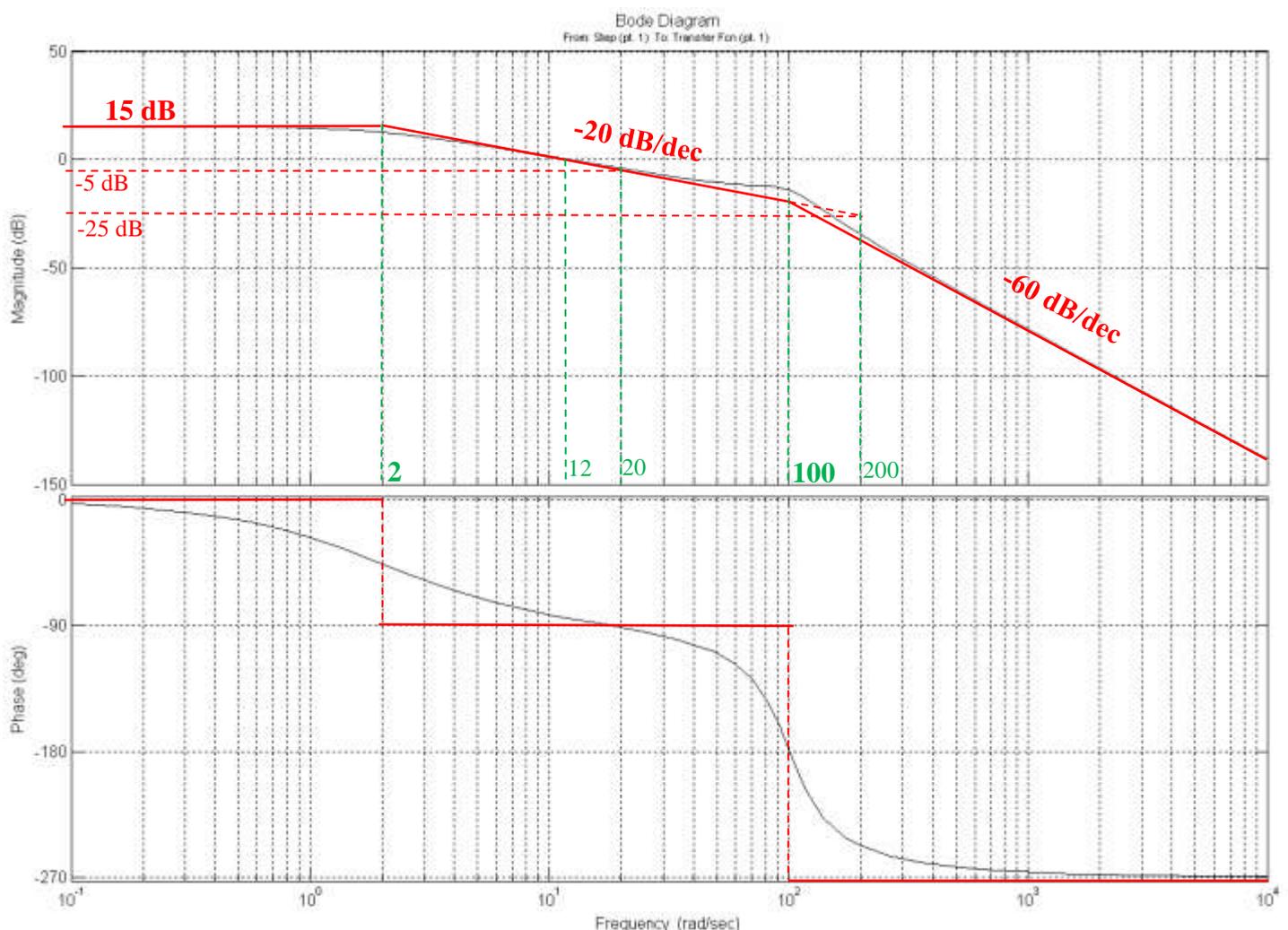


Exercice :

$$H(p) = \frac{6}{(1 + 0,5 \cdot p) \cdot \left(1 + 0,006 \cdot p + \frac{1}{100^2} \cdot p^2\right)} = H_1(p) \cdot H_2(p)$$

Q1 : Etude asymptotique : cassures à $\omega_{c1} = \frac{1}{0,5} = 2 \text{ rad/s}$ et $\omega_{c2} = 100 \text{ rad/s}$

