

Figure 2.a

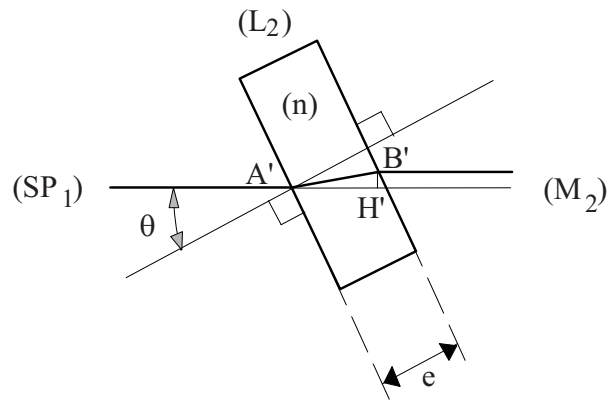


Figure 2.b

4.2.2) Exprimer, pour le parcours de (SP_1) à (M_2) , le chemin optique $\mathcal{L}(A'B')$ puis la distance $(A'H')$ (projection de $(A'B')$ sur l'axe optique) en fonction de l'angle θ supposé très petit et des données n et e . En déduire la différence de marche supplémentaire δ_2 introduite par la présence de la lame à face parallèle (L_2) .

Les calculs seront développés en les limitant au second ordre (inclus) en θ .

4.2.3) En supposant que la source (S) émette une onde monochromatique de longueur d'onde λ dans le vide, exprimer le déphasage Φ des faisceaux au niveau de la tache sur l'écran. L'éclairement sur l'écran est-il alterné ou uniforme ?

4.3) En augmentant lentement l'angle θ à partir d'une valeur nulle (sous réserve qu'il demeure petit), on peut obtenir sa mesure en relevant celle de l'éclairement et à condition de compter le nombre entier k de passages par un maximum de brillance.

4.3.1) Pour quelles valeurs de θ a-t-on un éclairement maximal ?

En prenant $\lambda = 632,8 \text{ nm}$, $n = 1,5$ et $e = 1 \text{ mm}$, calculer en degrés la valeur θ_1 de l'angle correspondant à $k = 1$.

4.3.2) Si ce dispositif était utilisé pour la mesure d'angles, dans quel sens faudrait-il modifier l'épaisseur de la lame pour gagner en sensibilité ?

4.3.3) En supposant que la source ait une longueur de cohérence $\ell_c = 10 \mu\text{m}$, quelle condition devrait-on imposer à l'épaisseur de la lame si l'on voulait mesurer un angle de 1° tout en maintenant $k = 1$?

4.4) La source S est maintenant supposée polychromatique, avec un spectre étalé entre les longueurs d'onde $0,4 \mu\text{m}$ et $0,8 \mu\text{m}$. La lame (L_2) est positionnée avec l'angle θ_1 obtenu à la question (4.3.1). On négligera les variations de l'indice n des lames avec la longueur d'onde.

- Montrer que certaines longueurs d'ondes sont absentes sur l'écran. Les calculer.
- Comment appelle-t-on la couleur globale obtenue sur l'écran ?

5) La lame (L_1) étant maintenue en place, la lame (L_2) est remplacée (Figure 3) par une lame à face parallèles (L_3), de même épaisseur e , perpendiculaire au faisceau optique et présentant un gradient d'indice, de norme γ . Ce gradient est parallèle à l'axe Oy du repère cartésien orthonormé (O,x,y,z) dont l'axe Ox est confondu avec la direction de propagation de la lumière et l'axe Oz (non dessiné) est normal au plan de figure.

Dans tout ce qui suit, on supposera que la source est à nouveau monochromatique, de longueur d'onde dans le vide égale à λ .

