

**DEVOIR SURVEILLÉ n°6**  
**Samedi 7 février 2026 – Durée 4h**

**SUJET 1**

*Ce sujet contient 3 parties totalement indépendantes.*

*Un problème issu de CCP et deux de CCS*

**Problème 1 (AU CHOIX) : Localisation des franges (D'après CCP)**

On cherche dans ce problème à étudier le passage d'une source ponctuelle à une source large, et notamment le problème de la localisation des franges dans le cas de l'interféromètre de Michelson dans les deux situations : en lame d'air et en coin d'air.

Aucune connaissance sur la théorie de la localisation des franges n'est nécessaire pour faire le problème.

**Partie 1 : Michelson en lame d'air**

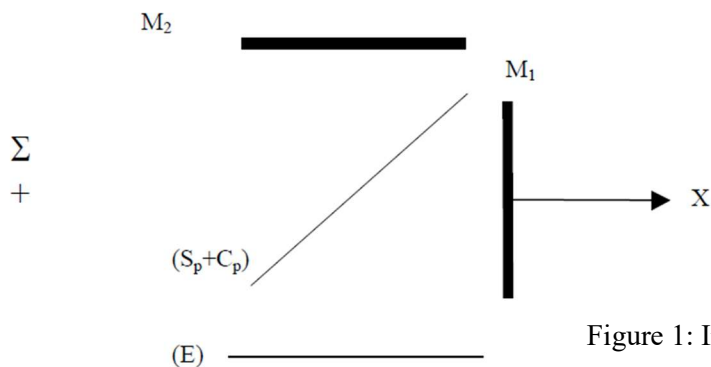


Figure 1: Interféromètre de Michelson en lame d'air

On considère un interféromètre de Michelson dont les miroirs  $M_1$  et  $M_2$  sont perpendiculaires. Les deux miroirs sont initialement à égale distance de l'ensemble séparatrice compensatrice ( $S_p+C_p$ ). L'interféromètre est éclairé par une source ponctuelle  $\Sigma$  monochromatique, de longueur d'onde  $\lambda$ . On place un écran (E) à la "sortie" de l'interféromètre, parallèle au miroir  $M_2$ .

On déplace le miroir  $M_1$  d'une distance  $e$  perpendiculairement à lui-même, selon l'axe des  $x$ . (Figure

- 1-a-** Montrer l'équivalence du Michelson dans cette configuration avec une lame d'air (Figure 2). (Les échelles de la figure 1 et de la figure 2 ne sont pas les mêmes). A quoi correspondent dans le schéma équivalent  $M_1'$  et  $S$  ? On appelle  $D$  la distance entre  $M_2$  et l'écran E (dont on repère la position d'un point M par l'axe OX), et  $d$  la distance entre S et  $M_2$ . On suppose que  $D$  et  $d$  sont nettement plus grandes que  $e$ .

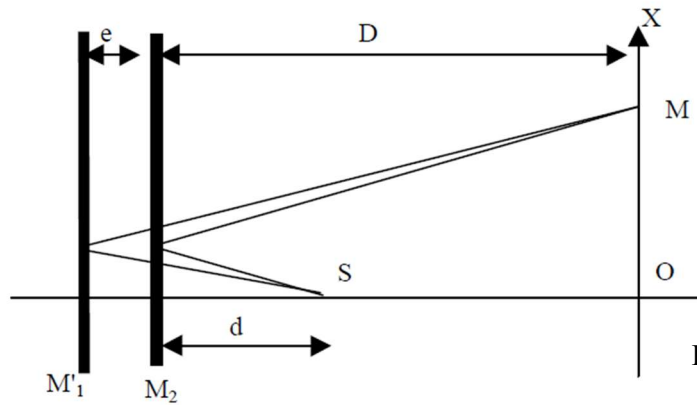


Figure 2 : Equivalence en lame d'air

- 1-b- Faire un dessin de deux rayons différents issus de la source réelle  $S$  et interférant en un point  $M$  de (E) à partir de la Figure 1.

**Dans la suite de cette partie, on ne raisonnera plus qu'à partir de la lame d'air.**

- 2- On cherche à calculer la différence de marche entre les rayons issus de  $S$  (de la Figure 2) et qui interfèrent en un point  $M$  de (E) tel que  $OM=X$ , en se limitant aux rayons peu inclinés sur l'axe  $OS$ .

Montrer que cette différence de marche est donnée par :  $\delta = 2e \left( 1 - \frac{X^2}{2(D+d)^2} \right)$  (remarque :

*calculatoire ...)*

Justifier que les franges sont des anneaux.

- 3- On suppose, pour simplifier, que  $2e = p_0 \lambda$  où  $p_0$  est un entier. Qu'observe-t-on en  $O$  ?

Lorsque l'on s'éloigne de  $O$ , on observe une alternance d'anneaux sombres et brillants. Quel est l'ordre d'interférence  $p$  correspondant à l'anneau brillant numéro  $m$  (que l'on exprimera en fonction de  $p_0$  et  $m$ ) ?

