

- Bilans d'énergie pour un système thermodynamique -

Notions et contenus	Capacités exigibles
Transformations thermodynamiques - Transformation thermodynamique d'un système. - Transformations isochore, isobare et monobare. - Thermostat, transformations monotherme et isotherme.	- Identifier et définir un système ouvert, fermé, isolé. - Exploiter les conditions imposées par le milieu extérieur au système pour déterminer l'état d'équilibre final.
Premier principe de la thermodynamique. Bilans d'énergie. - Premier principe de la thermodynamique.	- Citer les différentes contributions microscopiques et macroscopiques à l'énergie d'un système donné. - Utiliser le premier principe de la thermodynamique entre deux états d'équilibre thermodynamique. - Exploiter l'extensivité de l'énergie interne. - Distinguer le statut de la variation de l'énergie interne d'un système du statut des termes d'échange énergétique avec le milieu extérieur.
Travail - Travail des forces de pression.	- Évaluer un travail par découpage en travaux élémentaires et sommation sur un chemin donné dans le cas d'une seule variable. - Interpréter géométriquement le travail des forces de pression dans un diagramme de Clapeyron ou de Watt
Transferts thermiques - Modes de transferts thermiques. - Transformation adiabatique.	- Caractériser qualitativement les trois modes de transfert thermique : conduction, convection et rayonnement.
Fonction d'état enthalpie - Fonction d'état enthalpie ; capacité thermique à pression constante d'un gaz parfait et d'une phase condensée.	- Exprimer le premier principe de la thermodynamique sous forme de bilan d'enthalpie dans le cas d'une transformation monobare avec équilibre mécanique dans l'état initial et dans l'état final. - Exprimer l'enthalpie du gaz parfait à partir de l'énergie interne. - Exprimer la variation d'enthalpie d'un gaz parfait ou d'une phase condensée indilatable et incompressible en fonction de la variation de température. - Citer la valeur de la capacité thermique massique de l'eau liquide.
- Variation d'enthalpie associée à un changement d'état.	- Exploiter l'extensivité de l'enthalpie. - Réaliser un bilan énergétique en prenant en compte des changements d'état. - (TP) Mettre en œuvre un protocole expérimental de mesure d'une grandeur thermodynamique énergétique (capacité thermique, enthalpie de fusion, etc.).

Les notions d'**équilibre** et de **transformation d'un système thermodynamique** sont au cœur de nombreux phénomènes physiques en lien avec le monde du vivant et également celui de l'industrie. L'objet de ce chapitre est de poser les bases des modèles utilisés afin de décrire ces phénomènes dans le cadre des **systèmes fermés**.

I- Les transformations thermodynamiques

☛ Définition :

☞ Exemple : Une bouteille en verre est remplie d'air à la température de 25 °C et à la pression atmosphérique. On la ferme hermétiquement puis on la place au congélateur à une température de - 18 °C. L'air présent dans cette bouteille va évoluer d'un **état d'équilibre initial** où l'air qu'elle contient est à la température de 25 °C et à la pression atmosphérique vers un **état d'équilibre final** où l'air qu'elle contient sera à une température et à une pression plus faibles que dans l'état initial. La **perturbation extérieure** ayant provoqué cette transformation est le passage de l'air ambiant au congélateur.

1) Les transformations thermodynamiques usuelles

Au cours de certaines transformations thermodynamiques, **il peut arriver qu'une grandeur d'état DU SYSTEME reste constante**. On leur donne alors les noms particuliers ci-dessous :

☛ Transformation ISOCHORE :



Un système enfermé dans un récipient aux parois rigides et indéformables subit nécessairement des transformations **isochores**.

☛ Transformation ISOBARE :

☛ Transformation ISOTHERME :

Au cours de certaines transformations thermodynamiques, **il peut arriver qu'une grandeur d'état EXTERIEURE reste constante**. On leur donne alors les noms particuliers ci-dessous :

☛ **Transformation MONOBARE** :

☛ **Transformation MONOTHERME** :

Vocabulaire : - Une paroi qui **permet des échanges thermiques avec l'extérieur** est dite _____ .
- Une paroi qui **ne permet pas d'échanges thermiques avec l'extérieur** est dite _____ .



