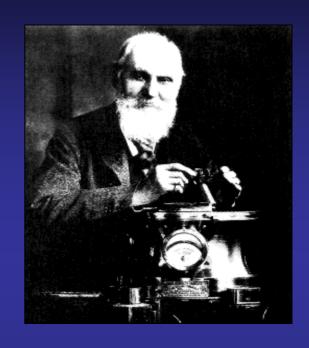
Der Zweite und Dritte Hauptsatz der Thermodynamik

Zweiter Hauptsatz der Thermodynamik

Liefert eine Antwort auf die Frage, in welche Richtung spontane Vorgänge in der Natur ablaufen.



Lord Kelvin:

"Es ist unmöglich, eine zyklisch arbeitende Maschine zu konstruieren, die keinen anderen Effekt produziert, als die Entnahme von Wärme aus einem Behälter und die Verrichtung eines gleichen Betrages an Arbeit."

Die Entropie εν τρεπειν

Andere Formulierung des Zweiten Hauptsatzes unter Verwendung des Begriffes Entropie S. Diese stellt eine Zustandsfunktion dar.

Bei einer freiwilligen Zustandsänderung nimmt die Entropie eines abgeschlossenen Systems zu: $\Delta S_{gesamt} > 0$.

- Dabei ist S_{gesamt} die Gesamtentropie des abgeschlossenen Systems
- Bei reversiblen Prozessen wird keine Entropie erzeugt
- Boltzmann zeigte: S kann auch über mikroskopische statistische Betrachtungen eingeführt werden:

 $S = k \cdot In W$

Entropie und Information

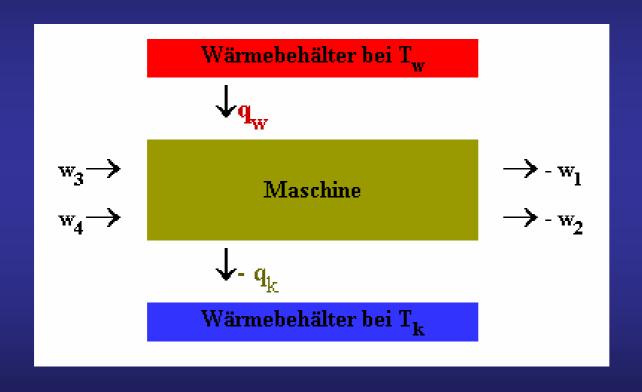
Weaver und Shannon definierten die Information I als Anzahl gegebener Möglichkeiten.

$$I = n = log_2 N$$

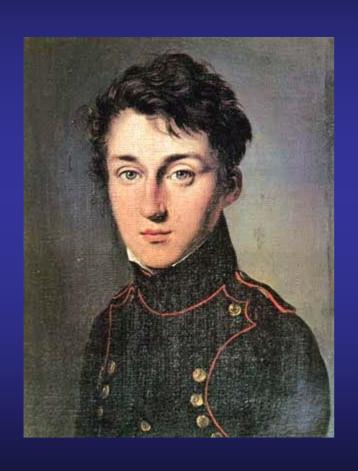
n entspricht der Länge der binären Nachricht

N steht für die Zahl der Möglichkeiten (um ca. 4 Gigabit = Möglichkeiten zu adressieren benötigt man 32 Bit ($2^{32} \cong 4.10^9$)

