

Korrektur letzte Vorlesung

Aufwertverfahren

$$1 - \eta := \frac{P_V}{P_A}$$

P_V Verlustleistung

P_A zugeführte Leist.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

totales Differential

$$-d\eta = \frac{dP_v}{P_f} - \frac{P_v}{P_f} \frac{dP_f}{P_f}$$

$$1 - \eta := \frac{P_v}{P_f} \leadsto P_f = \frac{P_v}{1 - \eta}$$

$$-d\eta = (1 - \eta) \frac{dP_v}{P_v} - (1 - \eta)^2 \frac{dP_f}{P_v}$$

exakt

$$\eta = 80\% \leadsto 1 - \eta = 0.2 \\ (1 - \eta)^2 = 0.04$$

$$-d\eta = (1-\eta) \frac{dP_v}{P_v} + \sigma (1-\eta)^2$$

Vernachlässigen des Terms $(1-\eta)^2$

$$-d\eta \approx (1-\eta) \frac{dP_v}{P_v}$$

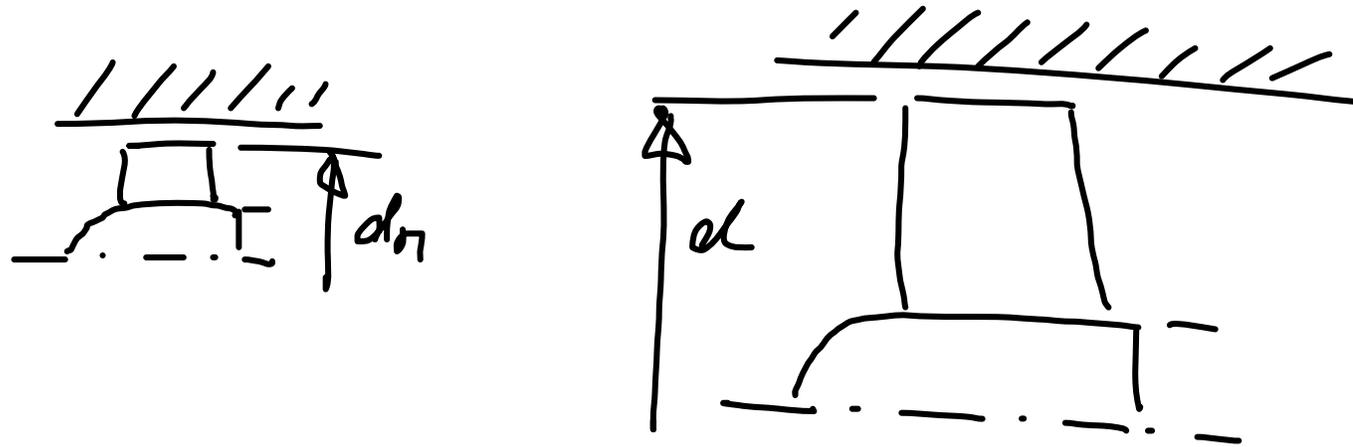
logarithmische Änderung



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22



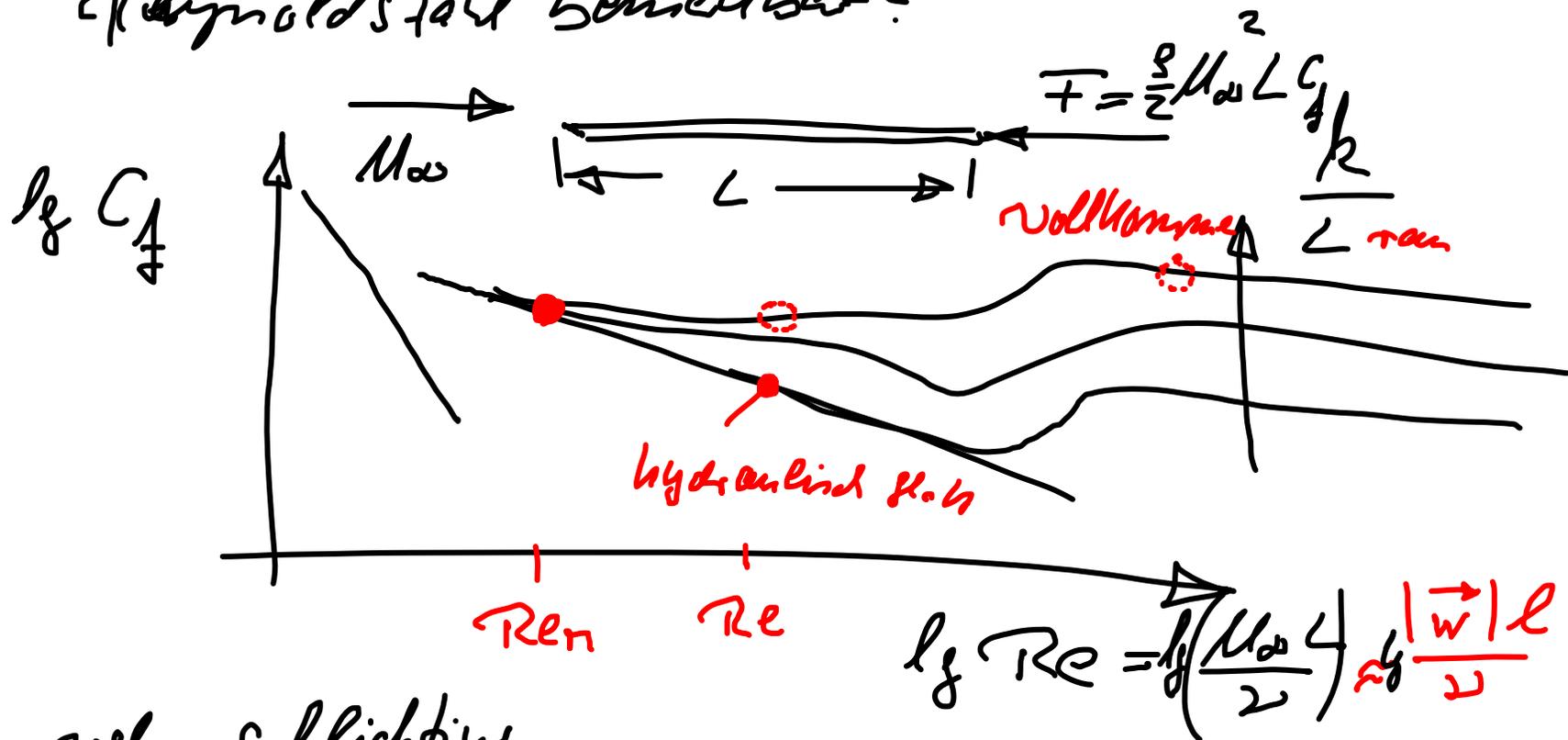
$$\mathcal{K} := \frac{d_n}{d}$$

Unvollständig Ähnlichkeit in der Reynoldszahl

$$Re_n = \mathcal{K} Re$$

$$\eta_n(\varphi, Re_n, \frac{k_n}{d_n}, \dots) \leq \eta(\varphi, Re, \frac{k}{d}, \dots) \quad 234$$

Wie macht sich ein Verlust aus (Gewinn o. ...)
 Wiskusstoff durch Änderung der
 Reynoldszahl bemerkbar?



vgl. Schlichting
 Grenzschichttheorie
 Springer Verlag.

engl. Boundary layer theory
 Springer-Verlag.