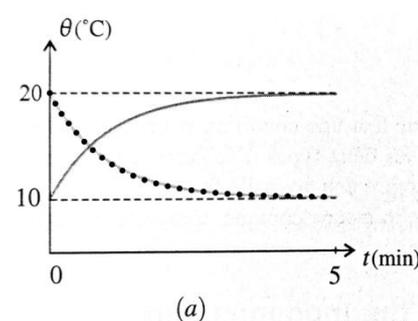
Pour qu'une transformation soit MONOTHERME, il faut que le système thermodynamique étudié soit au contact d'un **THERMOSTAT**, c'est-à-dire d'un système dont la température est constante quels que soient les échanges énergétiques qu'il effectue.

2) Cas idéal des transformations thermodynamiques REVERSIBLES

▪ **Situation (a)** : on considère un échantillon de métal initialement à la température de 10 °C que l'on met en contact avec un thermostat de température égale à 20 °C : la courbe en traits pleins de la figure (a) montre comment évolue la température θ du métal en fonction du temps.

Afin de ramener le métal à sa température initiale, on le met en contact avec un thermostat de température égale à 10 °C : la courbe en pointillés de la figure (a) montre comment évolue la température θ du métal en fonction du temps.

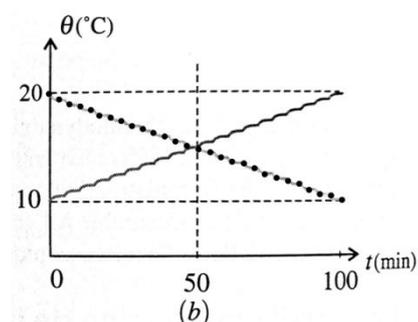
➔ **Ces deux transformations ne sont pas inverses l'une de l'autre** : en effet, on constate par exemple que la température met moins de temps pour passer de 15 °C à 20 °C que pour revenir de 20 °C à 15 °C ...



▪ **Situation (b)** : le métal, initialement à la température de 10 °C, est mis successivement en contact, pendant 5 minutes, avec 20 thermostats de températures 10,5 – 11 – 11,5 – 12 – ... – 19 – 19,5 et 20 °C : la courbe en traits pleins de la figure (b) montre comment évolue la température θ du métal en fonction du temps. Cette courbe est constituée de 20 petites courbes analogues à celle représentée en traits pleins sur la figure (a) : la température du métal atteint la température de chacun des thermostats successifs en 5 minutes, pour finalement atteindre la température de 20 °C.

Afin de ramener le métal à sa température initiale, on le met en contact avec les mêmes thermostats dans l'ordre inverse : la courbe en pointillés de la figure (b) montre comment évolue la température θ du métal en fonction du temps.

➔ **Ces deux transformations sont quasiment inverses l'une de l'autre** : en effet, on constate par exemple que la température met autant de temps pour passer de 15 °C à 20 °C que pour revenir de 20 °C à 15 °C ...



Une transformation thermodynamique est **REVERSIBLE** (situation (b)) si elle est :

▪ **INFINIMENT LENTE** :

▪ et **REVERSABLE** :

Aucune des transformations thermodynamiques réelles n'est réversible car il y a toujours des sources d'irréversibilité (frottements, inhomogénéité de température, de pression, de concentration ...). Cependant, on pourra s'inspirer de ce modèle pour simplifier l'étude, car **les transformations réversibles ont des propriétés particulières** :

☛ **Propriétés des transformations REVERSIBLES** :

II- Echanges énergétiques au cours d'une transformation

Lorsqu'un système fermé subit une transformation thermodynamique, il peut échanger de l'énergie avec le milieu extérieur de deux manières différentes : sous forme de **travail** et/ou sous forme de **transfert thermique**. Le but de ce paragraphe est de décrire ces deux types d'échanges énergétiques puis de voir le lien qui existe entre eux.