Exprimer le rayon  $X_m$  de cet anneau en fonction de  $D$ ,  $d$ ,  $\lambda$ ,  $e$  et  $m$ . Calculer numériquement  $X_m$ , pour  $m$  variant de 0 à 5 (on présentera les résultats sous forme d'un tableau) pour  $e = 1 \text{ mm}$ ,  $D + d = 1 \text{ m}$  et  $\lambda = 0,5 \mu\text{m}$ . Tracer  $X_m$  en fonction de  $m$ . Comment évolue la distance entre deux anneaux successifs ?

- 4- On considère en plus de la source  $S$ , une autre source  $S'$  placée à une  $R$  de l'axe  $OS$  au-dessus ou en dessous de  $S$ .  $S$  et  $S'$  émettent de façon incohérente à la même longueur d'onde  $\lambda$ . On cherche à savoir à quelle condition les interférences sont encore visibles et dans quelle partie de l'espace. On choisit le critère suivant (de façon un peu arbitraire) : les interférences sont encore visibles si le décalage entre ces deux systèmes de franges est inférieur à  $1/4$  d'interfrange. Trouver une condition sur  $R$  pour que les  $m$  premiers anneaux soient visibles.
- 5- Montrer que si  $D$  tend vers l'infini, on peut remplacer la source ponctuelle du début par une source large (forme d'un disque de rayon  $R$ ) sans changer l'allure de la figure d'interférences. Quel est l'intérêt d'utiliser une source étendue à la place d'une source ponctuelle ? Comment fait-on pour observer des anneaux à l'infini ? Faire un schéma en donnant un maximum d'informations sur les distances, propriétés et qualités des instruments d'optique...

- 6- On souhaite observer le plus grand nombre d'anneaux possible avec une source étendue : quelle condition cela impose-t-il sur l'angle maximal d'inclinaison des rayons issus de S ? Comment dans la pratique réalise-t-on cette condition ?

## Partie 2 : Michelson en coin d'air

On règle maintenant l'interféromètre de Michelson, éclairé par une source ponctuelle  $\Sigma$  émettant à la longueur d'onde  $\lambda$ , avec les miroirs  $M_1$  et  $M_2$  ne faisant plus un angle droit mais un angle  $\frac{\pi}{2} - \alpha$  où  $\alpha$  est angle très faible (Figure 3).

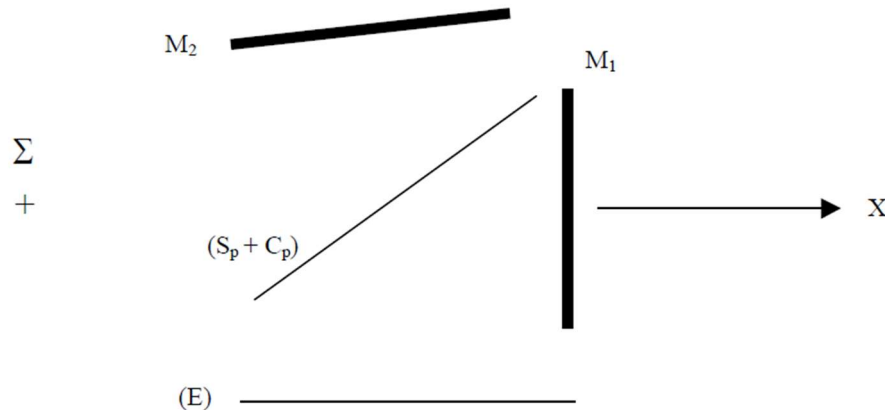


Figure 3: Interféromètre de Michelson en coin d'air

- 1- Montrer que le système considéré est équivalent à un coin d'air (Figure 4). Faire un dessin avec deux rayons issus de E interférant en un point M de l'écran (E) disposé perpendiculairement à  $M_1$ , à partir de la Figure 3.

**Dans la suite on ne raisonnera plus que sur le coin d'air.**

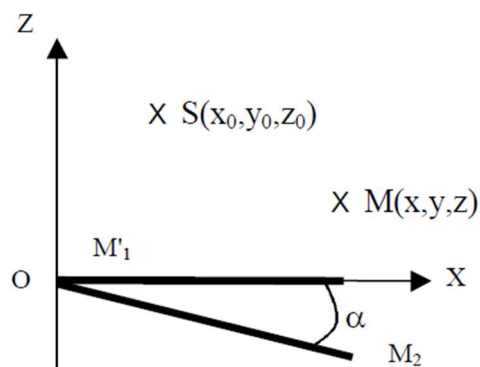


Figure 4: Coin d'air

La source S (qui a même signification que dans la partie 1) est repérée par ses coordonnées  $(x_0, y_0, z_0)$ ; le point M par ses coordonnées notées  $(x, y, z)$ . Le repère Oxyz est direct.

On fera les hypothèses suivantes :  $\alpha$  est petit (on ne gardera pas les termes en  $\alpha$  d'ordre supérieur ou égal à deux), et  $x, x_0, y, y_0$  sont très inférieurs à  $(z+z_0)$ .

