

Prof. Dr.-Ing. habil. Jadran Vrabec Fachgebiet Thermodynamik und Thermische Verfahrenstechnik Fakultät III – Prozesstechnik

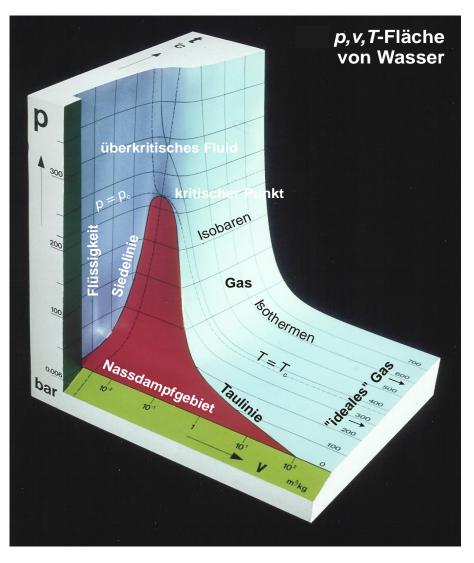
Thermodynamik 1 Kapitel 4

Kapitel 4: Stoffverhalten realer Fluide

- 4.1 Zustandsfläche realer Fluide
 - 4.1.1 *p,v*-Diagramm
 - 4.1.2 *p,T*-Diagramm
 - 4.1.3 "Ähnlichkeit" fluider Stoffe
 - 4.1.4 Isenthalpen und Isentropen im *p,v*-Diagramm
 - 4.1.5 Zustandsgrößen im Nassdampfgebiet
 - 4.1.6 Weitere Diagramme: T,s-, h,s- und p,h-Diagramm
- 4.2 Molekulare Wechselwirkungen
- 4.3 Kubische Zustandsgleichungen
- 4.4 Phasengrenzen
- 4.5 Virialzustandsgleichung
- 4.6 Berechnung kalorischer Zustandsgrößen
- 4.7 Fundamentalgleichungen
- 4.8 Beschreibung des gesamten fluiden Zustandsgebiets



4.1 Zustandsfläche realer Fluide

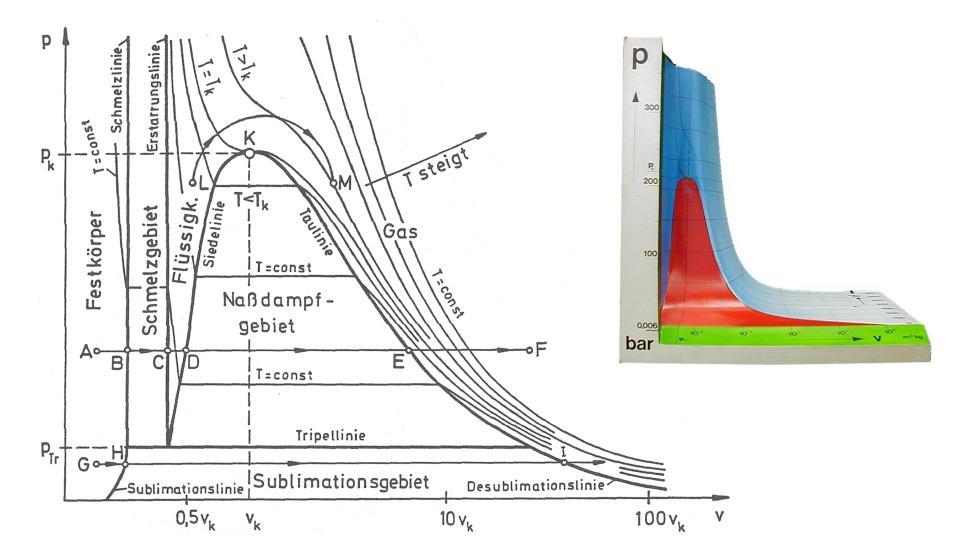


- Die thermische Zustandsgleichung realer Stoffe f(p,v,T) = 0 lässt sich als Gleichung einer über den unabhängigen Variablen v und T aufgespannten Fläche p = p(T,v) darstellen
- 3D-Darstellungen sind für die Anschauung hilfreich, ermöglichen aber kaum ein quantitatives Ablesen bzw.
 Einzeichnen von Prozessen
- Stoffdaten sind für das Verständnis und die Auslegung thermodynamischer Prozesse unverzichtbar
- □ Einführung von Diagrammen zur Veranschaulichung



4.1.1 *p,v-*Diagramm

Das p,v-Diagramm ist eine 2D-Projektion der p,v,T-Fläche





4.1.1 p,v-Diagramm

Wichtige Begriffe

Homogene Zustandsgebiete: Gas (bzw. Dampf), Flüssigkeit, Feststoff

Zweiphasengebiet: Nassdampfgebiet (Flüssigkeit / Gas)

Schmelzgebiet (Feststoff / Flüssigkeit)

Sublimationsgebiet (Feststoff / Gas)

Phasengrenzkurven: Taulinie ("), Siedelinie (')

Erstarrungslinie (++), Schmelzlinie (+)

Desublimationslinie ("), Sublimationslinie (+)

Kritischer Punkt (Index c oder k): Tau- und Siedelinie treffen sich mit horiz. Tangente

Tripellinie: Bei T_{Tr} und p_{Tr} stehen drei Phasen miteinander im

Gleichgewicht (Gas, Flüssigkeit, Feststoff)

Siedende Flüssigkeit: Flüssigkeit auf der Siedelinie

Gesättigter Dampf: Gas (Dampf) auf der Taulinie



4.1.1 *p,v-*Diagramm

Zustandsänderungen im p,v-Diagramm

Isobare Erwärmung bei p_{Tr}

A: Feststoff, Ausgangspunkt der Zustandsänderung

 $A \rightarrow B$: T steigt bei geringer Zunahme von v

B: Schmelzlinie erreicht, erster Flüssigkeitstropfen bildet sich

B→ C: Schmelzprozess; *T, p* bleiben konstant

v steigt (in der Regel) von v⁺ nach v⁺⁺

C: Erstarrungslinie erreicht, der Feststoff ist vollständig geschmolzen

5

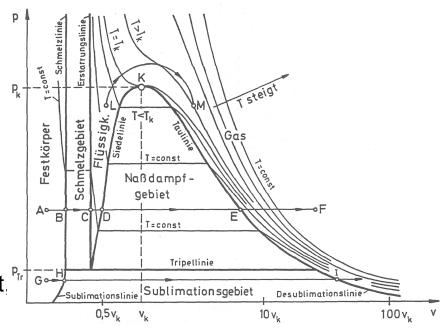
C→ D: Flüssigkeitsgebiet; T steigt, v nimmt langsam zu

D: Siedelinie erreicht, die erste Gasblase (Dampfblase) bildet sich

 $D \rightarrow E$: Verdampfungsprozess; T, p bleiben konstant, v steigt von v' nach v''

E: Taulinie erreicht, die Flüssigkeit ist vollständig verdampft

E→ F: Gasgebiet, T steigt, v nimmt zu





4.1.1 p,v-Diagramm

Isobare Erwärmung bei $p < p_{Tr}$

G: Feststoff, Ausgangspunkt der Zustandsänderung

 $G \rightarrow H$: T steigt bei geringer Zunahme von v

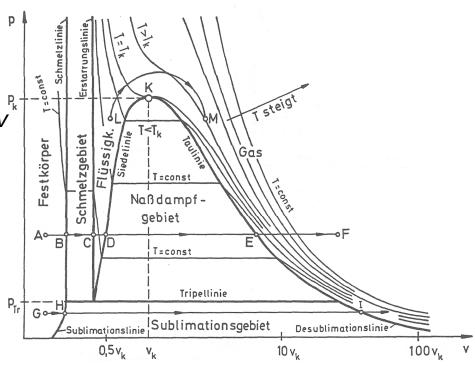
H: Sublimationslinie erreicht, erste Gasblase bildet sich

 $H \rightarrow I$: Sublimationsprozess; T, p bleiben

konstant, v steigt von v+ nach v"

I: Desublimationslinie erreicht, der

Feststoff ist vollständig verdampft



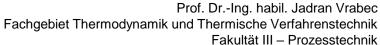
Erwärmung bei $p > p_c$

L: Flüssigkeit, Ausgangspunkt der Zustandsänderung

L→ M: *T* steigt; *p* wird so geführt, dass das Nassdampfgebiet vermieden wird

kontinuierlicher Übergang von Flüssigkeit zu Gas

• Bei $p > p_c$ oder $T > T_c$ gibt es keine klare Abgrenzung zwischen Flüssigkeit und Gas; Stoffe in diesem Zustand werden als **überkritisches Fluid** bezeichnet

