

10 Schwingungen & Kontinua

10.1 Kleine Schwingungen allgemeiner Systeme

A) Ein Freiheitsgrad

- Allgemeine Lagrange-Fkt.: $L = \frac{1}{2} f(q) \dot{q}^2 - V(q)$
 - Sei q_0 eine Ruhelage, d.h. $V'(q_0) = 0$
 - Definiere $q = q_0 + \tilde{q}$. Ausdrücklich Umbenennung $\tilde{q} \rightarrow q$.
- $$\Rightarrow L = \frac{1}{2} f(q_0 + q) \dot{q}^2 - V(q_0 + q) = \frac{1}{2} f(q_0) \dot{q}^2 - V(q_0) - \frac{1}{2} V''(q_0) q^2 + O((q \text{ od. } \dot{q})^3)$$
- Taylor ↑
↑ irrelevant
- $$\Rightarrow L \approx \frac{1}{2} f(q_0) \dot{q}^2 - \frac{1}{2} V''(q_0) q^2$$

Harmon. Osz. mit $\omega = \sqrt{V''/f}$ (Unabhängig von den Details des ursprünglichen Systems!)

B) Viele Freiheitsgrade

- Allgemeine Lagr.-Fkt.: $L = \frac{1}{2} f_{ij}(q) \dot{q}_i \dot{q}_j - V(q) \quad [q \equiv q_1, \dots, q_n]$
- Sei $q_0 \equiv q_1^{(0)}, \dots, q_n^{(0)}$ eine Ruhelage, d.h. $\frac{\partial V}{\partial q_i}(q_0) = 0 \quad \forall i$
- Wie oben: $q \rightarrow q_0 + q$

$$\Rightarrow L = \frac{1}{2} f_{ij}(q_0 + q) q_i \dot{q}_j - V(q_0 + q)$$

Taylor für mehrere Variable:

$$f(\bar{x}) = f(\bar{0}) + x^i \frac{\partial}{\partial x_i} f(\bar{0}) + \frac{1}{2!} x^i x^j \frac{\partial}{\partial x_i} \frac{\partial}{\partial x_j} f(\bar{0}) + \frac{1}{3!} x^i x^j x^k \frac{\partial}{\partial x_i} \frac{\partial}{\partial x_j} \frac{\partial}{\partial x_k} f(\bar{0}) + \dots$$

(ohne Beweis)

$$\Rightarrow L \approx \frac{1}{2} f_{ij}(q_0) \dot{q}_i \dot{q}_j - \frac{1}{2} V_{ij}(q_0) q_i q_j \quad \left(V_{ij} \equiv \frac{\partial^2 V}{\partial x_i \partial x_j} \right)$$

- Da f_{ij} o.B.d.A. symmetrisch, existiert $R \in SO(n)$ so dass $R f R^{-1} = \text{Diag. matrix}$.

• Sei also $RfR^{-1} \equiv \text{diag}(a_1, \dots, a_n)$. Definiere $q_i = (R^T)_{ij} q'_j$

$$\Rightarrow L = \frac{1}{2} \dot{q}'_i \underbrace{R_{ij} f_{jk} R_{ke}^T}_{\text{diag}(a_1, \dots)} \dot{q}'_e - \frac{1}{2} q'_i \underbrace{R_{ij} V_{jk} R_{ke}^T}_{\equiv M_{ie}} q'_e$$

$$L = \frac{1}{2} \sum_i a_i (\dot{q}'_i)^2 - \frac{1}{2} q'_i M_{ij} q'_j$$

• Sei $q'_i = q''_i / \sqrt{a_i}$

$$\Rightarrow L = \frac{1}{2} \dot{q}''_i \dot{q}''_i - \frac{1}{2} \sum_{ij} q''_i \underbrace{\frac{M_{ij}}{\sqrt{a_i a_j}}}_{\equiv K_{ij}} q''_j$$

• Jetzt wieder in
Matrixnotation:

$$L = \frac{1}{2} (\dot{q}''^T) \mathbb{1} \dot{q}'' - \frac{1}{2} q''^T K q''$$

• $\exists \tilde{R} \in SO(n)$ mit $\tilde{R} K \tilde{R}^T = \text{diag}(k_1, \dots, k_n)$; Sei $q'' = \tilde{R}^T q'''$

$$\Rightarrow L = \frac{1}{2} (\dot{q}'''^T) \mathbb{1} \dot{q}''' - \frac{1}{2} q'''^T (\tilde{R} K \tilde{R}^T) q'''$$

• Jetzt $q''' \rightarrow q$:

$$L = \sum_i \left(\frac{1}{2} \dot{q}_i^2 - \frac{1}{2} k_i q_i^2 \right)$$

n unabh. harmon. Osz. mit Frequenz $\omega_i = \sqrt{k_i}$

\Rightarrow Überwältigende Bedeutung des harmon. Osz. in Physik.

