



## Concours GMEC session 2014

Composition : **Physique 1** (mécanique, thermodynamique)

Durée : **4 Heures**



Institut National Polytechnique  
Félix Houphouët – Boigny  
SERVICE DES CONCOURS

### Instructions générales:

Les correcteurs accorderont une grande importance aux raisonnements qualitatifs et aux calculs quantitatifs. Les candidats devront impérativement exprimer les grandeurs demandées en fonction des paramètres indiqués. Dans chaque cas la numérotation de la question posée devra être clairement indiquée.

## MECANIQUE

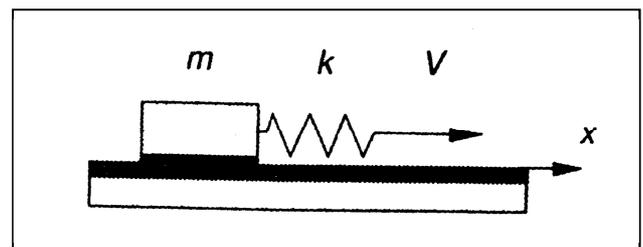
### Le frottement solide

Les données expérimentales présentées dans cet énoncé ont été publiées en 1994 par Baumberger, Heslot et Perrin. Leur dispositif expérimental, représenté sur la figure 1, est simple. Il s'agit d'un palet de masse  $m$  et de surface  $S$  qui glisse sur une plaque horizontale fixe. Un ressort exerce sur le palet une force  $k\ell$  où  $k$  est sa raideur et  $\ell$  son élongation par rapport à sa longueur à vide. Un moteur, qui se déplace en ligne droite à vitesse  $V$ , tire l'autre extrémité du ressort.

Quand la vitesse  $V$  est suffisamment rapide, la vitesse instantanée  $\dot{x}(t)$  du palet est constante et vaut  $V$  ; c'est le régime "permanent". Au contraire, quand la vitesse  $V$  est basse, on observe un régime appelé "fixe-glisser", en anglais "stick-slip" : le palet est fixe, puis se détache brusquement et glisse, avant de s'immobiliser à nouveau un peu plus loin, et ainsi de suite. L'objet du présent problème est d'étudier d'abord le régime permanent, puis ensuite le régime fixe-glisser.

Rappel sur les unités :  $1 \mu\text{m}\cdot\text{s}^{-1} = 10^{-6} \text{m}\cdot\text{s}^{-1}$  ;  $1 \text{N}\cdot\text{cm}^{-1} = 10^2 \text{N}\cdot\text{m}^{-1}$ .

Figure 1 - Le palet est relié par un ressort, dont la raideur  $k$  vaut de  $1$  à  $10^4 \text{N}\cdot\text{cm}^{-1}$ , à un moteur qui se déplace en ligne droite à vitesse  $V$ . L'expérimentateur peut choisir  $V$  entre  $10^{-2} \mu\text{m}\cdot\text{s}^{-1}$  et  $5 \text{cm}\cdot\text{s}^{-1}$ . En posant des masses calibrées sur le palet, on peut choisir à volonté sa masse  $m$  entre  $300 \text{g}$  et  $3 \text{kg}$ .



Les surfaces qui frottent l'une sur l'autre sont le dessous du palet, de surface  $S = 9 \times 8 \text{cm}^2$  et le dessus de la piste. Elles sont toutes deux recouvertes d'une plaque de carton bristol de quelques millimètres d'épaisseur. Le bristol a été choisi pour cette étude car ses coefficients de frottement restent stables et reproductibles même quand il s'use sous l'effet d'expériences répétées.

### 1. La force de frottement solide

Le frottement entre deux surfaces solides est caractérisé par des coefficients sans dimension, appelés coefficients de frottement solide : le coefficient statique  $\mu_s$  en l'absence de glissement, et le coefficient dynamique  $\mu_d$  lorsque les surfaces glissent l'une sur l'autre. On supposera dans ce problème que ces coefficients sont constants (sauf dans les questions 2-3 (c,d) où l'on tient compte de la variation de  $\mu_d$  avec  $V$ ).