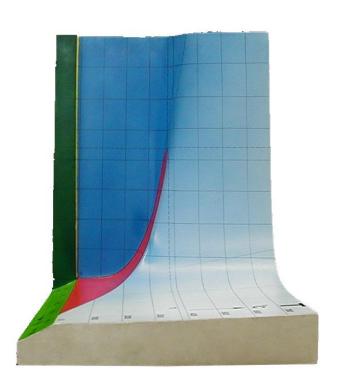


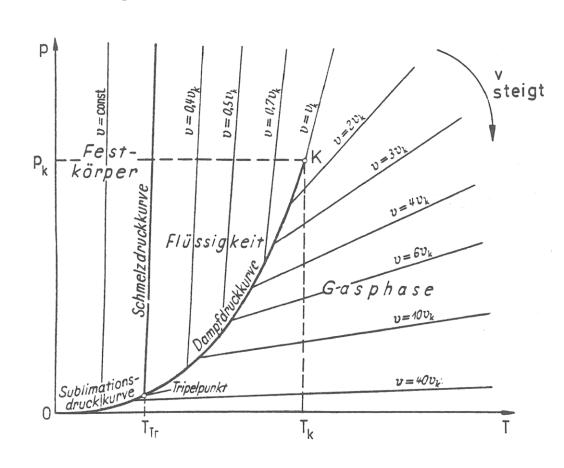


4.1.2 *p,T* - Diagramm

 Das p,v-Diagramm ist nur eine der beiden üblichen Projektionen der p,v,T-Fläche, es gibt also auch das

*p,T-*Diagramm







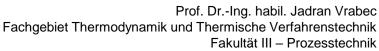
Prof. Dr.-Ing. habil. Jadran Vrabec Fachgebiet Thermodynamik und Thermische Verfahrenstechnik Fakultät III – Prozesstechnik

4.1.2 *p,T -* Diagramm

In den Zweiphasengebieten besteht ein eindeutiger Zusammenhang von Druck und Temperatur; aus einer vorgegebenen Temperatur folgt z.B. eindeutig ein **Dampfdruck** und aus einem vorgegebenen Druck eindeutig eine **Siedetemperatur**

⇒ Im *p,T*-Diagramm fallen die Zweiphasengebiete zu Kurven zusammen

- Nassdampfgebiet → Dampfdruckkurve
- Schmelzgebiet → Schmelzdruckkurve
- Sublimationsgebiet → Sublimationsdruckkurve
- Aus der Tripellinie im p,v-Diagramm wird im p,T-Diagramm ein **Tripelpunkt** (das Dreiphasengleichgewicht herrscht nur exakt bei T_{Tr} , p_{Tr})
- Der kritische Punkt begrenzt oben die Dampfdruckkurve
- Verschiedene Stoffe zeigen erfahrungsgemäß ein sehr unterschiedliches
 Verhalten (z.B. Luft und Wasser) Worin liegen diese Unterschiede begründet?





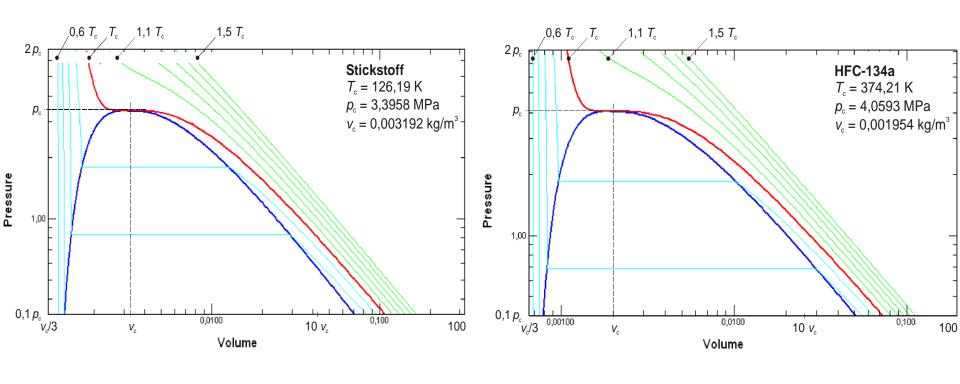
4.1.3 Ähnlichkeit von Fluiden

- Welche Gemeinsamkeiten gibt es zwischen verschiedenen Stoffen sind die oben gemachten Aussagen übertragbar?
- Die allgemeinen Aussagen sind übertragbar; das unterschiedliche Verhalten verschiedener fluider Stoffe liegt vor allem in der unterschiedlichen Lage des kritischen Punkts begründet
- Werden p,T und v auf die jeweiligen kritischen Größen bezogen, sehen die Zustandsflächen verschiedener Stoffe oft ähnlich aus
- Das einfache Korrespondenzprinzip (einfacher Ähnlichkeitsansatz) geht davon aus, dass Stoffdaten übertragbar sind, wenn die (thermischen) Zustandsgrößen auf ihre Werte am kritischen Punkt bezogen werden
- Für technische Berechnungen reicht das einfache Korrespondenzprinzip nicht aus (allenfalls für grobe Überschlagsrechnungen)



4.1.3 Ähnlichkeit von Fluiden

p,v-Diagramm von Stickstoff und HFC-134a (CH₂F-CF₃)





4.1.3 Ähnlichkeit von Fluiden

Molmasse und kritische Eigenschaften einiger schwach polarer Fluide

| Substanz | M | <u>T</u> c | p c | $ ho_{\!\scriptscriptstyle{C}}$ | | |
|-----------------------------------------|------------------------|------------|------------|---------------------------------|--|--|
| | (g mol ⁻¹) | (K) | (MPa) | (kg m ⁻³) | | |
| Normale Alkane | | | | | | |
| Methan | 16.043 | 190.564 | 4.599 | 162.66 | | |
| Ethan | 30.070 | 305.322 | 4.872 | 206.60 | | |
| Propan | 44.097 | 369.825 | 4.248 | 220.48 | | |
| n-Butan | 58.123 | 425.125 | 3.796 | 227.84 | | |
| n-Pentan | 72.150 | 469.700 | 3.370 | 232.00 | | |
| n-Hexan | 86.177 | 507.820 | 3.034 | 233.18 | | |
| n-Heptan | 100.204 | 540.130 | 2.736 | 232.00 | | |
| n-Octan | 114.231 | 569.320 | 2.497 | 234.90 | | |
| Andere nicht oder schwach polare Fluide | | | | | | |
| Argon | 39.948 | 150.687 | 4.863 | 535.60 | | |
| Sauerstoff | 31.999 | 154.595 | 5.043 | 436.14 | | |
| Stickstoff | 28.013 | 126.192 | 3.396 | 313.30 | | |
| Ethen | 28.054 | 282.350 | 5.042 | 214.24 | | |
| Isobutan | 58.123 | 407.817 | 3.640 | 224.36 | | |
| Cyclohexan | 84.161 | 553.600 | 4.078 | 273.02 | | |
| SF ₆ | 146.054 | 318.723 | 3.755 | 742.15 | | |



4.1.3 Ähnlichkeit von Fluiden

Molmasse und kritische Eigenschaften einiger polarer Fluide

| Substanz | <i>M</i> (g mol ⁻¹) | <u>T</u> c (K) | <u>p</u> c (MPa) | $ ho_{\mathbb{C}}$ (kg m ⁻³) | | |
|---------------------------------|------------------------------------|-------------------|---------------------|------------------------------------------|--|--|
| Halogenierte Kohlenwasserstoffe | | | | | | |
| CFC 11 | 137.368 | 471.06 | 4.394 | 565.0 | | |
| CFC12 | 120.914 | 385.12 | 4.136 | 565.0 | | |
| HCFC 22 | 86.469 | 369.28 | 4.989 | 520.0 | | |
| HFC 32 | 52.024 | 351.35 | 5.795 | 427.0 | | |
| CFC 113 | 187.376 | 487.21 | 3.392 | 560.0 | | |
| HCFC 123 | 152.931 | 456.82 | 3.672 | 553.0 | | |
| HFC 125 | 120.022 | 339.33 | 3.629 | 571.3 | | |
| HFC 134a | 102.032 | 374.18 | 4.056 | 508.0 | | |
| HFC 143a | 84.040 | 345.86 | 3.764 | 434.1 | | |
| HFC 152a | 66.051 | 386.41 | 4.520 | 368.0 | | |
| Andere polare Fluide | | | | | | |
| CO ₂ | 44.010 | 304.13 | 7.377 | 467.6 | | |
| Ammoniak | 17.031 | 405.40 | 11.339 | 225.0 | | |
| Wasser | 18.015 | 647.10 | 22.064 | 322.0 | | |



Prof. Dr.-Ing. habil. Jadran Vrabec Fachgebiet Thermodynamik und Thermische Verfahrenstechnik Fakultät III – Prozesstechnik

