

4.4 Hydrodynamische Bew.gleichungen

4.4.1 Erhaltungssätze

• Bilanzgleichung:

$$\frac{\partial}{\partial t} \langle \chi^a \rangle + \nabla_q \cdot \frac{1}{m} \langle p \chi^a \rangle = \underline{F} \cdot \langle \nabla_p \chi^a \rangle \quad (4.33)$$

(i) Teilchenzahlerhaltung: $\chi^S = 1$

$$\frac{\partial}{\partial t} n + \nabla_q \cdot \underline{j} = 0 \quad (4.34)$$

mit $\underline{j} = n \underline{u} = \langle \frac{\underline{p}}{m} \rangle$

(ii) Impulserhaltung: $\chi^i = p_i$

$$m \frac{\partial}{\partial t} j_i + \nabla_j (\underbrace{m n u_i u_j}_{m j_i} - T_{ij}) = n F_i \quad (4.35)$$

Impulsstromdichte
 $m n u_i u_j \dots$ konvektiver Anteil = Impulsdichte \times Geschw.
 $T_{ij} = -m \langle c_i c_j \rangle \dots$ Spannungstensor (= -Drucktensor)
 $n F_i \dots$ Volumenkraftdichte äußerer Kräfte

Umschreibung:

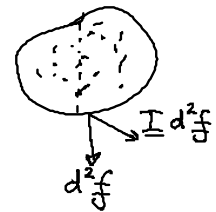
$$m \frac{\partial}{\partial t} n u_i + \nabla_j (m n u_i u_j)$$

$$= m n \frac{\partial}{\partial t} u_i + m u_i \frac{\partial}{\partial t} n + m u_i \nabla_j (n u_j) + m n u_j \nabla_j u_i$$

$$\underbrace{m u_i \left(\frac{\partial}{\partial t} n + \nabla_j (n u_j) \right)}_{\substack{(4.34) \\ = 0}}$$

$$(4.35) \rightarrow m n \left(\frac{\partial}{\partial t} + \underline{u} \cdot \nabla_q \right) u_i = \nabla_j T_{ij} + n F_i \quad (4.36)$$

$\underbrace{m n}_{\text{Massendichte}} \underbrace{\left(\frac{\partial}{\partial t} + \underline{u} \cdot \nabla_q \right)}_{\text{konvektive totale/materielle Zeitableitung [s.u.]}} u_i = \underbrace{\nabla_j T_{ij}}_{\text{Oberflächenkräfte!}} + n F_i$
 $\left[\nabla_j T_{ij} \stackrel{\text{Gibbs}}{=} \int T_{ij} d^3 \underline{f}_j \right]$
 z.B. Druck-/Reibungskräfte



(4.36) \equiv Newtonsche Bewegungsgleichung:
 linke Seite: Beschleunigung eines Volumenelements mit Geschw. u

denn: $\frac{d}{dt} u_i(q, t) = \frac{\partial}{\partial t} u_i + \dot{q}_j \nabla_j u_i$

rechte Seite: Oberflächen + äußere Kräfte auf Vol. elmt (=innere) so.

(iii) Energieerhaltung: $\mathcal{E}^5 = \frac{\rho^2}{2m}$

$$\begin{aligned} (1) \frac{1}{m} \langle \rho_i \mathcal{E}^5 \rangle &= \langle (u_i + c_i) \frac{\rho^2}{2m} \rangle = \frac{1}{2m} \langle u_j^2 + 2u_j c_j + c_j^2 \rangle \\ &= u_i \langle \frac{\rho^2}{2m} \rangle + \frac{m}{2} \langle c_i (u_j + c_j)^2 \rangle \\ &\stackrel{\langle c \rangle = 0}{=} n u_i \left(\frac{m}{2} u^2 + e \right) + m u_j \underbrace{\langle c_i c_j \rangle}_{-u_j T_{ij}} + \langle c_i \frac{m}{2} c_j^2 \rangle \end{aligned}$$

$$(2) \langle \nabla_p \frac{\rho^2}{2m} \rangle = \langle \frac{\rho}{m} \rangle = j \tag{4.37}$$

mit (1), (2) in (4.36) \rightarrow

$$\frac{\partial}{\partial t} \left[n \left(\frac{m}{2} u^2 + e \right) \right] + \nabla_i \left[n u_i \left(\frac{m}{2} u^2 + e \right) - T_{ij} u_j + q_i \right] = j \cdot F$$

Energiedichte
Leistung
konvektiver Anteil
innere Kräfte
Wärmestrom
oder äußere Kräfte

mit $q_i = \langle c_i \frac{m}{2} c_j^2 \rangle$... Wärmestromdichte (4.38)

Umformung mit Hilfe von (4.38) & (4.36): o.B.

$$\rightarrow n \left(\frac{\partial}{\partial t} + u \cdot \nabla \right) e = - \nabla \cdot q + T_{ij} \nabla_i u_j \tag{4.38}$$

zeitl. Änderung der inneren Energie für bewegtes Vol. elmt
Wärmefluss
mechan. Leistung der inneren Kräfte

[vgl. Thermodynamik: $dU = dQ + dW$]

4.4.2 Hydrodynamische Gleichungen ohne Dissipation

- Materialgleichung für Spannungstensor \underline{T} und Wärmestromdichte q
 \equiv explizite Berechnung mit $f(q, p, t)$