- $\omega \ll 2$ ou BF : $H(p) \approx 6$ donc asymptote de gain horizontale à $20 \log 6 \approx 15 \text{ dB}$ et asymptote de phase horizontale à 0°
- $2 \ll \omega \ll 100$: $H(p) \approx \frac{6}{0,5 \cdot p}$ donc asymptote de gain de pente -20 dB/dec passant par les points ($\omega = 2$; $G_{dB} = 15$) et ($\omega = 12$; $G_{dB} = 0$) par exemple et asymptote de phase horizontale à -90°
- $\omega \gg 100$ ou HF : $H(p) \approx \frac{6}{\left(\frac{0,5}{100^2} \cdot p^3\right)}$ donc asymptote de gain de pente -60 dB/dec et asymptote de phase horizontale à -270°



Q2 : Il y a résonance pour la fonction de transfert $H_2(p)$ car c'est une FT du deuxième ordre avec un coefficient d'amortissement ($\xi = \frac{1}{2} \cdot 100 \cdot 0,006 = 0,3$) inférieur à $\frac{1}{\sqrt{2}}$.

Problème :

Q1) Expliquer en quoi le diagramme de Bode de la figure 6 est cohérent avec les critères souhaités de l'exigence du cahier des charges.

- *Précision de l'angle de rotation : parfaite aux basses fréquences* → On a bien un gain nul en dB (et donc de 1 en réel)
- *Résonance : Pas de résonance* → Pas de dépassement du gain par rapport à la valeur statique : OK
- *Résonance : Pulsation de cassure* $\omega_c = 2\pi * 5 \text{ Hz}$ → OK
- *Filtrage des vibrations hautes fréquences : Décroissance de 40dB/décade* → La courbe descend de 80 dB en 2 décades ($\omega_c \rightarrow 100\omega_c$) : OK

Q2) Déterminer l'expression analytique, dans le domaine de Laplace, de la fonction de transfert

$$H(p) = \frac{Z_8(p)}{Z_7(p)} \text{ du filtre réalisé. « } p \text{ » est la variable de Laplace.}$$

Par transformée de Laplace en considérant les conditions initiales nulles :

$$-k_T(Z_8(p) - Z_7(p)) - c_T p(Z_8(p) - Z_7(p)) = Mp^2 Z_8(p)$$

$$H(p) = \frac{Z_8(p)}{Z_7(p)} = \frac{k_T + c_T p}{k_T + c_T p + Mp^2}$$

Q3) Montrer que $H(p)$ peut se mettre sous la forme suivante :
$$H(p) = \frac{1 + 2 \frac{\xi}{\omega_0} p}{1 + 2 \frac{\xi}{\omega_0} p + \frac{p^2}{\omega_0^2}}$$

$$H(p) = \frac{1 + \frac{c_T}{k_T} p}{1 + \frac{c_T}{k_T} p + \frac{M}{k_T} p^2} = \frac{1 + 2 \frac{\xi}{\omega_0} p}{1 + 2 \frac{\xi}{\omega_0} p + \frac{p^2}{\omega_0^2}} \quad \text{On trouve :}$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k_T}{M}}$$

$$\xi = \frac{c_T}{2\sqrt{k_T M}}$$

Q4) Montrer la pertinence du choix des bras en comparant la valeur numérique de ω_0 à la pulsation de cassure ω_c souhaitée (voir figure 6).

$$\omega_0 = 31,6 \text{ rad.s}^{-1}$$

$$\omega_c = 2\pi * 5 = 31,4 \text{ rad.s}^{-1} \quad \text{La raideur du ressort correspond bien au } \omega_c \text{ désiré.}$$

Q5) Représenter, sur le document réponse 3, les diagrammes de Bode de $H(p)$, pour $\xi = 1$

$$\text{Pour } \xi = 1, H(p) = \frac{1 + 0,063p}{1 + 0,063p + 0,001p^2}. \text{ Tracés à la fin.}$$

Q6) Commenter le choix de ξ à prendre. Discuter en particulier de son influence sur la résonance et le filtrage hautes fréquences.

D'après la figure 9, il faut que ξ soit supérieur ou égal à 2, pour qu'il n'y ait pas de résonance.

Quand ξ augmente, le phénomène de résonance diminue puis s'annule.

La décroissance du gain aux hautes fréquences est de -20 dB/décade alors que le cahier des charges impose -40 dB/décade.

