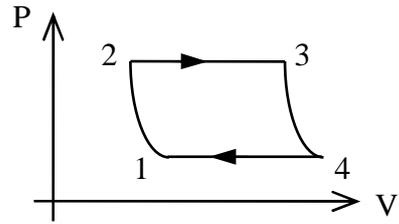


Etude du cycle thermodynamique

- 1) une isobare a pour équation: $P=cste$
 une adiabatique réversible a pour équation:

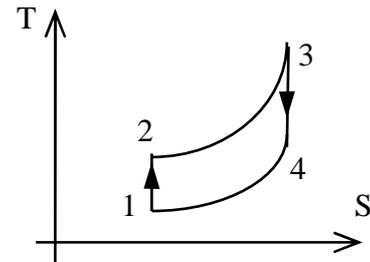
$$P = \frac{P_0}{V^\gamma} V_0^\gamma \quad (\text{loi de Laplace})$$



- 2) une isobare est représentée dans le diagramme (T, S) par une exponentielle croissante car

$$dS = \frac{C_p dT}{T} \quad \text{intégrée donne } S(T, P) - S(T_0, P) = C_p \ln\left(\frac{T}{T_0}\right)$$

$$\text{ou } T = T_0 \exp\left(\frac{S - S_0}{C_p}\right) = K \exp\left(\frac{S}{C_p}\right)$$



valeurs calculées :

	1	2	3	4
P (bar)	1,0	4,0	4,0	1,0
T (K)	293	429	923	630
θ (°C)	20	156	650	357

3a) $\eta = \frac{|W|}{Q_{\text{chaud}}}$ pour une machine thermique d'où on déduit $\eta = \frac{-(W_t + W_k)}{Q_1}$

- 3b) Lors d'un cycle décrit par le fluide en régime permanent, $\Delta H=0$ ce qui donne

$$W_k + W_1 + Q_1 + Q_2 = 0 \quad \text{on en déduit : } \eta = 1 + \frac{Q_2}{Q_1}$$

3c) $Q_2 = C_p (T_1 - T_4)$ et $Q_1 = C_p (T_3 - T_2)$ donc $\eta = 1 + \frac{T_1 - T_4}{T_3 - T_2}$

$T_2 = 429.2 \text{ K}$ et $T_4 = 630.1 \text{ K}$ donc: $\eta = 0.32$

avec $T_2^\gamma P_2^{1-\gamma} = T_1^\gamma P_1^{1-\gamma}$ et $T_3^\gamma P_3^{1-\gamma} = T_4^\gamma P_4^{1-\gamma}$ il vient $\frac{T_3}{T_2} = \frac{T_4}{T_1}$ ou $\frac{T_1}{T_2} = \frac{T_4}{T_3} = \frac{T_1 - T_4}{T_2 - T_3}$

soit enfin $\eta = 1 - \frac{T_1 - T_4}{T_2 - T_3} = 1 - \frac{T_1}{T_2}$ ce qui donne le même résultat numérique.

(on peut aussi écrire $\eta = 1 - \frac{1}{\left(\frac{P_1}{P_2}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}}$)