

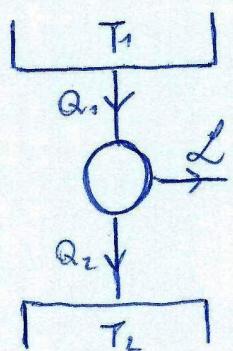
processi di conversione energetica

Il secondo principio ci dice che esistono trasformazioni possibili ed impossibili. Una trasformazione è possibile solo se dà un valore positivo o nullo delle brache termodinamica:

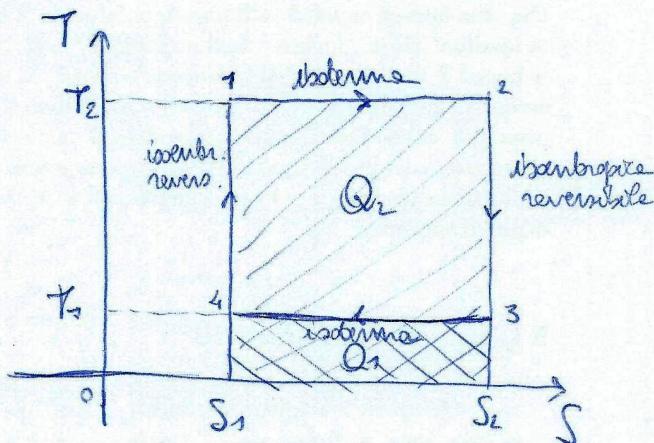
$$\text{G}_2 = - \oint \frac{dQ}{T} \geq 0$$

L'enunciato di tale principio è strettamente legato all'applicazione tecnica: non si può costruire una macchina che realizzzi un processo ciclico motore monodimensionale, cioè operante con una sola sorgente.

Non si riuscire allora che costruire una macchina che opera fra due sorgenti. La più immediata è quella che descrive il ciclo motore semplice o ciclo di Carnot:



$$T_1 > T_2$$



Applichiamo i due principi:

$$3) L = Q_1 + Q_2$$

$$4) \frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} = 0$$

$$(5) \frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} \leq 0 \\ \text{per non reversibilità}$$

Partendo dal secondo facciamo alcuni passaggi matematici:

$$\frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_1} - \frac{Q_2}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} \leq 0 \Rightarrow \frac{Q_1 + Q_2}{T_1} + Q_2 \left(\frac{1}{T_2} - \frac{1}{T_1} \right) \leq 0$$

$$\Rightarrow \frac{L}{T_1} + Q_2 \cdot \frac{T_1 - T_2}{T_1 \cdot T_2} \leq 0 \Rightarrow Q_2 \leq - \frac{L T_2}{T_1 - T_2}$$

Per ipotesi si ha $L > 0$, $T_2 > 0$, $T_1 - T_2 > 0$. Dunque:

$$- \frac{L T_2}{T_1 - T_2} < 0 \Rightarrow Q_2 < 0$$

Inizialmente non abbiamo fatto alcuna ipotesi sul segno dei calori scambiati. Ormai abbiamo saputo, come era prevedibile, che $Q_2 < 0$. Così sapremo anche in che direzione si devono effettuare gli scambi per ottenere lavoro con combustibili.

Frazioni utilizzabili ed utilizzabile per un ciclo motore

Possiamo esprimere le prestazioni di un sistema che compie un ciclo motore usando la frazione utilizzabile, ovvero il rapporto tra lavoro prodotto e calore fornito:

$$\eta = \frac{L}{Q_1} \quad \text{sostituendo } L=Q_1+Q_2 : \quad \eta = \frac{Q_1+Q_2}{Q_1} = 1 + \frac{Q_2}{Q_1}$$

Fruttando il secondo principio, per ciclo ideale:

$$\frac{Q_1+Q_2}{T_1} = 0 \Rightarrow \frac{Q_2}{Q_1} = -\frac{T_2}{T_1} \Rightarrow \eta_0 = 1 - \frac{T_2}{T_1}$$

Mentre η è la frazione utilizzabile, η_0 è la frazione utilizzabile se è il miglior risultato che si pone ottenere da un ciclo motore e non a livello ideale.