La diminution de la valeur ξ permet d'obtenir sur une bande de fréquence une décroissance à -40 dB/décade, mais celle-ci ne continue pas jusqu'à l'infini.

Q7) Conclure quant à la pertinence du choix d'un amortissement actif pour satisfaire les niveaux des critères de l'exigence du cahier des charges 6.

D'après la question précédente, il est impossible de satisfaire à tous les critères de la fonction FS1 du cahier des charges avec ce filtre passif.

Q8) Déterminer l'expression de μ_1 et μ_2 , et calculer numériquement les fonctions de transfert $\frac{Z_8(p)}{Z_7(p)}$ et $\frac{\theta_8(p)}{\theta_7(p)}$,

en laissant h comme inconnue.

$$\frac{Z_8(p)}{Z_7(p)} = \frac{2k/M}{p^2 + gp + 2k/M} \quad \frac{\theta_8(p)}{\theta_7(p)} = \frac{2k/(3(B_8 + Mh^2))}{p^2 + gp + 2k/(3(B_8 + Mh^2))}$$

$$\text{Donc } \mu_1 = \frac{2k}{M} \text{ soit } \mu_1 = 1000s^{-2} \quad \mu_2 = \frac{2kL^2}{3(B_8 + Mh^2)} \text{ soit } \mu_2 = \frac{30000}{(83 + 1000h^2)}s^{-2}$$

Q9) Exprimer, en fonction de μ , la condition que g doit vérifier pour qu'il n'y ait pas de résonance. Les fonctions de transfert sont du second ordre. Pour ne pas avoir de résonance, le coefficient d'amortissement de chaque fonction doit être supérieur à $\frac{\sqrt{2}}{2}$.

Pour la fonction générique $\frac{S(p)}{E(p)} = \frac{\mu}{p^2 + gp + \mu}$ le coefficient d'amortissement vaut :

$$\xi = \frac{g}{2\sqrt{\mu}} > \frac{\sqrt{2}}{2} \text{ Donc } g > \sqrt{2\mu}$$

Q10) Déterminer la valeur de h qui permettrait, au mieux, de satisfaire la valeur de ω_c pour chaque mouvement.

Pour le second niveau du critère « résonance », on veut $\omega_c = 2\pi * 5Hz$.

Avec la fonction générique $\frac{S(p)}{E(p)} = \frac{\mu}{p^2 + gp + \mu}$ la pulsation de cassure vaut : $\omega_c = \sqrt{\mu}$

Il faut donc chercher à avoir μ_1 et μ_2 le plus proche de $100.\pi^2 = 986,9 s^{-2}$

Pour les mouvements de translation selon \vec{z}_7 , μ_1 en est proche quel que soit h .

Par contre, pour les mouvements de rotation autour de \vec{y}_7 , μ_2 ne dépasse pas $360s^{-2}$.

Il faut choisir une valeur de h la plus faible possible.

Q11) Conclure quant à la capacité de la plateforme à satisfaire ou non le niveau « pas de résonance » de l'exigence du cahier des charges.

D'après la question 9, on doit avoir :

$$\mu < g^2 / 2 = 1250 s^{-2}$$

Au passage, l'unité est bien la même que dans l'énoncé : $[s^{-2}] = [N].[kg]^{-1}.[m]^{-1}$

Cette condition est vérifiée pour μ_1 et μ_2 quelle que soit la valeur de h entre 0 et 1 m.

Q12) Lors d'un mouvement à 1,5 Hz, déterminer la diminution d'amplitude entre $\theta_8(t)$ et $\theta_7(t)$ dû au non-respect du niveau lié à la pulsation de cassure de l'exigence du cahier des charges.

$$\text{À } 1.5Hz, \omega = 2\pi * 1,5 = 9,42 \text{ rad.s}^{-1}$$

À cette pulsation, $\frac{\theta_8(p)}{\theta_7(p)} = -6,2 \text{ dB}$ La diminution d'amplitude du signal $\theta_7(t)$ en régime permanent vaut

$$\text{donc : } 10^{\frac{-6,2}{20}} = 0,49$$

Q13) Déterminer l'expression de $H_0(p)$ pour que les schémas blocs des figures 15 et 16 soient équivalents.

$$H_0(p) = \frac{2k}{Mp^2} * \frac{1}{1 + g/p} = \frac{2kp}{Mp^2(p + g)}$$

Q14) L'écart statique en position est nul puisque H_0 est de classe > 0 . En calculant $\varepsilon_s = \lim_{t \rightarrow \infty} (Z_7(t) - Z_8(t)) =$

$$\lim_{p \rightarrow 0} ((Z_7(p) - Z_8(p))) = \lim_{p \rightarrow 0} p \left(\frac{1}{p} - \frac{H_0}{1+H_0} \frac{1}{p} \right) = \lim_{p \rightarrow 0} \left(\frac{1}{1+H_0} \right) = 0. \text{ Le correcteur est correctement choisi.}$$

Q5) Suite...