4.1.3 Ähnlichkeit von Fluiden

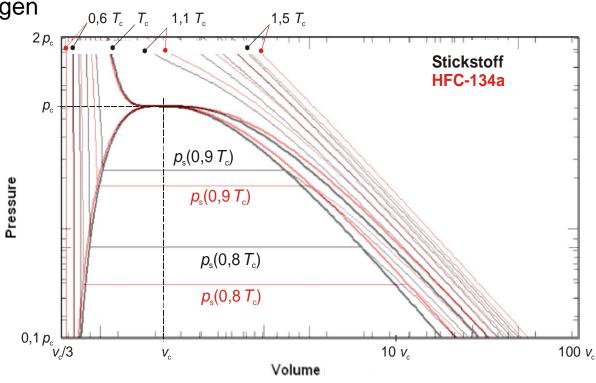
 Achtung: doppelt-logarithmische Auftragung – auch bei so gut vergleichbaren Stoffen wie Stickstoff und HFC-134a (einem fluorierten Ethan-Derivat) führen einfache Ähnlichkeitsansätze schon in der Bestimmung des spezifischen Volumens zu Fehlern von > 20%

Besser würde der Vergleich z.B. für Stickstoff und Sauerstoff aussehen

(beides Stoffe aus zweiatomigen

quadrupolaren Molekülen)

 Bei Verwendung von Ähnlichkeitsansätzen muss für Abschätzungen auf die molekulare Ähnlichkeit der Stoffe geachtet werden



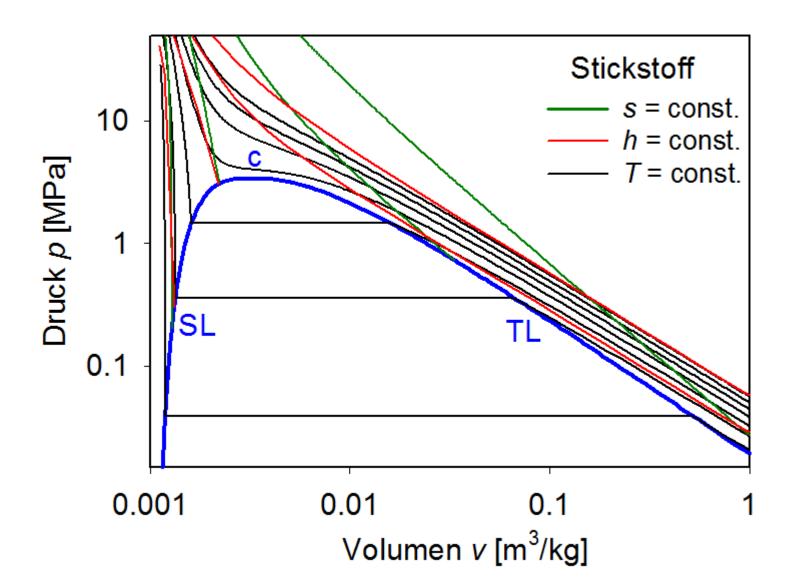


4.1.4 Isenthalpen und Isentropen im p, v-Diagramm

- Für die Darstellung technischer Prozesse werden nicht nur Zusammenhänge zwischen den thermischen Zustandsgrößen, sondern auch Angaben für die Enthalpie und die Entropie benötigt
- Wegen p = p(T, v) lässt sich aus gegebenen Werten von p und v auch T (iterativ) berechnen
- \implies Mit h = h(T,p) oder h = h(T,v) lässt sich zu jedem Punkt im p,v-Diagramm die Enthalpie berechnen
- □ Isenthalpen lassen sich in das p,v-Diagramm einzeichnen
- \implies Mit s = s(T,p) oder s = s(T,v) lässt sich zu jedem Punkt im p,v-Diagramm die Entropie berechnen
- □ Isentropen lassen sich in das p,v-Diagramm einzeichnen
 □
 □ Isentropen lassen sich in das p,v-Diagramm einzeichnen
 □ Isentr



4.1.4 Isenthalpen und Isentropen im p, v-Diagramm





4.1.5 Zustandsgrößen im Nassdampfgebiet

 Im Nassdampfgebiet setzt sich jeder Zustand aus gesättigtem Dampf und siedender Flüssigkeit zusammen

Zustandsgrößen müssen aus den Eigenschaften der im Gleichgewicht stehenden Phasen berechnet werden

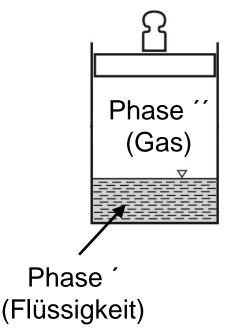
• Für die Enthalpie eines zweiphasigen Systems gilt

$$H = H' + H'' = m' \cdot h'(T) + m'' \cdot h''(T)$$
flüssige gasförmige
Phase Phase

 Zur Charakterisierung des Systems wird der Dampfgehalt x eingeführt

$$X = \frac{m''}{m_{\text{ges.}}} = \frac{m''}{m' + m''}$$

$$\implies m'' = x \cdot m \text{ und } m' = (1 - x) \cdot m$$





4.1.5 Zustandsgrößen im Nassdampfgebiet

Damit folgt f
ür die Enthalpie im Nassdampfgebiet

$$h = H/m = (1 - x) \cdot h'(T) + x \cdot h''(T) = h'(T) + x \cdot \underbrace{(h''(T) - h'(T))}_{\Delta h_V(T)}$$

- Die Größe Δh_{\vee} wird als **Verdampfungsenthalpie** bezeichnet
- Die für die Enthalpie angestellten Überlegungen lassen sich auf beliebige spezifische oder molare Größen übertragen
- Für eine beliebige spezifische oder molare Zustandsgröße z (z = h, s, v, ...
 - aber nicht $\rho = 1/\nu$) gilt im Nassdampfgebiet

$$z(T,x)=z'(T)+x\cdot(z''(T)-z'(T))$$

 Für Zustände im Zweiphasengebiet (eines reinen Stoffs) ist der Druck stets gleich dem Dampfdruck p_s(T)



4.1.5 Zustandsgrößen im Nassdampfgebiet

ightharpoonup Die Siedetemperatur T_s lässt sich eindeutig aus dem Dampfdruck p_s berechnen; es gilt also ebenso

$$z(p_s, x) = z'(p_s) + x \cdot (z''(p_s) - z'(p_s))$$

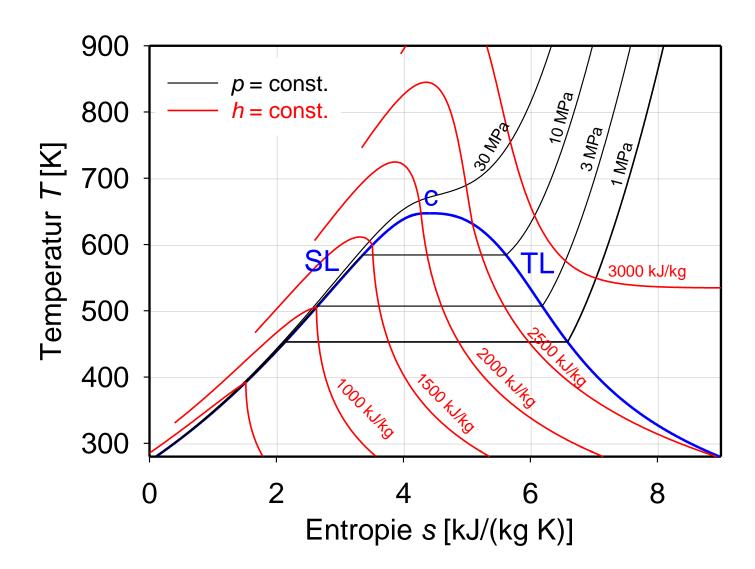
ightharpoonup Der **Dampfgehalt** lässt sich aus $T_{\rm s}$ oder $p_{\rm s}$ und jeder beliebigen spezifischen oder molaren Zustandsgröße berechnen

$$x = \frac{z(T, x) - z'(T)}{z''(T) - z'(T)} = \frac{z(p_{S}, x) - z'(p_{S})}{z''(p_{S}) - z'(p_{S})}$$

- Das p,v-Diagramm ist für die Darstellung der Energetik eines Prozesses nicht gut geeignet
- Einführung typischer Arbeitsdiagramme

