

**LES RESULTATS DOIVENT ETRE JUSTIFIES ! REDIGER AVEC SOIN !**

**1 L'engrenage paradoxal (5 pts)**

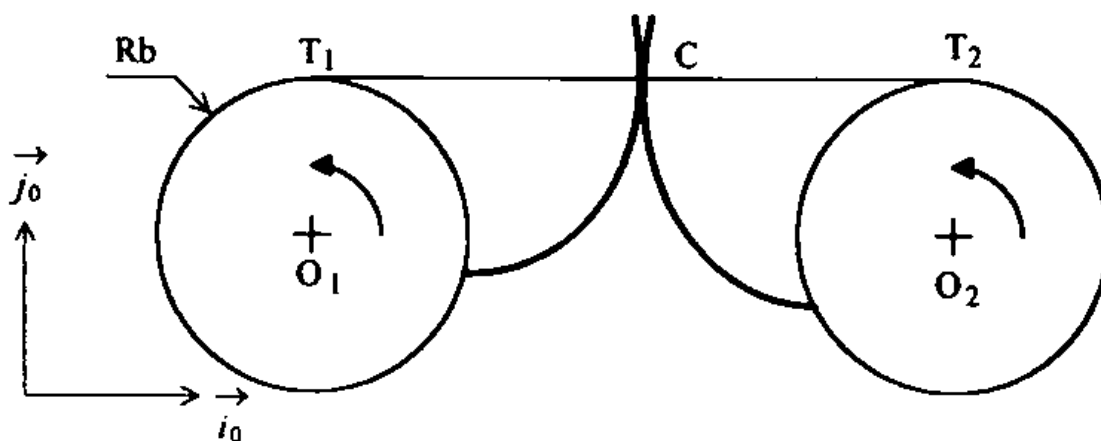
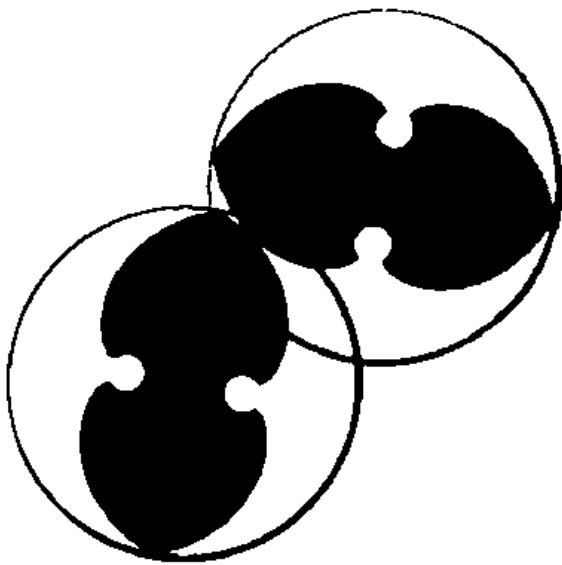
L'engrenage paradoxal dont il est question ici est visible en salle 110.

Les deux roues cylindriques à denture extérieure tournent dans le même sens et à la même vitesse ! Etonnant ! Non ?

Dans cet engrenage, les efforts sont transmis selon la ligne de conduite  $T_1T_2$  qui est parallèle à la ligne des centres  $O_1O_2$  des roues dentées .

Le profil des dents est la développante du cercle de rayon  $R_b$  (rayon de base).

Le point de contact entre les dents est noté  $C$ .



1 - (2 pts) La vitesse des roues dentées par rapport au référentiel fixe  $R_0$  est égale à  $\omega_{10}$  ( $= \omega_{20}$ ), notée simplement  $\omega$ .