- Kommentare:
- gewisse $a_i < 0$ - unphys.
 - gewisse $k_i < 0$ - Ruhelage war instabil
 - gewisse $k_i = 0$ - unsere $O(q^2)$ -Analyse unzureichend

Massenpkt. i 10.2 Lineare Kette



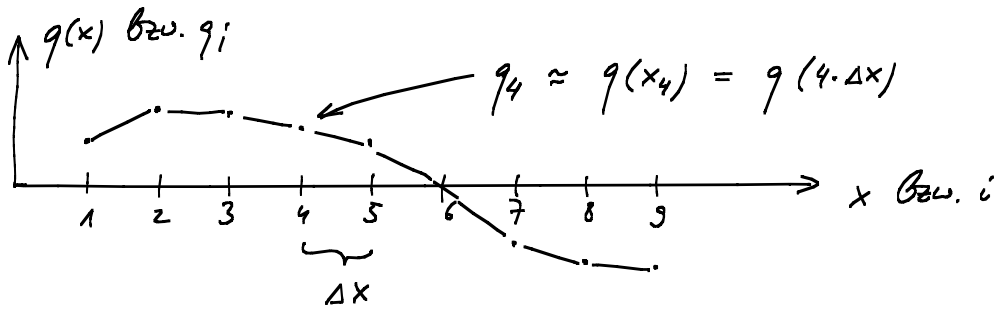
q_i (Auslenkung von Massenpkt. i aus seiner Ruhelage)

↑
alle Federn ungespannt

$$\Rightarrow L = \sum_i \frac{m}{2} \dot{q}_i^2 - \sum_i \frac{k}{2} (q_{i+1} - q_i)^2$$

längenänderung der Feder zwischen i und $i+1$.

- Wir könnten die Analyse von 10.1 anwenden, aber es ist noch interessanter, gleich den Kontinuumslimit zu nehmen:



$x \hat{=}$ Ortskoordinate der Kette ; $q_i = q(x_i)$; $q'(x_i) = \frac{q_{i+1} - q_i}{\Delta x}$

$$\begin{aligned} \Rightarrow L &\approx \sum_i \left[\frac{m}{2} \dot{q}(x_i)^2 - \frac{k}{2} q'(x_i)^2 \Delta x^2 \right] \\ &= \sum_i \Delta x \left[\frac{1}{2} \left(\frac{m}{\Delta x} \right) \dot{q}(x_i)^2 - \frac{(k \Delta x)}{2} q'(x_i)^2 \right] \end{aligned}$$

Jetzt $\Delta x \rightarrow 0$; $m \rightarrow 0$; $k \rightarrow \infty$ so dass $b = k \cdot \Delta x$ ("Kompressionsmodul")
 $\rho = \frac{m}{\Delta x}$ (Liniendichte)

$$L = \int dx \left(\frac{\rho}{2} \dot{q}^2 - \frac{b}{2} q'^2 \right) \quad \text{Konstant bleiben.}$$

mit $q = q(x, t)$

- Damit haben wir unsere erste einfache Feldtheorie hergeleitet:

$$S = \int dt L = \int dt dx \mathcal{L} = \int dt dx \left(\frac{\rho}{2} \dot{q}^2 - \frac{b}{2} q'^2 \right)$$

\uparrow Wirkung \uparrow Lagr.-Fkt. \uparrow "Lagrangian" od. Lagrange-Dichte

- Die Bewegungsgleichungen folgen wie bisher aus dem Hamilton-Prinzip:

$$0 \stackrel{!}{=} \delta S = \int dt dx \left(\frac{\rho}{2} \delta(\dot{q}^2) - \frac{b}{2} \delta(q'^2) \right) =$$

$$= \int dt dx (s \dot{q} \delta \dot{q} - b q \delta q') = \int dt dx \underbrace{(-s \ddot{q} + b q'')}_{\equiv 0 \text{ da } \delta q(t,x) \text{ beliebig}} \delta q + \text{Randterme}$$

\Downarrow Wellengleichung
 $\boxed{\ddot{q} - c^2 q'' = 0} \quad (c^2 \equiv b/s)$

