TD 1

Véhicule TIM – Corrigé

Détermination expérimentale du coefficient de résistance au roulement

Question 1 Écrire le principe fondamental de la statique appliqué au solide **1** réduit au point G en projection sur la base $(\overrightarrow{x}, \overrightarrow{y}, \overrightarrow{z})$.

Correction

- ▶ On isole le solide 1.
- ▶ Le solide est soumis à l'action de pesanteur et à l'action du sol.
- ► On applique le PFS :
 - TRS: $-T_{01}\overrightarrow{x} + N_{01}\overrightarrow{z} = -mg\overrightarrow{z_0} = -mg\left(\cos\alpha\overrightarrow{z} \sin\alpha\overrightarrow{x}\right);$
 - TMS en *G* en projection sur \overrightarrow{y} : $-C_r + RT_{01} = 0$.
- ➤ On résout :
 - $\bullet \quad -T_{01}+mg\sin\alpha=0;$
 - $N_{01} mg\cos\alpha = 0$;
 - $C_r = RT_{01}$.

Question 2 Déterminer l'expression analytique de l'angle α_{lim} à la limite de l'équilibre quand il y a début du roulement du solide 1 sur le plan 0.

Correction

À la limite du roulement, on a $C_r = rN_{01} \Leftrightarrow RT_{01} = rN_{01} \Leftrightarrow Rmg \sin \alpha_{\lim} = rmg \cos \alpha_{\lim}$ et $\tan \alpha_{\lim} = \frac{r}{R}$.

Pour une masse du solide 1 m=50 kg et pour un rayon R=0,25 m le roulement se produit à partir d'un angle α_{\lim} tel que tan $\alpha_{\lim}=0,008$.

Question 3 Déterminer le coefficient de résistance au roulement *r*.

Correction

 $r = 0.002 \,\mathrm{m}$.

Question 4 Au début du roulement, montrer qu'il ne peut pas y avoir glissement en A_1 si le coefficient de frottement au contact vaut f = 0, 5.

Correction

À la limite du glissement, on a $T_{01}=fN_{01}$ et $\frac{T_{01}}{N_{01}}=\tan\alpha$. Pour $\tan\alpha_{\lim}< f$ il y a donc roulement sans glissement.

Modélisation du véhicule

Question 5 Écrire les équations scalaires découlant des conditions de Roulement Sans Glissement (RSG) aux point A_{23} et A_4 .

Florestan Mathurin.

C1-05

C2-08

C2-09



Correction

En A_{23} , on a : $\overrightarrow{V(A_{23}, 23/0)} = \overrightarrow{0}$. On a alors $\overrightarrow{V(A_{23}, 23/0)} = \overrightarrow{V(A_{23}, 23/1)} + \overrightarrow{V(A_{23}, 1/0)}$ et $\overrightarrow{0} = \overrightarrow{V(O_{23}, 23/1)} + \overrightarrow{A_{23}O_{23}} \wedge \overrightarrow{\Omega(23/1)} + \overrightarrow{V(A_{23}, 1/0)} \Leftrightarrow \overrightarrow{0} = \overrightarrow{0} + \overrightarrow{Rz} \wedge \overrightarrow{\theta_{23}} \overrightarrow{y} + \dot{x} \overrightarrow{x}$ $\Rightarrow 0 = -R\dot{\theta}_{23} + \dot{x}.$ De même en A_4 , $0 = -R\dot{\theta}_4 + \dot{x}$.

Question 6 En isolant l'ensemble E = 1 + 2 + 3 + 4, écrire le théorème de la résultante dynamique en projection sur \overrightarrow{x} et \overrightarrow{z} .

Correction

- ightharpoonup On isole E.
- ► BAME :

• Pesanteur :
$$\{\mathcal{T} (\operatorname{Pes} \to E)\}$$
 = $\left\{ \begin{array}{l} -(M+3m) \, g \overrightarrow{z_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_{G_E}$ = $\left\{ \begin{array}{l} -(M+3m) \, g (\cos \alpha \overrightarrow{z} - \sin \alpha \overrightarrow{x}) \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_{G_E}$ ($-T_0 : \overrightarrow{x} + N_0 : \overrightarrow{z}$)

- Résistance au roulement : $\{\mathcal{T}(T \to 0)\}_i = \left\{ \begin{array}{c} -T_{0i}\overrightarrow{x} + N_{0i}\overrightarrow{z} \\ -C_r\overrightarrow{y} \end{array} \right\}_{A_i}$.
- Traînée : $\{\mathcal{T} \text{ (Trainee} \to E)\} = \left\{ \begin{array}{l} -\frac{1}{2} \rho S C_x \dot{x}^2 \overrightarrow{x} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_{O_{23}}$.
- ► La résultante dynamique est donnée par $(M + 3m) \Gamma(G, E/0) = (M + 3m) \vec{x} \vec{x}$.
- ▶ On applique le théorème de la résultante dynamique en projection sur \overrightarrow{x} et \overrightarrow{z} :
 - $(M + 3m) g \sin \alpha \frac{1}{2} \rho S C_x \dot{x}^2 T_{04} T_{023} = (M + 3m) \ddot{x}$ $-(M + 3m) g \cos \alpha + N_{04} + N_{023} = 0$

Question 7 Pour chacune des roues 23 et 4, écrire les 2 équations scalaires correspondant au théorème du moment dynamique respectivement en O_{23} et O_4 en projection $\operatorname{sur} \overrightarrow{y}$.