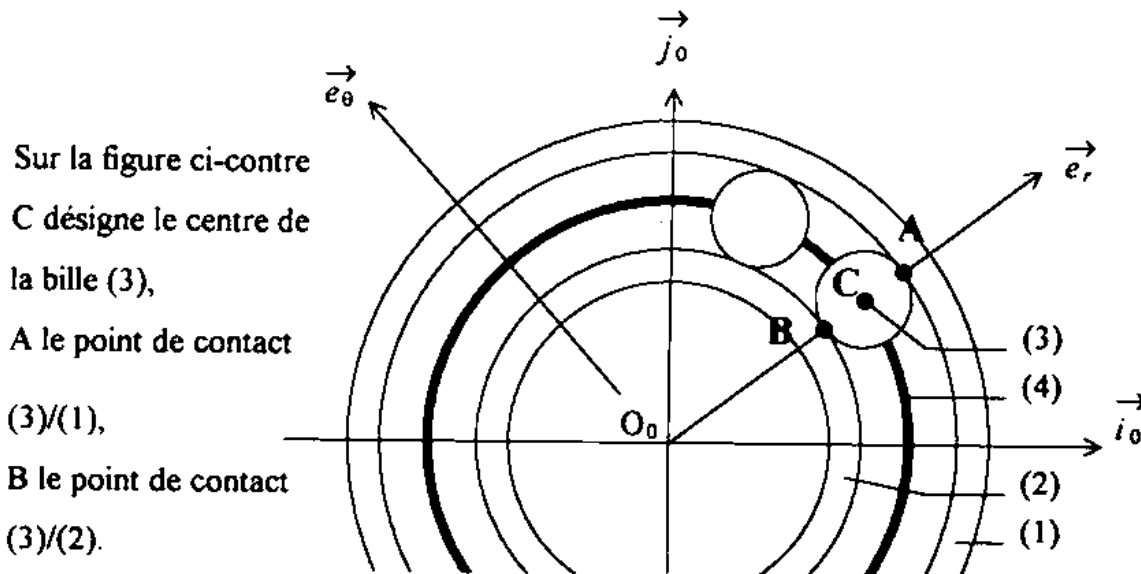
Exprimer la vitesse de rotation  $\omega_{21}$ . Quel est le mouvement 2/1.

Placer les C.I.R.  $I_{10}$ ,  $I_{20}$  et  $I_{21}$ .

2 - (3 pt) Exprimer dans  $R_0$  le vecteur vitesse de glissement au contact entre les dentures, en fonction de  $\omega$  et  $E$  qui mesure l'entraxe  $O_1O_2$ .

Il s'agit d'un problème plan. Un roulement à billes est constitué

- d'une bague intérieure (BI) indicée (2) sur laquelle...
- d'une bague extérieure (BE) indicée (1) à l'intérieur de laquelle...
- ... roulent des billes (indice (3)) ... maintenues dans une cage (4).



Toutes les billes ne sont pas représentées, ainsi que vous l'aurez remarqué !

Au besoin, définissez sur votre copie, une figure de travail sur laquelle vous porterez les indications que vous jugerez utiles.

Par rapport au référentiel fixe  $R_0$ ,

- la bague intérieure tourne à la vitesse  $\omega_{2/0}$ .
- la bague extérieure tourne (et oui, elle aussi !) à la vitesse  $\omega_{1/0}$ .
- la cage tourne à la vitesse  $\omega_{4/0}$

— tout ça autour de l'axe fixe  $(O_0, \vec{k}_0)$

Par rapport au référentiel mobile  $R_4$ ,

- la bille (3) tourne à la vitesse  $\omega_{3/0}$ ,

— autour de l'axe mobile  $(C, \vec{k}_0)$ .

Dans le repère d'écriture  $(O_0, \vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{k}_0)$  :

□ 2.1 -

Écrire  $\vec{v}(A)_{1/0}$  en fonction de  $\omega_{1/0}$  et du rayon  $O_0A$ , noté plus simplement  $R_1$ .

Écrire  $\vec{v}(B)_{2/0}$  en fonction de  $\omega_{2/0}$  et du rayon  $O_0B$ , noté plus simplement  $R_2$ .

