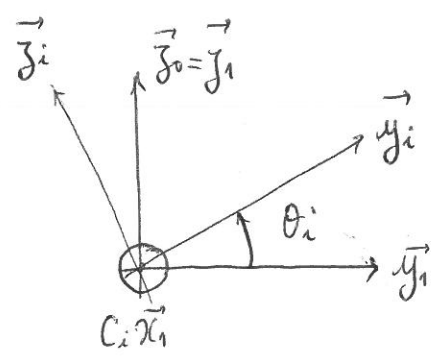
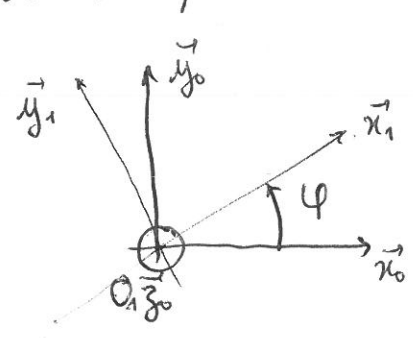


Examen Mécanique 3 IC 2014

I - Conditions cinématiques

Q1.1



$$\vec{V}_{I_2, 2/0} = \vec{0} \quad / \quad 0,5$$

$$\vec{V}_{C_2, 2/0} + (\vec{I}_2 \vec{C}_2 \wedge \vec{\Omega}_{2/0}) = \vec{0}$$

$$\vec{V}_{O_1, 1/0} + \frac{d}{dt}(-a\vec{x}_1)$$

$$\vec{V}_{O_1, 1/0} - a\dot{\varphi}\vec{y}_1$$

$$r\vec{z}_1 \wedge (\dot{\varphi}\vec{z}_1 + \dot{\theta}_2\vec{x}_1) = r\dot{\theta}_2\vec{y}_1$$

d'où

$$V_{y_1(O_1)} - a\dot{\varphi} + r\dot{\theta}_2 = 0 \quad / \quad 0,5$$

Q1.2

$$\vec{V}_{I_3, 3/0} = \vec{0} \quad \vec{V}_{C_3, 3/0} + (\vec{I}_3 \vec{C}_3 \wedge \vec{\Omega}_{3/0}) = \vec{0}$$

$$\vec{V}_{O_1, 1/0} + \frac{d}{dt}(a\vec{x}_1)$$

$$\vec{V}_{O_1, 1/0} + a\dot{\varphi}\vec{y}_1$$

$$r\vec{z}_1 \wedge (\dot{\varphi}\vec{z}_1 + \dot{\theta}_3\vec{x}_1) = r\dot{\theta}_3\vec{y}_1$$

$$V_{y_1(O_1)} + a\dot{\varphi} + r\dot{\theta}_3 = 0$$

/ 0,5

II. Accélération maximale

Q2.1

La rotation de lacet autour de $O_3 \vec{z}_0$ impose $V_{y_1}(O_1) = 0$

par ailleurs $\dot{\theta}_2 = -\dot{\theta}_3 = \frac{a}{r} \dot{\varphi}$ / 0,5

Q2.2 Le roulement sans glissement en I_2 et I_3

implique que l'action de contact se situe dans un cône de frottement

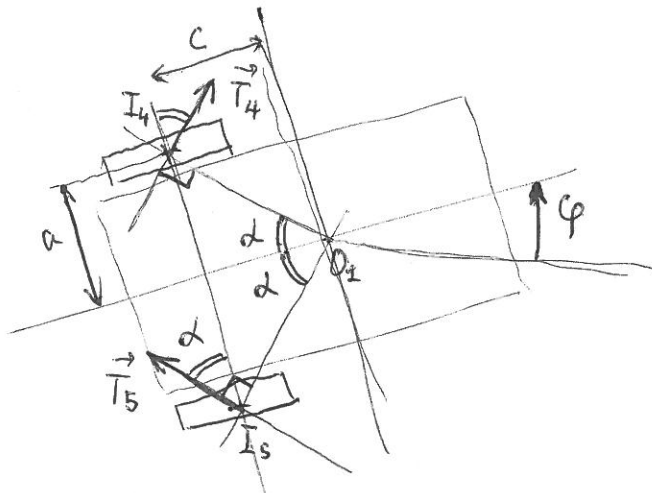
d'où $\|\vec{T}_2\| \leq f \cdot |N_2|$ et $\|\vec{T}_3\| \leq f |N_3|$

remarque : $\|\vec{T}_2\| = |T_{2y}|$ $\|\vec{T}_3\| = |T_{3y}|$ / 0,5

Q2.3 le glissement en I_4 et I_5 impliquent les

relations suivantes $\|\vec{T}_4\| = f' |N_4|$ $\|\vec{T}_5\| = f' |N_5|$ / 0,5

Q2.4



Pour $\dot{\varphi} > 0$, les roues 4 et 5 glissent en I_4 et I_5 avec une vitesse de glissement orthoradiale.