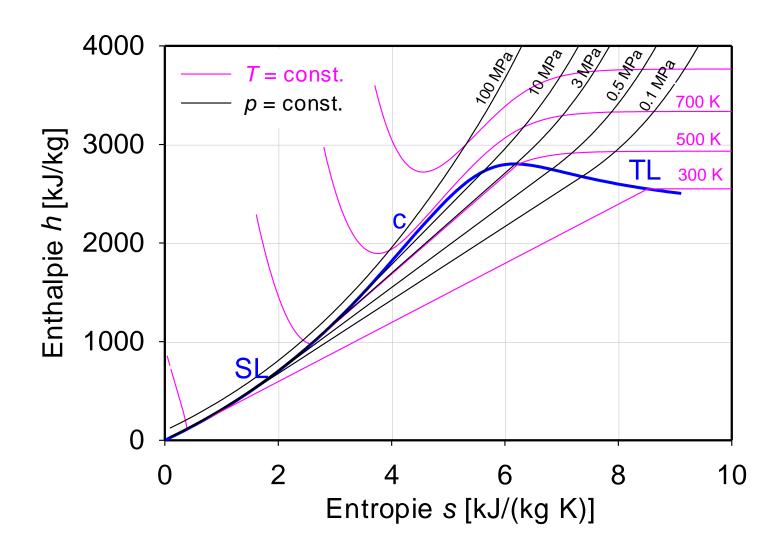


4.1.6 Weitere Diagramme: *T*,*s*-Diagramm



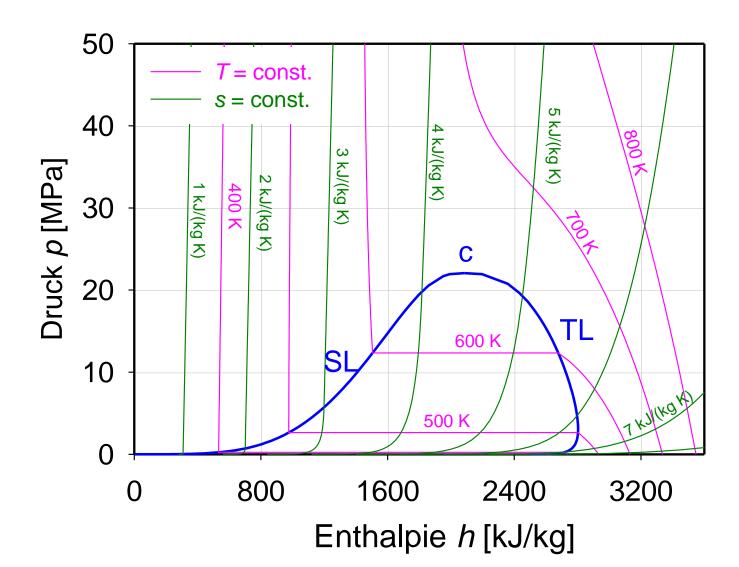


4.1.6 Weitere Diagramme: h,s-Diagramm





4.1.6 Weitere Diagramme: p,h-Diagramm





4.1.6 Weitere Diagramme

- Das *T,s*-Diagramm ermöglicht ein direktes Ablesen von Entropiedifferenzen (und damit z.B. eine Berechnung von Exergieverlusten)
- Es fehlt jedoch eine direkte Auftragung der Enthalpie für die Einschätzung von Energieumwandlungsprozessen
- Das h,s-Diagramm ist ein sehr gut geeignetes Diagramm für die Darstellung energetischer Prozesse
- Die Entropie als Ordinate ist schwer vorstellbar und bei vielen Ingenieuren unbeliebt
- Das p,h- oder log p,h-Diagramm ist vor allem in der Kälte- und Klimatechnik das übliche Arbeitsdiagramm
- In der Energietechnik wird eher auf T,s- und h,s-Diagramme zurückgegriffen



4.2 Molekulare Wechselwirkungen

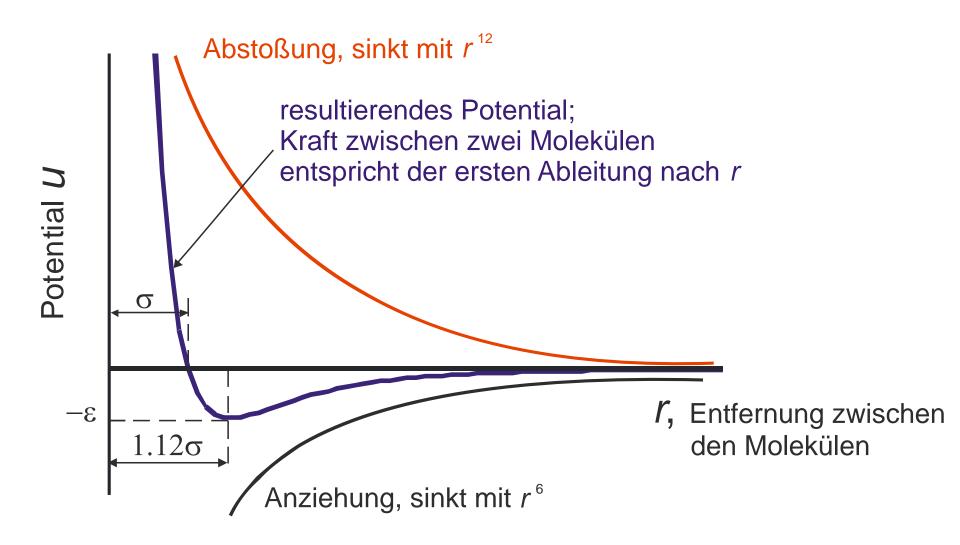
- Der entscheidende Unterschied zwischen idealem Gas und realem Stoff ist, dass reale Moleküle eben doch eine räumliche Ausdehnung haben und miteinander wechselwirken
- Für Naturwissenschaftler (speziell physikalische Chemie) die sich mit Stoffeigenschaften von Fluiden beschäftigen, ist dies der Ansatzpunkt für die Beschreibung realer Stoffe
- Es wird zwischen anziehenden und abstoßenden Wechselwirkungen unterschieden
- Das Lennard-Jones-Potential wird für deren Modellierung häufig verwendet

$$u = 4\varepsilon \left[\left(\frac{\sigma}{r} \right)^{12} - \left(\frac{\sigma}{r} \right)^{6} \right]$$

• Es hat zwei Parameter, die Energie ε und den "Kugeldurchmesser" σ



4.2 Molekulare Wechselwirkungen





4.2 Molekulare Wechselwirkungen

- Alle Eigenschaften von Stoffen lassen sich daraus mit den Methoden der statistischen Thermodynamik (z.B. Molekulardynamik, Monte Carlo Simulationen) berechnen
- Die Argumentation mit mittleren Molekülabständen ist eine grobe Vereinfachung; tatsächlich sind Moleküle nicht kugelförmig
- Auch quantitativ exakte Berechnungen von Stoffdaten gelingen mittlerweile (nach Kalibrierung der Modellparameter an makroskopische Messungen)
- Molekulare Modellvorstellungen beeinflussen seit mehr als hundert Jahren die Formulierung von Zustandsgleichungen für reale Fluide



Boyle-Mariotte (17. Jh.)

• Ideales Gas $p = \frac{h}{h}$

van der Waals (1873)

• Moleküle haben ein Eigenvolumen; $p = \frac{RT}{v - b}$ der Druck ist höher, weil ein Teil des Volumens nicht frei zur Verfügung steht



Robert Boyle (1627-1692)



⁻hermo

Edme Mariotte (1620-1684)

- Moleküle ziehen sich gegenseitig an, wodurch der Druck geringer ist
- van der Waals-Gleichung

$$p = \frac{RT}{v - b} - \frac{a}{v^2}$$

Die Umformung zeigt die kubische Gleichung in v

$$v^3 - \left(\frac{RT}{p} + b\right)v^2 + \frac{a}{p}v - \frac{ab}{p} = 0$$



Johannes Diderik van der Waals (1837-1923)

 $p_{\rm b} > p_{\rm a}$

1b

.1a₁

1a₃



4.3 Kubische Zustandsgleichungen

Verlauf zweier Isothermen der van der Waals-Gleichung

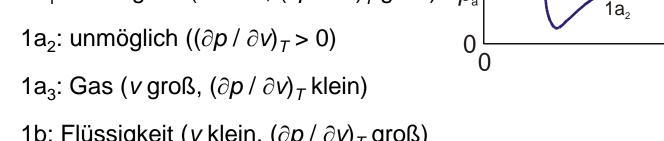
Isotherme T₁

 \Rightarrow ein Schnittpunkt mit p_h

 \Rightarrow drei Schnittpunkte mit p_a

1a₁: Flüssigkeit (v klein, ($\partial p / \partial v$)_{τ} groß)

1b: Flüssigkeit (v klein, $(\partial p / \partial v)_T$ groß)



Isotherme T_2

 \Rightarrow ein Schnittpunkt mit p_h

 \Rightarrow ein Schnittpunkt mit p_a (nicht im Bildbereich)

2b: überkritisches Fluid mittlerer Dichte

2a: überkritisches Fluid geringer Dichte



- Welcher der beiden Punkte (1a₁ oder 1a₃) beschreibt den tatsächlichen Zustand des Fluids?
 - − $p_a < p_s(T_1)$ \Longrightarrow gasförmiger Zustand (1a₃) stabil
 - $p_a > p_s(T_1)$ □ flüssiger Zustand (1a₁) stabil
- Unterkritische Isothermen ($T < T_c$) haben offenbar drei reale Lösungen
- Überkritische Isothermen $(T > T_c)$ haben eine reale und zwei imaginäre Lösungen
- ⇒ Der Umschlagpunkt markiert (in Abhängigkeit von a und b) den kritischen Punkt
- Die Parameter der van der Waals-Gleichung können aus den kritischen Daten bestimmt werden

$$a = \frac{27}{64} \frac{R^2 T_c^2}{p_c}$$
 $b = \frac{1}{8} \frac{R T_c}{p_c}$



- Mit a und b ergibt sich $v_{c,VDW}$ zu $v_{c,VDW} = v_{VDW}(T_c, p_c)$
- Jeder Zustand lässt sich beschreiben als $v_{VDW} = v(T/T_c, p/p_c)$
- Einfaches Korrespondenzprinzip: Bezogen auf die kritischen Parameter verhalten sich alle Stoffe gleich
- Aber: V_{c.VDW} ≠ V_c
- □ Die van der Waals-Gleichung hat mindestens einen Parameter zu wenig
- Die Genauigkeit der van der Waals-Gleichung ist generell unzureichend, sie ermöglichte jedoch erstmals eine qualitativ korrekte Beschreibung des fluiden Zustandsgebiets (Nobelpreis 1910)
- Zur Verbesserung der Gleichungsform wird der anziehende Term temperaturabhängig gemacht



$$p = \frac{RT}{v - b} - \frac{a}{\sqrt{T}(v + b)v}$$

mit
$$a=0.42748 \frac{R^2 T_{\rm C}^{2.5}}{p_{\rm C}}$$
 und $b=0.08664 \frac{RT_{\rm C}}{p_{\rm C}}$
Wie ist für $T < T_{\rm c}$ zu bestimmen, ob ein Druck kleiner oder größer als $p_{\rm s}$ ist?

