

Scambi di calore e calori specifici nei gas

- × Per il calcolo del calore scambiato in una trasf. generica bisogna ricorrere, in modo generalistico, al 1° principio: $\Delta Q = dU + \Delta W$
- × Per solidi e liquidi si è visto che $\Delta W \approx 0$ (poiché $dV \approx 0$) e si è trovata l'espressione empirica:

$$(*) \quad dQ = C_v dT \quad \begin{cases} C_T = MC & \text{specif.} \\ C_T = nC_m & \text{molar} \end{cases}$$
- × Nei gas ΔW non è trascurabile. Si può arrivare a un'equazione analoga a (*), ma si DEVE specificare il processo in cui il calore è scambiato
- × Per trasformazioni reversibili di un gas:

$$(2) \quad dQ = dU + pdV \quad \text{diff. esatto}$$

× È possibile definire

$$C_p = \frac{1}{n} \left(\frac{dQ}{dT} \right)_p \quad \begin{array}{l} \text{calore specifico (molare)} \\ \text{a } p \text{ costante} \end{array}$$

$$C_V = \frac{1}{n} \left(\frac{dQ}{dT} \right)_V \quad \begin{array}{l} \text{calore specifico} \\ \text{a } V \text{ costante} \end{array}$$

(5)

Dall'eq (2) si ricavate:

$$C_p = \frac{d}{dT} (dU + pdV)_{p,T} \rightarrow$$

$$= \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_p + p \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_p$$

(estendo $\frac{dp}{dT} = 0$
per $p = \text{cost}$)

Analogamente:

$$C_V = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_{V,p} \quad (pdV = 0 \text{ per } V = \text{cost})$$

- In queste espressioni indico derivate parziali, poiché U è funzione di T e V e può dipendere anche da p e V e non solo da T (invece V è $p = \text{cost}$ è solo funzione di T : $V = V(T, p = \text{cost})$ quindi non occorre la derivata per p).

Inoltre ho indicato i pedici $p = \text{cost}$ alle derivate per non lasciare confusione su quale variabile forma dinamica è costante nelle trasformazioni.

- Dal confronto fatto "immaginare" che $C_p > C_V$ (parte del calore è spesa nell'espansione del gas), mi devo però conoscere le relazioni $\left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_p$ e $\left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V$ per essere specifico.

(7)

Poiché $U = U(T)$, non è necessario specificare che il volume (o la pressione) devono essere mantenuti costanti -

$$C_V \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V = \frac{dU}{dT} = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_P$$

$$\Rightarrow U(T) = C_V T + U_0$$

[U_0 costante di integrazione = energia residua del sistema a $T = 0\text{ K}$, ne possiamo ignorare in tutti i processi in cui interviene solo ΔU]

Per le trasformazioni a ϕ costante si trova (n=1)

$$\begin{aligned} C_P &= \frac{dQ}{dT} = \frac{dU}{dT} + P \left(\frac{dV}{dT} \right)_P \\ &= C_V + P \frac{d}{dT} \left(\frac{R}{P} \right)_P = C_V + R \end{aligned}$$

$$\boxed{C_P = C_V + R}$$

Relazione di Meyer

C_P e C_V possono essere utilizzati per calcolare il calore scambiato in trasf. reversibili di gas



(7)

Valori sperimentali per C_V e C_P i.e. $\gamma = \frac{C_P}{C_V}$
 (giustificabili in base al modello cinetico del gas)

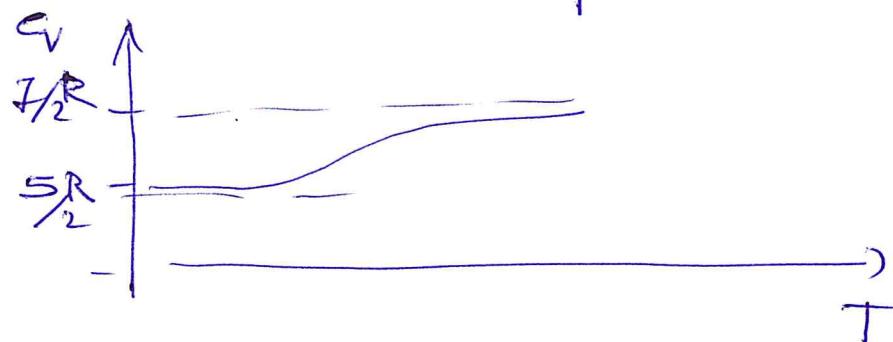
Gas monoatomici

$$\left\{ \begin{array}{l} C_V = \frac{3}{2}R \\ C_P = \frac{5}{2}R \end{array} \right. \quad \gamma = \frac{5}{3}$$

