

TD 1 – Corrigé



Dynamique du véhicule – Chariot élévateur à bateaux*

X – ENS – PSI – 2012

Savoirs et compétences :

- ☐ Res1.C2 : principe fondamental de la dynamique
- ☐ Res1.C1.SF1 : proposer une démarche permettant la détermination de la loi de mouvement

Présentation

Étude de la position du centre de gravité

Objectif L'objectif est de valider l'exigence suivante : « req 2.6 : la position du centre de gravité de l'ensemble $\Sigma = \{\text{chariot, tablier, contrepoids}\}$ doit être situé à un tiers de l'empattement par rapport à l'axe des roues arrière ».

Question 1 Déterminer l'expression de x_{G_C} afin de valider l'exigence req 2.6.

Correction On a $\vec{OG} = \frac{m_T}{m_T + m_1 + m_C} \vec{OG_T} + \frac{m_1}{m_T + m_1 + m_C} \vec{OG_1} + \frac{m_C}{m_T + m_1 + m_C} \vec{OG_C}$. On souhaite que $\vec{OG} = \vec{0}$. On a donc $0 = \frac{m_T}{m_T + m_1 + m_C} x_{G_T} + \frac{m_1}{m_T + m_1 + m_C} x_{G_1} + \frac{m_C}{m_T + m_1 + m_C} x_{G_C}$ et donc : $x_{G_C} = -\frac{m_T}{m_C} x_{G_T} - \frac{m_1}{m_C} x_{G_1}$.

Pour toute la suite de l'étude, les points G et O sont supposés confondus et la masse totale de l'ensemble $\Sigma = \{\text{chariot, tablier, contrepoids}\}$ est notée M .

Étude du basculement frontal

Question 2 Écrire les équations issues de l'application du principe fondamental de la dynamique à l'ensemble $\{\Sigma, B\}$. Le théorème du moment dynamique sera appliqué au point I_4 .

Correction On isole $\{\Sigma, B\}$.

On fait le BAME.

- Poids du bateau : $\{\mathcal{T}(\text{pes} \rightarrow B)\} = \left\{ \begin{matrix} -m_B g \vec{z} \\ \vec{0} \end{matrix} \right\}_O = \left\{ \begin{matrix} -m_B g \vec{z} \\ m_B g \vec{y} \left(x_{G_B} - \frac{2L}{3} \right) + E m_B g \vec{x} \end{matrix} \right\}_{I_4}$.
- Poids de Σ : $\{\mathcal{T}(\text{pes} \rightarrow \Sigma)\} = \left\{ \begin{matrix} -M g \vec{z} \\ \vec{0} \end{matrix} \right\}_O = \left\{ \begin{matrix} -M g \vec{z} \\ -\frac{2M g L}{3} \vec{y} + E M g \vec{x} \end{matrix} \right\}_{I_4}$.
- Action du sol sur chaque roue :
 - $\{\mathcal{T}(\text{sol} \rightarrow P_1)\} = \left\{ \begin{matrix} -T_1 \vec{x} + N_1 \vec{z} \\ L N_1 \vec{y} \end{matrix} \right\}_{I_4}$;
 - $\{\mathcal{T}(\text{sol} \rightarrow P_2)\} = \left\{ \begin{matrix} -T_1 \vec{x} + N_1 \vec{z} \\ -2E N_2 \vec{x} + L N_2 \vec{y} - 2E T_2 \vec{z} \end{matrix} \right\}_{I_4}$;
 - $\{\mathcal{T}(\text{sol} \rightarrow P_3)\} = \left\{ \begin{matrix} -T_3 \vec{x} + N_3 \vec{z} \\ -2E N_2 \vec{x} + L N_2 \vec{y} - 2E T_2 \vec{z} \end{matrix} \right\}_{I_4}$;
 - $\{\mathcal{T}(\text{sol} \rightarrow P_4)\} = \left\{ \begin{matrix} -T_4 \vec{x} + N_4 \vec{z} \\ \vec{0} \end{matrix} \right\}_{I_4}$.