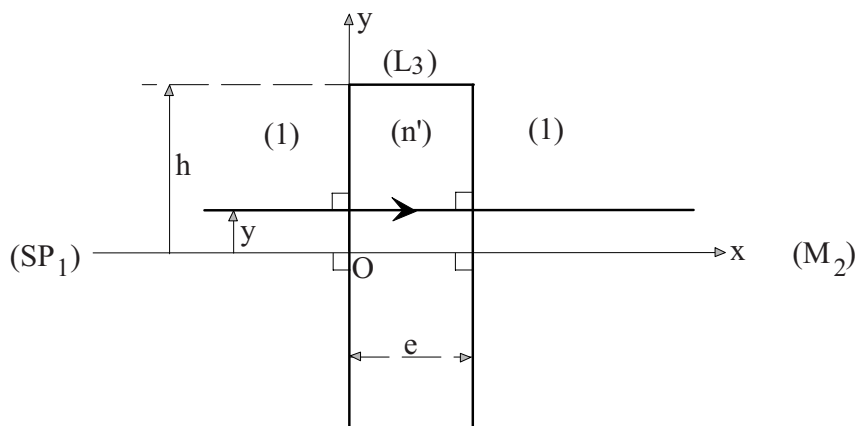


Figure 3

5.1) L'indice n' de la lame (L_3) évolue de manière linéaire entre les deux limites de cette lame où $y = h$ et $y = -h$, de sorte que : $n' = n - \gamma y$.

On considérera que $h = 1 \text{ cm}$, $n = 1,5$ et $\gamma = 10 \text{ m}^{-1}$.

5.1.1) Dans quel sens de l'axe Oy le gradient de l'indice n' se trouve-t-il orienté ?

5.1.2) Exprimer, en fonction de n , e , γ et y , la différence de marche supplémentaire δ_3 engendrée par l'interposition de la lame (L_3), pour le seul rayon du plan de figure atteignant la lame (L_3) avec un décalage y par rapport à l'axe optique.

5.1.3) Tracer le cheminement complet de ce rayon, de la source jusqu'à l'écran. Quelle sera l'ordonnée $Y = \overline{OM}$ de son point d'impact M sur l'écran (EC) ?

5.1.4) En déduire la différence de marche globale δ entre les deux rayons, issus de S et interférant en M .

5.2) Décrire l'aspect de la figure obtenue sur l'écran, puis préciser la valeur de l'interfrange i lorsque $\lambda = 546 \text{ nm}$ et $e = 1 \text{ mm}$.

PROBLÈME II

GAIN DE TEMPS ET ÉCONOMIES D'ÉNERGIE

Le temps et l'énergie sont des biens précieux dont il faut savoir faire le meilleur usage, notamment dans le cadre de l'habitat. Il convient en particulier de réduire le délai de mise en température d'un logement et de limiter la consommation nécessaire à son chauffage. Quelques procédés en ce sens sont présentés dans ce problème, sous forme de questions indépendantes.

1) Approche simplifiée du comportement thermique d'un habitat ; optimisation du temps de mise en température.

1.1) Modélisation sommaire

1.1.1) Dans un réseau électrique la notion de résistance électrique R traduit une relation de proportionnalité entre la différence de potentiel ΔV existant entre deux ensembles équipotentiels et le courant I qui circule de l'un à l'autre. Par analogie, dans un réseau thermique, définir la notion de résistance thermique R_{th} en fonction de la différence de température $\Delta\theta$ existant entre deux ensembles isothermes et le flux thermique Φ qui circule de l'un à l'autre. Préciser les unités des grandeurs thermiques utilisées.

1.1.2) Dans un réseau électrique, la notion de capacité électrique C traduit une relation de proportionnalité entre la dérivée temporelle dV/dt et le courant I lié à la modification de la charge d'un condensateur dont l'une des armatures est fixée au potentiel V et l'autre est maintenue à un potentiel de référence nul. Par analogie, dans un réseau thermique, définir la notion de capacité thermique C_{th} en fonction de la dérivée temporelle $d\theta/dt$ et du flux thermique Φ lié à la modification de l'enthalpie d'un objet matériel porté à la température θ , la mesure de l'enthalpie étant référencée à un niveau de température nulle. Préciser les unités des grandeurs thermiques utilisées.

1.1.3) Le schéma électrique proposé (Figure 1) est l'image d'un système thermique élémentaire qui permet de fixer globalement les idées concernant le comportement thermique d'un habitat.

L'ensemble des radiateurs, alimentés par la chaudière, est assimilé à une source de courant.

Pour simplifier, *dans toutes les questions qui suivent, la température extérieure θ_e sera toujours supposée stationnaire* ; ainsi le milieu extérieur sera assimilé à une source de tension continue.

La température $\theta(t)$ de l'habitat sera supposée uniforme dans tout son volume et la capacité thermique de celui-ci sera réduite à C_{th} .

Entre l'habitat et l'extérieur est représentée la résistance thermique R_{th} de l'isolation.