Diagramme de Gain

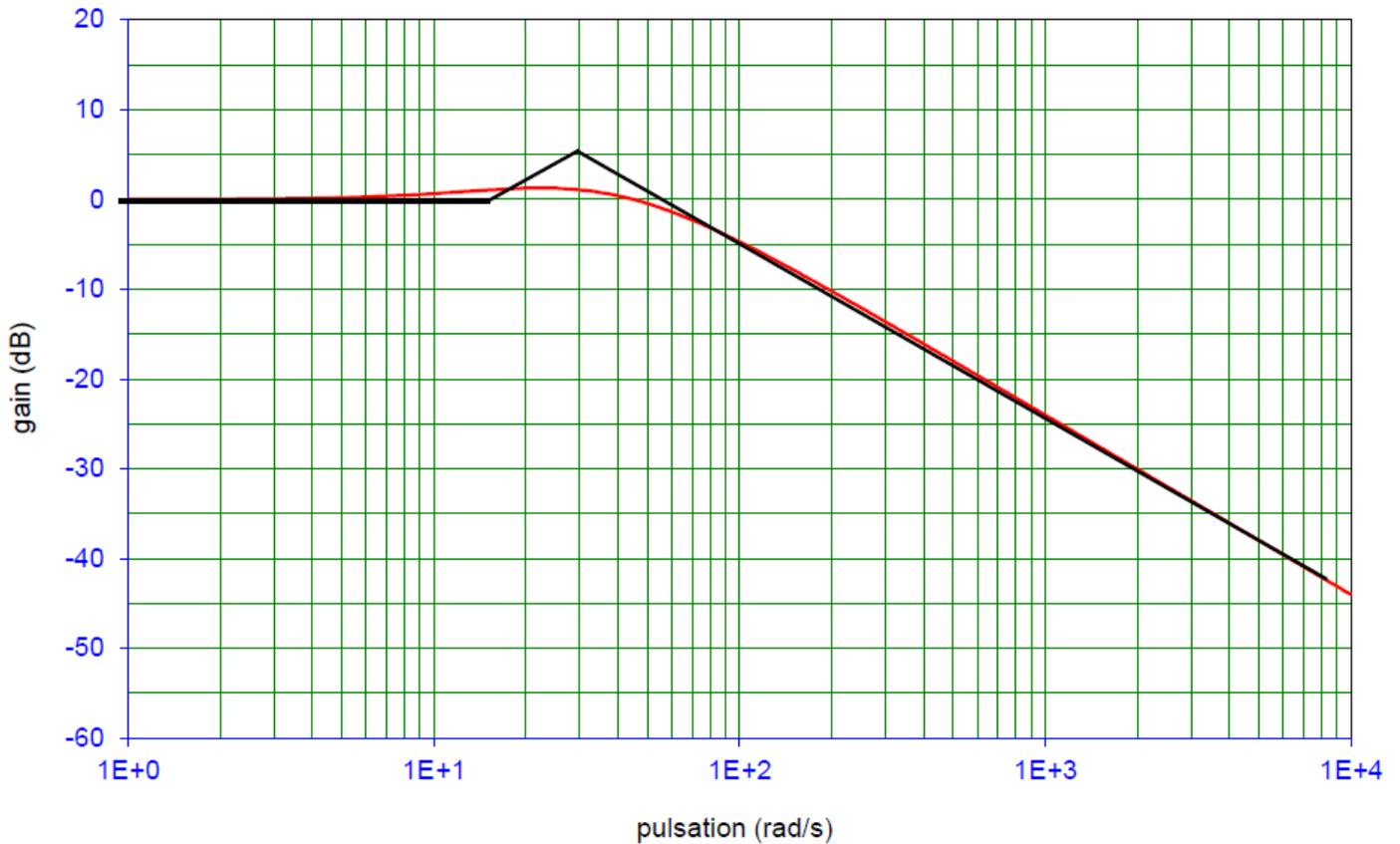


Diagramme de Phase