Annahme: Lokales GG:

$$f_0(q, p, t) = \frac{n}{[2\pi m k_B T]^{3/2}} \exp\left[-\frac{(p - m u)^2}{2m k_B T}\right] \quad (4.29)$$

mit $n, T, u = n, T, u(q, t)$ $\frac{c = \frac{p}{m} - u}{\rightarrow} \left[\frac{-c^2}{2k_B T/m} \right]$

Bemerkung: $\frac{\partial f_0}{\partial t} \Big|_{\text{Stgs}} = 0$, aber $(\frac{\partial}{\partial t} + \frac{1}{m} p \cdot \nabla_q + F \cdot \nabla_p) f_0 \neq 0!$
 [Kolkman-Gl. nicht gelöst]

• Berech Mittelwerte: (4.29)

$$\langle c_i c_j \rangle_0 \stackrel{(4.29)}{=} n \frac{k_B T}{m} S_{ij}$$

$T_{ij}^0 = -m \langle c_i c_j \rangle_0 = -P S_{ij}$
 mit $P = n k_B T$... Druck
 ... ideale Gasgleichung
 $q_i^0 = \langle c_i \frac{m}{2} c_j^2 \rangle_0 = 0$ [keine Dissipation]
 $ue = \frac{m}{2} \langle c^2 \rangle_0 = \frac{3}{2} n k_B T$
 ... kanonische Zustandsgleichung [Equipartitionstheorem]

(4.40)

⇒ explizite Erhaltungssätze: $\frac{d}{dt} = \frac{\partial}{\partial t} + u \cdot \nabla_q$ (4.41)

(4.34) $\rightarrow \frac{\partial}{\partial t} n = -\nabla_q \cdot (n u)$ (4.42)
 (4.35) $\frac{\nabla T_i}{\downarrow} = -\nabla_i P$
 $m n \frac{d}{dt} u = -\nabla_q P + n F$, $P = n k_B T$ (4.43)
 (4.38) $\frac{T_i \cdot \nabla u_i}{\downarrow} = -P \nabla_q \cdot u$
 $\frac{d}{dt} T = -\frac{2}{3} T \nabla_q \cdot u$ (4.44)

• Bemerkungen:

- 1) Gl. (4.42) - (4.44) invariant unter Zeitumkehr ($t \rightarrow -t$, $u \rightarrow -u$)
- enthalten keine Dissipation
- Störungen des GG-Zustandes relaxieren nicht gegen Null

(2) Verdichtlichg:

$$(4.42) \rightarrow \frac{d}{dt} n = -n \nabla_{\mathbf{q}} \cdot \mathbf{u} \rightarrow \nabla_{\mathbf{q}} \cdot \mathbf{u} = -\frac{1}{n} \frac{d}{dt} n = -\frac{d}{dt} \ln n$$

$$\stackrel{\text{in (4.44)}}{\rightarrow} \frac{d}{dt} T = \frac{2}{3} T \frac{d}{dt} \ln n \rightarrow \frac{3}{2} \frac{d}{dt} \ln T = \frac{d}{dt} \ln n$$

$$\rightarrow \frac{d}{dt} \ln(n T^{-\frac{3}{2}}) = 0$$

\sim lokale Entropie
des Gases (s.B.)
ändert sich nicht!

(3) (4.43) \equiv Eulersche Gl.

Behandlung von Strömungen kompressibler Gase

• Modanalyse von (4.42) - (4.44): s. Übungen

(i) Setze: $n = \bar{n} + \delta n(\mathbf{q}, t)$

$T = \bar{T} + \delta T(\mathbf{q}, t)$

$\mathbf{u} = \mathbf{0} + \mathbf{u}(\mathbf{q}, t)$

\uparrow keine Abweichung
homogener
GG-Zustand

(ii) linearisiere (4.42) - (4.44) in $\delta n, \delta T, \mathbf{u}$

(iii) Löse durch Modanalyse:

$$\begin{pmatrix} \delta n \\ \delta T \\ \mathbf{u} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \delta n(\mathbf{k}, \omega) \\ \delta T(\mathbf{k}, \omega) \\ \mathbf{u}(\mathbf{k}, \omega) \end{pmatrix} e^{-i(\omega t - \mathbf{k} \cdot \mathbf{q})}$$

\rightarrow Dispersionsrelation: $\omega = \omega(\mathbf{k})$

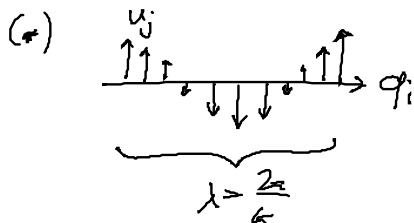
(iv) Ergebnisse: 2 statische Solarmode: $\omega_{1/2} = 0$ (*)

1 statische Temp./Dichtemode: $\omega_3 = 0$ (**)

2 Schallwellen: $\omega_{4/5} = \pm c_s |\mathbf{k}|$

mit $c_s = \sqrt{\frac{5}{3} \frac{k_B T}{m}}$... Schallgeschw.

keine Dämpfung



statisches Geschw. profil
 \rightarrow Gas \leftarrow aneinander
vorbeischieben, weil keine
Dissipation

$$(ac) \quad \underline{\nabla} \delta T + \frac{\overline{T}}{v} \underline{\nabla} \delta n = 0!$$