Kommentar: Der echte, elastische Festkörper kann durch ein 3d-Verallgemeinerung der obigen Wirkung beschrieben werden:

$$q(x,t) \rightarrow \bar{q}(\bar{x}, t) = \{q^1(\bar{x}, t), \dots, \dots\} = \{q^i(\bar{x}, t)\}$$

\uparrow
 Auslenkung in x^1 -Richtung, etc.

$$\int dx \frac{s}{2} \dot{q}^2 \rightarrow \int d^3x \frac{s}{2} \dot{\bar{q}}^2 ; \quad \int dx \frac{b}{2} q'^2 \rightarrow \int d^3x \frac{1}{2} b_{ij} k_l \underbrace{\left(\frac{\partial}{\partial x^i} q^j \right) \left(\frac{\partial}{\partial x^k} q^l \right)}$$

verschiedene elast. Eigenschaften
 \Rightarrow Kompressions-, Scherungs-, Verdünnungswellen, ...

10.3 Schwingende Saite

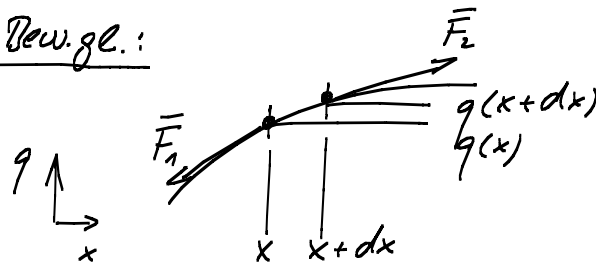
(nichtrelativistische, klassische "Stringtheorie")

• eingespannte Saite: 

(Im Gegensatz zur Kette: Auslenkung orthog. zur x-Achse)

• Newtonsche Herleitung der Bew. gl.:

• Kräftebilanz für das infinitesimale Stück:



$$s dx \ddot{q}(x) = (F_2 + F_1) \Big|_{\perp}$$

• Sei F der Betrag der Kraft, mit der die Saite gespannt ist.

(Kraftänderung durch Längenänderung wird vernachlässigt: $\Delta F/F \ll 1$.)

Dann gilt: $(F_2)_\perp = F \sin \theta \approx F \tan \theta = F \frac{dq}{dx} = F q'(x+dx)$
Winkel mit Horizontalen weil "rechts" am infinit. Stück

analog: $(F_1)_\perp = -F q'(x)$

$$\Rightarrow \int dx \ddot{q}(x) = F \cdot [q'(x+dx) - q'(x)] \Rightarrow S \ddot{q} - F q'' = 0$$

$$\boxed{\ddot{q} - c^2 q'' = 0} \quad c^2 = \frac{F}{S}$$

• Lagrangische Herleitung

$$T = \int dx \frac{S}{2} \dot{q}^2 \quad ; \quad V = F \Delta x = F \cdot \left[\int \sqrt{dx^2 + dy^2} - \int dx \right]$$

↑
gesamte
Längenänderung der Saite

$$V = F \int dx (\sqrt{1+q'^2} - 1) = \int dx \frac{F}{2} q'^2$$

$$\Rightarrow \mathcal{L} = \frac{S}{2} \dot{q}^2 - \frac{F}{2} q'^2 \quad ; \quad \text{exakt wie bei Kette, aber mit } b \rightarrow F, \text{ also } c^2 = F/S$$

$$\Rightarrow \boxed{\ddot{q} - c^2 q'' = 0}$$

Lösung: $q = A \cos[k(x-ct)]$ oder $B \sin[k(x-ct)]$

A, B, k beliebig, gl. linear, also auch:

$$q(x, t) = \int dk \left[A(k) \cos(k(x-ct)) + B(k) \sin(k(x-ct)) \right]$$

↑
freie Funktionen in Lösung!

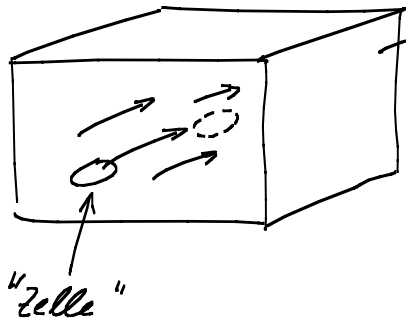
Dies ist ein allg. Eigenschaft der partiellen Dgl. (in t & x), mit der wir es hier zu tun haben. $A(k)$ & $B(k)$ werden benutzt, um die Anfangsbed.-en $q(x, 0)$ & $\dot{q}(x, 0)$ zu beschreiben. Außerdem haben wir i.A. noch Randbedingungen (z.B. bei $x=0$ & $x=L$) zu erfüllen.