Der CARNOTsche Kreisprozess



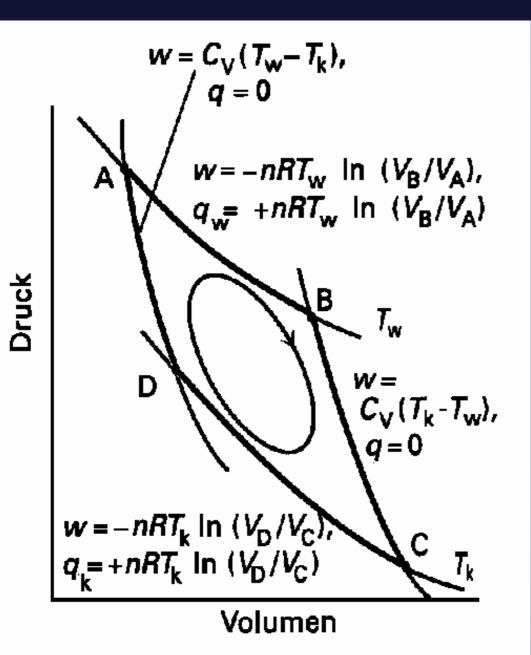
Nicolas Léonard Sadi Carnot

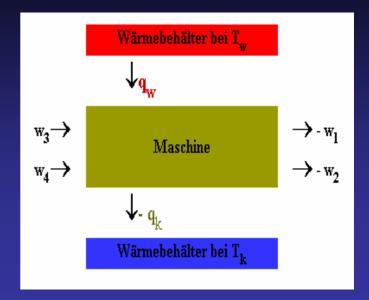


Nicolas Léonard Sadi Carnot

- * 1. Juni 1796 in Paris
- + 24. August 1832 in Paris
- 1824 Veröffentlichung Kraft/Wärmemaschinen

Der CARNOTsche Kreisprozess





- Isotherm-reversible Expansion von A → B
- 2. Adiabatisch-reversible Expansion von $B \rightarrow C$
- 3. Isotherm-reversible Kompression von $C \rightarrow D$
- 4. Adiabatisch-reversibleKompression von D → A

Der Erste Hauptsatz fordert

$$\Delta U = \sum d + \sum m = 0$$

Wirkungsgrad η beim Carnot-Prozess

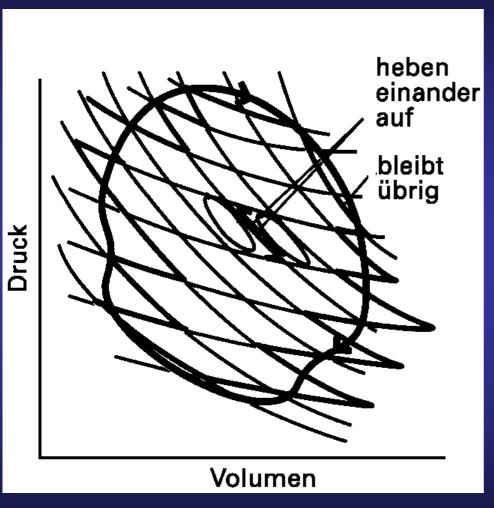
Die Effektivität der Umwandlung von aufgenommener Wärme q_w in verrichtete Arbeit -w beschreibt der Wirkungsgrad η

$$\eta = -w/_{q_w} \leftrightarrow \eta = 1 - \frac{T_k}{T_w}$$

Man findet leicht die wichtige Beziehung zwischen Wärmemengen und den Temperaturen

$$q_{W}/T_{W} + q_{K}/T_{K} = 0$$

Die Entropie ist eine Zustandsfunktion



Man kann jeden beliebigen reversiblen Kreisprozess näherungsweise in eine Anzahl von Carnot-Prozessen zerlegen:

$$\Sigma_{\text{gesamt}} \frac{q_{\text{rev}}}{T} = \Sigma_{\text{Umfang}} \frac{q_{\text{rev}}}{T} = 0$$

$$\int_{\text{Kreis}} \frac{dq_{\text{rev}}}{T} = 0$$

Weil die Summation von ^qrev/_T im Kreisprozessen Null ergibt, bildet der Integrand ein vollständiges Differential und stellt selbst eine Zustandsfunktion dar, die wir Entropie S nennen.

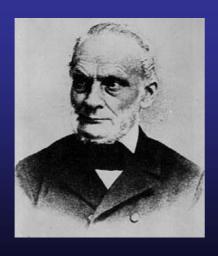
Die Funktion S wurde zuerst von Clausius eingeführt, die er **Entropie** (griechisch εν τρεπειν, eine Richtung geben) nannte.