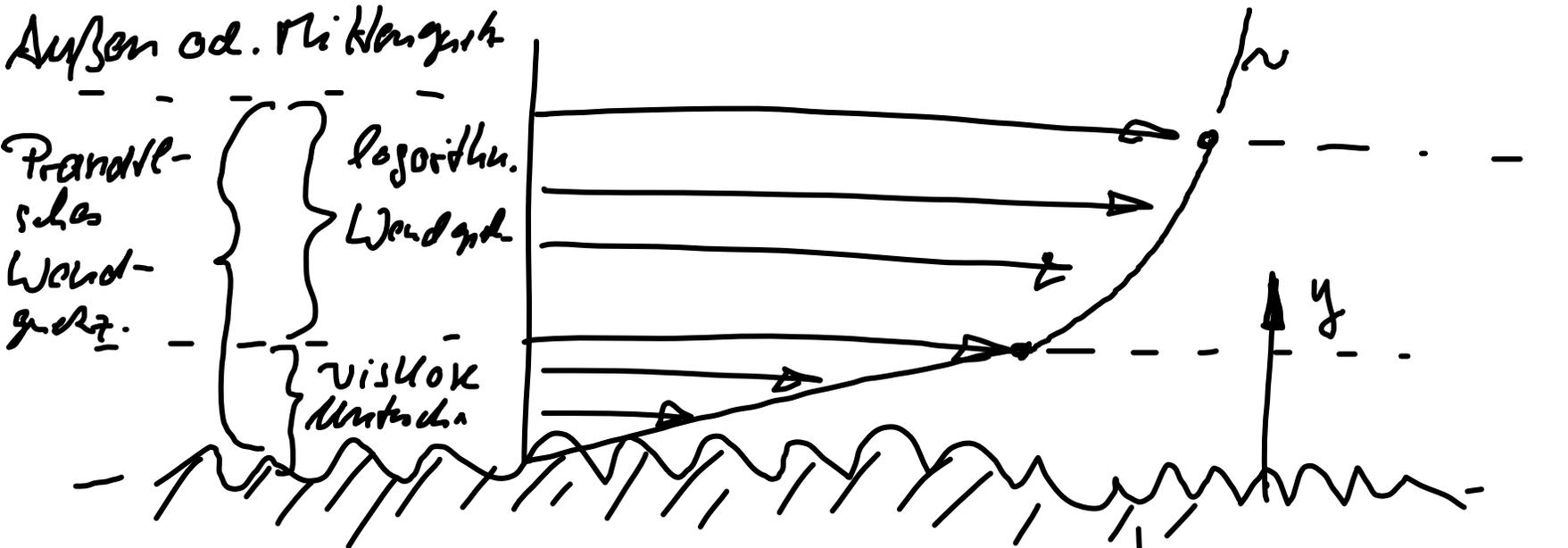


TECHNISCHE
 UNIVERSITÄT
 DARMSTADT

FLUID
 SYSTEM
 TECHNIK



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
 Sommersemester 2011
 Grundlagen der Turbo-
 maschinen und Fluidsysteme
 Vorlesung 22



hydraulisch glatt

vollkommen rau.

Viskose Unterschicht
verschwindet vollkommen
im Bereich Rauheit.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



FLUID
SYSTEM
TECHNIK



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

typische Gänge im Bereich des
Prandtl'schen Wandgesetzes ist die sogenannte
viskose Gänge

$$f_w = f_w(\tau_w, \rho, \nu)$$

$$f_w = \frac{\nu}{u_*}$$

mit der sogenannten Schubspannungsgeschw.