Kommentar: Speziell für $q(0) \equiv q(L) \equiv 0$ finden wir nur diskrete Werte für k & bestimmte Relation zw. A & B
 → stehende Wellen. Wenn wir uns bei diesen dann auf hinreichend kleine k beschränken, ist unser Kontinuumslimes im Fall der Kette "a posteriori" gerechtfertigt.

10.4 Ideale Hydrodynamik (ideal) fluid dynamics

- Leser: keine mikroskopische Beschreibung – nur "Flüssigkeitszellen" die zwar sehr klein sind, aber doch jeweils sehr viele Teilchen enthalten.

• Newton:



strömende Flüssigkeit
 ("Felder": $\vec{v}(\vec{x}, t)$
 $\rho(\vec{x}, t)$
 $p(\vec{x}, t)$
 ↳ "Feldtheorie")

Newton für diese Zelle: $m \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}$

↑
 "Materialableitung"
 ("substantial" or "material" derivative)

1) $\frac{d}{dt} = \frac{\partial}{\partial t} + \underbrace{\frac{dx^i}{dt} \frac{\partial}{\partial x^i}}_{\text{der "zelle"}}$

2) $\vec{F}_p = - \int_{\text{Oberfl.}} p d\vec{f} = - \int_{\text{Vol.}} (\nabla p) dV$; $\vec{F} = \vec{F}_p + \vec{F}_{\text{auß.}}$

[Herleitung der letzten Gleichheit: $\int_0 \vec{e}_i p \cdot d\vec{f} = \int \text{div}(\vec{e}_i p) dV$ ← $\int_{\text{auß.}}$

$$= \int_V \frac{\partial}{\partial x_1} (\rho) dV = \int_V ((\hat{e}_1 \cdot \vec{\nabla}) \rho) dV ; \text{ analog für } \hat{e}_2, \hat{e}_3$$

⇒ Resultat (Gleichheit der Vektoren) folgt.]

Jetzt 1) & 2) einsetzen, durch "Vol. der Zelle" teilen:

$$\rho \left(\frac{\partial \vec{u}}{\partial t} + (\vec{u} \cdot \vec{\nabla}) \vec{u} \right) = -\vec{\nabla} p + \frac{\vec{F}_{\text{äuß.}}}{\text{Vol.}} \Rightarrow$$

$$\frac{\partial \vec{u}}{\partial t} + (\vec{u} \cdot \vec{\nabla}) \vec{u} = -\frac{\vec{\nabla} p}{\rho} + \frac{\vec{f}}{\rho}$$

Euler

äuß. Kraft/Masse

- Dazu gehört noch:

Massenerhaltung (= Kontinuitätsgleichung)

- Anschaulich klar: $\vec{j} = \rho \vec{u}$ beschreibt Massenstrom

($\vec{j} \cdot d\vec{f}$ = Massenstrom - also Masse/Zeit durch gedachte Fläche $d\vec{f}$)

- Wähle ein festes (gedachtes) Volumen in der Flüssigkeit und berechne Massenstrom aus diesem Volumen:

$$\int_0 \vec{f} \cdot \vec{j} = \int_V (\text{div } \vec{j}) dV$$

- Dies muss gleich sein zu

$$-\frac{dm}{dt} = -\frac{d}{dt} \int \rho dV$$

Also:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \text{div}(\rho \vec{u}) = 0$$

Kontinuität

- Dies reicht nicht zur Beschreibung - Wir brauchen noch die Zustandsgleichung $p = p(\rho)$ [Dies ist immer der einfachste Fall, bei dem wir Wärmeaustausch & Dissipation im "Fluid" ausschließen. Ein Bsp. ist die Adiabaten Gleichung $p \sim \rho^\kappa$ des idealen Gases.]

- Also: Euler + Kontin. + Zust. : 5 partielle Dgl.en für die 5 Felder ρ, p, \vec{u} . Prinzipiell lösbar!