1) Echange d'énergie par TRAVAIL

Le **TRAVAIL** est de l'énergie échangée par un système avec l'extérieur sous forme **macroscopique et ordonnée**, c'est-à-dire que les particules sont toutes poussées dans un même sens sous l'influence de forces extérieures : par exemple, les électrons circulent tous dans le même sens sous l'influence d'un champ électrique (on parle alors de **travail électrique**), les molécules d'un fluide sont toutes poussées dans le même sens grâce à l'action d'un piston (on parle de **travail des forces de pression**), etc ...

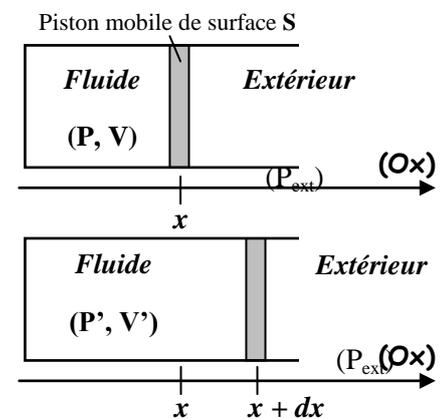
Le travail se note **W** (ou δW s'il est *infinitésimal* – on dit aussi « *élémentaire* ») et s'exprime en **Joule**. C'est une **grandeur algébrique** dont il faut savoir interpréter le signe :

Dans la suite, on s'intéressera uniquement au travail des forces de pression. Mais attention, on appellera **pression extérieure** la somme algébrique de toutes les pressions ressenties par le système : par exemple, la pression exercée par l'atmosphère, par l'expérimentateur, par une masse posée sur le piston

a/ Travail ELEMENTAIRE « δW » d'une force de pression

Le système étudié est ici un fluide contenu dans un cylindre indéformable fermé par un piston mobile de section S et soumis à une pression extérieure P_{ext} constante. On cherche à exprimer la valeur du travail élémentaire δW reçu par ce fluide de la part de la force liée à la pression extérieure quand le piston se déplace très peu, de l'abscisse x à l'abscisse $x + dx$ (le terme « dx » est appelé « **déplacement élémentaire** » et représente un **déplacement infinitésimal**) :

- **Etat initial** : Piston à l'abscisse x ; Volume du fluide V ; Pression du fluide $P > P_{\text{ext}}$.
- **Etat final** : Ici, $P > P_{\text{ext}}$, donc le piston s'est déplacé vers la droite et se situe alors à l'abscisse $x + dx$; Volume de fluide $V' = V + dV$ (dV = volume élémentaire) ; Pression P' .



- **Force exercée sur le fluide par la pression extérieure** :
- **Déplacement élémentaire de la paroi** :
- **Travail élémentaire de la force exercée par la pression extérieure** :

- **Généralisation** :

- **Commentaires** :

- si $dV > 0$:

- si $dV < 0$:

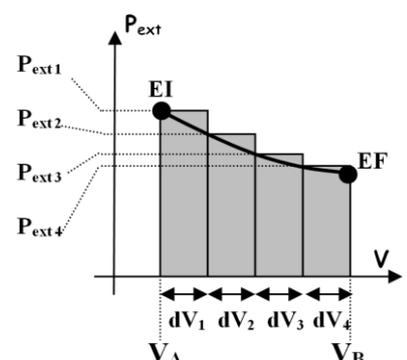
Rappel : le travail d'une force \vec{F} dont le point d'application se déplace du point A vers le point B est donné par la relation :

$$W = \vec{F} \cdot \overline{AB}$$

b/ Travail TOTAL « W » d'une force de pression dans une transformation

Quand le système subit une transformation thermodynamique depuis un état d'équilibre initial où son volume vaut V_A jusqu'à un état d'équilibre final où son volume vaut V_B , le déplacement du piston n'est plus infinitésimal et la pression extérieure P_{ext} n'est pas forcément constante.

Mais sous certaines conditions, on peut décomposer cette transformation depuis un état initial vers un état final en un grand nombre de transformations élémentaires où le déplacement du piston est infinitésimal et où la pression extérieure pourra être considérée comme constante.