Phasengleichgewicht herrscht vor wenn

$$T' = T''$$

thermisches Gleichgewicht

$$p' = p''$$

mechanisches Gleichgewicht

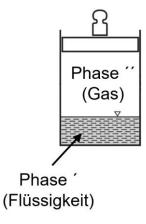
$$g' = h' - Ts' = g'' = h'' - Ts''$$
 stoffliches Gleichgewicht

$$\Rightarrow g \equiv h - Ts$$

 $\Rightarrow g = h - Ts$ Gibbs Energie (veraltet auch "freie Enthalpie")

Thermisches und mechanisches Gleichgewicht liefern die Bedingung

$$p(T,v') = p(T,v'')$$
 $\Longrightarrow 1a_1$ und $1a_3$ in der Abbildung oben





4.4 Berechnung des Phasengleichgewichts

• Die stoffliche Gleichgewichtsbedingung kann für thermische Zustandsgleichungen p = p(T, v) übersetzt werden in

$$g = u + pv - Ts \implies u' + pv' - Ts' = u'' + pv'' - Ts'' \implies$$

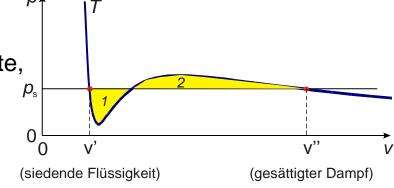
$$u'' - u' + p(v'' - v') - T(s'' - s') = 0$$

$$Tds = du + pdv \implies T(s'' - s') = \int_{u'}^{u''} du + \int_{v'}^{v''} pdv = u'' - u' + \int_{v'}^{v''} pdv$$

einsetzen ergibt Maxwell-Kriterium: $p \cdot (v'' - v') = \int p \, dv$

$$p \cdot (v'' - v') = \int_{v'}^{v''} p \, dv$$

- Die Flächen 1 und 2 müssen gleich groß sein, womit p_s iterativ bestimmt werden kann
- **Problem:** Iterative Lösungen brauchen Startwerte, was numerisch oft ungünstig ist
- Eine eigenständige Beschreibung $0 \sqrt{1}$ V'' V'' V'' der Phasengrenze (siedende Flüssigkeit) (gesättigtei (mindestens $p_s(T)$, besser auch p' und p'' ist für viele Anwendungen vorteilhaft)





4.4 Hilfsgleichung für die Phasengrenze

Beispiel Kohlendioxid

$$\ln\left(\frac{p_{s}}{p_{c}}\right) = \frac{T_{c}}{T} \cdot \left\{ \sum_{i=1}^{4} a_{i} \left(1 - \frac{T}{T_{c}}\right)^{t_{i}} \right\}$$

$$\ln\left(\frac{\rho'}{\rho_{c}}\right) = \sum_{i=1}^{4} a_{i} \left(1 - \frac{T}{T_{c}}\right)^{t_{i}}$$

$$\ln\left(\frac{\rho^{"}}{\rho_{c}}\right) = \sum_{i=1}^{5} a_{i} \left(1 - \frac{T}{T_{c}}\right)^{t_{i}}$$

Dampfdruck (Wagner-Form)

mit
$$T_{\rm c}$$
 = 304.1282 K, $p_{\rm c}$ = 7.3773 MPa, $a_{\rm 1}$ = -7.0602087, $a_{\rm 2}$ = 1.9391218, $a_{\rm 3}$ = -1.6463597, $a_{\rm 4}$ = -3.2995634, $t_{\rm 1}$ = 1.0, $t_{\rm 2}$ = 1.5, $t_{\rm 3}$ = 2.0 und $t_{\rm 4}$ = 4.0

Siededichte

mit
$$T_c$$
 = 304.1282 K, ρ_c = 467.6 kg / m³, a_1 = 1.9245108, a_2 = -0.62385555, a_3 = -0.32731127, a_4 = 0.39245142, t_1 = 0.34, t_2 = 1/2, t_3 = 10/6 und t_4 = 11/6

mit
$$T_{\rm c}$$
 = 304.128 2 K, $\rho_{\rm c}$ = 467.6 kg / m³, $a_{\rm 1}$ = -1.7074879, $a_{\rm 2}$ =-0.82274670, $a_{\rm 3}$ = -4.6008549, $a_{\rm 4}$ = -10.111178, $a_{\rm 5}$ = -9.742252, $t_{\rm 1}$ = 0.340, $t_{\rm 2}$ = 1/2, $t_{\rm 3}$ = 1, $t_{\rm 4}$ = 7/3 und $t_{\rm 5}$ = 14/3

 Solche Hilfsgleichungen erlauben eine sehr genaue Beschreibung der Größen auf Phasengrenzen

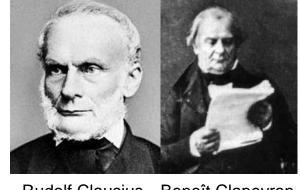


4.4 Gleichung von Clausius-Clapeyron

- Für den Dampfdruck gilt die Clausius-Clapeyron-Gleichung
- Im Phasengleichgewicht Flüssigkeit / Dampf gilt

$$g'(T,p) = g''(T,p)$$

vollständiges Differential:
$$dg' = \underbrace{\left(\frac{\partial g'}{\partial T}\right)_{p}}_{-S'} dT + \underbrace{\left(\frac{\partial g'}{\partial p}\right)_{T}}_{V'} dp$$



Rudolf Clausius Benoît Clapeyron (1822-1888) (1799-1864)

• Da g' = g'' entlang der gesamten Phasengrenze gilt, müssen die vollständigen Differentiale von g' und g'' gleich sein

$$dg' - dg'' = (-s' dT + v' dp) - (-s'' dT + v'' dp) = 0$$

$$\Rightarrow \frac{dp}{dT} = \frac{s'' - s'}{v'' - v'}$$

• Für den Verdampfungsvorgang bei T = const. gilt dp = 0

$$\Rightarrow$$
 $ds = \frac{dh}{T}$, $s'' - s' = \frac{h'' - h'}{T} = \frac{\Delta h_V}{T}$



4.4 Gleichung von Clausius-Clapeyron

$$\frac{dp}{dT} = \frac{1}{T} \cdot \frac{\Delta h_V}{V'' - V'}$$

Dampfdruckkurve Schmelzdruckkurve

$$\frac{dp}{dT} = \frac{1}{T} \cdot \frac{\Delta h_{V}}{V'' - V'} \qquad \frac{dp}{dT} = \frac{1}{T} \cdot \frac{\Delta h_{Schm}}{V^{++} - V^{+}} \qquad \frac{dp}{dT} = \frac{1}{T} \cdot \frac{\Delta h_{Subl}}{V'' - V^{+}}$$

Sublimationsdruckkurve

$$\frac{dp}{dT} = \frac{1}{T} \cdot \frac{\Delta h_{Subl}}{v'' - v^+}$$

- Die Gleichungen von Clausius-Clapeyron gelten für alle drei Phasenübergänge exakt, sie verbinden thermische und kalorische Zustandsgrößen auf der Phasengrenze
- Näherungen ermöglichen die Abschätzung des Dampfdrucks bei niedrigen Temperaturen (max. etwa $0,1 \cdot p_k$, oft einige bar):

$$v' << v''$$
, $v'' = \frac{RT}{p}$ $\Delta h_v(T) = \Delta h_{v,o} = \mathrm{const.}$ $\frac{dp}{dT} = \frac{\Delta h_{v,o}p}{RT^2}$ nach Umformung: $\frac{dp}{p} = \frac{\Delta h_{v,o}}{R} \cdot \frac{dT}{T^2}$ Integration ergibt: $\ln\left(\frac{p}{p_o}\right) = \frac{\Delta h_{v,o}}{R}\left(\frac{1}{T_0} - \frac{1}{T}\right)$

$$\frac{dp}{dp} = \frac{\Delta n_{V,O}}{R} \cdot \frac{dI}{T^2}$$

$$\ln\left(\frac{p}{p_o}\right) = \frac{\Delta h_{v,o}}{R} \left(\frac{1}{T_0} - \frac{1}{T}\right)$$