Écrire  $\vec{v}(C)_{4/0}$  en fonction de  $\omega_{4/0}$  et du rayon  $O_0C$ , noté plus simplement  $R_4$ .

En déduire  $\vec{v}(C)_{3/0}$  !

□ 2.2 -

Ecrire  $\vec{v}(A)_{3,0}$  en fonction de  $R_4, \omega_{4,0}, \omega_{3,0}$  et du rayon CA, noté simplement  $r_3$ .

Ecrire  $\vec{v}(B)_{3,0}$  en fonction de  $R_4, \omega_{4,0}, \omega_{3,0}$  et du rayon CB, déjà noté  $r_3$ .

□ 2.3 -

Développer la condition de roulement sans glissement en A :  $\vec{v}(A)_{3/1} = \vec{0}$  et...

développer la condition de roulement sans glissement en B :  $\vec{v}(B)_{3/2} = \vec{0}$ .

En déduire  $\omega_{3,0}$  et  $\omega_{4,0}$  en fonction de  $R_1, R_2, \omega_{1,0}$  et  $\omega_{2,0}$ .

□ 2.4 -

*Applications numériques :*

1er cas :

Avec  $R_1 = 52 \text{ mm}$ ,  $R_2 = 34 \text{ mm}$ ,  $N_{1,0} = 0 \text{ tr/min.}$ ,  $N_{2,0} = 1500 \text{ tr/min.}$ , calculer  $\omega_{3,0}$  et  $\omega_{4,0}$ .

2ème cas :

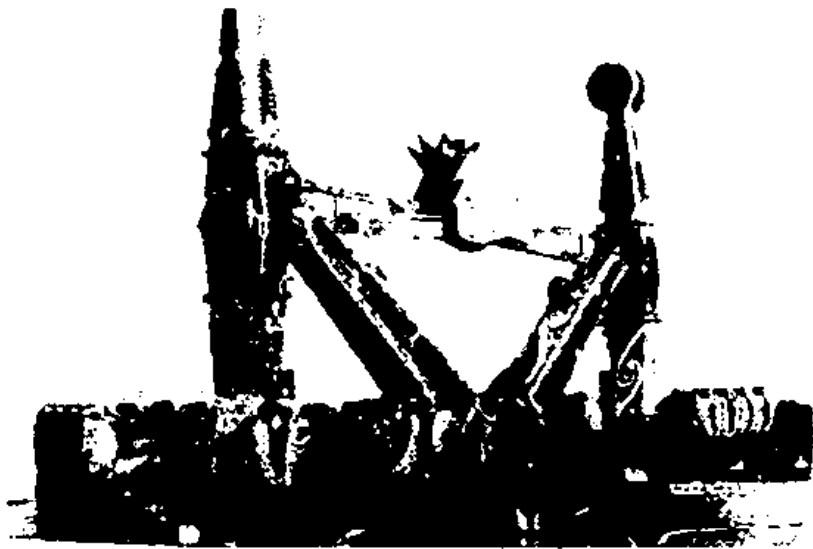
Mêmes dimensions.

Même  $N_{2,0}$ .

Calculer la vitesse  $N_{1,0}$  permettant d'obtenir  $\omega_{3,0} = 0$ . Puis calculer  $\omega_{4,0}$ .

Quel nom donnez-vous au mouvement de la bille (3) par rapport au référentiel fixe (0) ?