➔ Le travail W des forces de pression reçu par le système s'obtient alors en sommant les travaux élémentaires δW depuis l'état initial jusqu'à l'état final :

► **Cas particulier des transformations REVERSIBLES :**

Ces transformations sont caractérisées par un **EQUILIBRE MECANIQUE avec l'extérieur à chaque instant** : ainsi, **la pression P du système est constamment égale à la pression extérieure P_{ext}** . Le travail des forces de pression reçu par le système au cours d'une telle transformation s'écrit alors :

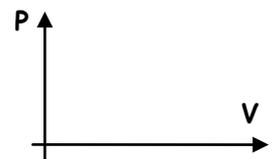


c/ Interprétation dans un diagramme de WATT

Comme on l'a déjà appréhendé précédemment, la valeur du travail peut s'interpréter géométriquement sur le graphique **$P = f(V)$** appelé diagramme de Watt.

☞ **Application 1** : Représenter les différentes transformations ci-dessous dans un diagramme de Watt puis faire le lien entre l'aire sous la courbe et le travail des forces de pression

a) Transformation isochore



b) Détente isobare réversible d'un gaz parfait



c) Compression isobare réversible d'un gaz parfait



d) Détente isotherme réversible d'un gaz parfait



e) Compression isotherme réversible d'un gaz parfait



On peut aussi visualiser ces transformations dans un **diagramme de Clapeyron (P, v)** représentant l'évolution de la pression **P** en fonction du volume massique **v** . Les deux diagrammes ont une allure équivalente à condition que la masse du système soit constante, donc pour les **systèmes fermés**.

2) Echange d'énergie par TRANSFERT THERMIQUE

Le **TRANSFERT THERMIQUE** est une autre manière pour les systèmes d'échanger de l'énergie avec le milieu extérieur que le travail. Contrairement à ce dernier, un transfert thermique correspond à un **échange d'énergie microscopique désordonné** entre les particules du système et l'extérieur. Il peut se produire de trois manières différentes qui sont présentées ci-dessous. Il est noté **Q** (ou δQ s'il est *infinitésimal* – on dit aussi « *élémentaire* »), il s'exprime en **Joule** et, comme le travail, une valeur positive indique que le système reçoit de l'énergie du milieu extérieur tandis qu'une valeur négative indique que le système cède de l'énergie au milieu extérieur.



Il existe des transformations thermodynamiques au cours desquelles les **systèmes ne réalisent aucun transfert thermique avec l'extérieur ($Q = 0$)** : ces transformations sont dites **ADIABATIQUES**.

•

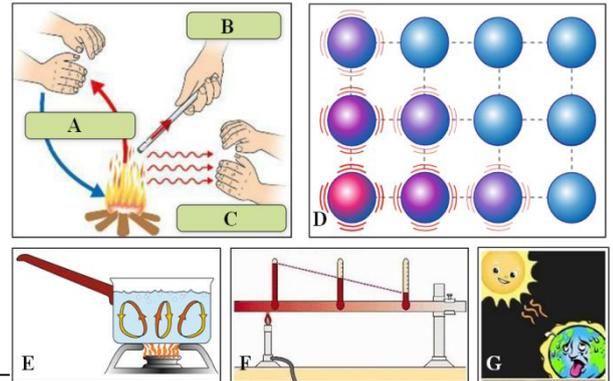
Exemples : B, D et F.

La partie la plus froide du système s'échauffe au contact de la partie la plus chaude du système. Cette élévation de température correspond à un accroissement de :

- l'énergie microscopique de vibration du réseau cristallin pour les solides ;
- l'énergie cinétique microscopique d'agitation désordonnée des particules d'un fluide, dû aux chocs incessants entre ces molécules.

Ce transfert thermique ne s'accompagne **pas de mouvement de matière à l'échelle macroscopique**. Il s'effectue dans le sens des températures décroissantes et tend à homogénéiser la température du système.

➔ **Systèmes concernés** : _____



•

Exemples : A et E.

C'est un transfert thermique accompagné d'un **déplacement macroscopique de matière**. Elle peut être :

- **naturelle** : par exemple, l'eau qui s'échauffe au contact du métal chaud (conduction) est moins dense que l'eau froide restée en surface. Cette eau chaude va donc s'élever alors que l'eau froide, plus dense, va descendre.
- **forcée** : par exemple avec un ventilateur ou un four à chaleur tournante.