les actions tangentiels de contact s'opposent aux vitesses de glissement (voir schéma ci-dessus)

Q2.5 on isole $\{1+2+3\}$

- 1 ↓
- BAM extérieurs
- contact ponctuel en I_2 $T_2 \vec{y}_1 + N_2 \vec{z}_1$
 - contact ponctuel en I_3 $-T_3 \vec{y}_1 + N_3 \vec{z}_1$
 - contact ponctuel en I_4 $-T_4 \cos \alpha \vec{x}_1 + T_4 \sin \alpha \vec{y}_1 + N_4 \vec{z}_1$
 - contact ponctuel en I_5 $-T_5 \cos \alpha \vec{x}_1 - T_5 \sin \alpha \vec{y}_1 + N_5 \vec{z}_1$
 - pesanteur $\rightarrow \{1+2+3\}$ $- Mg \vec{z}_1$ en G

$$\Sigma \vec{F}_{\text{ext} \rightarrow E} = \vec{R}_d(E/R_0)$$

resultante dynamique $\vec{R}_d(E/R_0) = M \cdot \vec{\Gamma}_{G,1/R_0}$

$$= M(b\ddot{\varphi} \vec{x}_1 + b\dot{\varphi}^2 \vec{y}_1)$$

(mouvement de rotation autour d'un axe fixe)

$$\vec{a}_1 G = -b\ddot{y}_1 \quad \vec{v}_{G,1/R_0} = b\dot{\varphi} \vec{x}_1 \quad \gamma_{G,1/R_0} = b\ddot{\varphi} \vec{x}_1 + b\dot{\varphi}^2 \vec{y}_1$$

Equations

$$\begin{cases} -(T_4 + T_5) \cos \alpha = Mb \ddot{\varphi} \\ (T_2 - T_3) + (T_4 - T_5) \sin \alpha = Mb \dot{\varphi}^2 \\ N_2 + N_3 + N_4 + N_5 - Mg = 0 \end{cases}$$

Q2.6 les roues (2) et (3) sont considérées comme des solides

de révolution d'axe $C_2 \vec{x}_1$ et $C_3 \vec{x}_1$. les moments d'inertie dans la base liée au solide (2) autour de $C_2 \vec{y}_2$ et $C_2 \vec{z}_2$ sont égaux (il en est de même pour les moments d'inertie de (3) autour de $C_3 \vec{y}_3$ et $C_3 \vec{z}_3$).

les moments d'inertie sont donc identiques autour de tous les axes compris dans le plan $C_2 \vec{y}_2 \vec{z}_2$ (et $C_3 \vec{y}_3 \vec{z}_3$)

les matrices ont donc la même forme dans les bases (b_2) et (b_3) et dans la base (b_1)

Q2.7 on isole $\{1+2+3\} \equiv \{E\}$

BAM extérieures (Voir Q2.5)

$$\sum \vec{M}_{O_1, \text{ext} \rightarrow E} = \vec{\delta}_{O_1}(E/R_0) \quad /_{0,5}$$

Moment dynamique

$$\vec{\delta}_{O_1}(E/R_0) = \vec{\delta}_{O_1}(1/R_0) + \vec{\delta}_{O_1}(2/R_0) + \vec{\delta}_{O_1}(3/R_0)$$

O_1 point fixe
mouvement de rotation autour
d'un axe fixe d'un solide

$$\vec{\delta}_{O_1}(1/R_0) = \frac{d}{dt}(\vec{\sigma}_{O_1}(1/R_0))$$

$$\vec{\sigma}_{O_1}(1/R_0) = [I_{O_1}(1)] \{ \vec{\Omega}_{1/R_0} \} = (C_1 + Mb^2) \dot{\varphi} \vec{z}_1$$

$$[I_{O_1}(1)] = \begin{pmatrix} A_1 + Mb^2 & 0 & 0 \\ 0 & B_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 + Mb^2 \end{pmatrix}$$

$$\vec{\delta}_{O_1}(1/R_0) = (C_1 + Mb^2) \ddot{\varphi} \vec{z}_1 \quad /_{0,5}$$