La référence de température sera prise ici égale à 0°C ; par analogie avec une référence de potentiel nul, on pourra la représenter par le symbole d'une "masse" dans un réseau électrique.

a) Quelle loi de Kirchhoff appliquée au *réseau électrique*, traduit-elle le bilan thermique de l'habitat ainsi représenté ? Exprimer ce bilan.

b) Lorsque le régime permanent est atteint pour une température de consigne constante θ_C , expliquer pourquoi l'on peut faire abstraction de la capacité C_{th} .

- En déduire directement, en fonction de θ_e , θ_C et R_{th} exclusivement, la puissance (flux) thermique Φ_0 nécessaire au maintien de la température de consigne.

- En préciser la valeur numérique, sachant que : $\theta_e = 5^\circ\text{C}$, $\theta_C = 20^\circ\text{C}$ et $R_{th} = 2,5 \text{ mK/W}$.

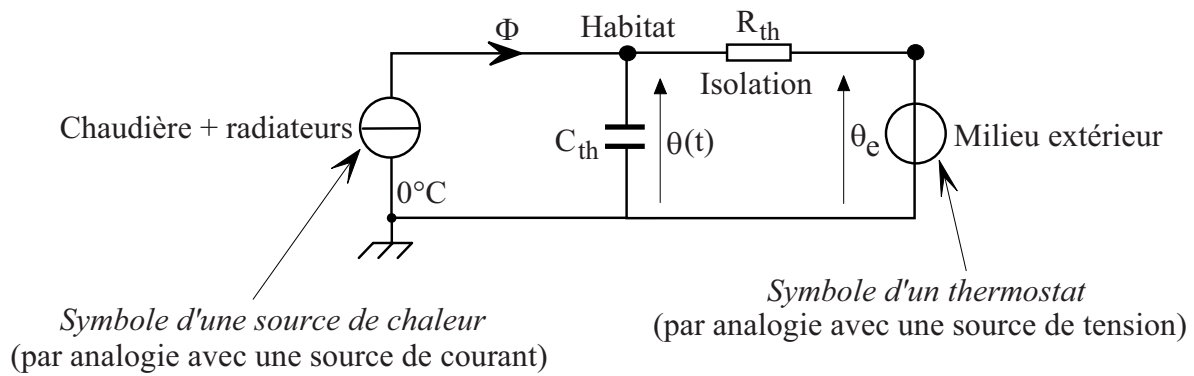


Figure 1

1.2) Mise en température

NB : Dans toute la suite de cette question on posera : $\tau_o = R_{th} C_{th}$

1.2.1) Mise en température sous flux constant

La température initiale de l'habitat étant supposée égale à la température extérieure, on met celui-ci en chauffe au temps $t = 0$ s, en imposant un échelon de flux égal à Φ_o .

a) Résoudre l'équation différentielle qui résulte du bilan thermique.

b) Sachant que $C_{th} = 3$ MJ/K, calculer le temps nécessaire pour atteindre la température θ_C à 5 % près, c'est-à-dire lorsque : $\frac{\theta_C - \theta(t)}{\theta_C - \theta_e} = 5\%$.

Ce temps pouvant être jugé trop important, on peut accélérer la mise en température en augmentant la puissance de chauffe au démarrage puis en la réduisant progressivement de manière à ne jamais dépasser la consigne choisie. Ceci est rendu aisé grâce aux progrès de l'électronique numérique qui permettent la programmation des sources de chaleur (sources électriques notamment) de manière à faire évoluer leur puissance selon des lois dépendant du temps et de divers paramètres fixés (consignes) ou variables (températures existantes).

Deux procédés distincts sont proposés ci-après, en (1.2.2) et (1.2.3).

1.2.2) Chauffage forcé au départ puis réduit en fonction du temps

Dans la mesure où la chaudière est apte à fournir, par exemple, une puissance transitoire dix fois supérieure au flux Φ_o qui s'impose en régime établi, on peut programmer une puissance de chauffe selon la loi : $\Phi_1(t) = \Phi_o (1 + 9 e^{-t/\tau})$, laquelle tend vers la valeur nominale Φ_o au bout d'un temps déterminé.

a) Ecrire l'équation différentielle qui résulte du bilan thermique.

b) Sachant que la solution générale de cette équation est : $\theta(t) = \theta_C + \frac{9(\theta_C - \theta_e)}{1 - \frac{\tau_o}{\tau}} e^{-t/\tau} + A e^{-t/\tau_o}$.

déterminer la constante d'intégration A dans les mêmes conditions initiales que précédemment.

c) Montrer que l'on peut choisir pour le paramètre τ une valeur particulière qui permet d'annuler cette constante. Dans ce cas, conclure quant à la loi $\theta(t)$ qui régit la mise en température et préciser le temps maintenant nécessaire pour atteindre la température θ_C à 5 % près.

