Étude dynamique du couple moteur de

l'essuie-glace

Nissan Qashqai – Analyse du système amorti

Loubna Taleb-Zélie Besancenet

Mars 2025

Modélisation dynamique

On applique la deuxième loi de Newton pour la rotation :

$$\sum \tau = J\ddot{\theta}(t)$$

où:

— J est le moment d'inertie (kg·m²),

— $\ddot{\theta}(t)$ est l'accélération angulaire (rad/s²),

— $\sum \tau$ est la somme des couples appliqués autour de l'axe.

Dans le cas de l'essuie-glace, les couples suivants s'appliquent :

— Le couple moteur C(t) (forçage),

— Le couple de rappel élastique $-k\theta(t)$ (provenant de la déformation élastique des composants comme les tiges, axes, bielles... selon la loi de Hooke),

— Le couple d'amortissement visqueux $-c\dot{\theta}(t)$ (modélisation des pertes mécaniques et frottements).

On obtient donc:

$$J\ddot{\theta}(t) = C(t) - c\dot{\theta}(t) - k\theta(t)$$

Ce qui donne l'équation différentielle complète :

$$J\ddot{\theta}(t) + c\dot{\theta}(t) + k\theta(t) = C(t)$$

En divisant par J, on obtient la forme normalisée :

$$\ddot{\theta}(t) + 2\zeta\omega_0\dot{\theta}(t) + \omega_0^2\theta(t) = \frac{C(t)}{J}$$

avec :

$$\begin{split} & - \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{J}} : \text{pulsation propre (rad/s)}, \\ & - \zeta = \frac{c}{2\sqrt{kJ}} : \text{coefficient d'amortissement.} \end{split}$$

Étude du système libre (sans forçage)

On étudie l'équation sans couple moteur externe (C(t) = 0):

$$\ddot{\theta}(t) + 2\zeta\omega_0\dot{\theta}(t) + \omega_0^2\theta(t) = 0$$

On résout l'équation caractéristique :

$$\lambda^2 + 2\zeta\omega_0\lambda + \omega_0^2 = 0$$

Le discriminant est :

$$\Delta = 4\omega_0^2(\zeta^2 - 1)$$

Cas 1 : Sous-amorti $(0 < \zeta < 1)$

$$\lambda_{1,2} = -\zeta \omega_0 \pm i\omega_0 \sqrt{1 - \zeta^2}$$

La solution est:

$$\theta(t) = e^{-\zeta\omega_0 t} \left(A\cos(\omega_d t) + B\sin(\omega_d t) \right)$$

avec $\omega_d = \omega_0 \sqrt{1 - \zeta^2}$.

 \Rightarrow Oscillations décroissantes dans le temps, c'est ce qu'on observe sur le signal mesuré par la jauge de contrainte.

Cas 2 : Amortissement critique ($\zeta = 1$)

$$\lambda = -\omega_0$$

Solution:

$$\theta(t) = (A + Bt)e^{-\omega_0 t}$$

 \Rightarrow Pas d'oscillation, retour rapide à l'équilibre.

Cas 3 : Sur-amorti ($\zeta > 1$)

$$\lambda_{1,2} = -\zeta \omega_0 \pm \omega_0 \sqrt{\zeta^2 - 1}$$

Solution:

$$\theta(t) = Ae^{\lambda_1 t} + Be^{\lambda_2 t}$$

 \Rightarrow Retour lent à l'équilibre sans oscillation.

Conclusion sur l'allure du couple

La forme du couple mesuré sur le bras d'essuie-glace (signal orange) montre des oscillations qui décroissent dans le temps. Cela correspond au cas d'un système sous-amorti $(0 < \zeta < 1)$. Ces oscillations sont causées par :

- Les effets d'inertie lors du démarrage du mouvement,
- Les liaisons mécaniques élastiques (tiges, bielles, paliers, déformations de l'axe moteur...),
- Le comportement dynamique avec frottement et souplesse (modélisé par un ressort et un amortisseur).