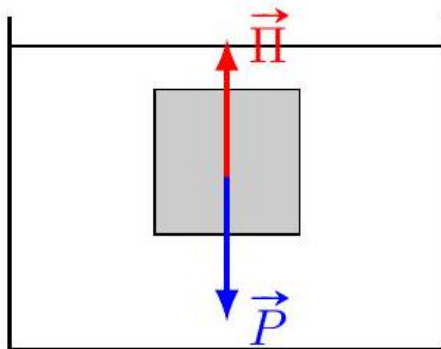


## Les bouées houlographes Waverider. Centrale MP 2022

### 1 La plateforme stabilisatrice

#### A - Flottabilité

**Q1.** Faisons un schéma de la situation.



Au moment où le solide est fixe, les frottements sont absents, ainsi les deux seules forces sont la poussée d'Archimède et le poids :

$$\vec{P} = m\vec{g} = \rho V \vec{g}$$

$$\vec{\Pi} = -\rho_\ell V \vec{g}$$

La résultante de ces deux forces est :

$$\boxed{\vec{P} + \vec{\Pi} = (\rho - \rho_\ell) V \vec{g}}$$

Cette force est dirigée vers le bas si  $\rho > \rho_\ell$ , vers le haut dans le cas inverse. Dans le premier cas, le solide coule, dans le second il remonte à la surface.

#### B - Horizontalité statique de la plateforme

**Q2.** Nous prenons en compte le poids et la poussée d'Archimède s'exerçant sur chacun des trois éléments (cf. Figure 1) :

$$\vec{R} = \vec{\Pi}_0 + \vec{P}_0 + \vec{\Pi}_1 + \vec{P}_1 + \vec{\Pi}_2 + \vec{P}_2$$

soit :

$$\vec{R} = -\rho_\ell V_0 \vec{g} + \rho_0 V_0 \vec{g} - \rho_\ell V_1 \vec{g} + \rho_1 V_1 \vec{g} - \rho_\ell V_2 \vec{g} + \rho_2 V_2 \vec{g}$$

Comme on considère  $\rho_\ell = \rho_0$  :

$$\boxed{\vec{R} = (\rho_1 - \rho_\ell) V_1 \vec{g} + (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 \vec{g}}$$

On exprime maintenant le moment de ces six forces par rapport au point  $C$ , ces forces agissant dans chaque cas au centre d'inertie des éléments considérés :

$$\begin{aligned} \vec{\Gamma}_C = & -\rho_\ell V_0 \overrightarrow{CG_0} \wedge \vec{g} + \rho_0 V_0 \overrightarrow{CG_0} \wedge \vec{g} - \rho_\ell V_1 \overrightarrow{CG_1} \wedge \vec{g} + \rho_1 V_1 \overrightarrow{CG_1} \wedge \vec{g} \\ & - \rho_\ell V_2 \overrightarrow{CG_2} \wedge \vec{g} + \rho_2 V_2 \overrightarrow{CG_2} \wedge \vec{g} \end{aligned}$$

De nouveau, en considérant  $\rho_\ell = \rho_0$ , on obtient :

$$\boxed{\vec{\Gamma}_C = (\rho_1 - \rho_\ell) V_1 \overrightarrow{CG_1} \wedge \vec{g} + (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 \overrightarrow{CG_2} \wedge \vec{g}}$$

