



**Concours d'inspecteur  
de la concurrence, de la consommation  
et de la répression des fraudes  
du 7 janvier 2020**

**Concours externe dominante scientifique**

**EPREUVE N° 2 : Option C → Physique**  
Résolution de problèmes et/ou cas pratiques  
*(Durée 3 heures - coefficient 1)*

**L'utilisation de la calculatrice est interdite**

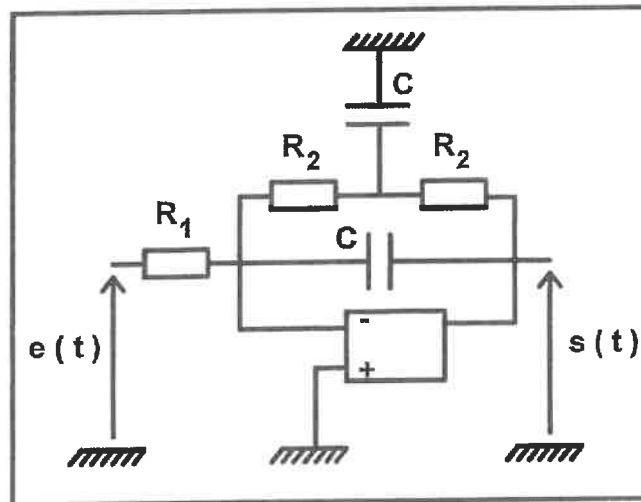


L'usage de la calculatrice (ainsi que de tout dispositif électronique) est interdit.

Le candidat traitera les 3 problèmes indépendants.

**PB 1 : Filtre actif**

On considère le montage suivant, dans lequel l'amplificateur opérationnel, supposé idéal, fonctionne linéairement. On définit la constante  $\omega_0 = \frac{1}{R_2 C}$  ; on prendra les valeurs numériques  $C = 10 \text{ nF}$ ,  $R_1 = 1 \text{ k}\Omega$  et  $R_2 = 10 \text{ k}\Omega$ .



On note  $V_N$  le potentiel du nœud associant les deux conducteurs ohmiques de résistance  $R_2$  et un condensateur de capacité  $C$ .

- 1) En régime sinusoïdal forcé, à la pulsation  $\omega$ , montrer que les grandeurs complexes  $\underline{V_N}$  et  $\underline{s}$  (associées respectivement à  $V_N(t)$  et  $s(t)$ ) vérifient la relation  $\frac{\underline{V_N}}{\underline{s}} = \frac{1}{2 + jx}$  (avec  $x = \frac{\omega}{\omega_0}$ ).
- 2) En déduire que la fonction de transfert du filtre, en sortie à vide, est donnée par l'expression  $\underline{H} = \frac{\underline{s}}{\underline{e}} = k \frac{2 + jx}{1 - x^2 + 2jx}$ . On exprimera la constante réelle  $k$  en fonction uniquement des résistances  $R_1$  et  $R_2$ .
- 3) Que dire du comportement de ce filtre dans la limite des basses fréquences, puis dans celle des hautes fréquences ?

L'équation différentielle reliant la tension d'entrée, notée  $e(t)$ , à la tension en sortie à vide, notée  $s(t)$ , est de la forme  $\frac{d^2 s}{dt^2} + 2\omega_0 \frac{ds}{dt} + \omega_0^2 s = A \frac{de}{dt} + B e$  (avec  $A$  et  $B$  deux constantes réelles).

- 4) Quel est l'ordre de ce filtre ?
- 5) Exprimer la constante  $B$  en fonction de  $k$ .

La tension d'entrée étant désormais un signal créneau symétrique, d'amplitude crête à crête  $2V_0 = 1V$ , de fréquence  $f = 120 \text{ Hz}$  et de valeur moyenne nulle, on constate que la tension de sortie est un signal commutant entre deux paliers opposés, de tensions notées  $+W_0$  et  $-W_0$  ( $W_0 > 0$ ).

- 6) Déterminer la valeur moyenne du signal de sortie.
- 7) Déterminer la valeur numérique de  $W_0$ .

Afin d'étudier précisément les commutations observées, on adopte désormais la démarche consistant à étudier la réponse à un échelon. On pose donc les notations suivantes :

	Instants strictement négatifs	Instants strictement positifs
e	$-V_0$	$+V_0$
s	$W_0$	

- 8) Vérifier que, dans ce cadre, le signal de sortie est donné, par l'expression  $s(t) = -W_0 [1 - (\omega_0 t + 2) \exp(-\omega_0 t)]$ .
- 9) Les commutations observées sont elles instantanées ?
- 10) Tracer, sur le même graphe, l'allure des fonctions  $e(t)$  et  $s(t)$ .

### PB 2 : Conducteur thermique

Un milieu matériel solide occupe le volume compris entre deux sphères, de même centre  $O$ , de rayons  $r_1$  et  $r_2 > r_1$ , notées respectivement  $(S_1)$  et  $(S_2)$ . On note  $\lambda$ ,  $c$  et  $\mu$  la conductivité thermique, la capacité thermique massique à volume constant et la masse volumique de ce milieu (supposées constantes). Le système étudié est en contact, à travers  $(S_1)$ , avec un thermostat à la température  $T_1$  et à travers  $(S_2)$ , avec un thermostat à la température  $T_2 > T_1$ . Le régime permanent est établi : en tout point  $M$  du système, la densité volumique de flux thermique est donnée par une expression de la forme  $\overrightarrow{j_{TH}}(M) = \frac{K}{r^2} \vec{u}$  avec  $K$  une constante

$$(r = \|\overrightarrow{OM}\| \in [r_1, r_2], \vec{u} = \frac{\overrightarrow{OM}}{r}).$$

- 1) Justifier l'expression de  $\overrightarrow{j_{TH}}(M)$ .
- 2) Montrer que le profil de température est donné par une expression de la forme  $T(M) = A + \frac{B}{r}$ . Déterminer les signes des constantes  $A$  et  $B$ .
- 3) Tracer l'allure du graphe de  $T(M) = T(r)$ , pour tout  $r \in [r_1, r_2]$ .