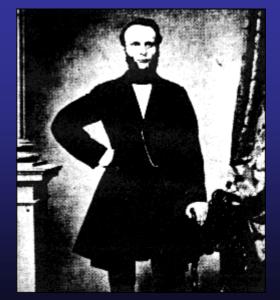
Rudolf Clausius



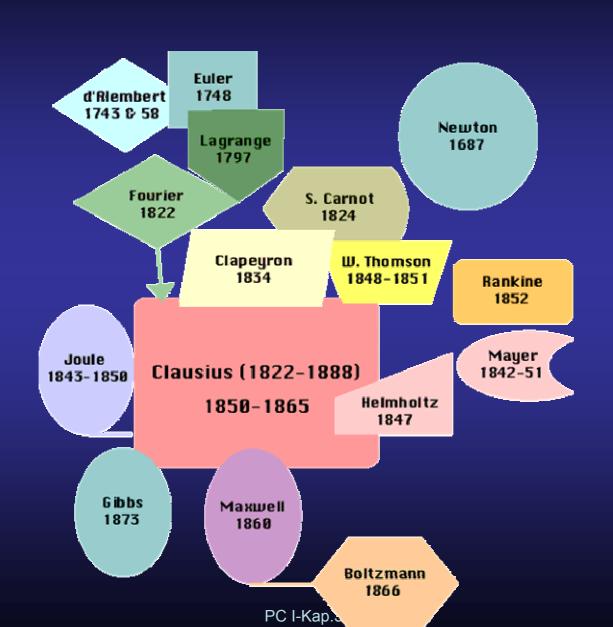
* 2. Januar 1822 in Köslin
+ 24. August 1888 in Bonn
1850 Formulierung des 2. Hauptsatz der

1850 Formulierung des 2. Hauptsatz der Wärmelehre ⇒ Unmöglichkeit eines Perpetuum Mobile der 2. Art. 1865 führte Clausius den Begriff der Entropie ein.





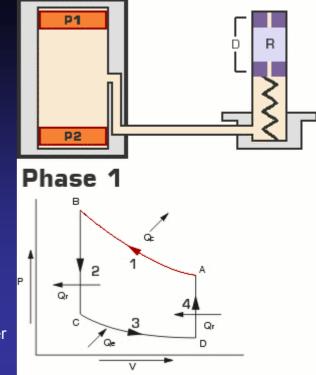
Wissenschaftler um R. Clausius



24.05.2006 12:53

Wdh: Die Zyklen der Carnot Maschine

Weg	Energiefluss	Zustands- änderung	Arbeit
1-2	Wärmezufuhr, Arbeit wird gespeichert und abgegeben		$\Delta W_1 = -\Delta Q_1 = -\int_1^2 p dV =$ $= -R \cdot T_1 \cdot \int_1^2 \frac{dV}{V} = -R \cdot T_1 \cdot \ln \frac{V_2}{V_1}$
			$\Delta W_2 = \Delta U_2 = C_v \cdot (T_2 - T_1)$
3-4	Kühlung, die gespeicherte Arbeit erzeugt Wärme		$\Delta W_3 = -\Delta Q_2 = -\int_3^4 p dV =$ $= -R \cdot T_2 \cdot \int_4^4 \frac{dV}{V} = -R \cdot T_2 \cdot \ln \frac{V_4}{V_3}$
4-1	Die gespeicherte Arbeit erhöht die Temperatur	Adiabatische Kompression	$\Delta W_4 = \Delta U_4 = C_v \cdot (T_1 - T_2) = -\Delta W_2$



Stirling Principle

The animation below shows the relative positions of the opposed pistons (P1 and P2) in the compressor module and the displacer D in the cold finger, at four points during the Stirling cycle. The displacer contains a regenerative heat-exchanger or "regenerator" R. The pistons are driven by the linear motors, producing gaspressure fluctuations which act on the spring-supported displacer.

•Phase 1:

Virtually all the gas is in the compression space at ambient temperature and the displacer •is in the tip of the cold finger. In this phase the pistons are driven inwards, compressing •the gas. This proces is nearly isothermal, the heat output Qc being dissipated via heat

•sinks around the compressor and the base of the cold finger.

•Phase 2:

The pistons have reached the end of the compression stroke, the gas in the compression space is at ambient temperature and the displacer has not yet moved. This is the situation at the start of Phase II. Throughout this phase the pistons remain stationary and hence the total volume of gas remains constant. The displacer moves downwards as its spring compresses and gas flows through the regenerator, giving up heat Qr in the proces. This heat is stored in the renegerator until later in the cycle.

•Phase 3:

The pistons are driven outwards and the gas expands. This expansion process, too, is nearly isothermal, the heat input Qe being drawn from the surroundings of the expansion space. As a result refrigeration occurs at the tip of the cold finger.

