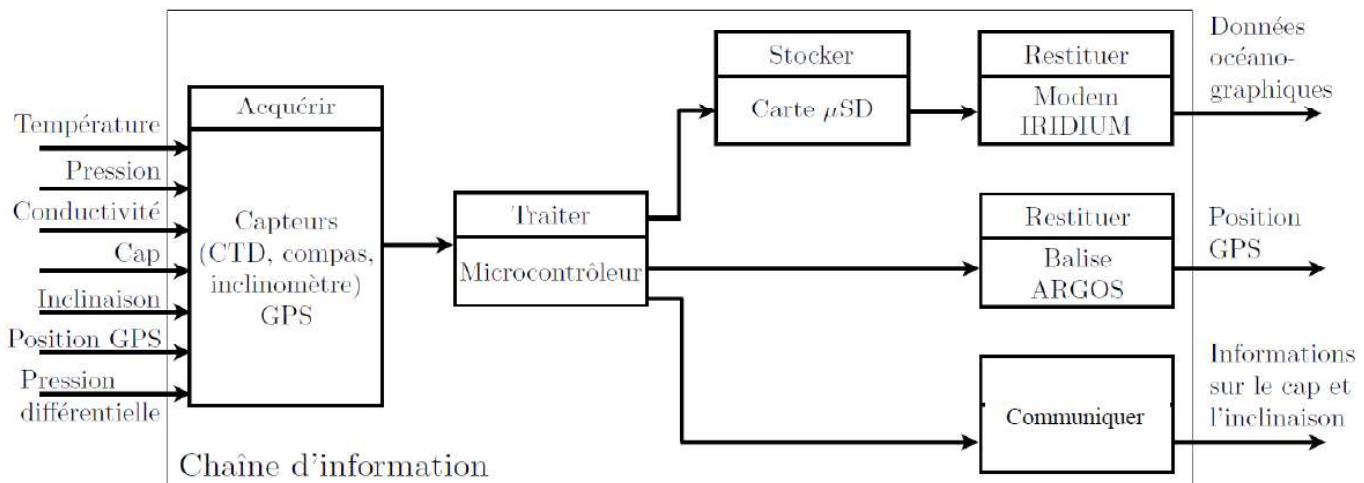


Problème N°1: Hydroplaneur

Q1 et Q2 :



Q3 : Lors de la phase de plongée, les réservoirs sont emplis d'huile. Lors de la phase de remontée, ce sont les ballasts.

Q4 : Le cahier des charges impose un minimum de 500 cycles en autonomie et une durée de cycle maximale de 11h. On a donc une autonomie recherchée de 5500 heures.

Q5. Sur un cycle, on calcule une dépense énergétique $E_d = \frac{199+7000+9100}{3600} + \frac{72}{30} = 6.93 \text{ W.h}$

Q6. On calcule tout d'abord l'énergie stockée dans une cellule en relevant les informations dans le bdd :

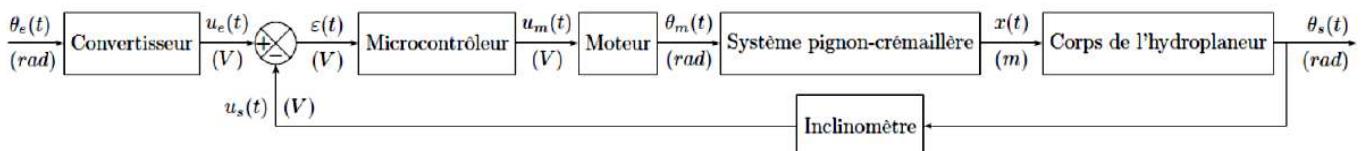
$$E_c = 20 * 3,9 = 78 \text{ W.h}$$

En multipliant celle-ci par le nombre de cellules, on obtient une énergie disponible de : $52 * E_c = 4056 \text{ W.h}$

Cela permet d'effectuer : $\frac{52.E_c}{E_d} = 585 \text{ cycles}$

Le cahier des charges stipule un nombre minimum de 500 cycles ; il est donc respecté.