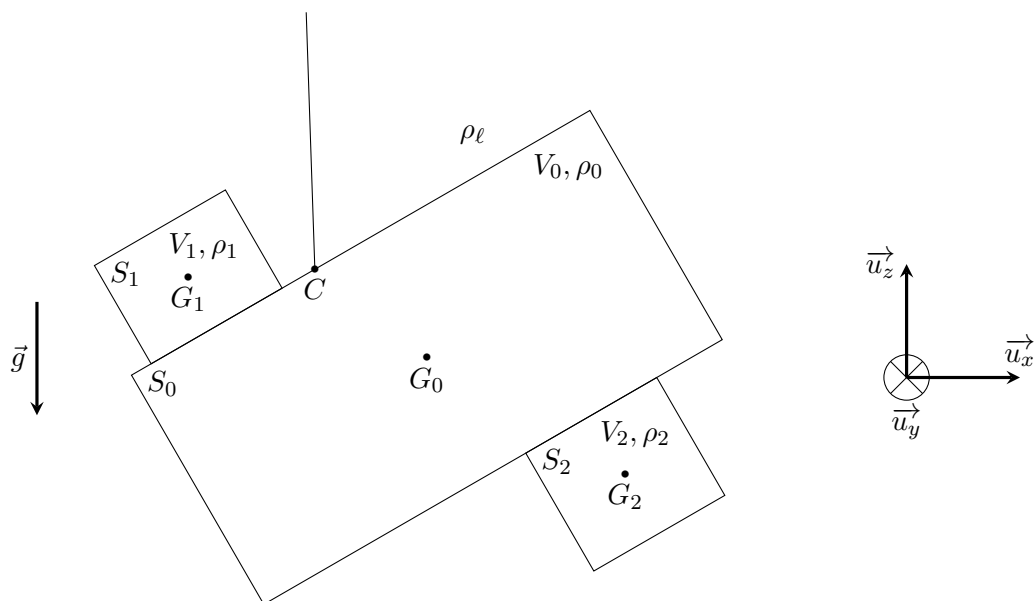


FIGURE 1 –

- Q3.** Le système  $S_1$  a une masse volumique  $\rho_1$  inférieure à celle du liquide, il donne donc une propulsion au système tout entier à flotter. Inversement pour le système  $S_2$  qui donne une propulsion au système tout entier à couler. Ces effets se compensent si la résultante des forces agissant sur le système est nulle. Soit :

$$(\rho_1 - \rho_\ell) V_1 = (\rho_\ell - \rho_2) V_2$$

- Q4.** Notons  $\vec{T}_C$  la tension exercée par le fil en  $C$  : son moment en  $C$  est nul puisque  $C$  est le point d'application de cette force. Le moment en  $C$ ,  $\vec{M}_{C,\text{ext}}$ , des forces s'exerçant sur l'ensemble  $\Sigma$  se réduit donc à celui des forces de pression et de pesanteur, déjà calculé à la question Q2. Compte-tenu de la question Q3. On obtient :

$$\begin{aligned} \vec{M}_{C,\text{ext}} = \vec{\Gamma}_C &= (\rho_1 - \rho_\ell) V_1 \overrightarrow{CG_1} \wedge \vec{g} + (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 \overrightarrow{CG_2} \wedge \vec{g} \\ &= (\rho_\ell - \rho_2) V_2 \overrightarrow{CG_1} \wedge \vec{g} + (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 \overrightarrow{CG_2} \wedge \vec{g} \\ &= (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 (\overrightarrow{CG_2} - \overrightarrow{CG_1}) \wedge \vec{g} \\ &= (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 \overrightarrow{G_1G_2} \wedge \vec{g} \end{aligned}$$

On identifie donc

$$M_m = (\rho_2 - \rho_\ell) V_2 > 0$$

puisque  $\rho_2 > \rho_\ell = \rho_0$ .

- Q5.** À l'équilibre mécanique, le théorème du moment cinétique indique que le moment en  $C$  des forces extérieures est nul. Ainsi  $\overrightarrow{G_1G_2}$  et  $\vec{g}$  sont **colinéaires**.

Pour étudier la stabilité de l'équilibre, sans utiliser l'énergie potentielle, on peut regarder l'influence d'un petit décalage d'un angle  $\theta$  très petit et regarder l'équation différentielle vérifiée par  $\theta$ . En notant  $J$  le moment d'inertie du solide ( $\Sigma$ ) par rapport à l'axe  $Cy$  et  $L = G_1G_2$  (constant), on obtient :