Gas biammici (non tutti)

$$\left\{ \begin{array}{l} C_V = \frac{5}{2}R \\ C_P = \frac{7}{2}R \end{array} \right. \quad \gamma = \frac{7}{5}$$

Per altri gas biammici C_V (e $C_P = C_V + R$) sono funzioni lineari della temperatura



Usando questi valori è possibile calcolare

$$\Delta U = C_V \Delta T \quad \text{F' kugl.} \quad (\Delta U = 0 \text{ isotermie})$$

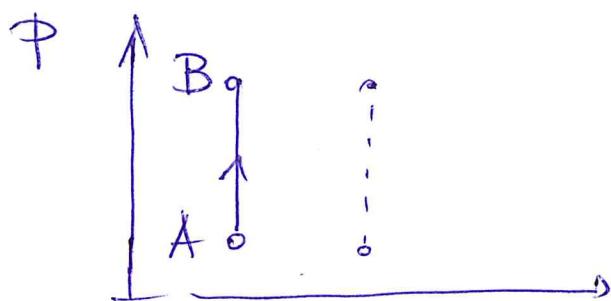
$$\Delta Q = C_V \Delta T \quad \text{isocora}$$

$$\Delta Q = (C_V + R) \Delta T \quad \text{isobara}$$

Studio di trasf. motori di gas perfetti

(8)

1. Trasformazione isocora ($V = \text{cost}$)



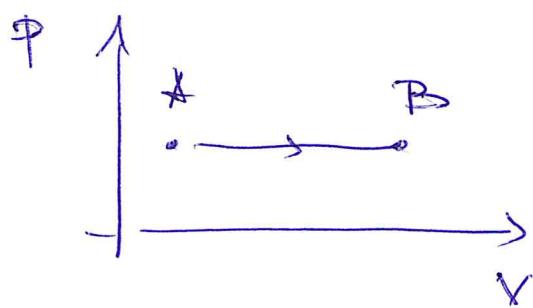
$$Q = \Delta U = n C_V (T_B - T_A) \\ (\cancel{\text{e}} \quad C_V = \text{cost})$$

Rimarcare differenza tra sorgenti di calore
in trasformazione reversibile e irreversibile
Mettere a fuoco che nelle relazioni per il calcolo
del calore scambiato intervengono solo lo stato
finale e iniziale, che sono stati di equilibrio

Poiché $V = \text{cost}$, $\frac{P}{T} = \text{cost}$ (eq. d'equilibrio)

Lo scambio di calore comporta variazioni di P
e T proporzionali [Es. pneumatici dell'auto
scaldati dal sole]

2. Trasformazione isobara ($P = \text{cost}$)



Note: la pressione del
gas è costante (e identica
alla pressione esterna)
Comb. $V \div T$

$$Q = n C_p (T_B - T_A)$$

$$W = \phi (V_B - V_A)$$

Discutere trasf. irreversibile, discutere condizione $p_{\text{in}} = p_{\text{ext}}$ in trasf reversibile
e irreversibile, mettere a fuoco stato finale e iniziale (di equilibrio)

segue

Possiamo esprimere il lavoro usando l'eq. di stato; (9)

$$W = \dot{P}(V_B - V_A) = \dot{P}\left(\frac{nRT_B}{P} - \frac{nRT_A}{P}\right) = nR(T_B - T_A)$$