➔ **Systèmes concernés** : _____

•

Exemples : C et G.

Ce transfert thermique met en jeu des ondes électromagnétiques et correspond donc à un **échange de photons**. Tout corps émettant des ondes électromagnétiques, **ce type de transfert thermique est observé pour tous les systèmes** et il a la particularité de pouvoir avoir lieu **même dans le vide**.

De plus, on observe que plus le corps est chaud, plus la quantité de rayonnement émis est grande : ainsi, le transfert thermique a globalement lieu du corps le plus chaud vers le corps le plus froid.

➔ **Systèmes concernés** : _____

3) Lien entre énergie du système, travail et transfert thermique

a/ Energie totale d'un système

•

b/ Premier principe de la thermodynamique

Le principe de conservation de l'énergie fait qu'un système thermodynamique peut échanger de l'énergie avec le milieu extérieur, mais il ne peut pas en détruire ni en créer. **Ces échanges d'énergie peuvent alors être responsables d'une variation d'énergie totale de ce système** comme l'énonce le premier principe ci-dessous.

☛ Enoncé général du 1^{er} principe de la thermodynamique :



Attention aux notations !

- Les notations ΔE , ΔE_m , ΔU correspondent à des **VARIATIONS d'énergie** entre l'état initial et l'état final. Elles ne dépendent que de l'état initial et de l'état final, mais pas du chemin suivi pour aller de l'un à l'autre.
- Les notations **W** et **Q** (sans signe Δ devant) **ne correspondent pas à des variations d'énergie mais à des QUANTITES D'ENERGIES ECHANGEES** au cours de la transformation. Elles dépendent du chemin suivi pour aller de l'état initial à l'état final.

☛ Enoncé simplifié du 1^{er} principe de la thermodynamique pour un système MACROSCOPIQUEMENT AU REPOS :

☞ **Application 2 :** On introduit dans un thermos une masse $m_1 = 800$ g d'eau chaude à $T_1 = 90$ °C et une masse $m_2 = 200$ g d'eau froide à $T_2 = 20$ °C. Au bout de quelques secondes, le mélange atteint une température T_F .

a) Utiliser le premier principe et l'extensivité de l'énergie interne pour donner l'expression de la variation d'énergie interne du système {eau froide + eau chaude} en fonction de T_1 , T_2 , T_F , m_1 , m_2 et de la capacité thermique massique à volume constant c_V de l'eau liquide.

b) En déduire la valeur de T_F .

III- Une nouvelle fonction d'état : l'enthalpie

1) Présentation de l'enthalpie

De nombreuses transformations thermodynamiques, par exemple les réactions chimiques, s'effectuent directement au contact de l'atmosphère, c'est-à-dire à pression extérieure constante. Nous allons voir que **la notion d'enthalpie permet de décrire plus simplement ces transformations monobares** que la notion d'énergie interne.

a/ Définition

☛

Tout comme l'énergie interne, l'enthalpie possède deux propriétés principales. C'est une :

- _____ : à l'équilibre thermodynamique, **on peut connaître la valeur de H grâce aux valeurs des grandeurs d'état T, P, V, n du système thermodynamique dont elle dépend**. Une propriété importante des fonctions d'état concerne leur variation entre deux états d'équilibre, l'état initial EI d'un système et son état final EF : **la variation ΔH de l'enthalpie entre ces deux états $\Delta H = H(EF) - H(EI)$ ne dépend que de EI et de EF mais pas du chemin suivi entre ces deux états**.
- _____ (et par conséquent additive) : soient 2 systèmes disjoints d'enthalpies respectives H_1 et H_2 . L'enthalpie du système correspondant à la réunion des 2 systèmes précédents vaut $H_1 + H_2$.