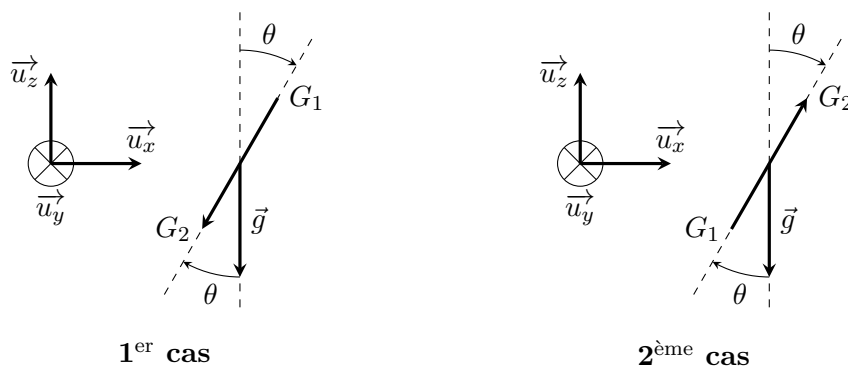


FIGURE 2 –

**1<sup>er</sup> cas** :  $\overrightarrow{G_1 G_2}$  vers le bas.

$\overrightarrow{G_1 G_2} = -L (\sin \theta \vec{u}_x + \cos \theta \vec{u}_z)$ . On a donc :

$$\overrightarrow{M_{C, \text{ext}}} = M_m g L (\sin \theta \vec{u}_x + \cos \theta \vec{u}_z) \wedge \vec{u}_z = -M_m g L \sin \theta \vec{u}_y$$

Le théorème scalaire du moment cinétique conduit à :

$$J\ddot{\theta} = \overrightarrow{M_{C, \text{ext}}} \cdot \vec{u}_y \implies J\ddot{\theta} + M_m g L \sin \theta = 0$$

Dans la limite des petits angles on obtient :

$$\ddot{\theta} + \frac{M_m g L}{J} \theta = 0$$

ce qui est l'équation d'un oscillateur harmonique. Les solutions sont donc sinusoïdales et le solide oscille sans fin (en l'absence de frottements) autour de sa position d'équilibre. Celle-ci est donc **stable**.

**2<sup>ème</sup> cas** :  $\overrightarrow{G_1 G_2}$  vers le haut.

$\overrightarrow{G_1 G_2} = L (\sin \theta \vec{u}_x + \cos \theta \vec{u}_z)$ . On a donc :

$$\overrightarrow{M_{C, \text{ext}}} = M_m g L \sin \theta \vec{u}_y$$

et le théorème scalaire du moment cinétique conduit à :

$$J\ddot{\theta} - M_m g L \sin \theta = 0$$

Dans la limite des petits angles on obtient :

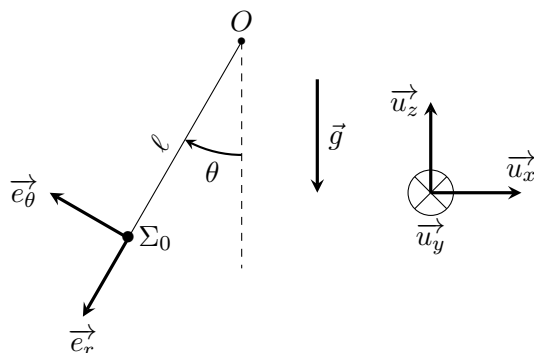
$$\ddot{\theta} - \frac{M_m g L}{J} \theta = 0$$

Dans ce cas les solutions sont exponentielles et le solide va s'éloigner de sa position d'équilibre sans y revenir. Cette position d'équilibre est donc **instable**.

En conclusion, l'équilibre est stable si  $\overrightarrow{G_1 G_2}$  est orienté vers le bas.

**Q6.** La vis  $\mathcal{V}$  a pour but de déplacer le centre d'inertie des parties lourdes  $G_2$  pour assurer ainsi l'horizontalité de la plateforme.

## C - Oscillations du pendule et longueur effective



**Q7.** On applique le théorème du moment cinétique en  $O$  (point fixe de  $\mathcal{R}_T$ ) à  $\Sigma_0$ . On peut utiliser la base polaire  $(\vec{e}_r, \vec{e}_\theta)$  comme base de travail et remarquer que  $-\vec{u}_z = \cos(\theta) \vec{e}_r - \sin(\theta) \vec{e}_\theta$ .