Q7. A partir du texte descriptif, on construit le schéma-blocs fonctionnel suivant :



Q8. On peut parler de système asservi car il existe une boucle de retour (munie d'un capteur) et un écart est généré.

$$\text{Q9. } C_m(p) = J_{eq} \cdot p \cdot \Omega_m(p) \quad (1) \quad U_m(p) = E(p) + R \cdot I(p) \quad (2) \quad C_m(p) = k_c \cdot I(p) \quad (3) \quad E(p) = k_e \cdot \Omega_m(p)$$

$$\text{Q10. } U_m(p) = k_e \cdot \Omega_m(p) + R \cdot \frac{J_{eq}}{k_c} \cdot p \cdot \Omega_m(p) \quad \text{d'où } H_m(p) = \frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)} = \frac{1}{k_e + R \cdot \frac{J_{eq}}{k_c} \cdot p}$$

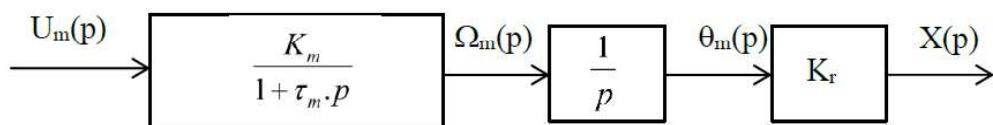
$$\text{Q11. } H_m(p) = \frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)} = \frac{\frac{1}{k_e}}{1 + R \cdot \frac{J_{eq}}{k_c \cdot k_e} \cdot p} = \frac{K_m}{1 + \tau_m \cdot p}$$

d'où : $K_m = \frac{1}{k_e} = 47.6 \text{ rad.s}^{-1}V^{-1}$ et
 $\tau_m = \frac{R J_{eq}}{k_c \cdot k_e} = 2.49 \text{ s}$

Q12 : La vitesse angulaire est la dérivée de la position angulaire : $\omega_m(t) = \frac{d}{dt} \theta_m(t)$ d'où $\Omega_m(p) = p \cdot \theta_m(p)$

On en déduit : $\frac{\theta_m(p)}{\Omega_m(p)} = \frac{1}{p}$. C'est une intégration.

Q13.

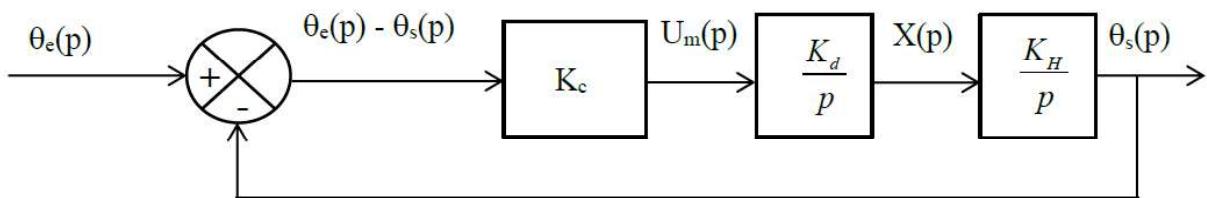


$$\text{On en déduit : } \frac{X(p)}{U_m(p)} = \frac{K_m \cdot K_r}{1 + \tau_m \cdot p} \cdot \frac{1}{p}$$

Q14. $K_H = 3 \text{ rad.s}^{-1}.m^{-1}$. Pente de la droite.

$$\text{Q15. } pX(p) = K_d \cdot U_m(p) \quad p\theta_s(p) = K_H \cdot X(p) \quad U_m(p) = K_c \cdot (\theta_e(p) - \theta_s(p))$$

Q16.