- 2- Montrer que les images  $S_1$  et  $S_2$  de  $S$  données respectivement par  $M_1'$  et  $M_2$  ont pour coordonnées (dans le cadre de nos hypothèses) :  $S_1(x_0, y_0, -z_0)$  et  $S_2(x_0 - 2z_0\alpha, y_0, -z_0 - 2x_0\alpha)$
- 3- Montrer que la différence de chemin optique entre deux rayons qui interfèrent en  $M$  s'écrit :  

$$\delta = S_2M - S_1M = 2\alpha \frac{x_0z + xz_0}{z + z_0} \text{ (remarque : calculatoire ...)}$$
- 4- On observe les interférences sur un écran (E) parallèle au miroir  $M_1'$  à la côte  $z$ . Quelle est l'allure des franges ? Que vaut l'interfrange ? Donner la position de la frange centrale  $x$ , définie par un ordre d'interférences  $p = \delta/\lambda$  nul. Dans quel cas l'interfrange est-elle indépendante de la position de l'écran ?  
 Quelle est la valeur de l'interfrange dans ce cas ? Pouvait-on prévoir ce résultat ?
- 5- Montrer que si l'on remplace la source ponctuelle par une fente allongée parallèle à l'arête du coin, cela ne modifie pas l'allure des franges précédentes.
- 6- On déplace maintenant cette fente-source parallèlement à elle-même, selon l'axe des  $x$ . Est-ce que le système de franges se déplace aussi ? En déduire la largeur maximale que peut avoir une fente-source pour que les interférences demeurent visibles dans le plan de E en utilisant le même critère qu'à la question 4 de la partie 1. On donnera le résultat en fonction de  $\lambda$ ,  $\alpha$ ,  $z$  et  $z_0$ .
- 7- En déduire que si (E) est placé au voisinage du coin d'air, on peut observer les franges même avec une source large.  
 Comment en pratique observe-t-on les interférences en coin d'air ? Faire un schéma et préciser les différentes valeurs entrant en jeu

## Problème 2 : Le gravimètre à chute libre. (Extrait de Centrale MP 2008)

Le principe de détermination du champ de pesanteur terrestre consiste ici en la mesure d'intervalles de temps nécessaires à un corps tombant dans le vide pour parcourir une distance donnée. La grande précision de cette technique est obtenue par la mesure de distances par interférométrie et de temps par horloges atomiques.

On suppose dans cette partie que le référentiel est galiléen

### III.B.1) Étude de l'interféromètre de Michelson

On considère l'interféromètre de Michelson dont les miroirs  $M_1$  (de centre  $O_1$ ) et  $M_2$  (de centre  $O_2$ ) sont *perpendiculaires entre eux*.

Une lame séparatrice  $L_S$ , de centre  $I$ , semi-réfléchissante, sépare le faisceau incident en deux faisceaux de même intensité lumineuse. Cette lame est inclinée de  $45^\circ$  par rapport à  $O_1I$  et  $O_2I$ . Une lame compensatrice  $L_C$  de même épaisseur et de même indice que la lame séparatrice est placée parallèlement à  $L_S$ . Une source étendue  $S$  éclaire le dispositif.

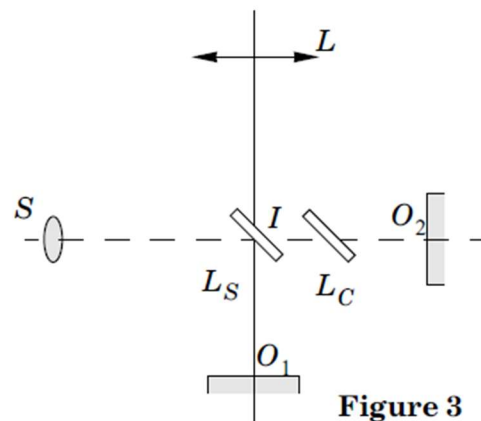


Figure 3

a) Quel est le rôle de la lame compensatrice ?

Dans la suite, on considère que l'ensemble des deux lames est équivalent à une lame semi-réfléchissante infiniment mince. On éclaire le dispositif avec une lampe spectrale (par exemple une lampe à vapeur de mercure).

b) Comment réaliser une source quasi-monochromatique à partir de cette source ?

On supposera par la suite la source monochromatique de longueur d'onde  $\lambda_0$ . Les miroirs sont positionnés de telle sorte que  $|O_1I - O_2I| = e \neq 0$ .

c) Décrire la figure d'interférence. Où sont localisées les franges d'interférence ?

d) Pour observer ces interférences sur un écran, on utilise une lentille convergente. Où doit-on placer l'écran ? Justifier le choix d'une lentille de grande distance focale.



e) Un capteur d'intensité lumineuse est placé au foyer image de la lentille convergente  $L$ . Le miroir  $M_1$  se déplace dans une direction parallèle à sa normale. Exprimer l'intensité lumineuse enregistrée par ce détecteur en fonction de  $e$  et de  $\sigma_0 = 1/\lambda_0$ .