D'altronde, dal 1° principio

$$Q = U + W$$

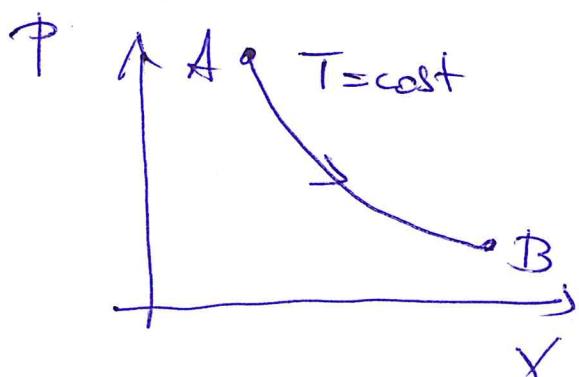
e per questo ricavato:

$$nC_p(T_B - T_A) = nC_V(T_B - T_A) + \cancel{nR} \quad (10) \quad W$$

ovviamente $W = n(C_p - C_V)(T_B - T_A)$, che coincide con l'espressione precedente, poiché $C_p - C_V = R$

————— O —————

3. Trasformazione isoterma ($\Delta T = 0$)



$$\Delta U = 0$$

$$Q = W \quad (\geq 0)$$

$$P_A V_A = P_B V_B$$

Se REVERSIBILE:

$$Q = W = \int_A^B pdV = nRT \int_A^B \frac{dV}{V} = nRT \log\left(\frac{V_B}{V_A}\right)$$

In una trasf. isoterma $Q \neq 0$ sempre, salvo nel limite $T \rightarrow 0$
cioè dove sempre entro i scambi di calore con l'ambiente

Espansione libera e' isolterma e adiabatica ($Q=0$), ma e' irreversibile. La condizione $Q=0$ non e' possibile per trasf. isoterme reversibile. Le adiabatiche reversibili non sono isoterme \rightarrow Next

4. Trasf. adiabatica reversibile ($Q=0$) (10)

$$1^{\circ} \text{ principio} \quad dU + pdV = 0$$

$$\text{+ moli Gas perf.} \quad C_V dT = -pdV$$

Usando eq. di stato $pV = nRT$;

$$C_V \frac{dT}{T} = -R \frac{dV}{V}$$

Integlando:

$$C_V \ln T = -R \ln V + \text{cost}$$

Da cui riorganizzando i termini:

$$C_V \ln T + R \ln V = \text{cost}$$

$$\ln T + \frac{R}{C_V} \ln V = \text{cost}$$

$$\ln(TV^{R/C_V}) = \text{cost}$$

$$\boxed{TV^{R/C_V} = \text{cost}} \quad (R/C_V = \gamma - 1)$$

$$\boxed{TV^{\gamma-1} = \text{cost}}$$

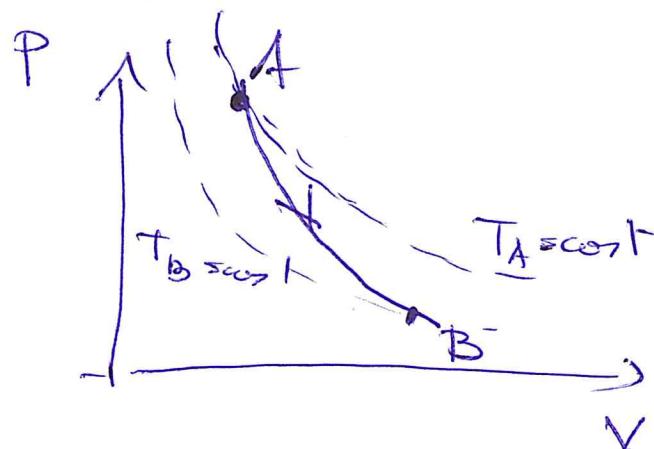
Eq. di una trasformazione adiabatica reversibile nel piano (T, V)

Usando l'eq. di stato $pV = nRT$ si puo' esprimere l'equazione per (V, p) e (p, T) :

$$\boxed{pV^{\gamma} = \text{cost}}$$

$$\boxed{T_p^{(1-\gamma)/\gamma} = \text{cost}}$$

Diagramma $P(V)$:



(11)

nota: cambiano
sia P , che T , che V

$$PV^\gamma = \text{cost}$$

$\gamma > 1$ e' piu' "difficile" (X) di $PV = \text{cost}$

$$Q = 0 \quad \Delta U = -W = C_V(T_B - T_A)$$

Si puo' esprimere il lavoro anche tramite integrazione esplicita di

$$W_{AB} = \int_A^B pdV = k \int_A^B \frac{dV}{V^\gamma} =$$

$$(1) \quad = \frac{k}{1-\gamma} \left(V_B^{1-\gamma} - V_A^{1-\gamma} \right) = \frac{1}{1-\gamma} (P_B V_B - P_A V_A)$$