$$\text{Q17. } H(p) = \frac{\theta_s(p)}{\theta_e(p)} = \frac{K_c \cdot K_d \cdot K_H}{p^2 + K_c \cdot K_d \cdot K_H} = \frac{1}{\frac{p^2}{K_c \cdot K_d \cdot K_H} + 1}$$

ordre : 2 classe : 0 gain statique : 1

$$\text{Q18. Consigne en dirac : } \theta_e(p) = 1 \text{ d'où } \theta_s(p) = H(p) \cdot \theta_e(p) = \frac{K_c \cdot K_d \cdot K_H}{p^2 + K_c \cdot K_d \cdot K_H} = \sqrt{K_c \cdot K_d \cdot K_H} \cdot \frac{\sqrt{K_c \cdot K_d \cdot K_H}}{p^2 + K_c \cdot K_d \cdot K_H}$$

Par transformée de Laplace inverse : $\theta_s(t) = \sqrt{K_c \cdot K_d \cdot K_H} \cdot \sin((\sqrt{K_c \cdot K_d \cdot K_H}) \cdot t) u(t)$
 Sinusoïde d'amplitude $\sqrt{K_c \cdot K_d \cdot K_H}$ et de période $\frac{2\pi}{\sqrt{K_c \cdot K_d \cdot K_H}}$.

Q19. La solution est inconditionnellement instable (sauf à prendre $K_c = 0$ mais le système ne serait plus alimenté...).

$$\text{Q20. } K_I = 3/18 = 1/6 \text{ V/degree} = 1/6 \cdot (180/\pi) = 9.55 \text{ V/rad}$$

Q21. sur le schéma : $\varepsilon = K_I(\theta_e(t) - \theta_s(t))$. L'écart est une image proportionnelle à la différence d'angles entre l'entrée et la sortie. Si cette différence est nulle, ε est nul.

$$\text{Q22. FT de la boucle interne : } \frac{\frac{K_m \cdot K_2}{p}}{1 + \frac{K_m \cdot K_2}{p}} = \frac{K_m \cdot K_2}{p + K_m \cdot K_2}$$

$$Q23. H(p) = \frac{\theta_s(p)}{\theta_e(p)} = K_I \frac{K_H \cdot K_m \cdot K_2 \cdot r \cdot K_r}{1 + K_1 \cdot \frac{K_H \cdot K_m \cdot K_2 \cdot r \cdot K_r \cdot K_I}{p + K_m \cdot K_2}} = \frac{K_I \cdot K_1 \cdot K_2 \cdot K_m \cdot K_H \cdot K_r \cdot r}{p^2 + K_m \cdot K_2 \cdot p + K_I \cdot K_1 \cdot K_2 \cdot K_m \cdot K_H \cdot K_r \cdot r}$$

Sous forme canonique : $H(p) = \frac{\theta_s(p)}{\theta_e(p)} = \frac{1}{\frac{1}{K_I \cdot K_1 \cdot K_2 \cdot K_m \cdot K_H \cdot K_r \cdot r} p^2 + \frac{1}{K_I \cdot K_1 \cdot K_H \cdot K_r \cdot r} p + 1}$

Ordre : 2 classe : 0 gain statique : 1

Q24. Le système est précis : l'écart ϵ en régime permanent vaut 0 pour les 3 valeurs de K_1 car Gain statique = 1

Le temps de réponse : les 3 valeurs de K_1 sont acceptables (< 70 s)

- pour $K_1 = 1000$: pas mesurable > 100 s
- pour $K_1 = 2600$: $tr_{5\%} = 55$ s
- pour $K_1 = 6000$: $tr_{5\%} = 40$ s

La stabilité : pour $K_1 = 6000$ on a dépassement de la valeur asymptotique $(0.6/10) * 100 = 6\%$ ce que n'autorise pas le cahier des charges.

La valeur à choisir est donc $K_1 = 2600$

Angle de tangage en °