Calcul du $\{\mathcal{D}(\{\Sigma, B\}/0)\}$.

$$\{\mathcal{D}(\{\Sigma, B\}/0)\} = \left\{ \begin{matrix} \overrightarrow{R_d(\{\Sigma, B\}/0)} \\ \overrightarrow{\delta(I_4, \{\Sigma, B\}/0)} \end{matrix} \right\}_{I_4}.$$

On a $\overrightarrow{R_d(\{\Sigma, B\}/0)} = -(M + m_B) \text{dec}_x \vec{x}_1$.

Par ailleurs, on a $\overrightarrow{\delta(G, \{\Sigma, B\}/0)} = \overrightarrow{\delta(G, \{\Sigma, B\}/0)} + \overrightarrow{\delta(G, \{\Sigma, B\}/0)}$. Le bateau étant en translation par rapport

au bâti, on a donc :

- $\overrightarrow{\delta}(G, \{\Sigma\}/0) = \overrightarrow{0}$ et $\overrightarrow{\delta}(I_4, \{\Sigma\}/0) = \overrightarrow{\delta}(G, \{\Sigma\}/0) + \overrightarrow{I_4 G} \wedge \overrightarrow{R_d(\{\Sigma\}/0)} \left(-2\frac{L}{3}\overrightarrow{x_1} - E\overrightarrow{y_1} + h\overrightarrow{z_1} \right) \wedge -M\text{dec}_x \overrightarrow{x_1} = -M\text{dec}_x (E\overrightarrow{z_1} + h\overrightarrow{y_1})$;
- $\overrightarrow{\delta}(G, \{B\}/0) = \overrightarrow{0}$ et $\overrightarrow{\delta}(I_4, \{B\}/0) = \overrightarrow{\delta}(G_B, \{B\}/0) + \overrightarrow{I_4 G_B} \wedge \overrightarrow{R_d(\{B\}/0)} = \left(\left(-x_{G_B} + 2\frac{L}{3} \right) \overrightarrow{x_1} + E\overrightarrow{y_1} + (z_{G_B} + h)\overrightarrow{z_1} \right) \wedge -m_B\text{dec}_x \overrightarrow{x_1} = m_B\text{dec}_x (E\overrightarrow{z_1} - (z_{G_B} + h)\overrightarrow{y_1})$;
- au final, $\overrightarrow{\delta}(I_4, \{\Sigma, B\}/0) = m_B\text{dec}_x (E\overrightarrow{z_1} - (z_{G_B} + h)\overrightarrow{y_1}) - M\text{dec}_x (E\overrightarrow{z_1} + h\overrightarrow{y_1})$.

On applique le PFD.

- Théorème de la résultante dynamique :
 - suivant $\overrightarrow{x_1}$: $-(M + m_B)\text{dec}_x = -\sum_{i=1}^4 T_i$;
 - suivant $\overrightarrow{y_1}$: $0 = 0$;
 - suivant $\overrightarrow{z_1}$: $0 = \sum_{i=1}^4 N_i - (M + m_B)g$.
- Théorème du moment dynamique :
 - suivant $\overrightarrow{x_1}$: $0 = E m_B g + E M g - 2 E N_2 - 2 E N_3$;
 - suivant $\overrightarrow{y_1}$: $-m_B\text{dec}_x (z_{G_B} + h) - M\text{dec}_x h = L(N_1 + N_2) + m_B g \left(x_{G_B} - 2\frac{L}{3} \right) - \frac{M g 2L}{3}$;
 - suivant $\overrightarrow{z_1}$: $m_B\text{dec}_x E - M\text{dec}_x E = -2 E T_2 - 2 E T_3$.

Question 3 Donner les hypothèses qui peuvent être faites afin de réduire le nombre d'inconnues du problème.

Correction

On considère que le basculement a lieu lorsque les roues arrière perdent le contact avec le sol.

Question 4 Déterminer alors l'expression de dec_x .

Correction

Le facteur d'adhérence entre le pneu et la route est noté f .

Question 5 Donner les expressions de N_4 et T_4 et expliquer qualitativement comment vérifier que le basculement a lieu avant le glissement afin de justifier l'hypothèse faite en début d'étude.

Correction

Étude du basculement latéral

Question 6 Quel théorème doit-on utiliser afin d'obtenir directement l'équation permettant de déterminer l'expression de V qui provoque le basculement latéral?

Correction

Question 7 En déduire l'expression de V qui provoque le basculement latéral.

Correction