Per un ciclo reale invece si ha:

$$\eta = 1 + \frac{Q_2}{Q_1}, \quad \text{Ge} = -\frac{Q_1}{T_1} - \frac{Q_2}{T_2} \Rightarrow \frac{Q_2}{T_2} = -\text{Ge} - \frac{Q_1}{T_1} \Rightarrow Q_2 = T_2 \left(-\text{Ge} - \frac{Q_1}{T_1} \right)$$

Sostituendo in η :

$$\eta = 1 - \frac{T_2}{T_1} \left(\text{Ge} + \frac{Q_1}{T_1} \right) = 1 - \frac{T_2}{T_1} - \text{Ge} \cdot \frac{T_2}{Q_1}$$

Notiamo che se $\text{Ge} = 0 \Rightarrow \eta = \eta_0 = 1 - \frac{T_2}{T_1} \Rightarrow$ ciclo reversibile. Si dice che $\frac{T_2}{T_1}$ è l'effetto Carnot e $\frac{T_2}{Q_1}$ è l'effetto Clausius. Quando $T_2 > 0$, $Q_1 > 0$ e $\text{Ge} > 0$, sicuramente $-\frac{\text{Ge}}{Q_1} \frac{T_2}{T_1}$ è negativo. Quindi la frazione utilizzabile è sempre minore (η_0 uguale) a quella utilizzabile. L'effetto Carnot è sempre presente poiché $T_2 \neq 0$ e T_1 può essere grande, ma non infinita.

Il calore Q_2 fornito dalla sorgente a temperatura superiore si ritrova di, ma in due parti:

lavoro meccanico netto

$$L = \eta Q_1$$

calore versato alla sorgente inferiore, Q_2 , a me volte diversa in:

effetto Carnot

effetto Clausius
(wasted energy)

$$\frac{T_2}{T_1} \cdot Q_1$$

$$\frac{Q_1}{Q_2} \cdot \text{Ge}, \quad T_2 = \text{Ge} T_1$$

Per avere un'idea di quanto un ciclo si allontani dalla reversibilità si definisce il rendimento alle Clausius, cioè il rapporto tra frazione utilizzabile e frazione utilizzabile:

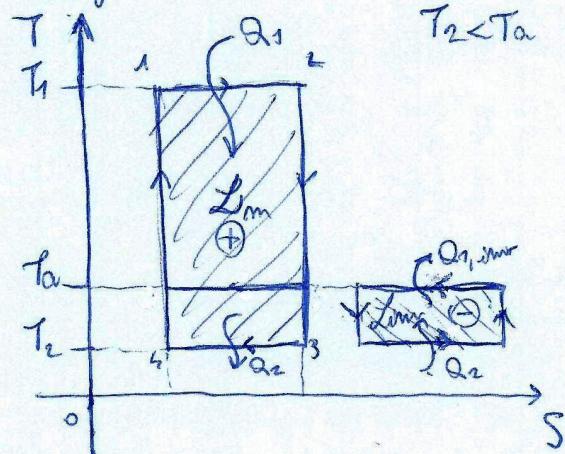
$$\rho = \frac{\eta}{\eta_0} = \frac{1 - \frac{T_2}{T_1} - \text{Ge} \frac{T_2}{Q_1}}{1 - \frac{T_2}{T_1}} = 1 - \frac{\text{Ge}}{\eta_0} \frac{T_2}{Q_1}$$

Qualunque η viene chiamato "rendimento", anche se tale uso è, e va, gone, improprio.

Qualità dell'energia termica

Una volta fissate T_1 e T_2 non è più possibile modificare l'effetto Carnot, mentre si può ancora ridurre l'effetto Clausius riducendo la irreversibilità.