## 1-1 Lois de Coulomb du frottement solide.

- (a) Lorsqu'il y a non-glissement : que peut-on dire du module et de l'orientation de la force de frottement solide exercée par la piste sur le palet ?
- (b) Lorsqu'il y a glissement : que peut-on dire du module et de l'orientation de la force de frottement solide exercée par la piste sur le palet ?
- (c) Précisez à quelle condition on passe du non-glissement au glissement.
- (d) Précisez à quelle condition on passe du glissement au non-glissement.

## 1-2 Coefficients de frottement solide.

- (a)  $\mu_s$  est-il plus élevé ou plus faible que  $\mu_d$  ? Pouvez-vous expliquer pourquoi ?
- (b) A l'aide d'une manipulation simple, réalisable sur une table d'examen, estimez grossièrement un ordre de grandeur de la valeur de  $\mu$ , pour le frottement papier-sur-papier.
- (c) Citez un exemple de système que vous connaissez pour lequel les coefficients de frottement sont très faibles, et indiquez approximativement leur ordre de grandeur.
- (d) Citez un exemple de système que vous connaissez pour lequel les coefficients de frottement sont très élevés, et indiquez approximativement leur ordre de grandeur.

## 2. Equations de base.

### 2-1 Approche du problème.

Des réponses brèves suffisent.

- (a) Choisissez un ou plusieurs référentiel(s) d'étude.
- (b) Choisissez un ou plusieurs repère(s) correspondant (s).
- (c) Spécifiez précisément le système étudié.
- (d) Précisez son ou ses degrés de liberté.

### 2-2 Equation du mouvement.

Ecrivez l'équation d'évolution du palet : c'est-à-dire l'équation différentielle qui régit soit l'abscisse  $x(t)$  du palet, repérée par rapport à la piste ; soit l'élongation  $\ell(t)$  du ressort.

*Attention : cette équation est indispensable pour la suite du problème.*

*Vérifiez-la soigneusement, en particulier les signes et les unités. N'hésitez pas à la reprendre au cours de la suite du problème, par exemple en la comparant aux données expérimentales. Si vous souhaitez introduire des notations, par exemple pour simplifier les calculs ultérieurs, définissez-les précisément.*

### 2-3 Régime permanent.

- (a) Montrez que l'équation précédente admet toujours une solution permanente  $x_P(t)$ , où  $\dot{x}_P = V = \text{cst}$ , et calculez l'élongation du ressort  $\ell_P$  dans ce régime permanent.
- (b) Si à un instant  $t_1$  donné, la position du palet est légèrement différente de cette solution, c'est-à-dire  $\ell = \ell_P + \epsilon$  : écrivez l'équation différentielle qui régit  $\epsilon(t)$ . Indiquez la solution et commentez-la.
- (c) Expérimentalement, on constate que  $\mu_d$  dépend légèrement de la vitesse instantanée  $\dot{x}$ . Si l'on linéarise  $\mu_d(\dot{x})$  en l'écrivant sous forme d'un développement limité,  $\mu_d \approx \mu_d(V) + \alpha (\dot{x} - V)$ , que devient l'équation précédente et sa solution ?
- (d) Déduisez-en une discussion de la stabilité du régime permanent.

## 3. Le régime fixe-glisser.

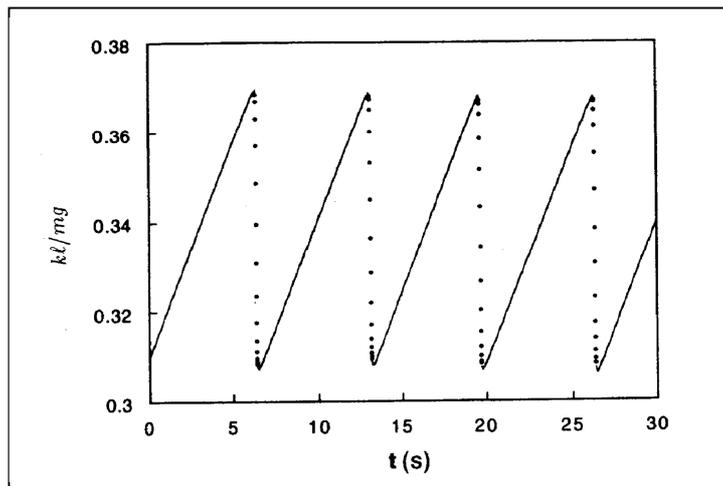
### 3-1 Phase fixe.