$$u_* := \sqrt{\tau_w / \rho}$$





① hydraulisch glatte Wand

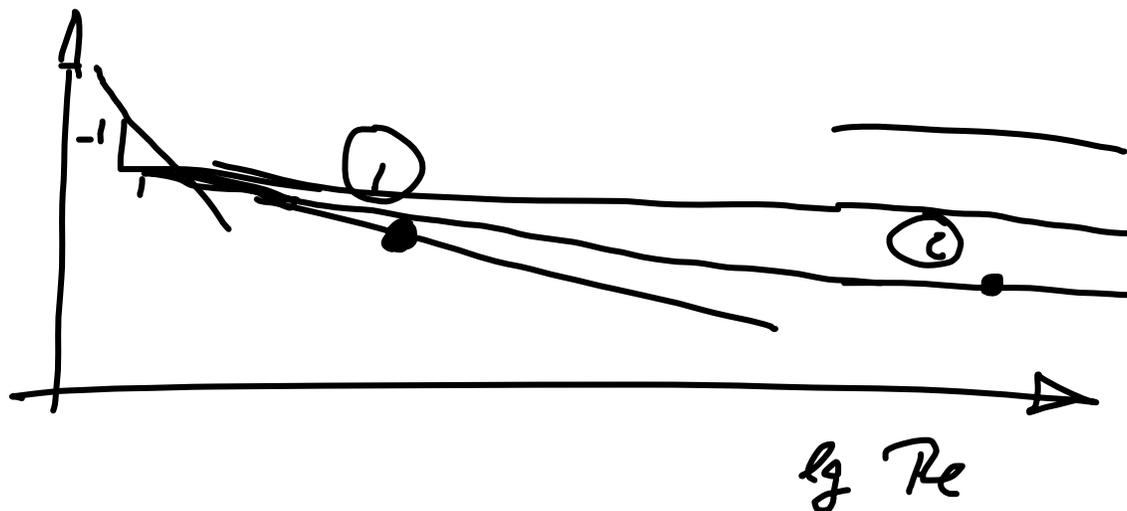
$$\delta_{22} \gg h$$

weitere Reduktion
der Wandschicht
ist technisch
nicht sinnvoll!