- In einem ln(p), 1/T-Diagramm sind Dampfdruckkurven in erster Näherung Geraden
- Mit zwei gegebenen Dampfdrücken lässt sich Δh_{ν} und damit näherungsweise der Verlauf der Dampfdruckkurve berechnen
- **Hilfsgleichungen** für die Beschreibung von $p_s(T)$ orientieren sich an dieser Abhängigkeit



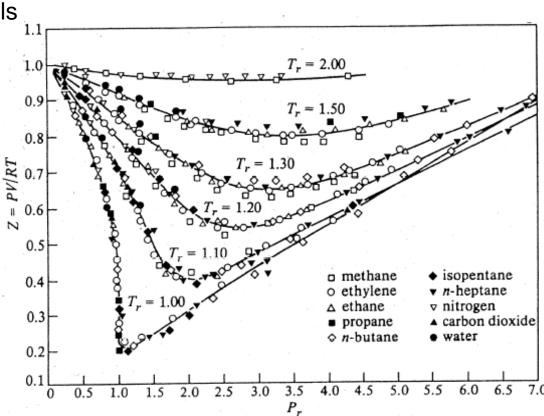
4.5 Virialform der Zustandsgleichung

- Kubische Gleichungen beschreiben homogene Zustände für viele technische Anwendungen nicht genau genug
- Das Virial-Konzept dient zur genauen Beschreibung gasförmiger Zustände

Der Realgasfaktor ist definiert als

$$z = \frac{p}{\rho RT}$$

Ideales Gas: z = 1 (=const.);
 reales Gas: z = z(T,ρ) ≠ 1





4.5 Virialform der Zustandsgleichung

• Empirische Beobachtung: Mit zunehmender Dichte bzw. zunehmendem Druck weicht das reale Verhalten eines Gases immer stärker vom idealen Verhalten ab

 \Rightarrow Bei konstanter Temperatur muss sich z daher als $z(\rho)$ oder z(p) modellieren lassen

$$z = \frac{\rho}{\rho RT} = A + B\rho + C\rho^2 + \dots$$

$$T = const$$

bzw.
$$z = \frac{p}{\rho RT} = A' + B'p + C'p^2 +$$

• Im Grenzfall des idealen Gases muss die Reihenentwicklung in die Zustandsgleichung des idealen Gases übergehen

$$A = A' = 1$$
 Erster Virialkoeffizient

• B =**zweiter Virialkoeffizient** (in der Dichteentwicklung)

B', C' = Virialkoeffizienten in der Druckentwicklung

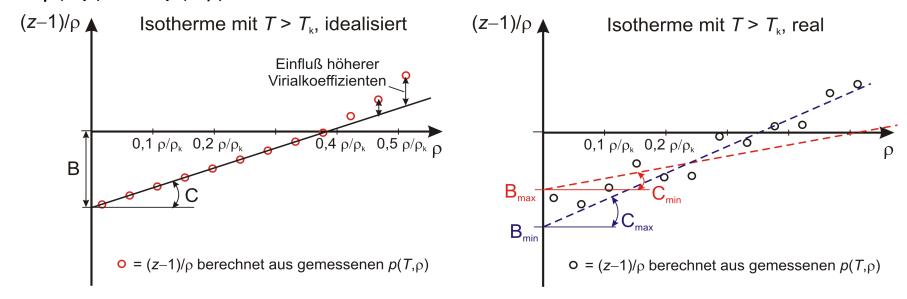


4.5 Virialform der Zustandsgleichung

Eine Umformung der Virialentwicklung ergibt

$$\frac{z-1}{\rho} = B + C\rho + \dots \mid_{T=\text{const.}}$$

• B und C lassen sich für eine gegebene Temperatur aus gemessenen Dichten $\rho(T,p)$ bzw. p(T,p) bestimmen



Die Virialkoeffizienten sind Funktionen der Temperatur



4.5 Virialform der Zustandsgleichung

- Die Temperaturabhängigkeit muss modelliert werden, um zu praktisch anwendbaren Zustandsgleichungen zu kommen
- Die Virialform der Zustandsgleichung in der Dichteentwicklung

$$z = \frac{\rho}{\rho RT} = 1 + B(T)\rho + C(T)\rho^2 + \dots \quad \text{(Kammerlingh Onnes, 1901)}$$

bzw. der Druckentwicklung: $z = \frac{p}{\rho RT} = 1' + B'(T)p + C'(T)p^2 +$

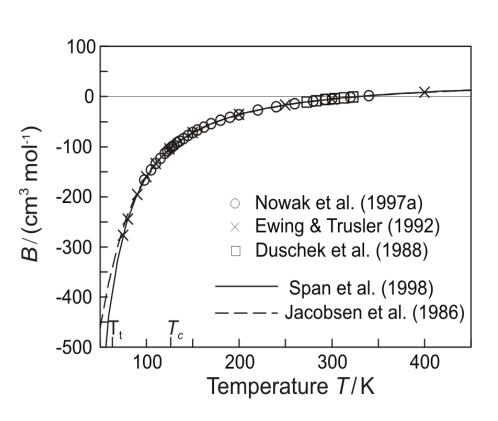
mit
$$B' = \frac{B}{RT}$$
 und $C' = \frac{C - B^2}{(RT)^2}$

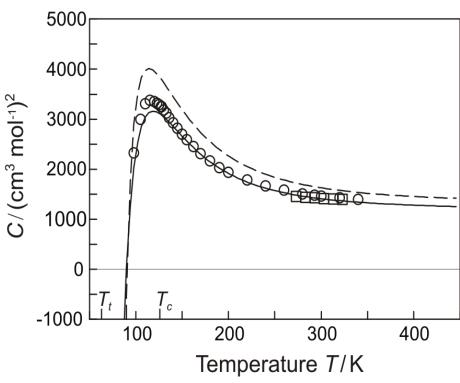
- Die Dichteentwicklung konvergiert schneller und wird heute fast ausschließlich verwendet
- Die statistische Thermodynamik hat gezeigt, dass
 - B Wechselwirkungen zwischen zwei Molekülen beschreibt
 - C Wechselwirkungen zwischen drei Molekülen beschreibt
- Aus der statistischen Thermodynamik sind exakte Lösungen für die Temperaturabhängigkeit von B(T) und C(T) bekannt



4.5 Virialform der Zustandsgleichung

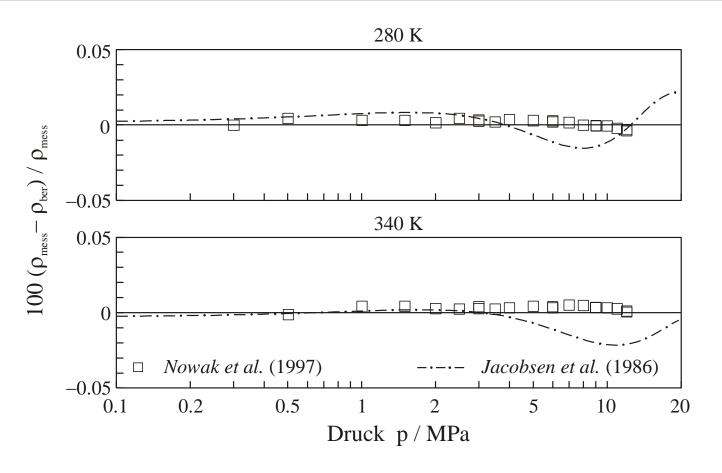
Temperaturabhängigkeit von B und C von Stickstoff







4.6 Berechnung kalorischer Zustandsgrößen



 Die Virialzustandsgleichung (virial equation of state) kann das Gasgebiet (hier Stickstoff) sehr genau beschreiben



4.5 Virialform der Zustandsgleichung

Die Temperaturabhängigkeit wird meist empirisch modelliert

$$B(T) = \sum_{i} b_{i} T^{t_{i}} \quad \text{und} \quad C(T) = \sum_{i} c_{i} T^{t_{i}}$$

$$Z = \frac{p}{\rho RT} = 1 + \rho \cdot \sum_{i} b_{i} T^{m_{i}} + \rho^{2} \cdot \sum_{i} c_{i} T^{n_{i}} +$$

- Je nach angestrebter Genauigkeit je zwei bis vier b_i und c_i , zum Teil auch zur Berücksichtigung höherer Virialkoeffizienten
- Anpassung der b_i und c_i direkt an Messdaten (meist $p(T,\rho)$)
- Für technische Anwendungen benötigt man unbedingt auch kalorische Größen $(h, u, s, c_p, c_v, ...)$
- Wie kann können diese Größen aus einer Gleichung für $p(T,\rho)$ bzw. p(T,v) berechnet werden?