Les méthodes développées précédemment en (1.2.1) et (1.2.2) nécessitent le réglage du flux Φ_0 qui dépend de la résistance thermique de l'isolation (laquelle peut évoluer en fonction des ouvertures « jour-nuit ») et des conditions extérieures.

Le procédé présenté ci-après en (1.2.3) permet d'ignorer ces deux données grâce au suivi de la température intérieure $\theta(t)$ de l'habitat.

1.2.3) Chauffage évolutif en fonction de la température intérieure atteinte

La puissance (Φ_2) du chauffage est programmée de telle sorte que :

$$\Phi_2(t) = k[\theta_C - \theta(t)] + k' \int_0^t [\theta_C - \theta(u)] du \quad , \quad k \text{ et } k' \text{ étant des constantes positives.}$$

a) Ecrire l'équation intégral-différentielle qui résulte du bilan thermique puis, en la dérivant membre à membre par rapport au temps, déterminer l'équation différentielle qui s'en déduit.

Montrer qu'en régime établi, la température de l'habitat est toujours exactement égale à la consigne, quelles que soient R_{th} et θ_e .

b) L'équation différentielle obtenue étant du "second ordre à coefficients constants", elle admet des solutions de type $\exp(rt)$; déterminer la relation reliant k et k' afin d'atteindre l'équilibre souhaité avec l'accroissement le plus rapide possible mais sans oscillations, c'est-à-dire propre au régime critique. Préciser la valeur du paramètre r correspondant en fonction de k , R_{th} et τ_0 .

Quelles valeurs doit-on donner aux paramètres k et k' si l'on souhaite avoir un amortissement tel que : $\tau' = -1/r = \tau_0/10$?

c) La solution correspondante est de la forme $\theta(t) = \theta_C + (A' + A''t)e^{rt}$. Déterminer les constantes d'intégration A' et A'' en supposant que la température initiale de l'habitat est égale à la température extérieure et en explicitant l'expression initiale du flux de chauffage $\Phi_2(t=0)$, laquelle permet de déterminer $\left(\frac{d\theta}{dt}\right)_{t=0}$.

2) Economies d'énergie

2.1) Economie sur le chauffage de l'air neuf d'un logement

2.1.1) Déperditions dues au renouvellement de l'air vicié par appel direct d'air neuf

Afin d'assurer une bonne aération dans un logement, on admettait, avant qu'une réglementation plus contraignante ne soit imposée, que l'air devait être renouvelé en l'espace d'une heure. Calculer, dans cette hypothèse, la puissance thermique ainsi perdue par une maison individuelle de 300 m^3 rejetant un air vicié à $\theta_i = 20^\circ\text{C}$ pour le remplacer par un air directement introduit de l'extérieur à la température $\theta_e = 5^\circ\text{C}$.

Rappel : lorsqu'une masse dm d'air, dont la chaleur massique à pression constante est c_p , transite pendant le temps dt d'une position (i) en laquelle elle avait la température θ_i à une autre position donnée (j), elle déplace avec elle, de (i) vers (j) l'enthalpie qu'elle avait en (i), c'est-à-dire :

$dH_i = (dm) c_p \theta_i$, enthalpie ici définie par référence au 0°C .

La puissance instantanée correspondante $\Phi_i = \frac{dm}{dt} c_p \theta_i$ peut s'exprimer en fonction du paramètre

$$G = \frac{dm}{dt} c_p \text{ dénommé conductance fluide, soit : } \Phi_i = G \theta_i .$$

Compte tenu des propriétés de l'air, dans les conditions de température et de pression propre à l'habitat, on retient en pratique que $G = 0,34 \mathcal{D}$, le débit volumique \mathcal{D} étant exprimé en m^3/h pour obtenir la conductance fluide G en W/K .

Lorsque l'air qui quitte l'intérieur (i) de l'habitat est remplacé, avec le même débit et en régime permanent, par de l'air en provenance de l'extérieur (e) où il avait la température θ_e , la puissance nette évacuée (flux net) en position (i) est égale à la différence : $\Phi_{net} = \Phi_i - \Phi_e = G (\theta_i - \theta_e)$.