② vollkommene rauhe Wand

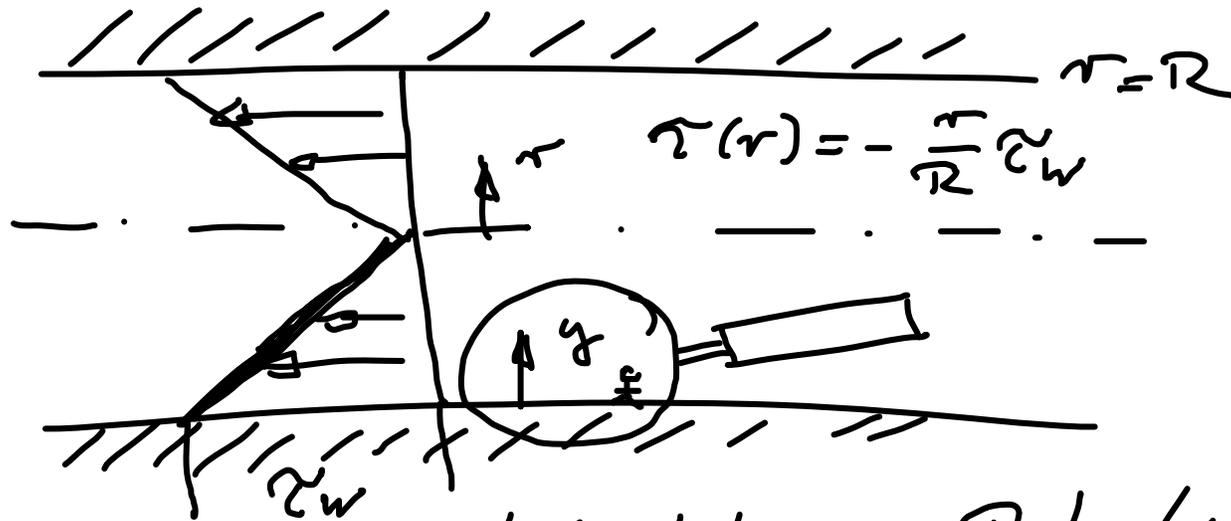
$$\delta_{22} \ll h$$

$\lg c_f$

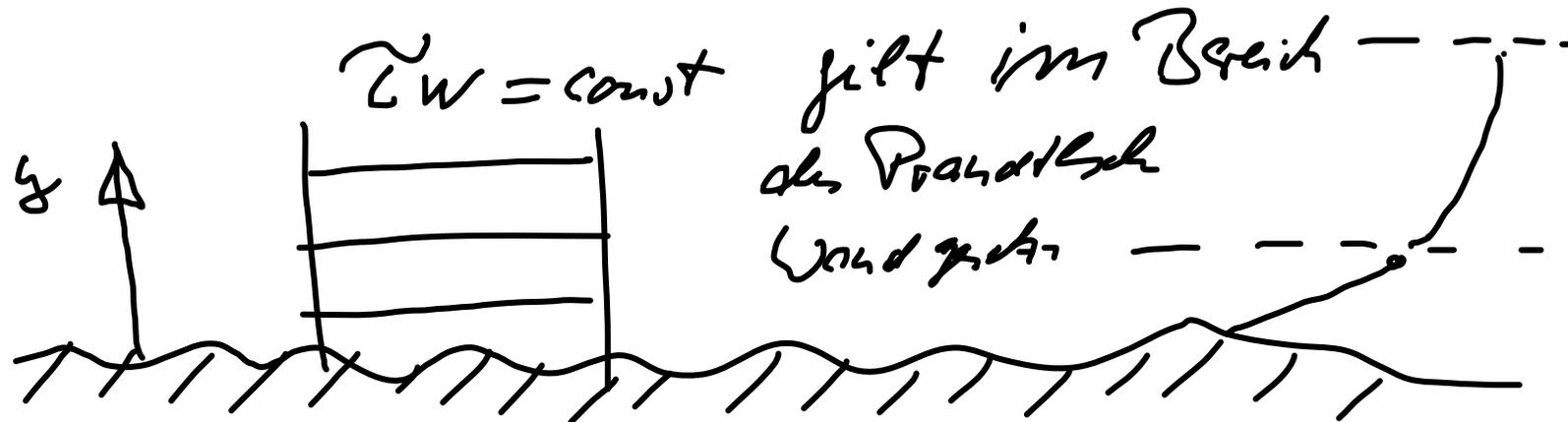


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

Was ist charakteristisch für das Parabolische
Wandgesetz?



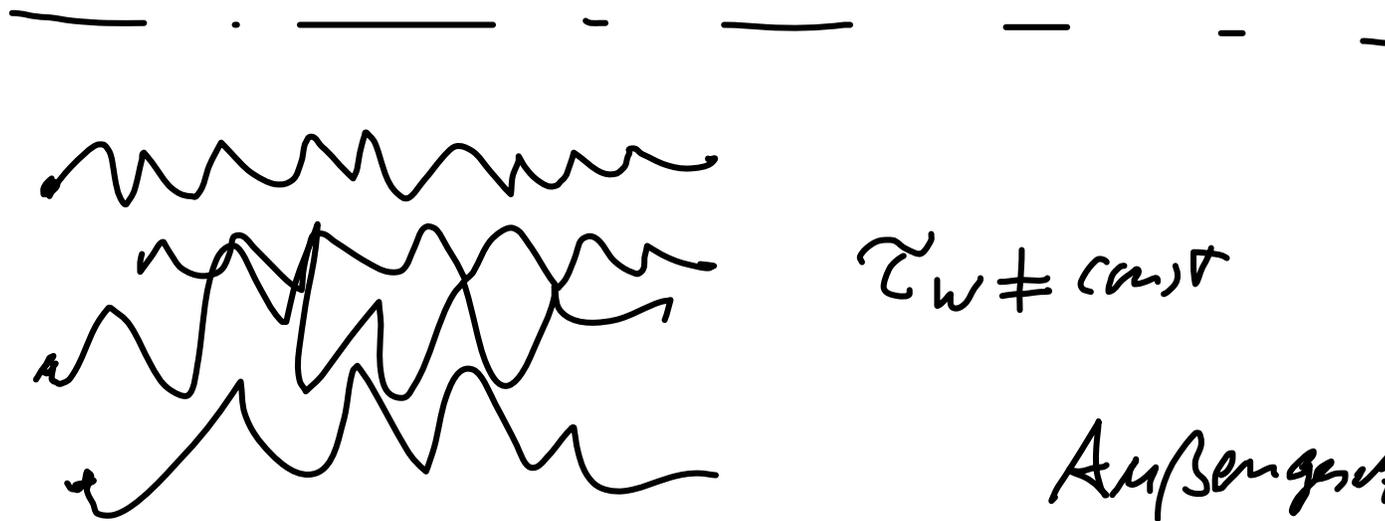
Im zeitlichen Mittel stationäre Rohrströmung.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22