Sur la plateforme s'exercent la poussée d'Archimède, le poids et la tension du fil. Les moments en  $O$  de ces forces sont :

$$\begin{aligned}\vec{M}_O(\vec{\Pi}) &= \vec{OM} \wedge \rho_\ell V_0 g \vec{u}_z = \rho_\ell V_0 g l \sin \theta \vec{u}_y \\ \vec{M}_O(\vec{P}) &= \vec{OM} \wedge \rho_0 V_0 g (-\vec{u}_z) = -\rho_0 V_0 g l \sin \theta \vec{u}_y \\ \vec{M}_O(\vec{T}) &= \vec{OM} \wedge \vec{T} = \vec{0}\end{aligned}$$

D'après l'énoncé, le moment cinétique en  $O$  s'écrit  $\vec{L}_O = \vec{OM} \wedge m_{\text{eff}} \vec{v} = m_{\text{eff}} l \vec{e}_r \wedge \ell \dot{\theta} \vec{e}_\theta = m_{\text{eff}} l^2 \dot{\theta} \vec{u}_y$ . En projection sur  $\vec{u}_y$  cela donne :

$$m_{\text{eff}} l \ddot{\theta} = \rho_\ell V_0 g \sin \theta - \rho_0 V_0 g \sin \theta$$

d'où :

$$\ddot{\theta} + \frac{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0 g}{m_{\text{eff}} l} \sin \theta = 0$$

Dans l'approximation des petits angles  $\sin \theta \approx \theta$  ainsi :

$$\ddot{\theta} + \frac{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0 g}{m_{\text{eff}} l} \theta = 0$$

C'est l'équation de l'oscillateur harmonique. On identifie :

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0 g}{m_{\text{eff}} l}} = \sqrt{\frac{g}{\ell_{\text{eff}}}}$$

et donc :

$$\ell_{\text{eff}} = l \frac{m_{\text{eff}}}{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0} = l \frac{m_{\text{eff}}}{m_{\text{app}}}$$

**Q8.** Par hypothèse  $m_{\text{eff}} = \rho_0 V_0 + 20 \rho_\ell V_0$  et  $\rho_\ell = 0,99 \rho_0$ . Ainsi  $m_{\text{eff}} = \rho_0 V_0 + 19,8 \rho_0 V_0 = 20,8 \rho_0 V_0$  et donc  $\ell_{\text{eff}} = l \frac{20,8 \rho_0 V_0}{0,01 \rho_0 V_0} = 2080 l$ .

On en déduit que :

$$\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{2080}} \sqrt{\frac{g}{l}} \quad \text{d'où} \quad T_0 = 2\pi \sqrt{2080} \sqrt{\frac{l}{g}}$$

soit :

$$T_0 = \sqrt{2080} T_{0,\text{vide}} \approx 45,6 \times T_{0,\text{vide}}$$

**Q9.** Un pendule de 400 mètres dans le vide oscille à :

$$T_0 = 2\pi \sqrt{\frac{\ell}{g}} = 40 \text{ s}$$

Ce qui est conforme à la brochure commerciale. Enfin :

$$\ell = \frac{\ell_{\text{eff}}}{2080} = 19,2 \text{ cm}$$

## D - Effet stabilisateur

**Q10.** Nous devons prendre en compte la force d'inertie d'entraînement :

$$\vec{f}_{ie} = -m\vec{a}_e = -\rho_0 V_0 a(t) \vec{u}_x$$

**Remarque :**

Il n'y a pas de force d'inertie de Coriolis puisque  $\mathcal{R}_S$  est en translation par rapport à  $\mathcal{R}_T$  supposé galiléen.

Cette force d'inertie d'entraînement permet aussi de définir le poids effectif  $\vec{P}_{\text{eff}}$  qui intervient dans l'expression de la poussée d'Archimède.