4.6 Berechnung kalorischer Zustandsgrößen

Beispiel
$$h(T, v)$$
 $h = u + pv$ $dh = du + d(pv)$
$$u = u(T, v) \implies du = \underbrace{\left(\frac{\partial u}{\partial T}\right)_{V}}_{C_{V}} dT + \underbrace{\left(\frac{\partial u}{\partial v}\right)_{T}}_{?} dv$$

$$du = Tds - pdv \iff \left(\frac{\partial u}{\partial v}\right)_T = T\left(\frac{\partial s}{\partial v}\right)_T - p$$

$$f = u - Ts$$
 \Longrightarrow $df = du - Tds - sdT = - pdv- sdT$

Arr f = Helmholtz Energie (veraltet auch "freie Energie")

$$f = f(T, v) \qquad \Longrightarrow \qquad df = \underbrace{\left(\frac{\partial f}{\partial T}\right)_{V}}_{-S} dT + \underbrace{\left(\frac{\partial f}{\partial v}\right)_{T}}_{-P} dv$$



4.6 Berechnung kalorischer Zustandsgrößen

Satz von Schwarz, Gleichheit der 2. Ableitungen liefert

$$\frac{\partial^{2} f}{\partial T \partial V} = -\left(\frac{\partial s}{\partial V}\right)_{T} = \frac{\partial^{2} f}{\partial V \partial T} = -\left(\frac{\partial p}{\partial T}\right)_{V}$$

$$\Rightarrow \left(\frac{\partial u}{\partial V}\right)_{T} = T\left(\frac{\partial p}{\partial T}\right)_{V} - p = T^{2}\left(\frac{\partial (p/T)}{\partial T}\right)_{V}$$

$$\Rightarrow dh = c_{V}dT + T^{2}\left(\frac{\partial (p/T)}{\partial T}\right)_{V} dV_{T} + d(pV)$$

- $h(T,v) h(T_0,v_0)$ kann jetzt aus Integration bestimmt werden
- Wichtiger Trick: v_o wird so groß gewählt, dass c_v durch c_v^o (des ideales Gases) ersetzt werden kann

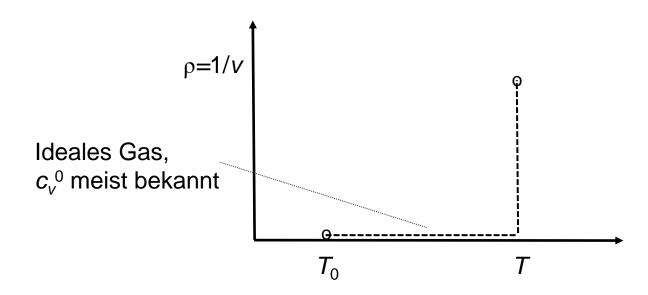
$$h(T, v) = \int_{T_O, v_O}^{T, v_O} \frac{T_{,v}}{T_{,v_O}} + h(T_O, v_O)$$

$$\Rightarrow h(T,v) = \int_{T_O}^{T} c_v^O dT + T^2 \int_{T,v_O}^{T,v} \left(\frac{\partial (p/T)}{\partial T} \right)_V dv + pv + h(T_O,v_O) \bigg|_{V_O}$$



4.6 Berechnung kalorischer Zustandsgrößen

Wahl des Integrationswegs



$$T_0 \rightarrow T$$
: isochor $\Rightarrow du = c_V^{id} dT$

$$v_0 \rightarrow v$$
: isotherm $\Rightarrow du = \left(\frac{\partial u}{\partial v}\right)_T dv$ $T = \text{const.}$

 $\rho = 0 = \text{const.}$



4.6 Berechnung kalorischer Zustandsgrößen

Aus thermischen Zustandsgleichungen können auch kalorische Zustandsgrößen berechnet werden, wenn c_{ν}^{0} und $p(T,\rho)$ bekannt ist

Aus analogen Betrachtungen ergibt sich

$$u(T,v) = \int_{T_O}^{T} c_v^O dT + T^2 \int_{T,v_O}^{T,v} \left(\frac{\partial (p/T)}{\partial T} \right)_V dv + u(T_O,v_O) \bigg|_{v_O \to \infty}$$

$$s(T,v) = \int_{T_O}^{T} \frac{c_v^o}{T} dT + R \cdot \ln\left(\frac{v}{v_o}\right) + T^2 \int_{T,v_o}^{T,v} \left[\left(\frac{\partial(p)}{\partial T}\right)_v - \frac{R}{v} \right] dv + s(T_o,v_o) \Big|_{v_o \to \infty}$$

- In vielen Bereichen sind thermische Zustandsgleichungen heute die Basis von technischen Stoffwertberechnungen
- Die Integration macht die Berechnungen jedoch aufwendig insbesondere für kompliziertere Gleichungsformen, die nicht analytisch integriert werden können



4.7 Fundamentalgleichungen

- Der 2. Hauptsatz der Thermodynamik enthält alle Informationen über ein thermodynamisches System, und beschreibt den Zustand eines Systems vollständig
- Für geschlossene Systeme gilt

$$T ds = du + p dv \implies du = T ds - p dv \implies u = u(s,v)$$

Für stationäre Fließprozesse gilt

$$T ds = dh - v d\rho \implies dh = T ds + v d\rho \implies h = h(s, p)$$

 Durch Legendre-Transformation lässt sich zeigen, dass folgende Funktionen gleichwertig sind

$$f = f(T, v)$$
$$g = g(T, p)$$



4.7 Fundamentalgleichungen

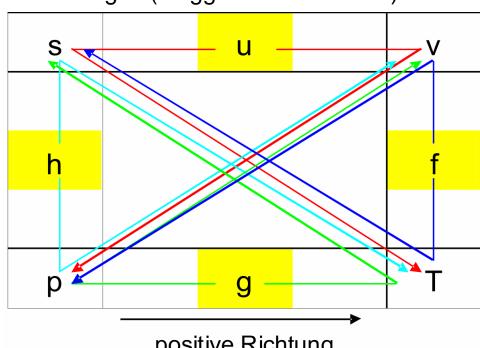
Die Auswertung der vollständigen Differentiale ergibt (Guggenheim-Schema)

$$\left(\frac{\partial u}{\partial s}\right)_{v} = T \text{ und } \left(\frac{\partial u}{\partial v}\right)_{s} = -p$$

$$\left(\frac{\partial h}{\partial s}\right)_{p} = T \text{ und } \left(\frac{\partial h}{\partial p}\right)_{s} = V$$

$$\left(\frac{\partial f}{\partial T}\right)_{V} = -s \text{ und } \left(\frac{\partial f}{\partial V}\right)_{T} = -p$$

$$\left(\frac{\partial g}{\partial T}\right)_{p} = -s \text{ und } \left(\frac{\partial g}{\partial p}\right)_{T} = v$$



positive Richtung

u(s,v), h(s,p), f(T,v) und g(p,T) werden als die **Fundamentalgleichungen** der Thermodynamik (thermodynamische Potentiale, kanonische Gleichungen) bezeichnet

Merkregel

"Unser Vater fand tausend Gulden Papier hinter m Schrank" "Unglaublich viele Forscher trinken gerne Pils hinter'm Schreibtisch"



4.7 Fundamentalgleichungen

Aus Fundamentalgleichungen lassen sich alle Zustandsgrößen durch Ableitungen berechnen (also keine Integration notwendig)

- u(s,v) und h(s,p) haben keine praktische Bedeutung, weil s nicht direkt gemessen werden kann
- Moderne empirische Zustandsgleichungen sind heute in der Form

$$\frac{f(T,v)}{RT} = \phi(\tau,\delta) = \phi^{o}(\tau,\delta) + \phi^{r}(\tau,\delta) \quad \text{mit} \quad \tau = \frac{T_{k}}{T} \quad \text{mit} \quad \delta = \frac{v_{k}}{v} = \frac{\rho}{\rho_{k}}$$
Einige Zustandsgrößen $z = \frac{\rho v}{RT} = 1 + \delta \phi_{\delta}^{r} \quad \text{und} \quad B = v_{k} \cdot \lim_{\delta \to 0} \phi_{\delta}^{r}$

$$\frac{u}{RT} = \tau \left(\phi_{\tau}^{o} + \phi_{\tau}^{r} \right) \quad \text{und} \quad \frac{h}{RT} = 1 + \tau \left(\phi_{\tau}^{o} + \phi_{\tau}^{r} \right) + \delta \phi_{\delta}^{r}$$

$$\frac{c_{v}}{R} = -\tau^{2} \left(\phi_{\tau\tau}^{o} + \phi_{\tau\tau}^{r} \right) \quad \text{und} \quad \frac{c_{\rho}}{R} = -\tau^{2} \left(\phi_{\tau\tau}^{o} + \phi_{\tau\tau}^{r} \right) + \frac{(1 + \delta \phi_{\delta}^{r} - \delta \tau \phi_{\delta\tau}^{r})^{2}}{1 + 2\delta \phi_{\delta}^{r} + \delta^{2} \phi_{\delta\delta}^{r}}$$

$$\frac{s}{R} = \tau \left(\phi_{\tau}^{o} + \phi_{\tau}^{r} \right) - \phi^{o} - \phi^{r} \quad \text{mit} \quad \phi_{\delta}^{r} = \left(\frac{\partial \phi^{r}}{\partial \delta} \right) , \phi_{\tau}^{r} = \left(\frac{\partial \phi^{r}}{\partial \tau} \right)_{s}, \phi_{\delta\tau}^{r} = \left(\frac{\partial^{2} \phi^{r}}{\partial \delta \partial \tau} \right)$$