### III.B.2) Interférogramme en lumière blanche.

On remplace la source précédente par une source de lumière blanche. On modélise la répartition spectrale en intensité par une distribution rectangulaire (figure 4).

a)  $\lambda_2 = 1/\sigma_2$  et  $\lambda_1 = 1/\sigma_1$  représentent les longueurs d'onde limites du spectre visible. Donner les ordres de grandeurs de  $\lambda_2$  et  $\lambda_1$ .

b) Montrer que le détecteur (toujours placé au foyer image de la lentille convergente  $L$ ) enregistre une intensité lumineuse

$$I = I_0[1 + V(e)\cos(2\pi e(\sigma_1 + \sigma_2))]$$

où on exprimera  $V(e)$  en fonction de  $e$  et  $\Delta\sigma = \sigma_2 - \sigma_1$ .

c) Tracer  $V(e)$  et  $\cos(2\pi e(\sigma_1 + \sigma_2))$  sur le même graphe en respectant l'ordre de grandeur relatif de  $\sigma_1 + \sigma_2$  et  $\Delta\sigma = \sigma_2 - \sigma_1$ .

Quand le miroir  $M_1$  se déplace, le détecteur enregistre donc le signal ci-dessus (figure 5).

### III.B.3) Le gravimètre absolu balistique.

Soient deux plans horizontaux distants de  $h$ . Un point matériel de masse  $m$  lancé verticalement vers le haut traverse chacun de ces plans deux fois (une fois en montant, une fois en descendant).

a) En notant  $\Delta t_{inf}$  (resp.  $\Delta t_{sup}$ ) l'intervalle de temps entre les deux traversées du plan inférieur (resp. du plan supérieur), montrer que l'accélération de pesanteur  $g$  supposée uniforme sur la hauteur de l'expérience s'exprime simplement en fonction de  $h$ ,  $\Delta t_{inf}$  et  $\Delta t_{sup}$ .

Pour mesurer  $h$ ,  $\Delta t_{inf}$  et  $\Delta t_{sup}$  on utilise l'interféromètre de Michelson étudié précédemment en y apportant les modifications suivantes. Le miroir  $M_1$  est remplacé par un coin de cube réfléchissant. Ce réflecteur (C) est composé de trois miroirs plans identiques formant les faces d'un trièdre rectangle (figure 6).

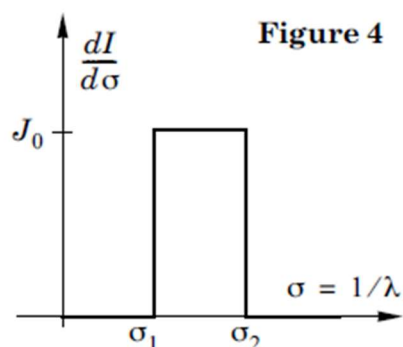


Figure 4

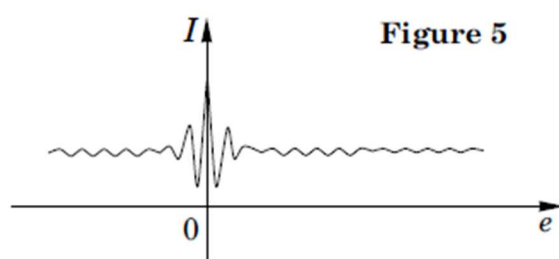


Figure 5

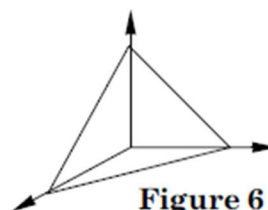
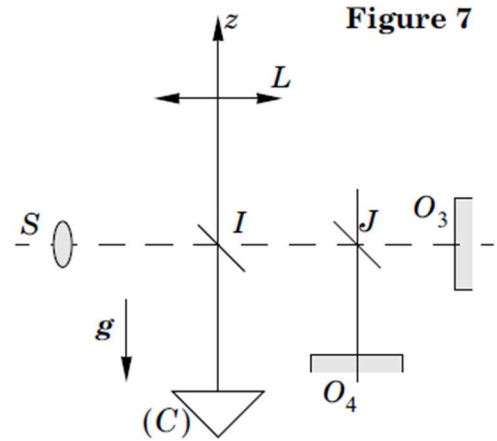


Figure 6

b) Montrer qu'un rayon lumineux incident est renvoyé dans la direction opposée après trois réflexions sur les trois faces du réflecteur. Quel intérêt présente ce réflecteur par rapport à un miroir plan ?

Le miroir  $M_2$  est remplacé par un ensemble de deux miroirs plans fixes  $M_3$  (de centre  $O_3$ ) et  $M_4$  (de centre  $O_4$ ) et une lame semi-réfléchissante telle que  $|O_3J - O_4J| = d \gg \lambda_2$  (figure 7). Cette lame semi-réfléchissante sera considérée comme infiniment mince. Le réflecteur (C) est catapulté vers le haut à l'instant  $t = 0$ . L'axe  $(Iz)$  est vertical.



c) Montrer que le détecteur enregistre alors quatre maxima d'intensité lumineuse (on notera  $t_1, t_2, t_3$  et  $t_4$  ces instants successifs). En déduire l'expression de l'intensité du champ de pesanteur au lieu de l'expérience en fonction de  $d$  et de ces instants.

d) *Application numérique* : une mesure donne  $t_4 - t_1 = 9,7406$  ms et  $t_3 - t_2 = 3,6171$  ms avec  $d = 100,00$   $\mu\text{m}$ . En déduire la valeur de  $g$  sur le lieu de l'expérience.

e) Pourquoi avoir utilisé une source de lumière blanche plutôt qu'une source monochromatique ?

f) Proposer un moyen de mesurer avec une grande précision la distance  $d$ .