C_2 centre d'inertie de (2)

$$\vec{\delta}_{C_2}(2/R_0) = \frac{d}{dt}(\vec{\sigma}_{C_2}(2/R_0))$$

$$\begin{aligned} \vec{\sigma}_{C_2}(2/R_0) &= [I_{C_2}(2)] (\vec{\Omega}_{2/0}) \\ &= \begin{pmatrix} A_2 & 0 & 0 \\ 0 & B_2 & 0 \\ 0 & 0 & B_2 \end{pmatrix}_{b_2} \begin{pmatrix} \dot{\theta}_2 \\ 0 \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix}_{b_2} = \begin{pmatrix} A_2 \dot{\theta}_2 \\ 0 \\ B_2 \dot{\varphi} \end{pmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{\delta}_{C_2}(2/R_0) &= \frac{d}{dt} (A_2 \dot{\theta}_2 \vec{x}_1 + B_2 \dot{\varphi} \vec{z}_1) \\ &= A_2 \ddot{\theta}_2 \vec{x}_1 + A_2 \dot{\theta}_2 \dot{\varphi} \vec{y}_1 + B_2 \ddot{\varphi} \vec{z}_1 \end{aligned}$$

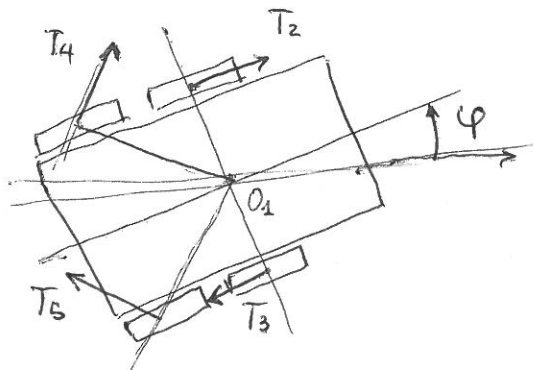
les masses de (2) et (3) étant négligées

$$\vec{\delta}_{C_2}(2/R_0) = \vec{\delta}_{O_1}(2/R_0)$$

$$\vec{\delta}_{C_3}(3/R_0) = \vec{\delta}_{O_1}(3/R_0)$$

on déduit
$$\vec{\delta}_{O_1, E/R_0} = A_2 (\ddot{\theta}_2 + \ddot{\theta}_3) \vec{x}_1 + A_2 (\dot{\theta}_2 \dot{\varphi} + \dot{\theta}_3 \dot{\varphi}) \vec{y}_1 + (C_1 + Mb^2 + 2B_2) \ddot{\varphi} \vec{z}_1$$

Moment des actions de contact autour de $O_1 \vec{z}_1$



$$-(T_2 + T_3) a$$

$$-(T_4 + T_5) \sqrt{a^2 + c^2}$$

L'équation de moment autour de l'axe $O_1 \vec{z}_1$ s'écrit alors

$$-(T_2 + T_3)a - (T_4 + T_5)\sqrt{a^2 + c^2} = (C_1 + Mb^2 + 2B_r)\ddot{\varphi}$$

$$k_1 = C_1 + Mb^2 + 2B_r$$

$$k_2 = -a$$

$$k_3 = -\sqrt{a^2 + c^2}$$

Q2-8

$$-(T_4 + T_5) = \frac{Mb^2 \ddot{\varphi}}{\cos \alpha}$$

$$\left(k_1 - \frac{Mb^2 \sqrt{a^2 + c^2}}{\cos \alpha}\right) \ddot{\varphi} = -a(T_2 + T_3)$$

on suppose par symétrie $N_2 = N_3$ et $N_4 = N_5$

$$(N_2 + N_3) = Mg - (N_4 + N_5) = Mg - \frac{1}{f'} \left(\frac{Mb^2 \ddot{\varphi}}{\cos \alpha} \right)$$

Accélération maximale lorsque $|T_2| = f|N_2|$ et $|T_3| = f|N_3|$

$$(T_2 + T_3) = (N_2 + N_3) \cdot f = - \frac{\left(k_1 - \frac{Mb^2 \sqrt{a^2 + c^2}}{\cos \alpha}\right) \ddot{\varphi}}{a}$$

III - Détermination des moments

Q3.1 $E_c(1+2+3) = E_c(1) + E_c(2) + E_c(3)$

1) mouvement de rotation autour de $O_1 \vec{z}_0$
 la matrice est donnée en G_1 } soit $E_c(1/0) = \frac{1}{2} I_{O_1 z_0} \dot{\varphi}^2$

avec $I_{O_1 z_0} = I_{G_1 z_0} + Mb^2$

soit on peut passer par l'expression générale en G_1 $E_c(1/0) = \frac{1}{2} M V_{G_1,1/0}^2 + \frac{1}{2} \vec{\Omega}_{1/0} [I_{G_1(1)}] \vec{\Omega}_{1/0}$ 0,5

2) mouvement de rotation autour de $O_1 \vec{z}_0 \oplus$ mouvement de rotation autour de $C_2 \vec{x}_1$

$$E_c(2/0) = \frac{1}{2} m \|\vec{V}_{C_2,2/0}\|^2 + \frac{1}{2} \vec{\Omega}_{2/0} [I_{C_2,2}] \vec{\Omega}_{2/0}$$