On interrompt brutalement le contact entre le système et le thermostat à  $T_2$ , le contact thermique avec l'autre thermostat étant maintenu.

- 4) Décrire l'état final du système.

5) On note  $S_R$  l'entropie reçue par le système lors de la transformation qu'il subit.

Justifier l'expression  $S_R = 4\pi c \mu \int_{r_1}^{r_2} \left[ 1 - \frac{T(r)}{T_1} \right] r^2 dr$ .

6) On note  $\Delta S$  la variation d'entropie du système lors de la transformation qu'il subit.

Exprimer, de même,  $\Delta S$  à l'aide d'une intégrale sur  $[r_1, r_2]$ .

7) Quel est le signe de la différence  $\Delta S - S_R$  ? La transformation imposée au système est-elle réversible ?

### PB 3 : Cycle frigorifique

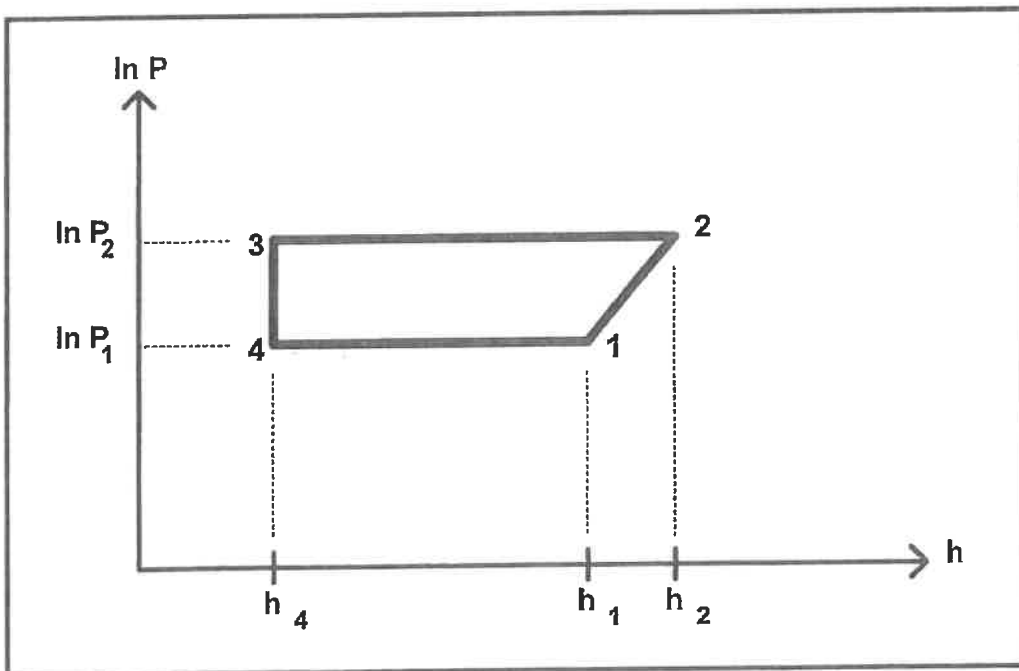
Un système fermé, constitué d'un fluide en écoulement permanent, décrit un cycle frigorifique. Lors de celui-ci, le fluide reçoit un transfert thermique massique de la part d'une source chaude à la température  $T_3$ , noté  $q_C$  (négatif), un transfert thermique massique de la part d'une source froide à la température  $T_1$ , noté  $q_F$ . Il reçoit également un travail massique noté  $w$ .

1) Quels sont les signes de  $q_F$  et  $w$  ?

2) Définir l'efficacité de ce cycle, notée  $e$ . Montrer que, dans le cas d'un cycle réversible,

celle-ci serait donnée par le rapport  $e = e_{REV} = \frac{T_1}{T_3 - T_1}$ .

Le cycle décrit par le fluide (corps pur) est représenté ci-dessous, dans un diagramme montrant la pression (en échelle logarithmique) en fonction de l'enthalpie massique (noter que la portion 1 2 n'est pas forcément un segment).



Le cycle résulte de la succession de quatre phases : le fluide (totalement gazeux) traverse un compresseur (processus supposé adiabatique et réversible, la température de sortie est notée  $T_2$ ) ; le fluide traverse ensuite un condenseur (processus isobare à la pression  $P_2$ ) en

sortie duquel il est totalement en phase liquide ; le fluide traverse ensuite un détendeur calorifugé (la pression de sortie est  $P_1$ ) ; le fluide traverse enfin un évaporateur (processus isotherme et isobare) dont il sort totalement vaporisé.

- 3) Parmi les points numérotés de 1 à 4, quels sont ceux qui appartiennent à la courbe de saturation du corps pur utilisé ?
- 4) La pression du point critique étant strictement supérieure à  $P_2$ , donner l'allure de la courbe de saturation (recopier le diagramme précédent).
- 5) Le cycle possède-t-il d'autres points d'intersection avec la courbe de saturation que ceux identifiés à la question 3 ? Si oui, que se passe-t-il précisément en ces points ?
- 6) Justifier la relation  $q_c = h_4 - h_2$ .
- 7) Exprimer l'efficacité du cycle frigorifique, notée  $e$ , en fonction de  $h_1$ ,  $h_2$  et  $h_4$ .  
L'évaluer numériquement à l'aide du diagramme.
- 8) Parmi les étapes successives constituant le cycle, quelles sont celles qui causent l'irréversibilité de celui-ci ?