### Problème 3 : Etude d'une turbine et d'un turboréacteur. (Centrale TSI 2001)

#### Partie I - Étude d'une turbine

**I.A** - Dans une turbine, un fluide passe des conditions (pression  $P_1$ , température  $T_1$ , vitesse  $v_1$ , enthalpie massique  $h_1$ ) à l'entrée aux conditions (pression  $P_2$ , température  $T_2$ , vitesse  $v_2$ , enthalpie massique  $h_2$ ) à la sortie (Figure 1).

Dans la turbine, le fluide reçoit **algébriquement** de l'extérieur une puissance mécanique  $\mathcal{P}_W$  (cette puissance mécanique n'inclut pas la puissance des forces de pression au niveau des surfaces d'entrée et de sortie) et une puissance thermique  $\mathcal{P}_Q$ .

On néglige toute variation d'énergie potentielle gravitationnelle et on se place en régime permanent.

I.A.1) Montrer que les débits massiques entrant  $D_{m1}$  et sortant  $D_{m2}$  (masse de fluide entrant ou sortant par unité de temps) sont égaux. On pose  $D_{m1} = D_{m2} = D_m$ .

I.A.2) Montrer que l'application du premier principe à une quantité de fluide que l'on définira de manière précise, conduit à :

$$D_m \left( \left( h_2 + \frac{v_2^2}{2} \right) - \left( h_1 + \frac{v_1^2}{2} \right) \right) = \mathcal{P}_W + \mathcal{P}_Q$$

Une très grande attention sera apportée aux explications fournies.

**I.B** - Application numérique : une **turbine à vapeur** fonctionne dans les conditions suivantes :

Entrée :

$$P_1 = 60 \text{ bar} \quad (1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa}), \quad T_1 = 713 \text{ K}, \quad v_1 = 160 \text{ m.s}^{-1}, \quad h_1 = 3277,2 \text{ kJ.kg}^{-1}$$

Sortie :

$$P_2 = 0,95 \text{ bar}, \quad v_2 = 80 \text{ m.s}^{-1}, \quad h_2 = 2673,2 \text{ kJ.kg}^{-1}$$

Pour un débit massique  $D_m = 20 \text{ kg.s}^{-1}$ , la turbine fournit une puissance  $(-\mathcal{P}_W) = 11,5 \times 10^6 \text{ W}$ .

I.B.1) Calculer la puissance thermique  $\mathcal{P}_Q$  et préciser le sens de ce transfert thermique.

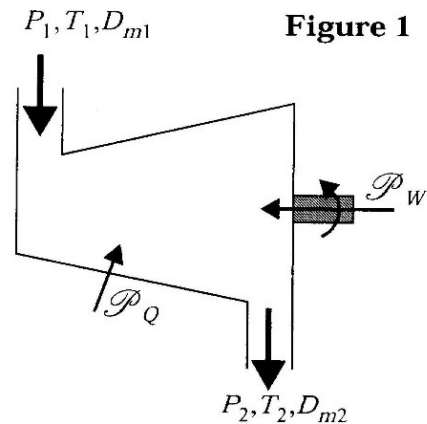
I.B.2) Calculer le rapport

$$\left| \frac{\mathcal{P}_Q}{\mathcal{P}_W} \right|. \text{ Commentaire.}$$

I.B.3) Calculer le rapport

$$\left| \frac{\frac{v_2^2}{2} - \frac{v_1^2}{2}}{h_2 - h_1} \right|. \text{ Commentaire.}$$

I.B.4) Proposer une expression approchée du premier principe pour l'écoulement du fluide à travers la turbine.





**Dans toute la suite de ce problème :**

- on considérera une turbine à gaz simple puis un turboréacteur dans lesquels l'air en entrée ou les gaz brûlés en sortie seront assimilés à des gaz parfaits de masse molaire  $M$ , de capacités thermiques massiques à volume constant  $c_v$  et à pression constante  $c_p$  ( $c_v$  et  $c_p$  sont supposées constantes, indépendantes de la température).

On donne :

$$c_p = 1,0087 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}, \gamma = \frac{c_p}{c_v} = 1,4$$

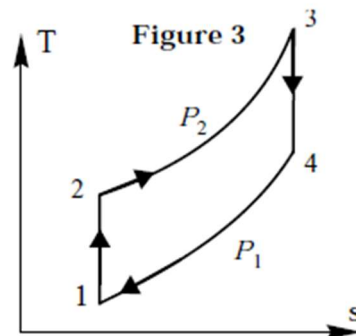
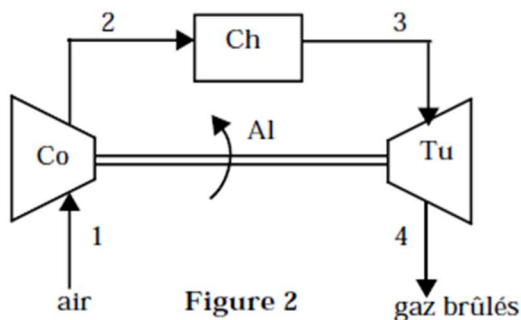
$$r = \frac{R}{M} = 0,2882 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1} \cdot \text{K}^{-1} \text{ (} R \text{ constante des fluides parfaits)}$$