- Einfache Anwendung: Bernoulli

Dazu Annahmen: inkompressibel: $\rho = \text{const.}$

stationär: $\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = 0$

$$\Rightarrow (\vec{v} \cdot \nabla) \vec{v} = -\frac{\nabla p}{\rho} + \vec{f} \quad ; \quad \vec{f} = -\nabla V$$

$$\Rightarrow \underbrace{(\vec{v} \cdot \nabla) \vec{v}}_{\equiv \frac{d}{dt}} + \nabla \left(\frac{p}{\rho} + V \right) = 0 \Rightarrow \vec{v} \cdot \frac{d}{dt} \vec{v} + \underbrace{(\vec{v} \cdot \nabla) \left(\frac{p}{\rho} + V \right)}_{\equiv \frac{d}{dt}} = 0$$

"mal" \vec{v}

$$\Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} \vec{v}^2 + \frac{p}{\rho} + V \right) = 0 \quad \text{bzw.} \quad \boxed{\frac{1}{2} \vec{v}^2 + \frac{p}{\rho} + V = \text{const.}}$$

(Bernoulli)

entlang
Flusslinie

10.5 Potentialströmungen

- Falls $\nabla \times \vec{v} = 0$ ("Wirbelfreiheit") bleibt dies für immer so.

["Kelvin's theorem": Die "Zirkulation" $\oint_C \vec{v} \cdot d\vec{s}$ bleibt für "barotrope" Strömungen* erhalten (hier ohne Beweis). Daraus folgt insbes., dass Wirbelfreiheit erhalten bleibt. "barotrop" heißt, es gibt ein $p = p(\rho)$, was insbes. dann gilt, wenn die "Entropie" (siehe später) erhalten bleibt. Dies wiederum erfordert, dass es keine (innere) Reibung gibt, was wir im Moment natürlich annehmen.] {*} im konserv. Kraftfeld, also mit $\vec{f} = -\nabla(\dots)$

- Es existiert dann ein "Potential" φ (nicht verwechseln mit V !), so dass $\vec{v} = \nabla \varphi$ [Beweis wie beim kons. Kraftfeld].
- Wir nehmen weiterhin "Inkompressibilität" an, also $\rho = \text{const.}$

Dann gilt $\frac{\partial \rho}{\partial t} + \text{div}(\rho \vec{v}) = 0 \Rightarrow \text{div} \vec{v} = 0$

$$\Rightarrow \operatorname{div}(\nabla\varphi) = 0 \Rightarrow \boxed{\Delta\varphi = 0}$$

Laplace-Gl.

(insbesondere linear in φ -
- mächtige Methoden zur Lsg. existieren)

• Noch besser wird es in $d=2$, wo wir zusätzlich haben:

$$\tilde{\sigma}_i \equiv -\epsilon_{ij}\sigma_j \quad ; \quad \operatorname{rot}\tilde{\sigma} \sim \epsilon_{ij}\partial_i\tilde{\sigma}_j = -\underbrace{\epsilon_{ij}\epsilon_{jk}}_{-\delta_{ik}}\partial_i\sigma_k = \operatorname{div}\tilde{\sigma} = 0$$

$$\Rightarrow \exists \varphi \text{ mit } \epsilon_{ij}\sigma_j = -\partial_i\varphi$$

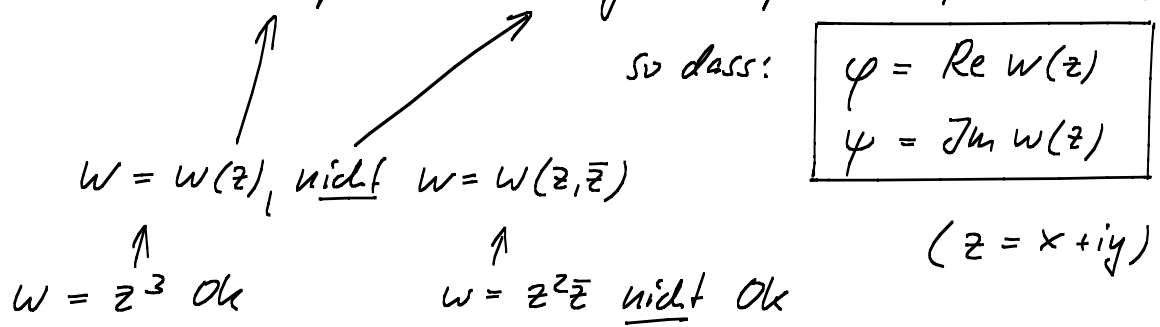
Bew.: $\boxed{\begin{matrix} \sigma_1 = \partial_2\varphi \\ \sigma_2 = -\partial_1\varphi \end{matrix}} \quad \left(\begin{array}{l} \text{Vgl.:} \\ \boxed{\begin{matrix} \sigma_1 = \partial_1\varphi \\ \sigma_2 = \partial_2\varphi \end{matrix}} \end{array} \right)$

• φ heißt "Strömungsfkt." weil [Strömungslinien = Linien mit $\varphi = \text{const.}$]

(Dies ist offensichtlich weil $\tilde{\sigma} \cdot \nabla\varphi = \sigma_i \cdot (-\epsilon_{ij}\sigma_j) = 0$.)