$$\vec{u}(\vec{x}, t) = \underbrace{\overline{\vec{u}}(\vec{x})}_{\text{zeitl. Mittelwert}} + \underbrace{\vec{u}'(\vec{x}, t)}_{\text{stochastische Schwankungsgesch.}} \quad |\vec{u}'| \sim u_*$$

Für eine Schichtströmung

$$\vec{u} = \underbrace{\bar{u}(y)}_{\text{}} \vec{e}_x + \underbrace{\vec{u}'(x, t)}_{\text{}}$$

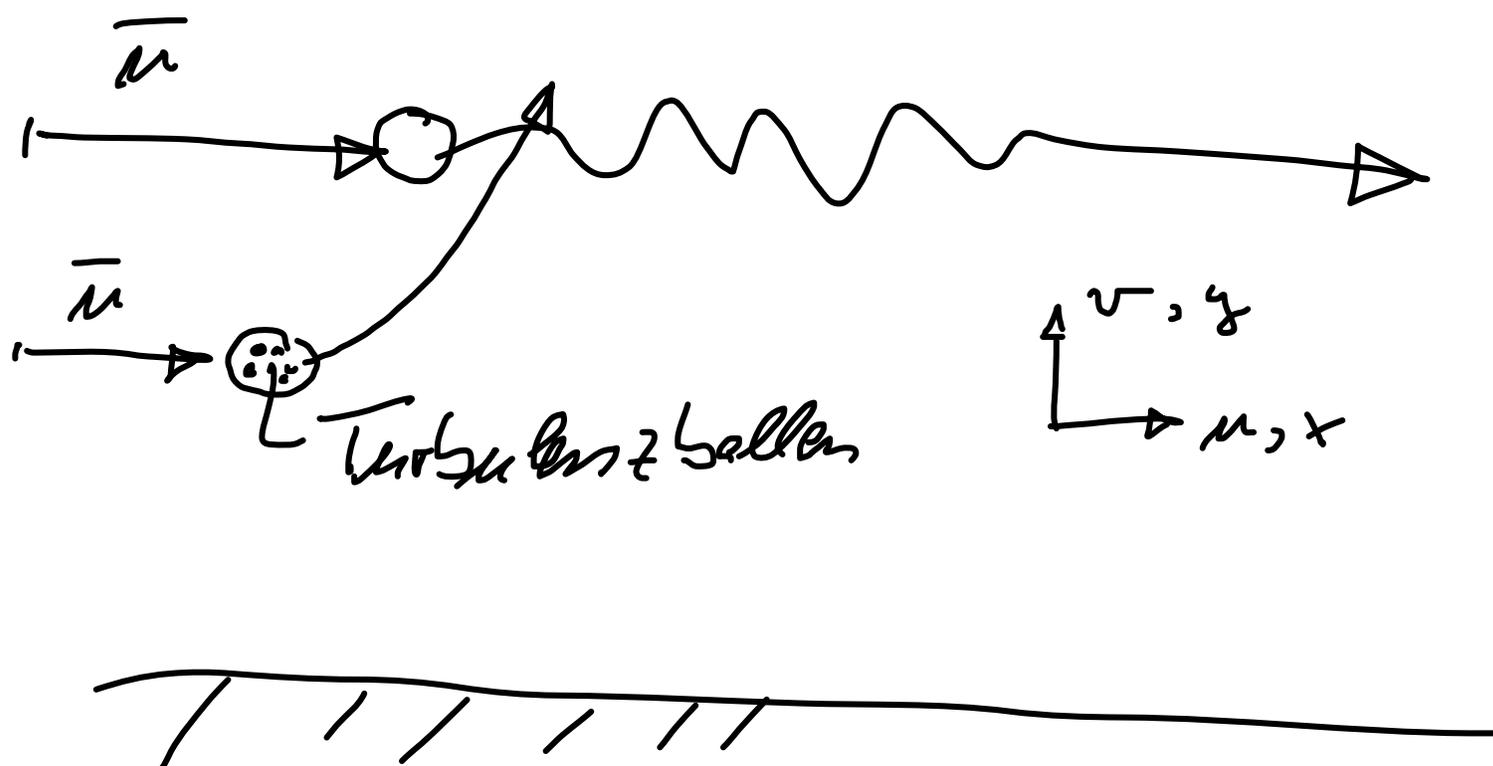
\Downarrow

Trogheitswirkungen.

$$\bar{V} = \int_A \bar{u}(y) A$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22