•Phase 4:

Throughout this phase the pistons remain stationary. The displacer, however, moves upwards because of the lower gas pressure in the expansion space. Gas from the expansion space therefor flows back through the regenerator, taking up the stored heat Qr in the process and re-entering the compression space at ambient temperature.

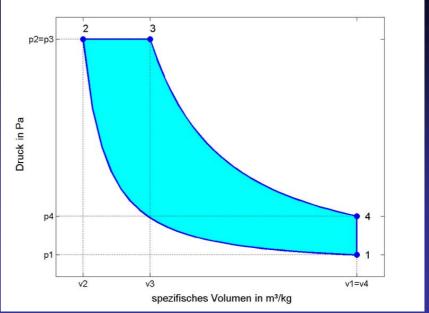
This "gas spring" system is tuned to provide the correct phase relationship

Der Diesel-Prozess

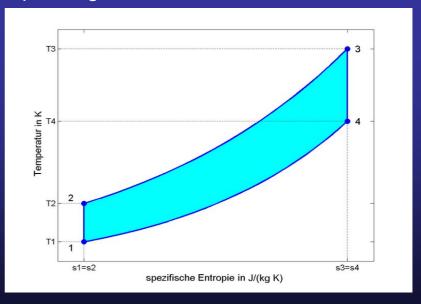
Der Diesel-Prozess (Gleichdruckprozess) ist ein Thermodynamischer Kreisprozess. Er gliedert sich in vier Arbeitstakte:

- 1. eine isentrope Kompression (1 2) mit konstanter spezifischer Entropie S,
- 2. eine isobare Wärmezufuhr (2 3) bei konstantem Druck p,
- 3. eine isentrope Expansion (3 4),
- eine isochore Wärmeabfuhr (4 1) bei konstantem spezifischen Volumen v.
- Die vom Linienzug (1 2 3 4) umschlossene Fläche entspricht der spezifischen Arbeit.

Er ist wie der Otto-Prozess und der Seiliger-Prozess ein Vergleichsprozess für Verbrennungsmotoren.



pV-Diagramm des idealen Diesel-Prozesses

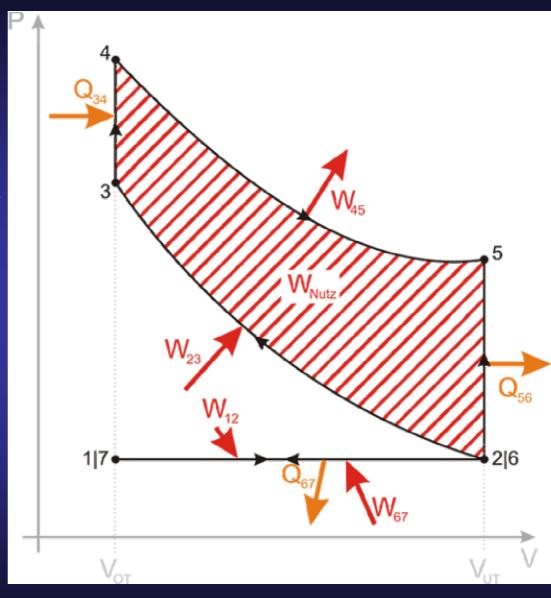


TS-Diagramm des idealen Diesel-Prozesses

24.05.2006 12:53 PC I-Kap.3

Der Otto-Prozess

- 1->2 Ansaugtakt
- 2->3 Verdichtungstakt (adiabatische Kompression)
- 3->4 Zündung kurz vor oberen Totpunkt, Verbrennung erst bei oberen Totpunkt -Gleichraumverbrennung also isochore.
- 4->5 Arbeitstakt. Die Energie wird einem Schwungrad zugeführt, welches die Energie für die restlichen 3 Takte bereitstellt.
- 5->6 Ausblastakt. Durch Öffnen des Auslassventils werden die Abgase sehr schnell abgegeben, der Druck sinkt. Dabei wird die Wärme Q56 an die Umgebung abgegeben.
- 6->7 Ausschubtakt. Der Kolben schiebt die restlichen Verbrennungsgase aus dem Zylinder.
- 7->2 Ansaugtakt. etc.
- Die vom Linienzug (2 3 4 5 6) umschlossene Fläche entspricht der spezifischen Arbeit.