• Wir haben also (mit $1,2 \rightarrow x,y$): $\boxed{\begin{matrix} \partial_x\varphi = \partial_y\psi \\ \partial_y\varphi = -\partial_x\psi \end{matrix}}$ Cauchy-Riemann-Dgl.-en

• $\Rightarrow \exists$ "holomorphe" bzw. "analyt." kompl. Fkt., $w = w(z)$,



• \Rightarrow Jedes $w(z)$ gibt (ideale) 2d-Strömung!

- \Rightarrow Sogenannte "konforme Trf.-en" $f: z \rightarrow f(z)$

geben $w(z) \rightarrow w'(z) = w(f(z))$.

("Neue" Strömungen aus alten durch konf. Trf.-en)

[mehr in Übungen]

10.6 Navier-Stokes Gl. (nur Idee)

- Wir wollen jetzt über die "ideale" Hydrodynamik von 10.5 hinausgehen, indem wir "Viskosität" (innere Reibung) zulassen. Zur Vereinfachung sei jetzt $\vec{f} \equiv 0$, so dass Euler sagt:

$$\rho \left(\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} - (\vec{v} \cdot \nabla) \vec{v} \right) = - \nabla p$$

- Unter Ausnutzung der Kontinuitätsgl. kann dies umgeschrieben werden als:

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho v_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} \left(\underbrace{\rho \delta_{ij} + \rho v_i v_j}_{\equiv \Pi_{ij}} \right) = 0$$

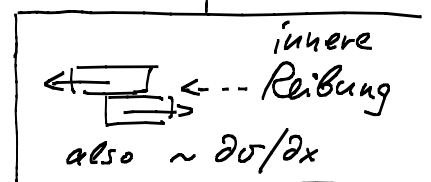
$\equiv \Pi_{ij}$ (Fluss von Impuls in "i"-Richtung durch Fläche orthog. zu "j")

- Die Euler-Gl. ist also letztlich nur Impulserhaltung. Der dabei auftretende "Impuls-Fluss-Tensor" Π_{ij} lautet allgemein $\Pi_{ij} = \sigma_{ij} + \rho v_i v_j$. Der erste Term heißt "Spannung-Tensor" und beschreibt die Kräfte, welche die Flüssigkeit auf sich selbst ausübt. Oben hatten wir nur den Druck-Anteil $\sigma_{ij} = p \delta_{ij}$. Diesen wollen wir jetzt ergänzen: $\sigma_{ij} \rightarrow \sigma_{ij} + \sigma'_{ij}$

- Allgemeinste konsistente Form (in führender Ordnung in $\partial v_i / \partial x_j$):

$$\sigma'_{ij} = \eta \left(\frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \right) + \mu \delta_{ij} (\text{div } \vec{v})$$

(Dies ist ein nichttriviales Ergebnis, das insbes. Drehimpulserh. ausnutzt.)

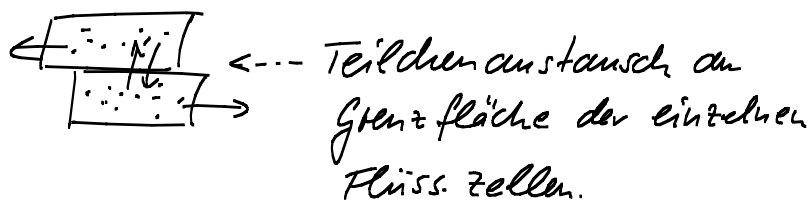


- Wenn wir jetzt wieder zum inkompressiblen Fall vereinfachen, ergibt sich nach weiterer Umschreibung:

$$\rho \left(\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \nabla) \vec{v} \right) = - \nabla p + \eta \Delta \vec{v} \quad \text{Navier-Stokes}$$

↑
"dynamische Viskosität".

Kommentar: mikroskopische Ursache von η (u.a.):



- Einige Mechanik-Bücher haben Kapitel zur Hydrodynamik. Es gibt viele Bücher speziell zur Hydrodynamik. Eine knappe Einführung geben die Lecture-Notes von G. Falkovich: "Fluid Mechanics - A Short Course for Physicists" (Buch & Web).