Correction

- ▶ On isole 23.
- ► BAME:
 - 23 est soumis à la pesanteur;
 - action de la pivot sans frottement avec le solide 1;
 - résistance au roulement : $\{\mathcal{T}(T \to 0)\}_{23} = \left\{ \begin{array}{c} -T_{023}\overrightarrow{x} + N_{023}\overrightarrow{z} \\ -N_{023}\overrightarrow{r}\overrightarrow{y} \end{array} \right\}_{A_{23}} =$ $\left\{ \begin{array}{l} -T_{023}\overrightarrow{x} + N_{023}\overrightarrow{z} \\ (-rN_{023} + RT_{023})\overrightarrow{y} \end{array} \right\}_{O_{23}}.$
- ► Le moment dynamique de O_{23} centre d'inertie des roues en projection sur $\overrightarrow{y_0}$ s'écrit $\delta\left(\overrightarrow{O_{23},23/0}\right)\overrightarrow{y_0}=2I\ddot{\theta}_{23}.$
- ► TMD en O_{23} en projection sur $\overrightarrow{y_0}$ s'écrit donc $-rN_{023} + RT_{023} = 2I\ddot{\theta}_{23}$.

De même pour la roue 4 en ajoutant la sollicitation du couple moteur : $-rN_{04} + RT_{04} + C_m =$ $I\ddot{\theta}_4$.

Question 8 Montrer à partir des équations scalaires obtenues précédemment que le couple moteur C_m vaut: $C_m = (M + 3m) g \cos \alpha r + \left[\frac{3I}{R} + R (M + 3m) \right] \ddot{x} - R (M + 3m) g \sin \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3m) g \cos \alpha + \frac{3I}{R} + R (M + 3$



$$\frac{1}{2}R\rho SC_{x}\dot{x}^{2}.$$

On a:
$$C_m = I\ddot{\theta}_4 + rN_{04} - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + rN_{04} - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} - rN_{023} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + \frac{2I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + \frac{2I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + 2I\ddot{\theta}_{23} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04}$$

$$= \frac{I}{R}\ddot{x} - RT_{023} + r(M + 3m)g\cos\alpha - RT_{04} = \frac{I}{R}\ddot{x} + r(M +$$

Question 9 Identifier dans l'expression de C_m les différentes actions qui ont tendance à affecter l'avancement du véhicule.

Correction

$$C_{m} = \underbrace{(M+3m)\,gr\cos\alpha}_{\text{R\'esistance au roulement}} - \underbrace{(M+3m)\,gR\sin\alpha}_{\text{Couple pour monter la pente}} + \underbrace{\left(\frac{3I}{R}+R\,(M+3m)\right)\ddot{x}}_{\text{Couple pour vaincre les effets d'inertie}} + \underbrace{R\frac{1}{2}\rho SC_{x}\dot{x}^{2}}_{\text{Couple pour vaincre la train\'es}}$$

Question 10 Déterminer l'expression du couple moteur C_m quand le véhicule a une vitesse constante V sur une piste horizontale.

Correction

À vitesse constante sur du plat, on a :

$$C_m = \underbrace{(M+3m)\,gr}_{\text{Résistance au roulement}} + \underbrace{R\frac{1}{2}\rho SC_x\dot{x}^2}_{\text{Couple pour vaincre la trainée}}$$

Question 11 Déterminer dans les conditions d'essais le produit $\frac{1}{2}\rho SC_x$ caractérisant les effets aérodynamiques sur le véhicule. On précisera les unités.

Correction

La vitesse constante atteinte sur les graphes est de
$$17\,\mathrm{m\,s^{-1}}$$
. Par ailleurs $\frac{1}{2}\rho SC_x = \frac{C_m - (M+3m)\,gr}{R\dot{x}^2} = \frac{3,245 - (70+3\cdot1)\cdot10\cdot0,002}{0,25\cdot17^2} = 0,025\,\mathrm{kg\,m^{-1}}.$

Question 12 Évaluer la pente maximum que peut monter ce véhicule à vitesse stabilisée de $5 \,\mathrm{km}\,\mathrm{h}^{-1}$ (on négligera le couple de résistance au roulement).

Correction