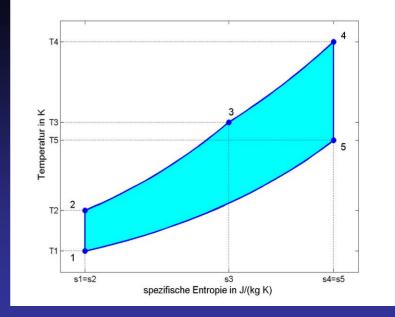
Der Otto-Prozess besteht aus zwei Isentropen und zwei Isochoren und wird im Gegensatz zum Joule-Prozess als Gleichraum-Prozess bezeichnet. Er wird im geschlossenen System einer Hubkolben-Maschine verwirklicht.

Seiliger-Prozess

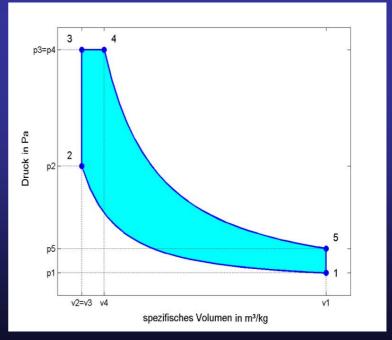
Der Seiliger-Prozess bildet den sog. "vollkommenen Motor" ab

- 1. isentrope Verdichtung mit konstanter spezifischen Entropie S (1 2),
- isochore Wärmezufuhr bei konstantem spezifischen Volumen V (2 - 3),
- 3. isobare Wärmezufuhr bei konstantem Druck p (3 4),
- 4. isentrope Expansion (4 5) und
- 5. isochore Zustandsänderung zurück zum Ausgangszustand (5 -1).

Der Diesel-Prozess und der Otto-Prozess können als Extremfälle eines Seiliger-Prozesses angesehen werden bei denen der zweite bzw. dritte Prozessschritt entfällt. Der Seiliger-Prozess ist eine gute Annäherung an die tatsächlich in einem Verbrennungsmotor ablaufenden Vorgänge.



TS-Diagramm des Seiliger-Prozesses



Entropieänderung - Irreversible Prozesse -

- Betrachten wir System S und Umgebung U, welche eine gemeinsame Temperatur haben sollen, dann bilden die Entropieänderungen dS_S und dS_U der beiden Seiten die Gesamtentropieänderung dS.
- dS ist f
 ür reversible Prozesse Null, im Allgemeinen jedoch immer positiv.

$$dS = dS_S + dS_U \ge 0$$

Das zweite Gleichheitszeichen gilt nur dann, wenn ein reversibler Prozess vorliegt. Mit $dS_{IJ} = -dq/_T$ wird die Clausiussche Ungleichung erhalten:

$$dS_s \ge \frac{dq}{T}$$

Entropieänderungen bei Phasenübergängen

Schmelz- und Siedepunkte stellen Temperaturen dar, bei welchen zwei Phasen eines Systems miteinander im Gleichgewicht stehen.

Phasenübergänge wie Schmelzen/Erstarren und Verdampfen/Kondensieren stellen damit reversible Prozesse dar.

Bei konstantem Druck gilt für die Entropieänderung an der Phasenübergangstemperatur T_t

$$\Delta S = \Delta t^{H} / T_{t}$$

Entropieänderungen bei Phasenübergängen

Standardentropien und Temperaturen von Phasenübergängen,

 $\Delta_{\rm t} \, {\rm S}^{\circ} \, / \, ({\rm JK}^{-1} {\rm mol}^{-1}), \, {\rm bei} \, 101,3 \, {\rm kPa}$

	Schmelzen (bei T _{Sm})	Verdampfen (bei T _V)
Argon, Ar	14,2 (bei 83,3 K)	74,5 (bei 87,3 K)
Benzol, C ₆ H ₆	38,0 (bei 279 K)	87,2 (bei 353 K) ***
Wasser, H ₂ O	22,0 (bei 273,15 K)	109,0 (bei 373,15 K) ***
Helium, He	4,8 (bei 1,8 K und 30 bar)	19,9 (bei 4,22 K)