**Q11.** On prend en compte la force d'inertie d'entraînement. On étudie le mouvement de  $\Sigma_0$  dans le référentiel non-galiléen  $\mathcal{R}_S$ . Par ailleurs, nous utilisons le principe fondamental de la dynamique (noté PFD par la suite) projeté dans la base polaire  $(\vec{e}_r, \vec{e}_\theta)$ . Faisons un bilan des forces :

- la poussée d'Archimède :

$$\begin{aligned} \vec{\Pi} &= -\rho_\ell V_0 (\vec{g} - \vec{a}_e) \\ &= \rho_\ell V_0 (g \vec{u}_z + a(t) \vec{u}_x) \end{aligned}$$

$$\text{avec } \vec{u}_x = -\sin \theta \vec{e}_r - \cos \theta \vec{e}_\theta \text{ et } \vec{u}_z = -\cos \theta \vec{e}_r + \sin \theta \vec{e}_\theta :$$

$$\vec{\Pi} = \rho_\ell V_0 \{ (-a(t) \sin \theta - g \cos \theta) \vec{e}_r + (-a(t) \cos \theta + g \sin \theta) \vec{e}_\theta \}$$

- le poids :

$$\begin{aligned} \vec{P} &= m\vec{g} = -\rho_0 V_0 g \vec{u}_z \\ &= \rho_0 V_0 g (\cos \theta \vec{e}_r - \sin \theta \vec{e}_\theta) \end{aligned}$$

- la force d'inertie d'entraînement :

$$\vec{f}_{ie} = -\rho_0 V_0 a(t) \vec{u}_x = \rho_0 V_0 a(t) (\sin \theta \vec{e}_r + \cos \theta \vec{e}_\theta)$$

- La force de frottement visqueux :

$$\vec{F}_v = -\beta \vec{v} = -\beta \ell \dot{\theta} \vec{e}_\theta$$

- La tension du fil :

$$\vec{T} = -T \vec{e}_r$$

Le mouvement étant circulaire, le PFD s'écrit :

$$-m_{\text{eff}} \ell \dot{\theta}^2 \vec{e}_r + m_{\text{eff}} \ell \ddot{\theta} \vec{e}_\theta = \sum \vec{F}$$

Projeté sur  $\vec{e}_\theta$ , on obtient :

$$m_{\text{eff}} \ell \ddot{\theta} = -\rho_\ell V_0 a(t) \cos \theta + \rho_\ell V_0 g \sin \theta - \rho_0 V_0 g \sin \theta + \rho_0 V_0 a(t) \cos \theta - \beta \ell \dot{\theta}$$

Dans l'approximation des petits angles, en se limitant au premier ordre  $\cos \theta \approx 1$  et  $\sin \theta \approx \theta$  il vient :

$$m_{\text{eff}} \ell \ddot{\theta} + \beta \ell \dot{\theta} + (\rho_0 - \rho_\ell) V_0 g \theta = (\rho_0 - \rho_\ell) V_0 a(t)$$

d'où :

$$\ddot{\theta} + \frac{\beta}{m_{\text{eff}}} \dot{\theta} + \frac{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0 g}{m_{\text{eff}} \ell} \theta = \frac{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0}{m_{\text{eff}} \ell} a(t)$$

On retrouve  $\ell_{\text{eff}} = \ell \frac{m_{\text{eff}}}{(\rho_0 - \rho_\ell) V_0}$  :

$$\ddot{\theta} + \frac{\beta}{m_{\text{eff}}} \dot{\theta} + \frac{g}{\ell_{\text{eff}}} \theta = \frac{a(t)}{\ell_{\text{eff}}}$$

Avec  $\boxed{\omega_0 = \sqrt{g/\ell_{\text{eff}}}}$  et  $\boxed{Q = m_{\text{eff}} \omega_0 / \beta}$  :

$$\ddot{\theta} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{\theta} + \omega_0^2 \theta = \frac{a(t)}{\ell_{\text{eff}}}$$