3 Vortex... \* (14 pts)



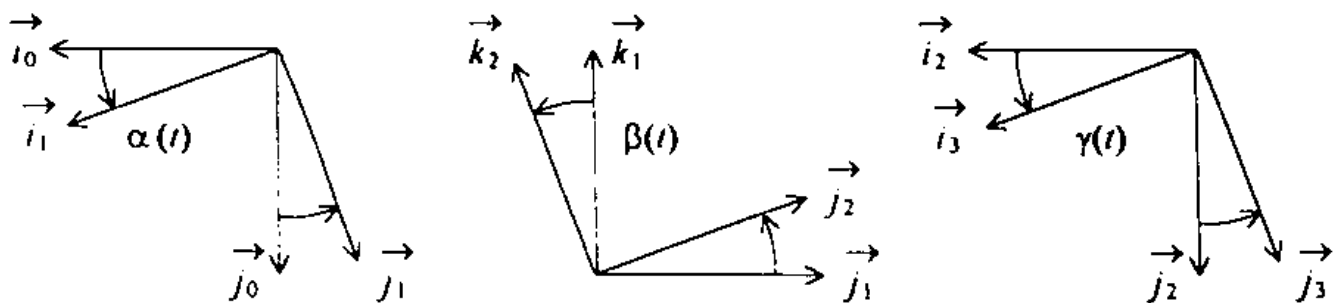
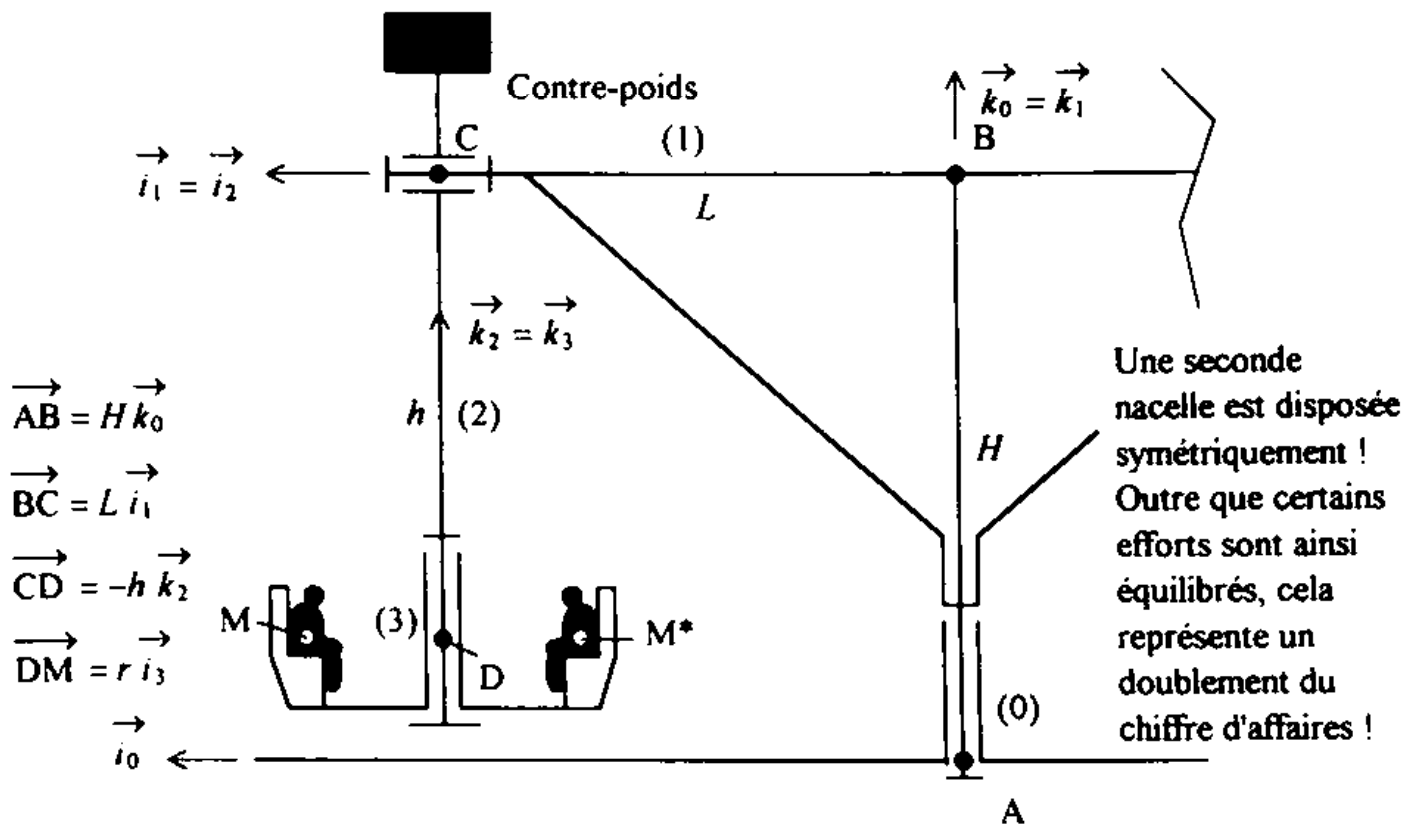
Un petit tour de manège 'Enchante' 'Vortex' fut la principale nouveauté de la foire aux manèges de l'hiver dernier, en pays brestois !