*** Pictet und Trouton entdeckten, dass die Verdampfungsentropien von Flüssigkeiten gewöhnlich in einen engen Wertebereich fallen, 85 J/(Kmol)

Molare Verdampfungsenthalpien und -entropien verschiedener Flüssigkeiten

	Δ _V H° / kJmol ⁻¹	T _v / °C	Δ _V S° / JK-¹mol-¹
Benzol	+30,8	80,1	+87,2
Tetrachlorkohlenstoff	+30,00	76,1	+85,9
Cyclohexan	+30,1	80,7	+85,1
Schwefelwasserstoff	+18,7	-60,4	+87,9
Methan	+8,18	-161,5	+73,2
Wasser	+40,7	100,0	+109,1

Entropieabhängigkeit von Volumen und **Temperatur**

Innere Energie: dU = dq + dw = dq - pdV

mit dq = TdS und dU = C_V dT folgt für die Entropie

$$dS = rac{C_V dT}{T} + rac{p dV}{T}$$

$$S_E - S_A = \int_A^E rac{C_V dT}{T} + \int_A^E rac{p dV}{T}$$

Entropie idealer Gase als Funktion des Volumens bei T = const

$$S_E = S_A + nR \, \ln \left(V_E/V_A
ight)$$

Entropie idealer Gase als Funktion der Temperatur bei V = const

$$S_{T_E} = S_{T_A} + \int_{T_A}^{T_E} rac{C_V dt}{T} \star \longrightarrow S_{T_E} = S_{T_A} + C_V \ln \left(T_E / T_A
ight)$$

$$S_{T_E} = S_{T_A} + C_V \ln \left(T_E / T_A \right)$$

21

Entropie idealer Gase als Funktion der Temperatur bei p = const

$$S_{T_E} = S_{T_A} + \int_{T_A}^{T_E} rac{C_p dt}{T} \hspace{1mm} \star \hspace{1mm} S_{T_E} = S_{T_A} + C_p \ln \left(T_E / T_A
ight)$$

24.05.2006 12:53 PC I-Kap.3

^{*} Wenn C_p und C_v zwischen T_A und T_E konstant sind

Die Messung der Entropie

Als Bezugspunkt für die Messung von Entropien dient die Entropie am absoluten Nullpunkt T = 0 K. Integration des Termes C_p unter Berücksichtigung von Phasenübergängen führt auf

$$S_T = S_0 + \!\!\int_0^{T_{Sm}} rac{C_p(s)dT}{T} + rac{\Delta_{Sm}H}{T_{Sm}} + \!\!\int_{T_{Sm}}^{T_S} rac{C_p(l)dT}{T} + rac{\Delta_v H}{T_S} + \!\!\int_{T_S}^T rac{C_p(g)dT}{T}$$

Wegen messtechnischer Schwierigkeiten wird für Temperaturen nahe 0 K mit Debyes Näherung

$$C_p = aT^3$$

herangezogen, wobei Parameter a aus Messewerten zu Temperaturen nahe 0 K gewonnen wird.

Der Dritte Hauptsatz der Thermodynamik

Vorabbetrachtung

bei T = 0K gibt es keine thermische Bewegung mehr (allerdings noch die quantenmechanisch bedingte Nullpunktsenergie)

bei Kristallen bilden die Teilchen ein geordnetes Gitter

Boltzmann zufolge ist **S = k In W**, wobei W die Wahrscheinlichkeit darstellt, mit welcher eine gewisse Teilchenanordnung vorgefunden wird.

Für W = 1 wird S = 0.

Dritter Hauptsatz der Thermodynamik

Nernstsches Wärmetheorem

Die Entropiedifferenzen bei allen physikalischen und chemischen Stoffumwandlungsprozessen nähern sich dem Wert null, wenn sich die Temperatur dem absoluten Nullpunkt nähert: $\Delta S \rightarrow 0$ für $T \rightarrow 0$.

Wenn man die Entropie jedes Elements in seinem stabilen Zustand bei T = 0 gleich null setzt, hat jeder beliebige Stoff eine positive Entropie, die bei T = 0 den Wert null erreichen kann.

Der Wert null wird von ideal kristallinen Stoffen, auch chemischen Verbindungen, erreicht.