Préciser la valeur numérique de ce flux net dans les conditions indiquées.

2.1.2) Récupération de chaleur sur l'air extrait avec un échangeur à contre-courant

Un procédé économique consiste à réchauffer l'air neuf entrant en lui communiquant, sans mélange d'air, une partie de la chaleur de l'air sortant, grâce à deux conduites séparées, accolées sur une grande longueur L , en étroit contact thermique, mais isolées de l'extérieur (Figure 2).

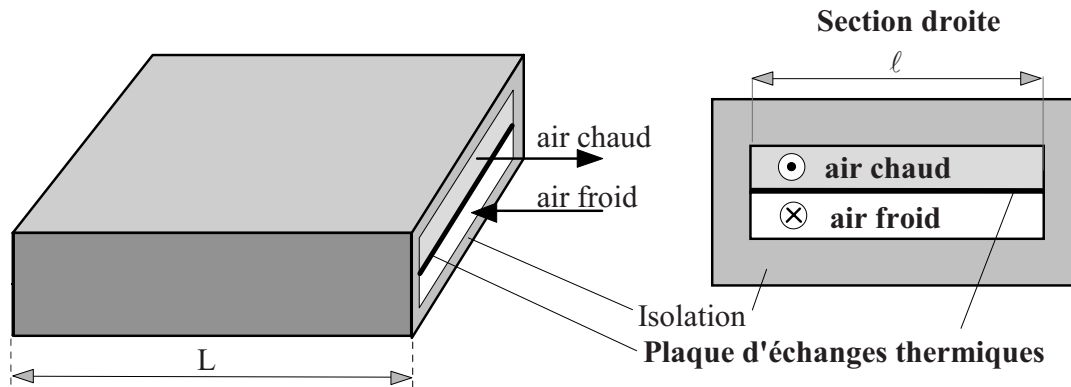


Figure 2

La paroi qui sépare les deux conduites est très fine, en cuivre, pour permettre un bon échange transversal. Le transfert par conduction longitudinale dans cette paroi peut être négligé devant celui correspondant aux flux déplacés par les mouvements d'air.

Pour modéliser les échanges qui se produisent au niveau d'une portion de conduite de longueur dx , située à l'abscisse x , on peut considérer qu'entre l'air chaud à la température $\theta_c(x)$ et l'air froid à la température $\theta_f(x)$, existe une *résistance thermique* $1/(g dx)$ transversale (Figure 4).

Cependant, pour modéliser les flux de chaleur transférés par circulation de fluide, il faut prendre garde au fait qu'ils ne dépendent que de la température en amont du mouvement et non pas de la différence de température entre le point de départ et le point d'arrivée. Ainsi, entre deux points de températures respectives $\theta(x)$ et $\theta(x+dx)$, le transfert de chaleur par circulation de fluide ne peut plus être symbolisé par une résistance thermique.

Si, par exemple, le fluide circule dans le sens positif de l'axe Ox , nous conviendrons de représenter ce transfert par le symbole graphique ci-après (Figure 3) emprunté, par analogie, à la représentation d'une source de courant liée :

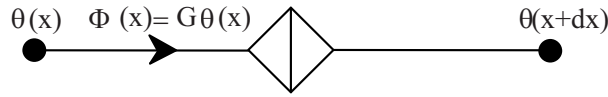


Figure 3

Ce symbolisme est reporté sur la figure 4 pour représenter les transferts par circulation de l'air chaud dans le sens positif de l'axe et par circulation de l'air froid en sens inverse.