Se invece dobbiamo ancora fissare le temperature, potremo pensare che riducendo la temperatura inferiore si possa aumentare la fissione utilizzata. Così è vero, ma fino a che punto è possibile diminuire la temperatura inferiore? Fino a quelle sorgenti, che sono universalmente sfruttate. Non c'è infatti conveniente raffreddare le sorgenti inferiori con un altro fuoco:

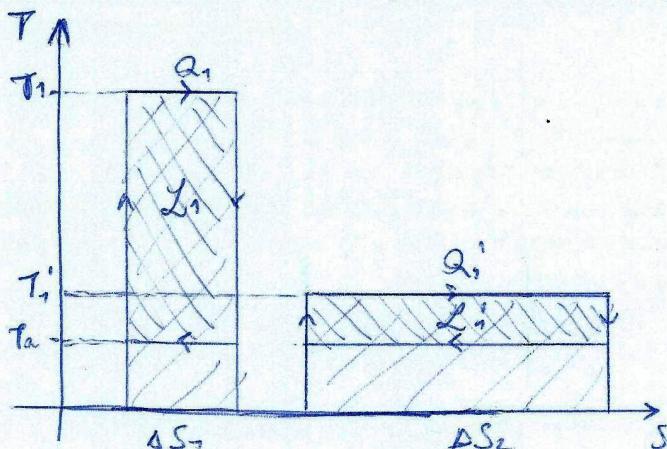


Per operare a $T_2 < T_a$ bisogna sottrarre il calore Q_2 dall'ambiente a T_a usando il ciclo inverso. Il sistema complesso sarà costituito da due cicli: quello che opera tra le temperature T_1 e $T_2 < T_a$ e l'altro che sottrae il calore Q_2 dal ciclo motore e lo cede all'ambiente.

Risulta quindi $\eta_p = \frac{L}{Q_1} = \frac{L_{m, \text{K}}}{Q_1}$, cioè il lavoro utile è quello di un ciclo operante tra T_1 e T_a ! È evidente anche osservando le aree del grafico T,S . Quindi l'ampiezza pone il seguente limite irreversibile:

$$(\eta_p)_{\text{max}} = 1 - \frac{T_a}{T_1}$$

Esiste dunque, data una certa quantità di calore Q_1 fornita dalla sorgente superiore, una porzione di Q_1 convertibile in lavoro meccanico, energia utilizzabile ("available energy"), e un'altra porzione non convertibile, detta ergo ("unavailable energy"). Sempre tenendo T_a , essa impone $Q_2 = T_a \frac{Q_1}{T_1}$ (effetto Carnot). Poniamo allora ad aumentare T_1 per ridurre Q_2 :

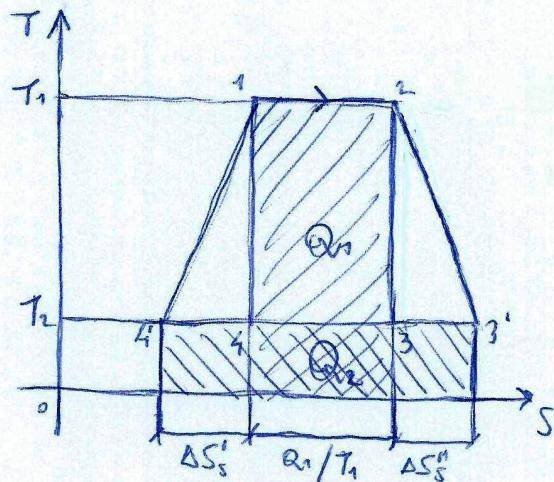


Le due aree sono equivalenti, quindi $Q_1 = Q_1'$. Tuttavia $L_1 > L_2$, cioè si produce più lavoro se la temperatura a cui è disponibile il calore è più elevata.

Quindi il calore a più alta temperatura è di migliore qualità. In ogni caso la temperatura T_1 ha il limite superiore nei materiali di cui sono fatti gli impianti. Essi hanno sempre, per quanto elevato, un punto di fusione.