**Q12.** L'excitation étant sinusoïdale, on recherche une solution particulière sinusoïdale à la même pulsation  $\omega$ . Pour ce faire, nous introduisons les signaux complexes  $\underline{a}(t)$  et  $\underline{\theta}(t)$ . Il vient :

$$-\omega^2 \underline{\theta}_m e^{j\omega t} + j\omega \frac{\omega_0}{Q} \underline{\theta}_m e^{j\omega t} + \omega_0^2 \underline{\theta}_m e^{j\omega t} = \frac{a_0 e^{j\omega t}}{\ell_{\text{eff}}}$$

d'où :

$$\boxed{\underline{\theta}_m = \frac{a_0 / \ell_{\text{eff}}}{\omega_0^2 - \omega^2 + j\omega \frac{\omega_0}{Q}}}$$

**Q13.** Pour  $\omega = 0$  :

$$\theta_0 = \frac{a_0}{\ell_{\text{eff}} \omega_0^2}$$

On écrit :

$$\underline{\theta}_m = \frac{\frac{a_0}{\ell_{\text{eff}} \omega_0^2}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2} + j \frac{\omega}{\omega_0 Q}} = \frac{\theta_0}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2} + j \frac{\omega}{\omega_0 Q}}$$

Ainsi :

$$\boxed{\underline{H} = \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2} + j \frac{\omega}{\omega_0 Q}}}$$

C'est la fonction de transfert d'un filtre passe-bas du second ordre.

**Q14.** Si le pendule oscillait dans l'air :

- $\beta = 0$  (pas de frottement visqueux) si bien que  $\frac{\omega}{\omega_0 Q} = 0$  ;
- $\ell_{\text{eff}} = \ell$  car  $m_{\text{eff}} = \rho_0 V_0$  et  $(\rho_0 - \rho_\ell) V_0 g = \rho_0 V_0 g$ .

Ainsi  $\omega_0^2 = g/\ell$  d'où :

$$\underline{H}_1 = \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{(g/\ell)}}$$

**Q15.** Sans liquide, On lit sur le graphique une pulsation propre d'environ 1,2 Hz. On observe à cette fréquence une résonance très forte (un gain de 40 dB indiquant une multiplication par 100 par rapport à la valeur à très basse fréquence  $\theta_0$ ) : c'est logique car nous voyons que  $|\underline{H}_1| \rightarrow +\infty$  quand  $\omega \rightarrow g/\ell$ .

En présence du liquide, la fréquence de coupure est d'environ 0,025 Hz (soit une division de la fréquence de coupure d'un facteur 50, conforme à la réponse Q8). À la coupure,  $G = -20$  dB indiquant :

$$|\underline{H}| = \left| \frac{\omega_0 Q}{\omega_0} \right| = Q = \frac{1}{10}$$

et donc l'importance de l'amortissement visqueux. Aux fréquences usuelles de la houle, le gain est au moins inférieur à  $-20$  dB atténuant donc les oscillations par rapport à la valeur très basse fréquence  $\theta_0$ . Cela montre l'utilité de la plateforme stabilisatrice.

Si  $a_0 = 1 \text{ m.s}^{-2}$  à très basse fréquence, l'inclinaison  $\theta_0$  est :

$$\theta_0 = \frac{a_0}{\ell_{\text{eff}} \omega_0^2} = \frac{a_0}{g} = 0,1 \text{ rad}$$

Pour les fréquences considérées, le gain max est  $-20$  dB soit un angle  $\theta_0/10$  : l'amplitude maximale est  $0,01 \text{ rad} = 0,6^\circ$ .