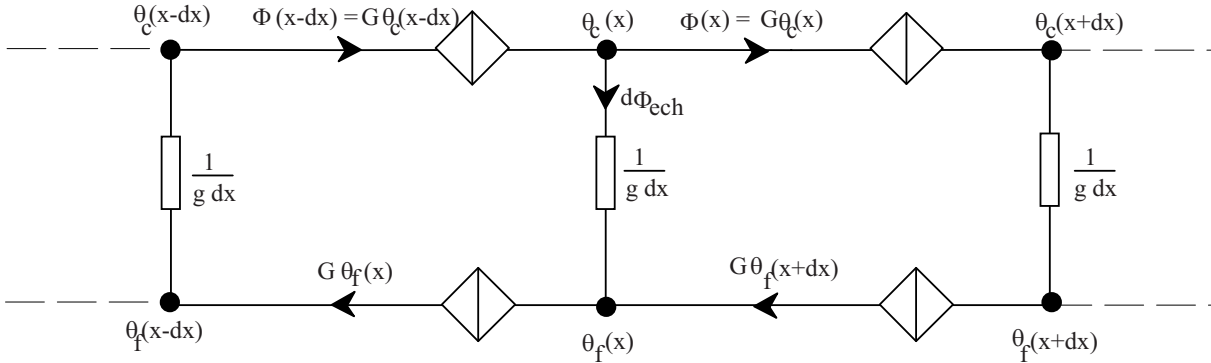


Figure 4

- Exprimer le flux $d\Phi_{ech}$ échangé à l'abscisse x (depuis le point chaud jusqu'au point froid) en fonction des températures $\theta_c(x)$, $\theta_f(x)$ et de la conductance $g dx$.
- Exprimer ce même flux $d\Phi_{ech}$ en fonction de G , $\theta_c(x-dx)$ et $\theta_c(x)$.
- Exprimer ce même flux $d\Phi_{ech}$ en fonction de G , $\theta_f(x+dx)$ et $\theta_f(x)$.
- En utilisant un développement de Taylor limité au premier ordre, écrire les équations différentielles qui régissent le comportement des températures $\theta_c(x)$ et $\theta_f(x)$ le long de la canalisation.

Montrer alors que les dérivées secondes de $\theta_c(x)$ et $\theta_f(x)$ sont égales à zéro.

Déterminer complètement l'évolution des deux températures en fonction de x , sachant que :

$L = 15 \text{ m}$, $\theta_c(x=0) = 20^\circ\text{C}$, $\theta_f(x=L) = 5^\circ\text{C}$, $\mathcal{D} = 300 \text{ m}^3/\text{h}$ et $g = 9,2 \text{ WK}^{-1}\text{m}^{-1}$.

- Calculer la température d'entrée de l'air froid à l'abscisse $x = 0$, puis le flux net dépensé pour la seule aération de la maison (abstraction faite du chauffage des murs, meubles et cloisons).

2.2) Pompe à chaleur à cycle de Stirling

On envisage l'installation d'une pompe à chaleur air/air permettant le chauffage de l'habitation grâce à de la chaleur prélevée sur l'air extérieur, supposé à température constante $\theta_1 = 5^\circ\text{C}$.

Le rejet d'air chaud dans l'habitat se fait à une température $\theta_2 = 40^\circ\text{C}$, supposée constante et prise comme température de source chaude. Le travail est fourni par un moteur électrique. Le cycle envisagé est du type de Stirling, décrit plus bas.

- Donner le schéma structurel d'une pompe à chaleur cyclique ditherme, en faisant apparaître les échanges énergétiques. On appellera respectivement Q_1 et Q_2 les transferts thermiques au niveau de la source froide et de la source chaude. Préciser le signe des grandeurs Q_1 et Q_2 . Appliquer les deux principes de la thermodynamique à cette machine en supposant son fonctionnement idéal.

2.2.2) Définir alors l'efficacité de la pompe à chaleur et en donner la valeur numérique théorique. En déduire la puissance théorique dépensée sachant que le maintien de la température de consigne de l'habitat nécessite le flux Φ_o calculé en (1.1.3.b).

2.2.3) Principe de fonctionnement de la pompe à chaleur à cycle de Stirling (Figure 5).

Un moteur électrique entraîne, au moyen de deux pignons reliés par une courroie crantée, deux pistons assujettis à coulisser dans deux cylindres, y emprisonnant deux volumes variables V_1 et V_2 communiquant entre eux par une tubulure destinée à assurer l'égalité de la pression (p) dans l'ensemble du volume $V = V_1 + V_2$.

