alpha) = i' B_0 \cos(\alpha) + \vec{P} \cdot \vec{e}_3$$

$$(2) \left. \begin{aligned} m \frac{dV(t)}{dt} \sin(\alpha) &= -m g + \vec{P} \cdot \vec{e}_3 \\ i'(t) &= -B_0 \frac{l \cdot \vec{v}(t) \cos(\alpha)}{R} \end{aligned} \right\}$$

$$\Rightarrow (1) \rightarrow \left. \begin{aligned} m \frac{dV(t)}{dt} \cos(\alpha) &= \frac{B_0^2 l^2 \cos^2(\alpha)}{R} + \vec{P} \cdot \vec{e}_3 \\ \frac{dV(t)}{dt} &= \frac{B_0^2 l^2 \cos^2(\alpha)}{m R} + \frac{R}{m} \operatorname{tg}(\alpha) \end{aligned} \right\}$$

$$\boxed{\frac{dV(t)}{dt} = \frac{B_0^2 l^2 \cos^2(\alpha)}{m R} + \frac{R}{m} \operatorname{tg}(\alpha)}$$

on va résoudre cette équation différentielle: on a sans second membre

$$V(t) = A \exp\left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R} t\right)$$

A est une constante à déterminer par des conditions initiales: cherchons la solution partculière:

$$V_p(t) = A(t) \exp\left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R} t\right)$$

$$\frac{dV_p(t)}{dt} = A'(t) \exp\left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R} t\right) + A(t) \left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R}\right) \exp\left(-\frac{B_0^2 l^2}{m R} t\right)$$

$$\text{posons } K = -\frac{B_0^2 l^2}{m R} \quad \therefore \quad \frac{dV_p(t)}{dt} + K V_p(t) = A'(t) e^{Kt}$$

$$\frac{dV_p(t)}{dt} + \frac{B_0^2 l^2}{m R} V_p(t) = A'(t) e^{Kt}$$

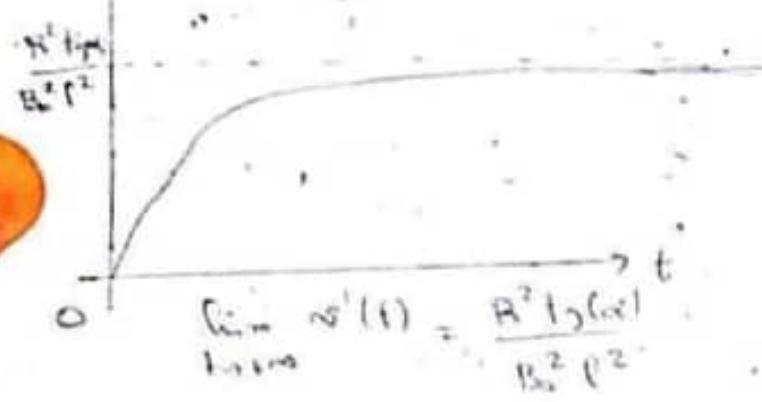
$$\begin{aligned} \text{avec } \int \frac{R^2 t g(\omega t)}{m} dt &= \frac{R^2}{m} \int t g(\omega t) dt \\ &= -\frac{R^2 t g(\omega t)}{\omega} + \frac{R^2}{\omega} \int g(\omega t) dt \\ &\quad \boxed{\text{Ainsi } v_p(t) = \frac{R^2 t g(\omega t)}{m \omega^2} e^{-\frac{m \omega^2 t}{R^2}}} \end{aligned}$$

$$v_p(t) = \frac{R^2 t g(\omega t)}{m \omega^2 R^2} \quad \text{(la solution particulière)}$$

La solution générale est donc

$$\begin{aligned} v(t) &= A \exp\left(-\frac{m \omega^2 t}{R^2}\right) + \frac{R^2 t g(\omega t)}{m \omega^2 R^2} \\ v(t) &= \frac{R^2 t g(\omega t)}{m \omega^2 R^2} \left(1 - \exp\left(-\frac{m \omega^2 t}{R^2}\right)\right) \end{aligned}$$

$$(t) \quad v(t) = \frac{R^2 t g(\omega t)}{m \omega^2 R^2} \left(1 - \exp\left(-\frac{m \omega^2 t}{R^2}\right)\right)$$

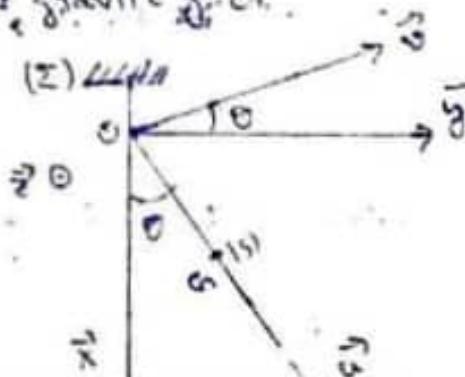


$$\lim_{t \rightarrow \infty} \frac{v(t)}{R^2 \omega^2} = \frac{R^2 t g(\omega t)}{m \omega^2 R^2}$$

- Mécanique:

- $R(\theta, \bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$ repère galiléen lié au bâti (Σ)

- $R_3(\theta, \bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$ repère lié au solide
- le solide est une tige homogène de longueur l de masse m de centre de gravité \bar{x}_c .