- (a) Si le palet s'arrête de glisser à un instant  $t_2$ , écrire l'expression de  $x(t)$  et de  $\ell(t)$ .
- (b) A quelle condition le palet se remet-il à glisser ?

(c) Indiquez par quelle méthode on peut estimer la valeur de la durée  $\tau_f$  de la phase fixe sur la figure 2 avec la meilleure précision.

(d) Indiquez cette valeur et cette précision.

Figure 2 - Exemple du régime non permanent appelé fixe-glisse. La valeur de  $k\ell/mg$  est enregistrée à raison d'un point toutes les 1,5 ms environ, avec un palet de surface  $S = 9 \times 8 \text{ cm}^2$ , de masse  $m = 1,6 \text{ kg}$ , un ressort de raideur  $k = 1,5 \cdot 10^2 \text{ N.cm}^{-1}$ , une vitesse de traction  $V = 10 \mu\text{m.s}^{-1}$



### 3-2 Phase glisse.

(a) Si le palet est arrêté et commence à glisser à un instant  $t_3$ , écrire l'expression de  $x(t)$  et de  $\ell(t)$ .

(b) A quel instant la vitesse du palet s'annule-t-elle à nouveau ?

(c) Indiquez par quelle méthode on peut estimer la valeur de la durée  $\tau_g$  de la phase glisse sur la figure 2, en utilisant : d'une part, la variation totale de  $k\ell/mg$  au cours de la phase glisse ensuite, la variation de  $k\ell/mg$  entre deux points successifs ; enfin, l'expression analytique de  $\dot{x}(t)$  déterminée à partir de la question (a).

(d) Indiquez cette valeur et la précision de cette estimation.

### 3-3 Modélisation de la figure 2.

*Attention : celle partie nécessite des réponses soigneuses.*

(a) Sur la figure 2, estimez la valeur numérique de  $\mu_d$ ,  $\mu_s$  et de leur différence, en expliquant bien quelle méthode vous utilisez. Indiquez la précision de votre estimation.

(b) Avec les paramètres utilisés pour l'expérience de la figure 2, calculez la valeur attendue de  $\tau_f$ . Indiquez la précision de cette valeur calculée.

(c) Avec les paramètres utilisés pour l'expérience de la figure 2, calculez la valeur attendue de  $\tau_g$ . Indiquez la précision de cette valeur calculée.

(d) Comparez ces valeurs attendues de  $\tau_f$  et  $\tau_g$  aux valeurs estimées ci-dessus d'après la figure 2.

### 3-4 Périodicité.

(a) Expliquez brièvement pourquoi le régime fixe-glisse est périodique.

(b) Tracez l'allure de la variation des différentes formes d'énergie en fonction du temps, en précisant le référentiel choisi.

(c) Ecrivez soigneusement, et commentez physiquement, le bilan énergétique du système considéré, à chaque période du régime fixe-glisse.

(d) A chaque période, de combien varie l'entropie du système considéré ?

### 3-5 Rôle des conditions initiales.

(a) En régime glisse, écrivez l'expression générale de  $\dot{x}(t)$  en fonction des conditions initiales à un instant  $t_4$  quelconque,  $\dot{x}(t_4) > 0$ .

(b) Discutez à quelle condition  $\dot{x}$  peut s'annuler.

(c) Examinez le cas particulier où  $\ell(t_4) = 0$ ,  $\dot{x}(t_4) = V$ .

(d) Commentez brièvement.

## 4. Exemples quotidiens.

Ce régime fixe-glisce se rencontre dans divers phénomènes quotidiens - cette partie est consacrée à leurs ordres de grandeurs.

Ce sont des questions ouvertes, pour lesquels les correcteurs accepteront toute réponse raisonnable. Répondez-y simplement, en vous appuyant sur des approximations. Ainsi, pour fixer les idées sans entrer dans les détails, on pourra écrire que  $\tau_f$  et  $\tau_g$  ont le même ordre de grandeur.

### 4-1 Craie qui crisse.

- Estimez l'ordre de grandeur de la fréquence du bruit d'une craie qui crisse sur un tableau noir.
- Estimez l'ordre de grandeur de  $V$  et de  $m$  pertinentes.
- Déduisez-en l'ordre de grandeur de la "raideur effective" du système.
- Pourquoi supprime-t-on le crissement en cassant la craie en deux ?