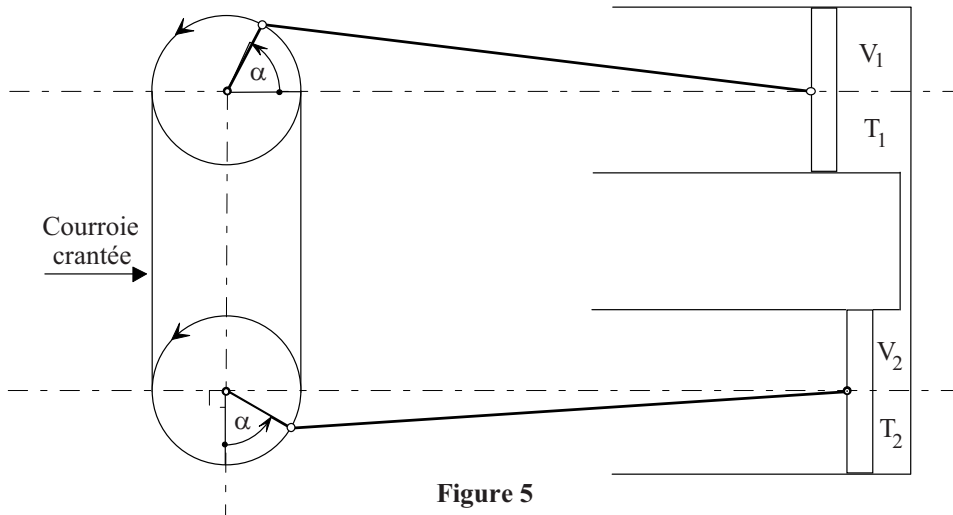


Figure 5

Le moteur tourne à vitesse angulaire ω constante de sorte que les angles α définis sur la figure 5 croissent au cours du temps selon la loi $\alpha = \omega t$.

La courroie maintient les manivelles constamment orthogonales entre elles pour que les mouvements des pistons demeurent en quadrature ; il en résulte que l'on peut considérer que les volumes emprisonnés dans chaque cylindre varient sensiblement suivant les lois ci-après :

$$V_1 = V_o \left(\frac{1 - \cos \alpha}{2} \right) \quad \text{et} \quad V_2 = V_o \left(\frac{1 - \sin \alpha}{2} \right)$$

V_o correspond au volume maximal occupé par le gaz dans l'un puis l'autre des cylindres.

a) Exprimer le volume total V en fonction de V_o et de l'angle α , puis définir sa valeur V_M maximale au cours du temps.

b) Sachant que le gaz renfermé dans les cylindres peut être considéré comme parfait et qu'en position de repos, à la température T_o , il occupe le volume maximal V_M sous la pression p_o , exprimer le nombre n de moles emprisonnées, en fonction de ces données et de la constante R des gaz parfaits.

Calculer numériquement n , sachant que $V_o = 1$ litre, $p_o = 5$ bars, $T_o = 293$ K et que la constante des gaz parfaits pour valeur $R = 8,314 \text{ J.mol}^{-1}.\text{K}^{-1}$.

c) Sachant qu'en régime établi, après un temps suffisant de marche, le gaz dans le volume V_1 se trouve entièrement porté à température constante T_1 et que le gaz dans le volume V_2 se trouve entièrement porté à la température constante T_2 , exprimer la pression p du gaz en fonction de T_1, T_2, V_1, V_2, n et R .

d) En remplaçant les volumes V_1 et V_2 par leurs expressions en fonction de V_0 et α ,

exprimer - sans les résoudre - les intégrales : $J_1 = \int_{\alpha=0}^{2\pi} p dV_1$ et $J_2 = \int_{\alpha=0}^{2\pi} p dV_2$.

Déterminer le sens physique de la somme : $S = J_1 + J_2$.

Résoudre l'intégrale : $I = \frac{J_1}{T_1} + \frac{J_2}{T_2}$, puis en déduire une relation entre J_1, J_2, T_1 et T_2 .

Sachant que le calcul de ces intégrales conduit aux résultats suivants :

$$J_1 = nR T_1 \pi \frac{\sqrt{2T_1 T_2}}{T_1^2 + T_2^2} [T_1 + T_2 - \sqrt{2T_1 T_2}] \quad J_2 = -nR T_2 \pi \frac{\sqrt{2T_1 T_2}}{T_1^2 + T_2^2} [T_1 + T_2 - \sqrt{2T_1 T_2}]$$

préciser leur signe au moyen d'une analyse littérale.

Déduire de ce qui précède, à l'appui d'une bonne argumentation, la signification physique de J_1 et de J_2 comparativement aux grandeurs Q_1 et Q_2 .

2.2.4) Calculer, dans les conditions de fonctionnement décrites plus haut, la valeur numérique du travail fourni par le moteur puis celle de la vitesse de rotation de ce moteur, exprimée en tr/min.

Fin de l'énoncé