(X) *

$$\text{Da (2)} \quad W = -C_V(T_B - T_A) \rightarrow \begin{aligned} &\text{Espansione adiab} \\ &W > 0 \text{ Gas si raffredda} \\ &\rightarrow \text{Compressione adiab.} \\ &W < 0 \text{ Gas si scalda} \end{aligned}$$

Dimostrare che (1) e (2) sono equivalenti, usando eq. di stato dei gas e relazione di Mayer. Sottolineare che in una adiabatica $dU = L \rightarrow$ L'uso di dU e' piu' facile per calcolare il lavoro.

Proprietà generale di legge di potenza

$$y = kx^\alpha$$

$$\frac{dy}{dx} = k \alpha x^{\alpha-1}$$

$$\frac{dy}{dx} = kx^\alpha \cdot \frac{\alpha}{x}$$

$$\frac{dy}{dx} = y \frac{\alpha}{x}$$

$$\frac{dy}{y} = \alpha \frac{dx}{x}$$

Variazione relativa proporzionale tramite
indice delle leggi di potenza

Applicazioni (adiabatiche) :

1) Velocità del suono in un gas

$$c = \sqrt{\frac{\beta}{\rho}} = \left[\frac{\text{proprietà elastica}}{\text{proprietà inerziale}} \right]^{1/2} \text{ del mezzo}$$

Il coeff. di comprimibilità β è definito da

$$\Delta p = -\beta \frac{dV}{V}$$

Nelle compressioni e espansioni del gas in un'onda sonora sono così rapide da avvenire senza scambio di calore con il gas circostante \Rightarrow Trasf. adiabatico

$$\begin{aligned} \beta &= \frac{k}{\gamma V} && \left. \begin{aligned} &\text{In modo esplicito} \\ &\Rightarrow dp = -\gamma k V^{-\gamma-1} dV \\ &\boxed{dp = -\gamma p \frac{dV}{V}} \end{aligned} \right\} \\ \frac{dp}{p} &= -\gamma \frac{dV}{V} \end{aligned}$$

avendo $\beta = \gamma p$ $(\gamma > 1)$

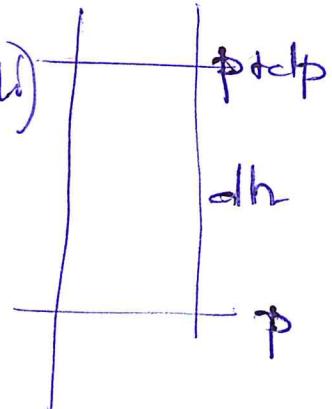
Se avessimo visto l'eq. di stato dei gas perfetti avremmo trovato $\beta = p$ - I dati sperimentali confermano però la correttezza dell'uso dell'eq. per la trasf. adiabatica

2) Variazione di T_{atm} con la quota

(15)

\times Convezioni di convezione (ascensionali)

\times Espansione adiabatica
(aria cattiva conduttore)



$$dp = -\rho g dh \quad - \underline{\text{Eq. di Stevino}}$$

Per un gas perfetto $\rho = \frac{M}{V} = \frac{pA}{RT}$

$$\frac{dp}{p} = -\frac{g A}{R} \frac{dh}{T} \quad (*)$$

In una trasformazione adiabatica, usando $T \propto p^{\gamma}$ come variabile indip. $T p^{(\gamma-1)/\gamma} = \text{cost} \Rightarrow T = k p^{(\gamma-1)/\gamma}$

dalle proprietà delle derivate delle leggi di potenza

segue $\left| \frac{dT}{T} = \frac{\gamma-1}{\gamma} \frac{dp}{p} \right|$

Sostituendo in (*) si ottiene

$$\frac{dT}{dh} = -\frac{\gamma-1}{\gamma} \frac{g A}{R} \approx \frac{0.2}{7} \cdot \frac{10 \text{ ms}^{-2} \cdot 30 \times 10^{-3} \text{ kg/mcd}}{8.3 \text{ J/mcd} \cdot k}$$

$$\approx -\frac{0.6}{60} \frac{k}{m} \approx 10^{-2} \text{ k/m}$$

$$\left(\frac{dT}{dh} \approx -1 \text{ k/m} \right)$$