### 4-2 Porte qui grince.

- Estimez l'ordre de grandeur de la fréquence du bruit d'une porte qui grince sur ses gonds.
- Estimez l'ordre de grandeur de  $V$  et de  $m$  pertinentes.
- Déduisez-en l'ordre de grandeur de la "raideur effective" du système.
- Proposez jusqu'à trois méthodes pour supprimer le grincement.

### 4-3 Pneu qui crisse.

- Dans quelle(s) situation(s) entend-on des pneus de voiture crisser ?
- Estimez l'ordre de grandeur de  $V$  et de  $m$  pertinentes.
- Comment supprimer le crissement des pneus ?
- Faut-il le supprimer ou vaut-il mieux le conserver ?

## THERMODYNAMIQUE

### Étude d'une pompe à chaleur destinée au chauffage d'une habitation

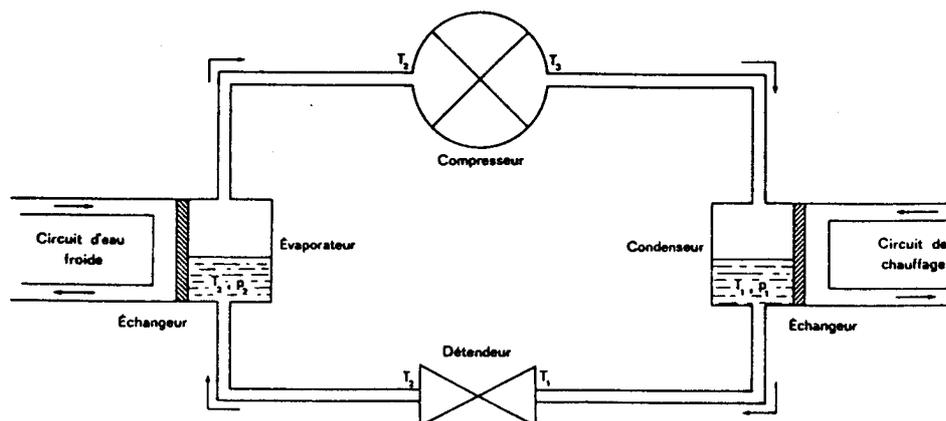


Figure 3

Une pompe à chaleur à fréon 22 ( $\text{CHF}_2\text{Cl}$  : difluoromonochlorométhane) prélève de la chaleur à un circuit d'eau froide et cède de la chaleur à de l'eau chaude qui circule dans le sol de l'habitation.

Le fréon décrit un cycle :

– dans l'évaporateur, il subit une évaporation complète sous la pression de vapeur saturante  $p_2$  et à la température  $T_2$  ;

- le fréon gazeux sort du compresseur à la température  $T_3$  et sous la pression  $p_1$  ;
- dans le condenseur le fréon gazeux se refroidit, puis se liquéfie complètement sous la pression de vapeur saturante  $p_1$  et à la température  $T_1$  ;
- en traversant le détendeur, le fréon subit une détente adiabatique et isenthalpique passant de  $T_1, p_1$  à  $T_2, p_2$  ; cette détente s'accompagne d'une vaporisation partielle du liquide.

Tous les calculs seront réalisés pour une masse  $m = 1$  kg de fréon et on pose :

- $L_v(T)$  : chaleur latente de vaporisation du fréon ;
- $c_L$  : capacité thermique massique du fréon liquide, supposée indépendante de  $T$  et de  $p$  ;
- le fréon gazeux est assimilé à un gaz parfait de masse moléculaire molaire  $M$ , et pour lequel  $\gamma = 1,20$  ;
- l'énergie cinétique macroscopique ainsi que l'énergie potentielle de pesanteur seront négligées dans tout le problème ;
- le volume massique  $v_L$  du fréon liquide est indépendant de la pression et de la température ;
- l'installation fonctionne en régime permanent.