Wenn eine Festlegung S (0) = 0 benutzt wird, spricht man von *Entropien nach* dem *Dritten Hauptsatz*, $S^{\circ}(T)$ steht für solche Entropien bei der Temperatur T.

Standardentropien S° bei 298 K nach dem Dritten Hauptsatz, in JK-¹mol-¹			
Feststoffe	Graphit, C(s)	5,7	
	Diamant, C(s)	360,2	
	Saccharose, C ₁₂ H ₂₂ O ₁₁ (s)	2,4	
	lod, l ₂ (s)	116,1	
Flüssigkeiten	Benzol, $C_6H_6(I)$	173,3	
	Wasser, H ₂ O(I)	69,9	
	Quecksilber, Hg(I)	76,0	
Gase	Methan, CH ₄ (g)	186,3	
	Kohlendioxid, CO ₂ (g)	213,7	
	Wasserstoff, H ₂ (g)	130,7	
	Helium, He (g)	126,2	
	Ammoniak, NH ₃ (g)	192,3	

Standardreaktionsentropie Δ_RS°

Analog zur Standardreaktionsenthalpie ist eine Standardreaktionsentropie Δ_R S° definiert, worunter die Differenz der reinen, getrennt vorliegenden Produkte und der reinen, getrennten Edukte zu verstehen ist.

$$\Delta_R S^\circ = \sum_J v_J S_m^\circ(J)$$

Fundamentalgleichungen der Thermodynamik

für konstantes Volumen

$$dq_V = dU$$

 $dU-TdS \le 0$

für konstanten Druck

$$dq_p = dH$$

 $dH-TdS \le 0$

Beide Ungleichungen fassen das Kriterium für spontane Vorgänge, für die Terme auf den linke Seiten werden eigene Zustandsfunktionen definiert:

Freie Energie / Helmholtz-Funktion

$$A = U - TS$$

für konstante Temperatur dA = dU - TdS $dA_{T,V} \le 0$

Freie Enthalpie / Gibbs-Funktion

$$G = H - TS$$

für konstante Temperatur dG = dH - TdS $dG_{T,p} \le 0$

Freie Enthalpie bei chemischen Reaktionen

Bei konstantem Druck und konstanter Temperatur laufen Reaktionen freiwillig ab, wenn dabei die Freie Enthalpie abnimmt:

$$\Delta G = G_{Produkte} - G_{Edukte}$$

Wenn ΔG negativ ist, dann hat die Reaktion das Bestreben, in der angegebenen Richtung (Edukte \rightarrow Produkte) abzulaufen. Wenn ΔG positiv ist, so läuft sie spontan in der umgekehrten Richtung (\leftarrow) ab.

Eine Entropiezunahme im System ermöglicht ein spontanes Ablaufen endothermer Reaktionen; diese Zunahme muss so groß sein, daß die Entropieabnahme in der Umgebung (wegen des Wärmeflusses aus der Umgebung in das System, $\Delta S_{Umg} = -\Delta H/T$) kompensiert.

Charakteristische Funktionen

Erster Hauptsatz
$$dU = dq + dw; dH = dq + pdV$$

$$dw = -pdV$$
Zweiter Hauptsatz
$$dq = SdT$$

daraus ableitbar sind die charakteristischen Funktionen

$$dU = TdS - pdV$$

$$dH = TdS + Vdp$$

$$dA = -SdT - pdV$$

$$dG = -SdT + Vdp$$





Streiken Heißt Politik	Und Günstig	Verhandeln Auch Transformieren
Strapazen Hassen Profs	Und Ganz	Vorlesungen Alle Traumatisch
Studium Hoch, Profs	Und Ganz	Vorlesung Aber Tief
Seminare Halten Profs	Und Ganz	Vorlesungen Alle Traumhaft
Studierend Heulen; Professore		Verletzte Aber Tanzen

Saubere Harte	Umwelt	Verlangt Arbeit,	
Politiker	Geben	Töne	

Schon	unter	varus		
hatten		Alle		
progressiv	ven Germ	anen Tas	chenrechner	
(Jörg Pasch, Düsseldorf)				

Hier ist noch einer (Stefan Klee, Institut f. Phys. Chemie, Uni Gießen) - zur Abwechslung mal von oben nach unten, gegen die generelle Leserichtung:

Sichere Unkenntnis Vielfach Handhabung Als profunder Gilt Tugend

Innere Energie dU als Funktion von dS und dV

... und in thermodynamischer Gleichung ...