Du fait de cette dernière propriété, on peut définir pour un système contenant n moles et de masse m :

- L'enthalpie molaire :
- L'enthalpie massique :

b/ Application aux modèles du GAZ PARFAIT et de la PHASE CONDENSEE INDILATABLE et INCOMPRESSIBLE

Prenons l'exemple d'un gaz parfait monoatomique, c'est-à-dire constitué uniquement d'atomes (cas des gaz nobles comme l'hélium ou le néon ...). Dans ce cas, on a vu dans le chapitre précédent que son énergie interne était reliée à la quantité de matière n de gaz et à la température T par la formule : $U = 3/2 \times n \times R \times T$.

☞ **Application 3** : Déterminer l'expression de l'enthalpie puis de l'enthalpie molaire d'un gaz parfait monoatomique.

☞ Généralisation :

2) Une grandeur dérivée : la capacité thermique à pression constante

a/ Définition et propriétés

☞ Définition :

☞ Formule : $dH =$ variation de l'enthalpie du système ; $dT =$ variation de la température du système

Du fait de l'extensivité de cette grandeur, on peut définir pour un système contenant n moles et de masse m :

- La capacité thermique molaire à pression constante :
- La capacité thermique massique à pression constante :

☞ **Application 4 (GAZ PARFAIT)** :

- a) Quelle relation existe-t-il entre la capacité thermique à pression constante C_P et la capacité thermique à volume constant C_V d'un gaz parfait monoatomique (rappel : $U = 3/2 nRT$ et $H = 5/2 nRT$) ?

- b) Exprimer alors la capacité thermique à pression constante C_p et la capacité thermique à volume constant C_v d'un gaz parfait monoatomique en fonction de n , R et du coefficient $\gamma = C_p / C_v$.



Pour les **phases condensées indilatables et incompressibles**, on montre que $C_p \approx C_v$, et donc aussi $C_{pm} \approx C_{vm}$ et $c_p \approx c_v$ (**Rappel** : $c_{v,eau} = 4,18 \text{ kJ.K}^{-1}.\text{kg}^{-1}$).

b/ Application : calcul d'une variation d'enthalpie

Si on reformule l'expression de C_p pour isoler la variation d'enthalpie dH , on obtient : $dH = C_p \times dT$.

Or, **la capacité thermique à pression constante dépend à priori de la température**, la variation d'enthalpie d'un système lors d'une transformation à pression constante où la température passerait de la valeur T_i à la valeur T_f serait donnée par la formule ci-contre :

Mais cette expression peut largement se simplifier car dans les situations rencontrées, **la capacité thermique à pression constante sera souvent constante sur la gamme de température étudiée**, ce qui amène à l'expression simplifiée ci-contre :

Application 5 (GAZ PARFAIT) :

A l'aide des résultats obtenus au paragraphe III-2.a), déterminer la variation d'enthalpie ΔH de 5,0 mol d'hélium passant d'une température initiale de 25 °C à une température finale de 75 °C à pression constante.

Application 6 (PHASE CONDENSEE INDILATABLE et INCOMRESSIBLE) :

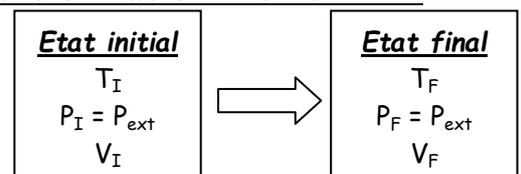
La capacité thermique massique à pression constante de l'eau vaut $c_p = 4,18 \text{ J.K}^{-1}.\text{g}^{-1}$ et on peut la considérer comme une constante. On chauffe 250 mL d'eau initialement à une température de 20 °C. Quelle sera sa température finale si on lui apporte une énergie de 15 kJ ?

3) Enthalpie et Premier principe pour une transformation MONOBARE

On considère un système fermé subissant une transformation **monobare** sous la **pression extérieure constante** entre un état initial et un état final tous les deux caractérisés par un **équilibre mécanique avec l'extérieur**.