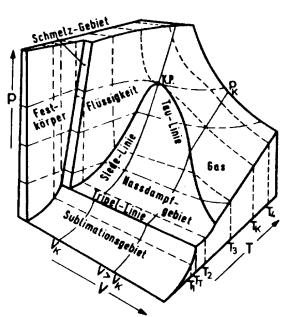
4.8 Beschreibung des gesamten Zustandsgebiets

Die Virialform der Zustandsgleichung wurde bisher nur als Gleichung für das Gasgebiet diskutiert

- Werden auch höhere Virialkoeffizienten berücksichtigt, kann das gesamte Zustandsgebiet beschrieben werden
- Vorwiegend sowjetische Zustandsgleichungen der 1970er Jahre

$$z(T,\rho) = \frac{\rho v}{RT} = 1 + \sum_{i=1}^{8-10} \sum_{j=1}^{8-10} a_{ij} T^{i} \rho^{j}$$

- Die Parameter a_{ii} wurden an ppT-Daten angepasst
- Später auch Anpassung an Phasengleichgewichtsdaten p_s(T), ρ´(T), ρ´´(T) und vereinzelt auch an kalorische Größen





4.8.1 Thermische Zustandsgleichung

- Bis zu 100 anpassbare Parameter führen zu numerischen Problemen
- Trick: Einführung von Exponentialfunktionen

$$\exp(x) = 1 + x + \frac{x^2}{2!} + \frac{x^3}{3!} + \frac{x^4}{4!} + \dots$$

Benedict-Webb-Rubin-Gleichung (1940)

$$z(T,\rho) = \frac{\rho v}{RT} = 1 + \sum_{i=1}^{6} a_i T^{t_i} \rho^{d_i} + \sum_{i=7}^{8} a_i T^{t_i} \rho^{d_i} \exp(-(\rho/\rho_c))^2$$

Bender-Gleichung (1970)

$$z(T,\rho) = \frac{\rho v}{RT} = 1 + \sum_{i=1}^{13} a_i T^{t_i} \rho^{d_i} + \sum_{i=14}^{19} a_i T^{t_i} \rho^{d_i} \exp(-(\rho/\rho_c))^2$$



4.8.1 Thermische Zustandsgleichung

Modified-Benedict-Webb-Rubin-Gleichung (1973)

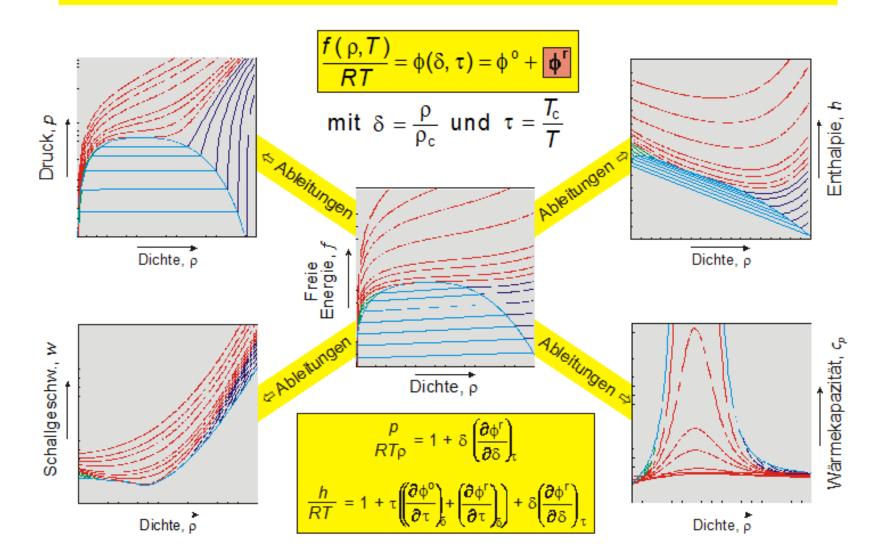
$$z(T,\rho) = \frac{\rho v}{RT} = 1 + \sum_{i=1}^{19} a_i T^{t_i} \rho^{d_i} + \sum_{i=20}^{32} a_i T^{t_i} \rho^{d_i} \exp(-(\rho/\rho_c))^2$$

- □ Gleichungen dieses Typs ermöglichen ab ca. 20 anpassbaren Koeffizienten gute Genauigkeiten
 - Seit Mitte der 1980er Jahre werden sehr genaue Zustandsgleichungen hauptsächlich als Fundamentalgleichungen in $\varphi = f/(RT)$ entwickelt
 - Alle Zustandsgrößen (einschließlich Phasengleichgewicht) können allein aus Ableitungen berechnet werden



4.8 Fundamentalgleichungen

Zustandsgleichungen in Form der reduzierten freien Energie



53

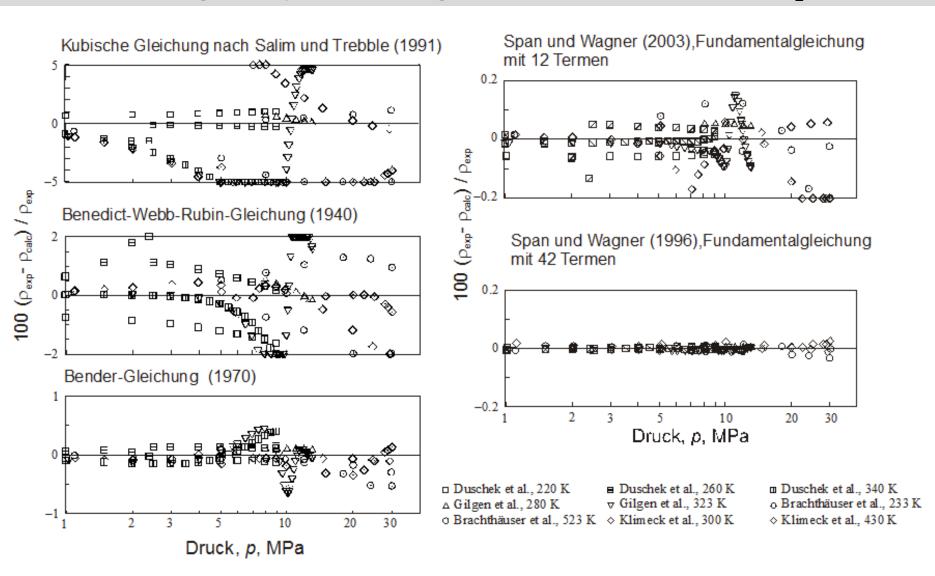


4.8 Gleichungen für jeden Genauigkeitsanspruch

- Zustandsgleichungen, die alle für einen (sehr gut vermessenen) Stoff vorliegenden Messwerte thermodynamischer Größen innerhalb ihrer experimentellen Unsicherheit wiedergeben können, werden als Referenzgleichungen bezeichnet
- Heute stehen für einige Reinstoffe Stoffdatenmodelle unterschiedlicher Genauigkeit zur Verfügung
- Beispiel: Wiedergabe hochgenauer Dichtemessungen durch fünf verschiedene Zustandsgleichungen; die Daten decken Gasgebiet, Flüssigkeit und überkritisches Fluid ab



4.8 Gleichungen für jeden Genauigkeitsanspruch am Beispiel CO₂





Kapitel 4: Verständnisfragen

- Zur Darstellung der Eigenschaften eines Reinstoffs wird häufig ein p,T- bzw. p,v-Diagramm verwendet. Wie hängen diese beiden Diagramme zusammen?
- Welche drei Aggregatzustände gibt es und wie heißen jeweils die Phasenübergänge zwischen diesen Zuständen?

55

- Zeichnen Sie ein p,v-Diagramm für einen Reinstoff. Kennzeichnen Sie Siedelinie, Taulinie, sowie den kritischen Punkt. Zeichnen Sie eine unterkritische und eine überkritische Isotherme ein. Wo liegt in dem p,v-Diagramm das Gebiet, in dem sich der Stoff näherungsweise wie ein ideales Gas verhält. Wie verlaufen dort die Isothermen?
- Ein Reinstoff liegt im Siedezustand vor. Sind Temperatur und Druck frei einstellbar?
- Wie nennt man die Differenz zwischen der spezifischen Enthalpie des Sattdampfs und der siedenden Flüssigkeit (h´´ - h´)?
- Was ist der kritische Punkt und was ist charakteristisch für ein überkritisches Fluid?
- Welchen Wert hat das Verhältnis (h''/ h') am kritischen Punkt?
- Was versteht man in der Thermodynamik unter dem Korrespondenzprinzip?
- Worin unterscheidet sich die Van-der-Waals Gleichung zum idealen Gasgesetz?
- Welche Fundamentalgleichungen gibt es? Wozu dient das Guggenheim-Schema?