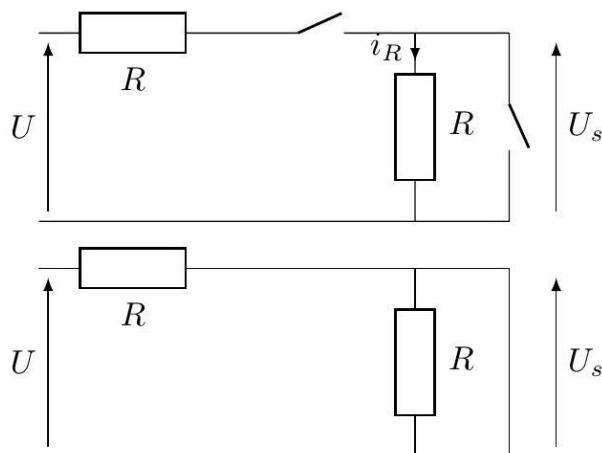
## 2 Traitement du signal

**Q16.** Il faut un filtre passe-bas qui se charge d'éliminer les signaux de fréquence supérieure à 1 Hz. Or, à basse fréquence, un condensateur se comporte comme un interrupteur ouvert et à haute fréquence, il se comporte comme un fil. On voit donc déjà que le filtre B ne peut pas convenir

**Considérons le filtre A :**

Basses fréquences : le courant est nul dans les deux branches ouvertes, le courant  $i_R$  est donc également nul d'après la loi des nœuds. Ainsi  $U_s = Ri_R = 0$ .

Hautes fréquences : la tension aux bornes d'un fil est nul ainsi  $U_s = 0$ .



Le filtre A présente un comportement de filtre passe-bande qui ne convient pas puisqu'il élimine aussi le signal utile.

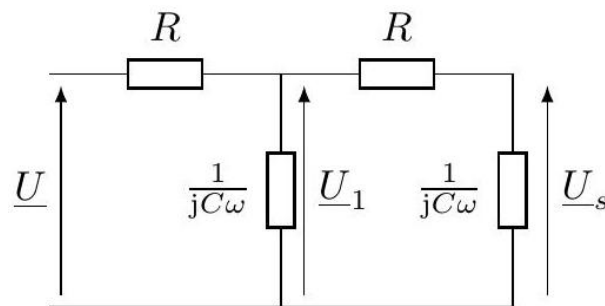
Considérons le filtre C :

Basses fréquences : le courant est nul dans les deux branches contenant le condensateurs. Le courant dans les deux résistances l'est donc également d'après la loi de nœuds. D'après la loi des mailles,  $U_s + 0 + 0 = U$ . Ainsi  $U_s = U$ .

Hautes fréquences : la tension aux bornes d'un fil est nul ainsi  $U_s = 0$ .

Le filtre C présente un comportement passe-bas. **C'est le filtre C qui est adapté.**

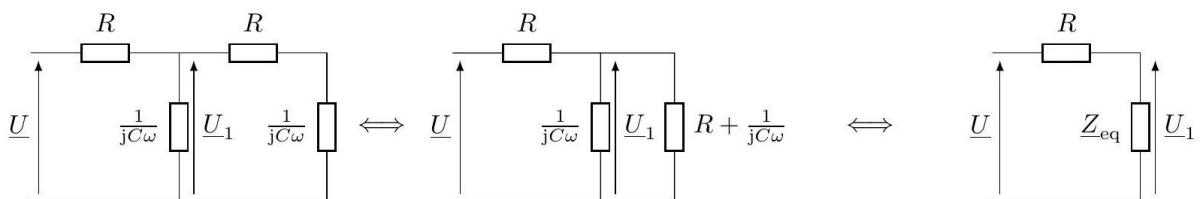
**Q17.** On refait le circuit en remplaçant les tensions par leurs amplitudes complexes et les composants par leurs impédances :



Commençons par déterminer la relation entre  $U_1$  et  $U_s$  :

$$U_s = \frac{1/(jC\omega)}{1/(jC\omega) + R} U_1 = \frac{1}{1 + jRC\omega} U_1$$

Il faut ensuite trouver la relation entre  $U_1$  et  $U$ . Comme  $C$  et  $R$  ne sont pas parcourues par le même courant, on ne peut pas appliquer directement un pont diviseur de tension. On peut soit appliquer la loi des nœuds à l'aide des potentiels, soit associer les impédances pour se ramener à un circuit plus simple. Prenons la seconde méthode :