On note :

- ΔE_m la variation d'énergie mécanique macroscopique du système ;
- ΔU la variation d'énergie interne microscopique du système ($\Delta U = U_f - U_i$);
- ΔH la variation d'enthalpie du système ($\Delta H = H_f - H_i$);
- W_{pression} le travail des forces de pression reçu par le système ;
- W' le travail autre que celui des forces de pression reçu par le système (par exemple le travail électrique si une résistance électrique est contenue dans le système) ;
- Q le transfert thermique reçu par le système ;



• Expression du 1^{er} principe en fonction de ΔE_m , ΔU , W_{pression} , W' et Q :

• Expression du 1^{er} principe en fonction de ΔE_m , U_I , U_F , P_{ext} , V_I , V_F , W' et Q :

• Expression du 1^{er} principe en fonction de ΔE_m , ΔH , W' et Q :

• Conclusion : Au cours d'une **transformation monobare avec équilibre mécanique à l'état initial ($P_{\text{ext}} = P_I$) et à l'état final ($P_{\text{ext}} = P_F$)** durant laquelle le système fermé reçoit le transfert thermique Q et le travail des forces extérieures W' autres que les forces de pression, **le premier principe de la thermodynamique s'écrit**, pour un système macroscopiquement au repos et sans interaction avec des systèmes extérieurs ($\Delta E_m = 0$) :

Si seules les forces de pression agissent, alors :



L'intérêt de cette formulation du premier principe est qu'elle évite de calculer le travail des forces de pression pour évaluer le transfert thermique.

4) Enthalpie et Changement d'état

Notons Q le transfert thermique fourni algébriquement à un corps pur subissant un changement d'état : lors de celui-ci, la température et la pression restent constantes (voir **Cours Physique 05**). D'après le paragraphe précédent, on peut donc écrire le premier principe : $\Delta H = Q$.

Autrement dit, lors d'un changement d'état, **l'énergie apportée ou retirée au système permet de faire varier son enthalpie**. Si l'on rapporte cela à la masse m ou à la quantité de matière n du corps pur subissant le changement d'état, on définit alors :

• L'enthalpie massique (resp. molaire) de changement d'état :

Exemples : - Enthalpie massique de fusion de l'eau à 0 °C : $\Delta h_{\text{fusion (eau)}} = 335 \text{ kJ.kg}^{-1}$;
- Enthalpie massique de solidification de l'eau à 0 °C : $\Delta h_{\text{solidification (eau)}} = - 335 \text{ kJ.kg}^{-1}$;
- Enthalpie massique de vaporisation de l'eau à 100 °C : $\Delta h_{\text{vaporisation (eau)}} = 2260 \text{ kJ.kg}^{-1}$;
- Enthalpie massique de condensation à l'état liquide de l'eau à 0 °C : $\Delta h_{\text{condensation à l'état liquide (eau)}} = - 2260 \text{ kJ.kg}^{-1}$.

• Commentaires :

•

•



*- **L'enthalpie massique de changement d'état** $\Delta h_{1 \rightarrow 2}$ d'un corps pur passant de l'état physique 1 à l'état physique 2 est aussi définie par la relation : $\Delta h_{1 \rightarrow 2} = h_2 - h_1$ où h_1 et h_2 représentent les enthalpies massiques du corps pur dans les états physiques 1 et 2.*

*- **Raisonnement identique pour l'enthalpie molaire de changement d'état** : $\Delta H_{m1 \rightarrow 2} = H_{m2} - H_{m1}$ où H_{m1} et H_{m2} représentent les enthalpies molaires du corps pur dans les états physiques 1 et 2.*

➤ **Conséquence** : La relation $\Delta H = C_p \cdot \Delta T$ vue dans le paragraphe III-3) ne s'applique pas pour calculer la variation d'enthalpie du système lors d'un changement d'état car cette formule n'est valable que pour des systèmes monophasés. **Lors d'un changement d'état d'une masse m ou d'une quantité de matière n de corps pur, on calculera la variation d'enthalpie par l'une des formules ci-dessous :**

➔ **POINT METHODE : Bilans énergétiques en présence de changement d'état**

L'enthalpie étant une fonction d'état, **sa variation ne dépend pas du chemin suivi pour aller de l'état initial EI à l'état final EF**. Ainsi, pour calculer la variation d'enthalpie d'un système évoluant d'un état initial EI vers un état final EF, **on peut choisir un chemin faisant apparaître des étapes quelconques** (même si ce ne sont pas celles réellement empruntées), **à la seule condition que l'état initial de la 1^{ère} étape et l'état final de la dernière étape coïncident avec EI et EF**.