Turbulente Scheinviskosität

$$\tau_t = -\rho \overline{u'v'} \quad \text{Reynold'sche Spannung.}$$



$$\tau = \tau_t + \tau_v$$

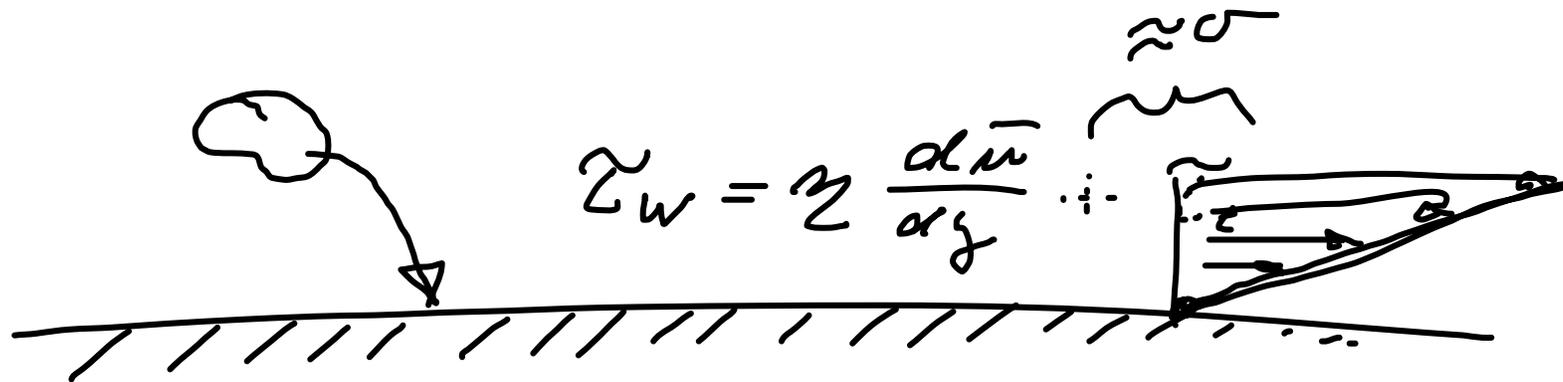
$\tau = \tau_{xy} = \tau_{yx}$ bei einer Schichtaustr. .

$$\tau_t = -\rho \overline{u'v'} \quad \text{Reynoldsch Spannung}$$

$$\tau_v = \mu \frac{d\bar{u}}{dy} \quad \text{viskose Spannung}$$

$$\frac{dy}{dx} \leq 30 \quad \tau = \tau_w = \text{const} \quad \text{Prandtl'sche
Wandger. .}$$

Warum ist eine viskose Grenzschicht auf?