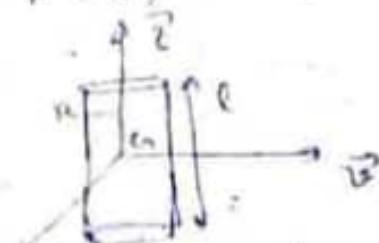
$$A) \quad H = \frac{I}{2} (\dot{\theta}^2) + \frac{A}{2} (\dot{\theta}^2) I_R$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{A}{2} \dot{\theta}^2 \right)_R = \frac{A}{2} \ddot{\theta} \cdot \ddot{\theta}$$

$$B) \quad \ddot{\theta}(t) = \frac{d^2}{dt^2} (\dot{\theta}^2)_R = -\frac{C}{I} \ddot{\theta} \cdot \ddot{\theta}$$

2) Etude cinétique:

i) déterminons la matrice d'inertie de l'antige en coordonnées dans la base $(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$ (antige = cylindre ou $R \approx 0$)



$$M_A^{RR} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}$$

Le cylindre représente une rotation axiale en \bar{z}

$$\Rightarrow A = B = \sigma \text{ (densité volumique démasse)} \\ C = \iiint_{\Omega} (x^2 + y^2) dm = \sigma \iiint_{\Omega} (x^2 + y^2) \rho dxdydz$$

$$x^2 + y^2 = r^2 \quad \sigma = \frac{m}{V} = \frac{m}{\pi R^2 l}$$

$$C = \frac{m}{R^2 l} \int_0^R r^3 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{l/2} dz = \frac{0}{2}$$

$$C = \frac{m}{R^2 l} \frac{\pi^4}{4} 2\pi \cdot l = \frac{m R^2}{2}$$

$$A = B = \frac{m}{R^2 l} \iiint (x^2 + y^2) dxdydz$$

$$= \frac{m}{R^2 l} \left(\iiint r^2 \cos^2 \theta d\theta dy dz + \right.$$

$$\left. T dy dz r^2 dz \right)$$

$$= \frac{m}{R^2 l} + \left(\frac{\pi^4}{4} \frac{l}{2} + \frac{\pi^2}{2} 2\pi \frac{l}{12} \right) =$$

$$A=B=\frac{m}{R\pi l^2} \left(\frac{K_1}{8} + \frac{1}{12} \right) = \frac{ml^2}{8\pi} + \frac{ml^2}{12}$$

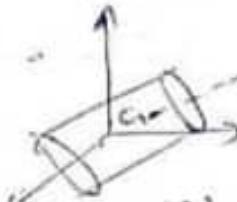
$$\vec{\sigma}_0(S/R) = \frac{ml^2}{3} \vec{e}_z$$

$$\text{pour } R \approx 0 \Rightarrow A=B=\frac{ml^2}{12}/c=0$$

La matrice d'inertie donc de l'atige est alors dans ($\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3$)

$$\text{est: } \begin{pmatrix} ml^2/12 & 0 & 0 \\ 0 & ml^2/12 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

pour et $R \approx 0$



$$M_{cn}^{(S)} = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & ml^2/12 & 0 \\ 0 & 0 & ml^2/12 \end{pmatrix}$$

2) on définit le moment cinétique comme suit:

$$C(S/R) = S \vec{R}_c = m \vec{v}(c/R)$$

$$\text{la résultante cinétique } \vec{\sigma}_n(S/R) = \vec{C}_0(S/R) + m \vec{v}(c/R) \wedge \vec{R}_c$$

$$\text{est: } \vec{R}_c = m \vec{v}(c/R) = \frac{ml}{2} \vec{e}_z \vec{v} \quad \therefore \frac{3}{m l^2} E_c(S/R) = ml^2 \vec{e}_z^2$$

$$3) \vec{\sigma}_n(S/R) = \int_{P(R)} \vec{R} \wedge \vec{v}(R/R) dm$$

$$= m \vec{R}_c \wedge \vec{v}(R/R) + M_n^{(S)} \vec{v}(S/R).$$

$$\text{pour } A = c_1 \quad \vec{\sigma}_n(S/R) = M_n^{(S)} \vec{v}(S/R)$$

$$\vec{\sigma}_n(S/R) = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & ml^2/12 & 0 \\ 0 & 0 & ml^2/12 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \vec{v} \end{pmatrix} = \frac{ml^2}{12} \vec{e}_z \vec{e}_z$$