$Z_{eq}$  et  $R$  sont parcourus par le même courant, on peut donc appliquer le pont diviseur de tension :

$$U_1 = \frac{Z_{eq}}{Z_{eq} + R} U = \frac{1}{1 + \frac{R}{Z_{eq}}} U$$

avec :

$$\frac{1}{Z_{eq}} = jC\omega + \frac{1}{R + 1/(jC\omega)}$$



Ainsi :

$$\begin{aligned}
 \underline{U}_1 &= \frac{1}{1 + R \left( jC\omega + \frac{1}{R+1/(jC\omega)} \right)} \underline{U} \\
 &= \frac{1}{1 + jRC\omega + \frac{jRC\omega}{1+jRC\omega}} \underline{U} \\
 &= \frac{1 + jRC\omega}{1 + 2jRC\omega + (jRC\omega)^2 + jRC\omega} \underline{U} \\
 \underline{U}_S &= \frac{1}{1 + jRC\omega} \underline{U}_1 = \frac{1}{1 + 3jRC\omega + (jRC\omega)^2} \underline{U}
 \end{aligned}$$

On trouve bien :

$$\underline{H}_F(j\omega) = \frac{1}{1 + 3jRC\omega + (jRC\omega)^2}$$

**Q18.** Posons  $\omega_0 = 1/(RC)$  Pour éliminer les fréquences au-dessus de 1 Hz , on peut choisir  $f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} = 0,1$  Hz soit  $1/(RC) = 2\pi \times 10^{-1}$  rad.s<sup>-1</sup>, en choisissant par exemple  $C = 1,0$   $\mu$  F, on doit choisir  $R = 1,6$  M $\Omega$ .

**Q19.** L'écriture :

$$\underline{U}_S = \frac{1}{1 + 3jRC\omega + (jRC\omega)^2} \underline{U}$$

devient dans le domaine temporel, avec  $\tau = RC$  :

$$u(t) = u_S(t) + 3\tau \frac{du_S}{dt} + \tau^2 \frac{d^2u_S}{dt^2}$$

Traduisons cette équation différentielle dans le domaine numérique en remplaçant les dérivées par des taux d'accroissement, le pas de temps étant  $T_e = 1/F_e$  (période d'échantillonnage)

$$\frac{du_S}{dt} = \frac{U_{S(k+1)} - U_{Sk}}{T_e} \quad \text{et} \quad \frac{d^2u_S}{dt^2} = \frac{U_{S(k+1)} + U_{S(k-1)} - 2U_{Sk}}{T_e^2}$$

Ainsi :

$$U_k = U_{Sk} + \frac{3\tau}{T_e} (U_{S(k+1)} - U_{Sk}) + \frac{\tau^2}{T_e^2} (U_{S(k+1)} + U_{S(k-1)} - 2U_{Sk})$$

On isole  $U_{S(k+1)}$  de façon à mettre en évidence une relation de récurrence :

$$U_{S(k+1)} \left( \frac{\tau^2}{T_e^2} + \frac{3\tau}{T_e} \right) = U_k + U_{Sk} \left( \frac{3\tau}{T_e} + \frac{2\tau^2}{T_e^2} - 1 \right) + U_{S(k-1)} \left( -\frac{\tau^2}{T_e^2} \right)$$

On note  $\alpha = \tau/T_e = \tau f_e$ , avec  $\tau = \frac{10}{2\pi}$  et  $f_e = 10,24$  Hz :

$$\begin{aligned}
 U_{S(k+1)} &= \frac{1}{\alpha^2 + 3\alpha} \times U_k + \frac{2\alpha^2 + 3\alpha + 1}{\alpha^2 + 3\alpha} \times U_{Sk} + \frac{-\alpha^2}{\alpha^2 + 3\alpha} U_{S(k-1)} \\
 &= 0,00355 U_k + 2,054 U_{Sk} - 0,942 U_{S(k-1)}
 \end{aligned}$$

Nous pouvons calculer successivement les  $U_{Sk}$  à l'aide de cette relation de récurrence, en initialisant  $U_{S0} = U_0$  et  $U_{S1} = U_1$ .

**Q20.** Le spectre doit être affiché sur l'intervalle  $[0 ; 1,28$  Hz] pour respecter le critère de Shannon.