Il ciclo motore di Carnot reale

Consideriamo un ciclo di Carnot reale, cioè con irreversibilità: supponiamo che le distribuzioni solo lungo le adiabatiche. Il lavoro non sarà più proporzionale alle aree rettangolari del grafico:



Per la trasformazione 1-2 si ha

$$\Delta S_{12} = \frac{Q_1}{T_1} \quad \text{Per arrivare al punto 3 bisogna conoscere } \Delta S_s^{\prime\prime}, \text{ così come per arrivare al punto 4 deve essere noto } \Delta S_s'.$$

Lo ha in definitiva:

$$Q_2 = -(\Delta S_s' + \frac{Q_1}{T_1} + \Delta S_s^{\prime\prime}) T_2$$

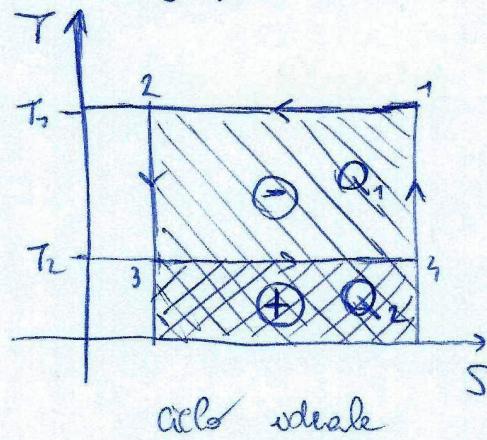
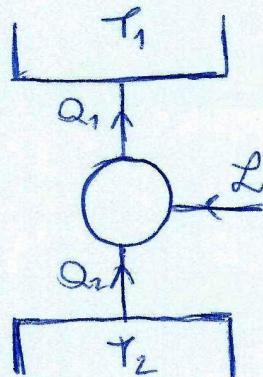
Il lavoro mette in ottima sintonia al calore Q_1 il calore Q_2 :

$$L = Q_1 + Q_2$$

Il grafico permette di visualizzare la parte di Q_1 non utilizzata per effetto Carnot, $T_2 \frac{Q_1}{T_1}$ e quella non utilizzata per effetto Clausius, $T_2 \Delta S_s' + T_2 \Delta S_s^{\prime\prime}$.

Ciclo semplice inverso o inverso di Carnot

Gli scambi di calore e lavoro compiendo segno: si fornisce una certa quantità di lavoro al sistema affinché esso sottragga del calore da delle sorgenti più fredde e le porta a quelle più calde. Schemebramente e graficamente:



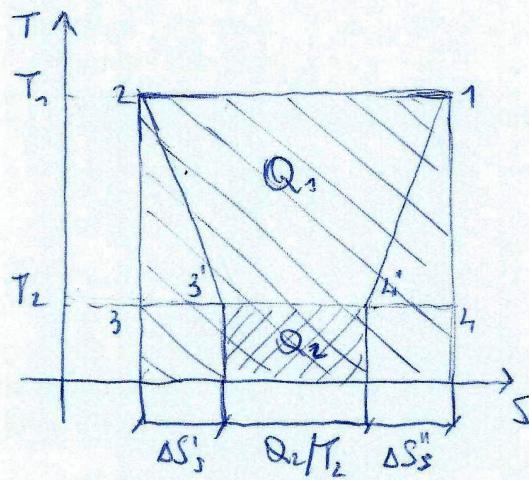
$$L = Q_1 + Q_2$$

$$L < 0$$

oppure:

$$|L| = Q_2 - |Q_1|$$

Per il ciclo reale bisogna conoscere le produzioni entropiche dovute alla irreversibilità:



$$Q_1 = -T_1 \left(\Delta S_s' + \frac{Q_2}{T_2} + \Delta S_s'' \right)$$

Il ciclo inverso descrive due tipi di meccanismo e seconda della temp. che si vuole raggiungere. Se la temp. binaria dell'ambiente coincide con quella inferiore T_2 , il ciclo sta raffreddando le sorgenti a T_1 e quindi rappresenta una pompa di calore. Se invece la temp. binaria dell'ambiente coincide con quella superiore T_1 , il ciclo sta raffreddando le sorgenti a T_2 e rappresenta dunque un sistema frigorifero.