Le moment cinétique est un torsion

$$\rightarrow \vec{\sigma}_n(S/R) = \vec{\sigma}_0(S/R) + m \vec{v}(c/R) \wedge \vec{e}_z$$

$$\vec{\sigma}_0(S/R) = \frac{ml^2}{12} \vec{e}_z + \frac{ml^2}{2} \vec{e}_z \wedge \frac{ml}{2} \vec{v}.$$

4) l'expression intégrale de $E_c(S/R)$ est: $\forall A \in (S)$

$$E_c(S/R) = \frac{1}{2} \int (v^2(P/R)) dm$$

$$= \frac{1}{2} m \vec{v}(A/R)^2 - \frac{1}{2} \vec{e}_z \vec{v}(S/R) \vec{e}_z \vec{v}(A/R)$$

$$\rightarrow \vec{v}(S/R) \vec{e}_z \vec{m} \vec{A} \vec{v}(A/R)$$

$$\text{pour } A = 0. \quad \vec{v}(S/R) = \vec{0}$$

$$\vec{E}_c(S/R) = \frac{1}{2} \vec{e}_z \vec{v}(S/R) \cdot M_0^{(S)} \vec{v}(S/R)$$

$$M_0^{(S)} = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & ml^2/12 + m \left(\frac{l}{2}\right)^2 & 0 \\ 0 & 0 & ml^2/12 - \left(\frac{l}{2}\right)^2 \end{pmatrix}$$

$$M_0^{(S)} = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{ml^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{ml^2}{3} \end{pmatrix}$$

$$\rightarrow E_c(S/R) = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} = \vec{0}$$

$$\Rightarrow E_c(S/R) = \frac{ml^2 \vec{e}_z^2}{3}$$

3) Etude dynamique:

en général

$$\vec{s}_n(S/R) = \frac{d}{dt} (\vec{\sigma}_n(S/R)) + \vec{v}(A/R) \wedge m \vec{v}(c/R)$$

$$\text{pour } A = c_1$$

$$\vec{s}_n(S/R) = \frac{d}{dt} \vec{\sigma}_n(S/R) = \frac{ml^2}{12} \vec{e}_z \vec{e}_z$$

1) Le moment dynamique est un torsion: la résultante

$$m \vec{v}(c/R) / \vec{s}_n(S/R) = \vec{s}_0 + m \vec{v}(c/R)$$

② suite

$$\vec{S}_0(S/R) = \vec{S}(S/R) + m\vec{\theta}(G(R)) \wedge \vec{e}_3$$

$$\boxed{\vec{S}_0(S/R) = \frac{ml^2 \omega}{12} \vec{e}_2} + \underbrace{-\frac{ml\dot{\theta}^2}{2} \vec{u} \wedge \vec{u} - \frac{l}{2} \vec{u}}_{=0}$$

③ Determinons le tenseur des

actions extérieures, appliquons en

sur (S) en θ : la seule force

appliquée en (S) est : $\vec{P} = mg \vec{e}_z$

D'où le tenseur des actions ext.

$$\left[\begin{matrix} T_{S-S} \\ S \end{matrix} \right] = \left\{ \begin{matrix} m\ddot{\theta} \\ 0 \end{matrix} \right\}$$

④ appliquons le PFD en R dans R,

$$m\vec{r}(G(R)) = \vec{mg} = mg \cos \theta \vec{u} - mg \sin \theta \vec{v}$$

$$\Rightarrow -\frac{ml\dot{\theta}^2}{2} \vec{u} = mg \cos \theta \vec{u} - mg \sin \theta \vec{v}$$

$$\left\{ \begin{matrix} \frac{ml\dot{\theta}^2}{2} + mg \cos \theta = 0, (i) \\ mg \sin \theta = 0 \end{matrix} \right.$$

en dérivant (i) on a :

$$ml\ddot{\theta} \dot{\theta} - mg \dot{\theta} \sin \theta = 0$$

$$\Rightarrow ml\ddot{\theta} - mg \sin \theta = 0$$

$$\boxed{\ddot{\theta} - \frac{g}{l} \sin \theta = 0} \quad \text{nœud}$$

l'équation du mvt :