## Partie II - Étude d'une turbine fonctionnant suivant un cycle de Joule (ou cycle Brayton)

La figure 2 schématise le fonctionnement d'une turbine à gaz : elle comprend un compresseur  $Co$  qui puise l'air dans l'atmosphère, une chambre de combustion  $Ch$  (dans laquelle l'air est brûlé par un carburant dont on négligera le débit massique) et une turbine  $Tu$  alimentée par les gaz chauds issus de la chambre de combustion ; la turbine entraîne le compresseur à l'aide d'un arbre de liaison  $Al$ .

**II.A** - La figure 3 (entropie massique  $s$  en abscisse, température  $T$  en ordonnée) donne les éléments du cycle qui commande un fonctionnement idéal du dispositif :

- $1 \rightarrow 2$  : évolution isentropique dans le compresseur  $Co$  durant laquelle l'air reçoit, par unité de masse, le travail  $W_C$ .
- $2 \rightarrow 3$  : évolution isobare à la pression constante  $P_2$  pendant la combustion qui fournit au gaz, par unité de masse, le transfert thermique  $Q_E$ .
- $3 \rightarrow 4$  : évolution isentropique dans la turbine  $Tu$  durant laquelle les gaz brûlés reçoivent **algébriquement** par unité de masse, le travail  $W_T$ . Ce travail sert en partie à faire fonctionner le compresseur et le reste est disponible pour le milieu extérieur.
- $4 \rightarrow 1$  : évolution isobare à la pression constante  $P_1$  lors de l'éjection des gaz brûlés qui reçoivent **algébriquement**, par unité de masse, le transfert thermique  $Q_S$ .



**II.A.1)** Représenter le cycle de Joule en diagramme de Clapeyron : volume massique  $V/m$  en abscisse, pression  $P$  en ordonnée.

**II.A.2)** En utilisant la relation obtenue à la question I.A.2 et en négligeant les variations d'énergie cinétique, exprimer les travaux  $W_C$  et  $W_T$  ainsi que les transferts thermiques  $Q_E$  et  $Q_S$  en fonction de  $c_p$  et des températures  $T_1$ ,  $T_2$ ,  $T_3$ ,  $T_4$  correspondant respectivement aux points (1), (2), (3), (4) de la figure 3.

II.A.3) Quel est, en fonction de  $W_C$  et  $W_T$ , le travail  $W_F$  fourni par unité de masse par le système au milieu extérieur au cours d'un cycle ?

II.A.4) Définir le rendement thermodynamique  $\eta$  de la turbine à gaz. Déterminer l'expression de  $\eta$  en fonction des températures  $T_1$ ,  $T_2$ ,  $T_3$ ,  $T_4$ , puis en fonction des seules températures  $T_1$  et  $T_2$ .

II.A.5) Déterminer l'expression de  $\eta$  en fonction du rapport des pressions

$$\alpha = \frac{P_2}{P_1} \text{ et du coefficient } \gamma.$$

II.A.6) Représenter graphiquement  $\eta$  en fonction de  $\alpha$ , dans le domaine  $\alpha \in [5, 15]$ .

II.A.7) *Application numérique*: on donne  $P_1 = 1,03 \text{ bar}$ ,  $T_1 = 300 \text{ K}$ ,  $P_2 = 10,3 \text{ bars}$ ,  $T_3 = 1300 \text{ K}$ .

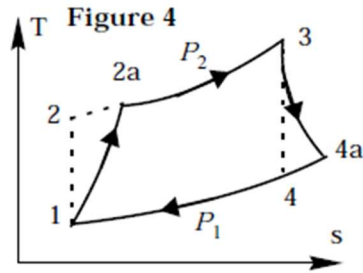
a) Calculer  $T_2$  et  $T_4$ .

b) Calculer  $W_C$ ,  $W_T$  et  $Q_E$ .

c) Calculer le rendement  $\eta$

II.B - En fait, le compresseur et la turbine ont des fonctionnements irréversibles et le cycle réel des gaz dans la turbine est représenté figure 4 (états (1) et (3) inchangés) :

- $1 \rightarrow 2a$  : l'évolution de l'air dans le compresseur  $Co$  n'est plus isentropique ; l'air y reçoit, par unité de masse, le travail  $W_{Ca}$ .
- $2a \rightarrow 3$  : pendant la combustion, l'évolution reste isobare à la pression constante  $P_2$  ; le gaz reçoit, par unité de masse, le transfert thermique  $Q_{Ea}$ .
- $3 \rightarrow 4a$  : l'évolution des gaz dans la turbine  $Tu$  n'est plus isentropique ; les gaz brûlés reçoivent **algébriquement**, par unité de masse, le travail  $W_{Ta}$ .
- $4a \rightarrow 1$  : lors de l'éjection des gaz brûlés, l'évolution reste isobare à la pression  $P_1$  ; les gaz reçoivent **algébriquement**, par unité de masse, le transfert thermique  $Q_{Sa}$ .