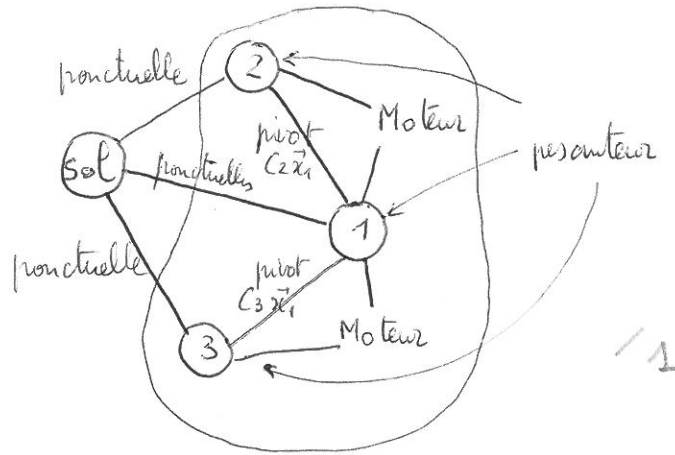
$$= \frac{1}{2} m \alpha^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} \begin{pmatrix} \dot{\theta}_2 \\ 0 \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_2 & 0 & 0 \\ 0 & B_2 & 0 \\ 0 & 0 & B_2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\theta}_2 \\ 0 \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix} = \frac{1}{2} (B_2 + m\alpha^2) \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} A_2 \dot{\theta}_2^2$$

3) Par analogie $E_c(3/0) = \frac{1}{2} (B_2 + m\alpha^2) \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} A_2 \dot{\theta}_3^2$ 1

soit $E_c(E/0) = \frac{1}{2} [C_1 + Mb^2 + 2B_2 + 2m\alpha^2] \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} A_2 \dot{\theta}_2^2 + \frac{1}{2} A_2 \dot{\theta}_3^2$

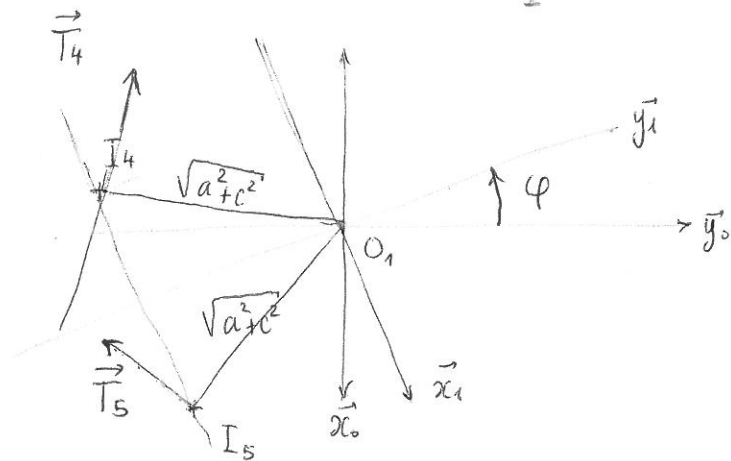
à partir de Q2.1 $E_c(E/0) = \frac{1}{2} \underbrace{[C_1 + Mb^2 + 2B_2 + 2m\alpha^2 + 2A_2 \frac{\alpha^2}{r^2}] \dot{\varphi}^2}_J$ 0,5

Q3-2 Puissance



Puissances extérieures :

- pesanteur : nulles car les centres de gravité sont dans le plan horizontal
- ponctuelle sol-2 et sol-3 : nulles car roulement sans glissement (il n'y a pas de résistance au roulement : supposée négligeable)
- ponctuelle en I_4 : $- f' \cdot |N_4| \cdot \sqrt{a^2 + c^2} \cdot \dot{\varphi}$
- ponctuelle en I_5 : $- f' \cdot |N_5| \cdot \sqrt{a^2 + c^2} \cdot \dot{\varphi}$



Puissances intérieures

- pivots parfaites : nulles
- moteur 2 : $C_m \cdot \dot{\theta}_2$ moteur 3 : $-C_m \cdot \dot{\theta}_3$

$$P_{AM} = - f' \cdot \sqrt{a^2 + c^2} \cdot (N_4 + N_5) \dot{\varphi} + 2 C_m \frac{\alpha}{r} \dot{\varphi}$$

Q3.4 Théorème de l'énergie cinétique

$$P_{\text{ext} \rightarrow E, R_0} + P_{\text{int}} = \frac{dE_c(E_0)}{dt}$$

$$-(T_4 + T_5) \sqrt{a^2 + c^2} \dot{\varphi} + 2C_m \frac{a}{r} \dot{\varphi} = J \cdot \dot{\varphi} \ddot{\varphi}$$

$$C_m = \frac{r}{2a} \left\{ J \ddot{\varphi} + \sqrt{a^2 + c^2} (T_4 + T_5) \right\}$$

/2