Ce manège comprend une nacelle (3) à l'intérieur de laquelle prennent place 16 fêtards ! Elle est articulée sur un bras (2), autour de l'axe mobile (C,  $\vec{k}_2 = \vec{k}_1$ )

Ce bras est lui-même articulé sur un support (1), autour de l'axe mobile (B,  $\vec{i}_1 = \vec{i}_2$ ).

Enfin, le support est guidé en rotation par rapport au référentiel fixe (0) autour de l'axe... fixe (A,  $\vec{k}_1 = \vec{k}_0$ ).

En fait, il existe encore un petit mouvement destiné à rendre les effets plus remarquables, mais... « il suffit ! ».



A des fins de premières simplifications, nous supposerons dès le début du problème que  $\alpha(t) = \beta(t) = \gamma(t) = \omega t$  pendant la phase la plus ludique qui est celle que nous étudions.

Dans le système d'axes qui vous semble le plus naturel, écrire

□ 3.1  $\vec{v}(D)_{3/2}$ , puis

$\vec{v}(D)_{2/1}$ , en remarquant que C est fixe dans le mouvement 2/1.

$\vec{v}(D)_{1/0}$ , en remarquant que B est fixe dans le mouvement 1/0

□ 3.2 A partir de maintenant, les expressions seront à écrire dans  $R_1$ . Ecrire

$\vec{v}(D)_{3/0}$ ,

$\vec{\Omega}_{3/0}$ .

□ 3.3 Développer l'expression de la vitesse  $\vec{v}(M)_{3/0}$ .

Note : après avoir répondu à la question précédente, il vous reste à exprimer  $\vec{DM} = r \vec{i}_3$  dans le référentiel  $R_1$  pour effectuer ce calcul.

□ 3.4 A des fins de nouvelles simplifications, nous supposerons maintenant que nous avons  $h \approx L$  et nous poserons  $r = \lambda L$ .

Exprimer  $\vec{v}(M)_{3/0}$  en fonction de  $L$ , de  $\lambda$  de  $\omega$  et des paramètres angulaires  $\alpha$ ,  $\beta$  et  $\gamma$ .

Poursuivre et calculer  $\vec{a}(M)_{3/0}$ ...

□ 3.4 - Applications numériques :

$L = 3,5 \text{ m}$      $\lambda = 0,5$      $\omega = \frac{\pi}{2} \text{ rad/s}$ .

A  $2\pi$  près, les positions des personnages M et M\* représentées sur le schéma correspondent à :

M  $\rightarrow (\alpha = 0, \beta = 0, \gamma = 0)$

M\*  $\rightarrow (\alpha = 0, \beta = 0, \gamma = \pi)$

Calculer les vitesses  $\vec{v}(M)_{3/0}$  et  $\vec{v}(M^*)_{3/0}$ , puis les accélérations  $\vec{a}(M)_{3/0}$  et  $\vec{a}(M^*)_{3/0}$ .

Comparer les modules (?) des accélérations à l'intensité du champ de gravitation terrestre (au voisinage de Brest) :  $g = 9,81 \text{ m/s}^2$ .