On définit les efficacités  $\eta_C$  et  $\eta_T$  ( $\eta_C$  et  $\eta_T$  sont inférieures à l'unité) respectives du compresseur et de la turbine par :

$$\eta_C = \frac{W_C}{W_{Ca}} \text{ et } \eta_T = \frac{W_{Ta}}{W_T}.$$

( $W_C$  et  $W_T$  ayant été définis lors de la partie II.A pour des comportements réversibles).

La relation obtenue à la question I.A.2 est toujours valable et les variations d'énergie cinétique restent négligeables.

II.B.1) Calculer les températures respectives  $T_{2a}$  et  $T_{4a}$  des points (2a) et (4a) en fonction des températures  $T_1$ ,  $T_2$ ,  $T_3$ ,  $T_4$  et des coefficients  $\eta_C$  et  $\eta_T$ .

II.B.2) Expliquer pourquoi les points (2a) et (4a) se situent respectivement à droite des points (2) et (4) sur la figure 4.

II.B.3) Calculer le rendement  $\eta_a$  de cette turbine à gaz en fonction des températures  $T_1$ ,  $T_{2a}$ ,  $T_3$ ,  $T_{4a}$ .



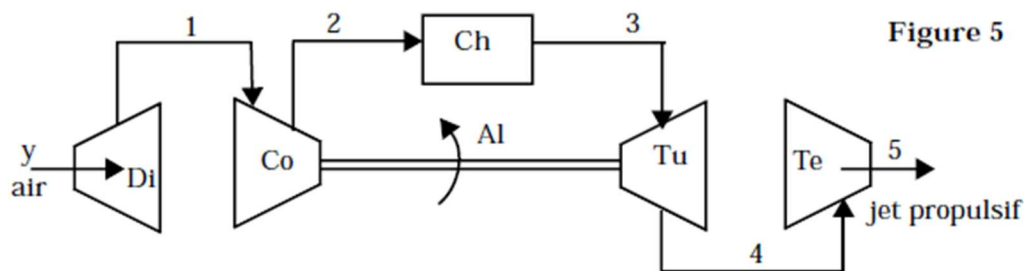
II.B.4) Calculer la variation d'entropie massique  $\Delta s_{Ca}$  du gaz pendant l'évolution  $1 \rightarrow 2a$  en fonction de  $T_1$ ,  $T_{2a}$ ,  $r$ ,  $c_p$  et du rapport des pressions  $\alpha = P_2/P_1$ . Calculer de même la variation  $\Delta s_{Ta}$  d'entropie massique du gaz pendant l'évolution  $3 \rightarrow 4a$  en fonction de  $T_3$ ,  $T_{4a}$ ,  $\alpha$ ,  $c_p$  et  $r$ .

II.B.5) *Application numérique* : en plus des valeurs numériques précédentes, on donne  $\eta_C = 0,82$ ,  $\eta_T = 0,85$ . Calculer  $T_{2a}$ ,  $T_{4a}$ ,  $\eta_a$ ,  $\Delta s_{Ca}$  et  $\Delta s_{Ta}$ .

### Partie III - Étude d'un turboréacteur

La figure 5 représente la structure schématique d'un turboréacteur d'aviation, l'une des applications les plus pertinentes de la turbine à gaz.

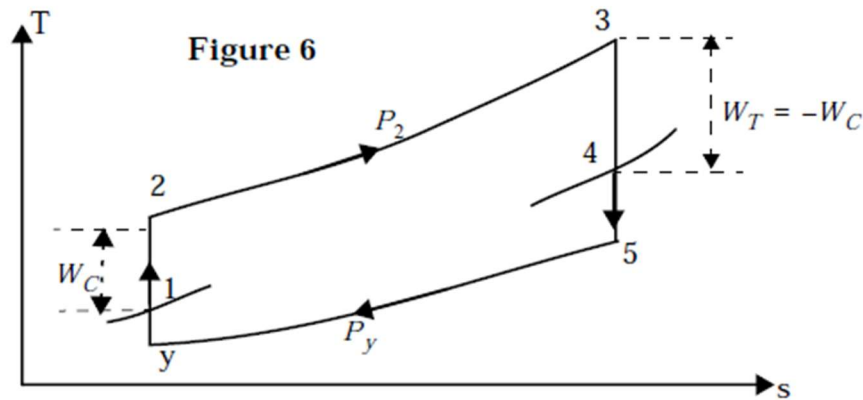
La section centrale de l'engin comprend les trois composants déjà étudiés lors de la seconde partie (compresseur  $Co$ , chambre de combustion  $Ch$ , turbine à gaz  $Tu$ ) et dans laquelle l'énergie cinétique des gaz peut être négligée. A l'entrée du turboréacteur, se trouve le diffuseur  $Di$  dont la fonction est d'accroître la pression de l'air depuis la pression d'entrée  $P_y$  jusqu'à la pression  $P_1$  d'entrée dans le compresseur (on parle d'une compression fractionnée de  $P_y$  à  $P_1$ ). Cette compression est obtenue aux dépens de l'énergie cinétique de sorte que la vitesse de l'air passe de la valeur  $v_y$  à l'entrée du diffuseur à une valeur négligeable ( $v_1 \approx 0$ ) en sortie du diffuseur.