Les étapes qu'on choisit usuellement sont :

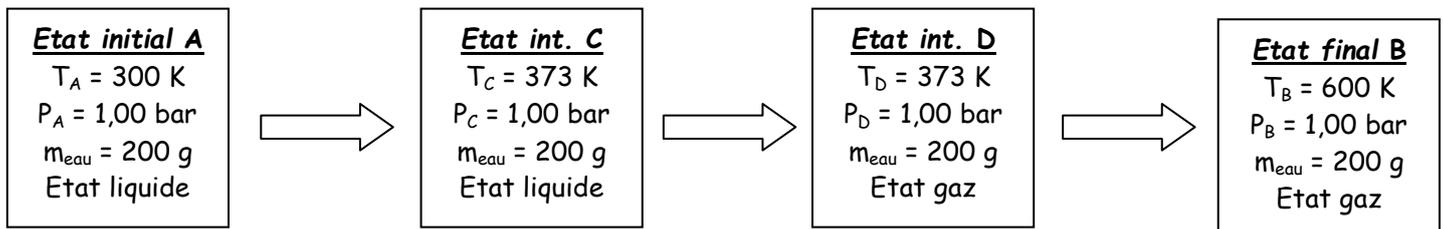
- soit des **changements d'état isobare et isothermes** au cours desquels $\Delta H = m \times \Delta h_{\text{changement d'état}}$ OU $\Delta H = n \times \Delta H_{\text{m changement d'état}}$;
- soit des **changements de température sans changement d'état** au cours desquels $\Delta H = C_p \times \Delta T$;

La variation d'enthalpie du système évoluant de l'état initial EI à l'état final EF est alors égale à la **somme des variations d'enthalpie de chacune des étapes menant de EI à EF**.

➤ **Application 7** : On souhaite faire passer 200 grammes d'eau de l'état liquide A ($P_A = 1,00 \text{ bar}$; $T_A = 300 \text{ K}$) par voie monobare à l'état gazeux B ($P_B = 1,00 \text{ bar}$; $T_B = 600 \text{ K}$) en lui apportant un transfert thermique Q. On donne :

- l'enthalpie massique de vaporisation de l'eau à $T_V = 373 \text{ K}$: $\Delta_{\text{vap}}h(T_V) = 2,26 \cdot 10^3 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}$;
- la capacité thermique massique à pression constante de l'eau liquide : $c_{P1} = 4,18 \text{ kJ} \cdot \text{K}^{-1} \cdot \text{kg}^{-1}$;
- la capacité thermique massique à pression constante de l'eau vapeur : $c_{P2} = 1,94 \text{ kJ} \cdot \text{K}^{-1} \cdot \text{kg}^{-1}$;

Déterminer la variation d'enthalpie du système lors de la transformation A → B.



➤ **Application 8** : On mélange une masse $m_1 = 500 \text{ g}$ d'eau liquide à $T_1 = 20,0 \text{ °C}$ dans un thermos avec une masse $m_3 = 32,0 \text{ g}$ de glace pilée à $T_3 = -18,0 \text{ °C}$. Dans l'état final, le thermos contient uniquement de l'eau liquide. On donne :

- l'enthalpie massique de fusion de l'eau à $T_{\text{fusion}} = 0 \text{ °C}$: $\Delta_{\text{fus}}h(T_{\text{fusion}}) = 335 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}$;
- la capacité thermique massique à pression constante de l'eau liquide : $c_{PL} = 4,18 \text{ kJ} \cdot \text{K}^{-1} \cdot \text{kg}^{-1}$;
- la capacité thermique massique à pression constante de l'eau solide : $c_{PS} = 2,09 \text{ kJ} \cdot \text{K}^{-1} \cdot \text{kg}^{-1}$;

- a) Montrer que la variation d'enthalpie dans le thermos est nulle.
- b) En déduire la température finale de l'eau dans le thermos.