... führen auf eine rein thermodynamische Definition der Temperatur als Verhältnis von Innerer Energie und Entropie eines geschlossenen Systems bei konstantem Volumen.

$$dU = \left(\frac{\partial U}{\partial S}\right)_{V} dS + \left(\frac{\partial U}{\partial V}\right)_{S} dV$$

$$dU = TdS - pdV$$

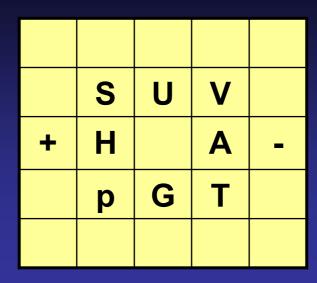
$$\left(rac{\partial U}{\partial S}
ight)_V = T$$

Entsprechende Herleitungen liefern Vielfältige Beziehungen. Rechts ist eine kleine Auswahl zu sehen:

$$\begin{split} T &= \left(\frac{\partial U}{\partial S}\right)_V = \left(\frac{\partial H}{\partial S}\right)_p \\ p &= -\left(\frac{\partial U}{\partial V}\right)_S = -\left(\frac{\partial A}{\partial V}\right)_T \\ S &= -\left(\frac{\partial A}{\partial T}\right)_V = -\left(\frac{\partial G}{\partial T}\right)_p \\ V &= \left(\frac{\partial H}{\partial p}\right)_S = \left(\frac{\partial G}{\partial p}\right)_T \end{split}$$

24.05.2006 12:53 PC I-Kap.3 $\langle op \rangle_S \langle op \rangle_T$ 31

Maxwellsche Beziehungen



$$\left(\frac{\partial T}{\partial V}\right)_S = -\left(\frac{\partial p}{\partial S}\right)_V$$

$$\left(\frac{\partial T}{\partial p}\right)_S = \left(\frac{\partial V}{\partial S}\right)_p$$

$$\left(\frac{\partial S}{\partial V}\right)_T = \left(\frac{\partial p}{\partial T}\right)_V$$

$\left(\frac{\partial S}{\partial p}\right)_T = -\left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_T = -V \cdot \alpha$

1. Freie Energie

Temperaturabhängigkeit Volumenabhängigkeit

$$(\partial A/_{\partial T})_{V} = -S$$

 $(\partial A/_{\partial V})_{T} = -p$

2. Freie Enthalpie

Temperaturabhängigkeit Druckabhängigkeit

$$(\partial^{G}/_{\partial T})_{p} = -S$$

 $(\partial^{G}/_{\partial p})_{T} = V$

3. Entropie

Temperaturabhängigkeit

$$(\partial S/_{\partial T})_{V} = C_{V}/_{T}$$

 $(\partial S/_{\partial T})_{p} = C_{p}/_{T}$
PC I-Kap.3

24.05.2006 12:53

Eigenschaften der freien Enthalpie G

Die Temperaturabhängigkeit wird durch die Gibbs-Helmholtz-Gleichung beschrieben: $(\partial G/\partial T)_{\partial T})_{D} = -S = (G - H)/T$

$$\left(\frac{\partial (G/T)}{\partial T}\right)_p = -\frac{H}{T^2}$$

Für die **Druckabhängigkeit** gilt allgemein:

$$G(p) = G(p^\circ) + \int_{p^\circ}^p V dp$$

Bei Flüssigkeiten und Festkörpern ändert sich das Molvolumen bei Druckveränderung kaum (V vor das Integral).

 $(p - p^{\circ})V_{m}$ ist i.A. sehr klein, somit gilt:

Für Ideale Gase kann für das Volumen ^{nRT}/_p eingesetzt werden, woraus sich ableitet ...

$$G_m(p) = G_m(p^\circ) + (p-p^\circ)V_m$$
 $G_m(p) pprox G_m(p^\circ)$

$$G_m(p)pprox G_m(p^\circ)$$

$$G(p) = G(p^\circ) + nRT \cdot \ln rac{p}{p^\circ}$$