A la sortie de la turbine  $Tu$ , vient la tuyère  $Te$  qui accroît la vitesse des gaz brûlés d'une vitesse négligeable ( $v_4 \approx 0$ ) à la sortie de la turbine, à la vitesse  $v_5$  (avec évidemment  $v_5 > v_y$ ) à la sortie du turboréacteur.

**III.A** - La figure 6 représente l'évolution cyclique de l'unité de masse de gaz pour un **fonctionnement idéal** du turboréacteur (entropie massique  $s$  en abscisse et température  $T$  en ordonnée).

- $y \rightarrow 1 \rightarrow 2$  : évolution isentropique dans le diffuseur  $DI$  et le compresseur  $Co$  ; l'air ne reçoit pas de travail dans le diffuseur et il reçoit, par unité de masse, le travail  $W_C$  dans le compresseur.



- $2 \rightarrow 3$  : évolution isobare à la pression constante  $P_2$  pendant la combustion qui fournit, par unité de masse de gaz, le transfert thermique  $Q_E$ .
- $3 \rightarrow 4 \rightarrow 5$  : évolution isentropique dans la turbine  $Tu$  et la tuyère  $Te$  ; dans la turbine, les gaz brûlés reçoivent **algébriquement**, par unité de masse, le travail  $W_T$ . Dans un turboréacteur, la totalité de ce travail sert à faire fonctionner le compresseur de sorte que  $W_T + W_C = 0$ . Les gaz brûlés ne reçoivent pas de travail dans la tuyère.
- $5 \rightarrow y$  : évolution isobare à la pression constante  $P_y = P_5$  lors de l'éjection des gaz brûlés qui reçoivent **algébriquement**, par unité de masse, le transfert thermique  $Q_S$ .

III.A.1) Représenter l'évolution cyclique des gaz dans le turboréacteur en diagramme de Clapeyron (volume massique  $V/m$  en abscisse, pression  $P$  en ordonnée) en y indiquant clairement la position des différents points ( $y$ ), (1), (2), (3), (4), (5).

III.A.2) **Évolution de l'air dans le diffuseur  $DI$**  .

a) En utilisant la relation obtenue à la question I.A.2, écrire une relation entre la température  $T_y$  et la vitesse de l'air  $v_y$  à l'entrée du diffuseur et la température  $T_1$  à la sortie du diffuseur.

b) *Application numérique* : l'avion vole à la vitesse  $v_y = 260 \text{ m.s}^{-1}$  à une altitude telle que  $P_y = 0,67 \text{ bar}$  et  $T_y = 266 \text{ K}$  .

Calculer  $T_1$  et la pression  $P_1$  en sortie du diffuseur. Vérifier que l'on peut raisonnablement identifier ces valeurs avec celles à l'entrée du compresseur étudié à la question II.A.7. **On adoptera ces dernières valeurs dans toute la suite de ce problème.**

### III.A.3) Évolution dans la section centrale ( $Co + Ch + Tu$ ) .

a) Exprimer le travail  $W_C$  en fonction du rapport de compression  $\alpha = \frac{P_2}{P_1}$  dans le compresseur, de  $T_1$ ,  $c_p$  et  $\gamma$ .

En déduire la température  $T_4$  en fonction de  $T_1$ ,  $T_3$ ,  $\alpha$  et  $\gamma$ . Déterminer la pression  $P_4$ .

b) *Application numérique* : en plus des valeurs précédentes, on donne  $\alpha = 10$ ,  $T_3 = 1300$  K. Calculer  $W_C$ ,  $T_4$ ,  $P_4$ . Calculer également  $T_2$ .

### III.A.4) Évolution des gaz brûlés dans la tuyère $Te$ .

a) En utilisant la relation obtenue à la question I.A.2, écrire une relation entre la température  $T_4$  des gaz à l'entrée de la tuyère et la température  $T_5$  et la vitesse  $v_5$  à la sortie de la tuyère.

b) *Application numérique* : calculer  $T_5$  et  $v_5$ . Que pensez-vous de la valeur obtenue pour la vitesse  $v_5$  ?

### III.A.5)

a)  $D_m$  désignant le débit massique d'air entrant dans le turboréacteur, la force de poussée ou « poussée » du turboréacteur est définie par  $F = D_m(v_5 - v_y)$ .

Proposer une justification de cette relation et vérifier son homogénéité.

b) Calculer la puissance  $\mathcal{P}_F$  de la poussée correspondant à l'avion qui se déplace à la vitesse  $v_y$ .

c) Calculer la puissance  $\mathcal{P}_{QE}$  absorbée par l'air, lors de sa combustion, en fonction de  $D_m$ ,  $c_p$ ,  $T_3$  et  $T_2$ .

d) En déduire l'efficacité motrice du turboréacteur  $\eta_M$  en fonction de  $v_5$ ,  $v_y$ ,  $c_p$ ,  $T_3$  et  $T_2$ .

e) *Application numérique* : calculer  $\mathcal{P}_F$ ,  $\mathcal{P}_{QE}$  et  $\eta_M$  pour un débit  $D_m = 70 \text{ kg.s}^{-1}$ .