### **Données :**

$$T_2 = 273 \text{ K}; \quad T_1 = 305 \text{ K}; \quad L_v(T_2) = 205 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}; \quad L_v(T_1) = 175 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1};$$

$$c_L = 1,38 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}; \quad p_2 = 5 \cdot 10^5 \text{ Pa}; \quad p_1 = 12,65 \cdot 10^5 \text{ Pa}; \quad v_L = 0,75 \text{ dm}^3 \cdot \text{kg}^{-1};$$

$$R = 8,31 \text{ J} \cdot \text{mol}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}; \quad \text{masse molaire du fréon : } M = 86,5 \cdot 10^{-3} \text{ kg} \cdot \text{mol}^{-1}.$$

## **1. Étude de la compression.**

1.1. En raisonnant sur un système que l'on définira soigneusement, relier la variation d'enthalpie du fréon, durant la traversée du compresseur, à la quantité de chaleur  $Q$  et au travail  $W$  qu'il a échangés durant celle-ci.

1.2. La compression est adiabatique et on admet que le gaz suit une compression de type polytropique  $pV^\gamma = \text{constante}$  ; en déduire  $T_3$  puis le travail  $W$  en fonction des données.

1.3. Évaluer la variation d'entropie du fréon et conclure.

1.4. Utilisation d'un diagramme entropique pour le calcul de  $W$ .

a. Pour une transformation quelconque du fréon gazeux entre les états  $T_0, p_0$ , et  $T, p$ , calculer sa variation d'entropie  $\Delta S = S - S_0$  ; en déduire l'équation d'une isobare dans le diagramme entropique ( $S$  en abscisse,  $T$  en ordonnée).

Tracer l'isobare  $p_1$ .

Par quel déplacement la courbe isobare correspondant à  $p_2$  se déduira-t-elle de celle correspondant à  $p_1$  ?

b. Représenter sur le diagramme précédent la compression du fréon gazeux de l'état  $T_2, p_2$  à l'état  $T_3, p_1$ . Montrer que le travail  $W$  échangé par le fréon correspond à l'aire d'une surface que l'on hachurera sur le diagramme (pour cela, introduire le point correspondant à l'état  $T_2, p_1$ ).

## **2. Passage dans le condenseur.**

2.1. Calculer la quantité de chaleur  $Q_1$  échangée par le fréon.

2.2. Calculer sa variation d'entropie.

### 3. Passage dans le détendeur à parois adiabatiques.

3.1. Démontrer que la détente est isenthalpique.

3.2. En déduire la fraction massique  $x$  de fréon gazeux à la sortie du détendeur.

3.3. Calculer la variation d'entropie du fréon.

### 4. Passage dans l'évaporateur.

4.1. Évaluer la quantité de chaleur  $Q_2$  échangée par le fréon.

4.2. Calculer sa variation d'entropie.

### 5.

Le compresseur est entraîné par un moteur électrique de rendement électro-mécanique  $r = 0,8$ . Définir l'efficacité  $e$  de cette pompe à chaleur et l'évaluer.

Dans quelles conditions portant sur  $T_1$  et  $T_2$  l'améliore-t-on ? Quel avantage présente ce chauffage par rapport au chauffage électrique ?

### 6. Étude du cycle.

6.1. Vérifier le bilan énergétique sur le cycle.

6.2. Représenter son diagramme entropique.

### 7.

Cette pompe à chaleur sert à compenser les pertes de chaleur de l'habitation maintenue à la température  $T_4 = 293$  K, alors que la température extérieure est  $T_e = 273$  K.

7.1. Dans le but d'évaluer ces pertes, on coupe le chauffage ; la température de l'habitation passe alors en une durée  $\Delta t = 4$  heures de  $T_4 = 293$  K à  $T_5 = 283$  K. On admet que la quantité de chaleur perdue pendant la durée  $dt$  petite s'écrit  $\delta Q = -ak(T - T_e)dt$ ,  $k = 2 \cdot 10^7$  J.K<sup>-1</sup> désignant la capacité thermique de l'habitation,  $T$  sa température à l'instant  $t$ , et  $a$  une constante dépendant de l'isolation. Donner une équation différentielle décrivant l'évolution  $T(t)$  ; en déduire  $a$ .

7.2. Calculer la puissance électrique consommée  $P_e$  pour maintenir la température de l'habitation à la valeur constante  $T_4$ .

7.3. L'eau qui alimente la source froide subit une chute de température  $\Delta T = 4$  degrés centésimaux durant la traversée de l'échangeur. En déduire son débit massique.

Capacité thermique massique de l'eau froide utilisée :  $c_f = 4,18$  kJ.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>.

**Fin de l'énoncé**