Si definisce in modo differente il coefficiente di prestazione (COP):

pompe di calore

$$COP_{HP} = \frac{|Q_1|}{|L|T}$$

frigorifero

$$COP_f = \frac{Q_2}{|L|T}$$

Si ha, per i due principi:

$$|L| = |Q_1| - Q_2$$

e

$$\frac{|Q_1|}{Q_2} = \frac{T_1}{T_2}$$

Da cui (nel caso reale):

$$COP_f = \frac{Q_2}{|L|} = \frac{Q_2}{|Q_1| - Q_2} = \frac{Q_2}{\frac{|Q_1|}{T_1} - Q_2} = \frac{1}{\frac{T_1}{T_2} - 1} = \frac{T_2}{T_1 - T_2}$$

$$COP_{HP} = \frac{|Q_1|}{|L|} = \frac{|Q_1|}{|Q_1| - Q_2} = \frac{1}{1 - \frac{Q_2}{|Q_1|}} = \frac{T_1}{T_1 - T_2} = \frac{T_1 - T_2}{T_1 - T_2} + \frac{T_2}{T_1 - T_2} = 1 + \frac{T_2}{T_1 - T_2} = 1 + COP_f$$

Se il frigorifero che le pompe di calore sono tanto meno efficienti quanto quante più alte è la differenza di temperatura nella quale opera. Tuttavia è probabile che $T_1 < T_2$ $COP_{HP} > COP_f$.

Si definisce inoltre il consumo meccanico specifico, che è il rapporto del coefficiente di prestazione frigorifero:

$$\gamma = \frac{|Q_1|}{Q_2} = -\frac{Q_1 + Q_2}{Q_2} = -\frac{Q_1}{Q_2} - 1$$

Infatti per il I Principio $|Q_1| = |Q_1 + Q_2| = -Q_1 - Q_2$. Invece per il II Principio:

$$\tilde{\sigma}_e = -\frac{Q_1}{T_1} - \frac{Q_2}{T_2} \Rightarrow Q_1 = -T_1 \left(\frac{Q_2}{T_2} + \tilde{\sigma}_e \right)$$

Sostituendo in γ :

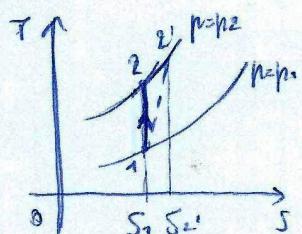
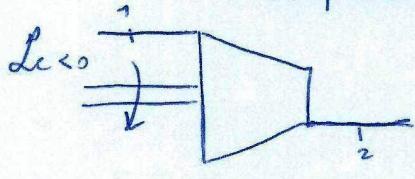
$$\gamma = -\frac{Q_1}{Q_2} - 1 = +\frac{T_1}{Q_2} \left(\tilde{\sigma}_e + \frac{Q_1}{T_2} \right) - 1 = \frac{T_1}{T_2} + \tilde{\sigma}_e \frac{T_1}{Q_2} - 1$$

Riconosciamo l'effetto Carnot, $\frac{T_1}{T_2}$, e quello Clausius $\left(\frac{T_1}{Q_2}\right)$

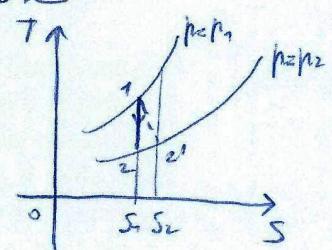
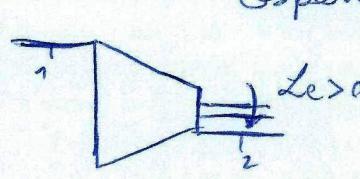
Rendimento isentropico di espansione e di compressione

Per valutare l'efficienza di espansori e compressori si introducono i rendimenti isentropici ad essi relativi. Si confronta la trasformazione reale che presenta produzione di entropia con quelle ideale isentropica per l'espansore, inversa per il compressore:

Compressore



Espansore



Rendimento isentropico di compressione:

$$\rho_c = \frac{h_2 - h_1}{h_{2i} - h_1} \Rightarrow h_{2i} = h_2 + \frac{h_2 - h_1}{\rho_c}$$

Rendimento isentropico di espansione:

$$\rho_e = \frac{h_2 - h_1}{h_2 - h_{2i}} \Rightarrow h_{2i} = h_2 + \rho_e(h_2 - h_1)$$