$v' \equiv 0$ an der Wand infolge kinematischer Randbedi.

↳ $\overline{u'v'} \equiv 0$ an der Wand.

↳ $\frac{\bar{\mu}}{\mu_*} = \gamma / \delta_2$ viskose Grenzschicht.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

Geschwindigkeitsprofil außerhalb der viskosen Unterschicht:

$$\frac{\bar{u}}{u_*} = \frac{1}{\kappa} \ln\left(\frac{y}{\delta\nu}\right) + B$$

κ von Karman'sche Konstante $\kappa = 0.4$

$$B \approx 5$$

κ, B sind universelle Konstante.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

Aufhebung des viskosen Unterschieds

$$\zeta_w = \zeta_e + \underbrace{\zeta_v}_{\zeta_v \ll \zeta_e}$$

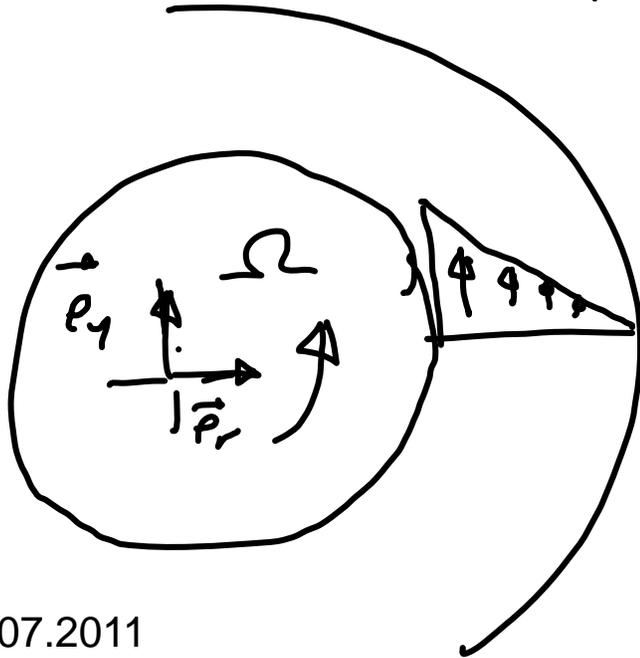
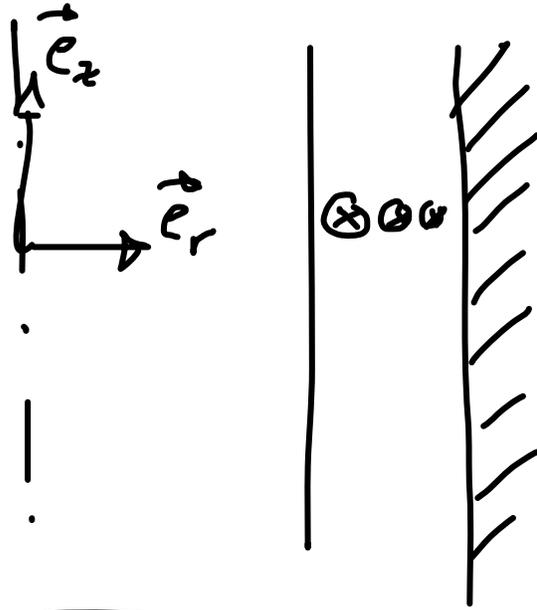
$$\frac{d\bar{m}}{dy} = f_4(\zeta_w, \gamma, \rho)$$

↳ vgl. Spure Dimensionen
sehr kleine Ablicht, um Vorzeichen.

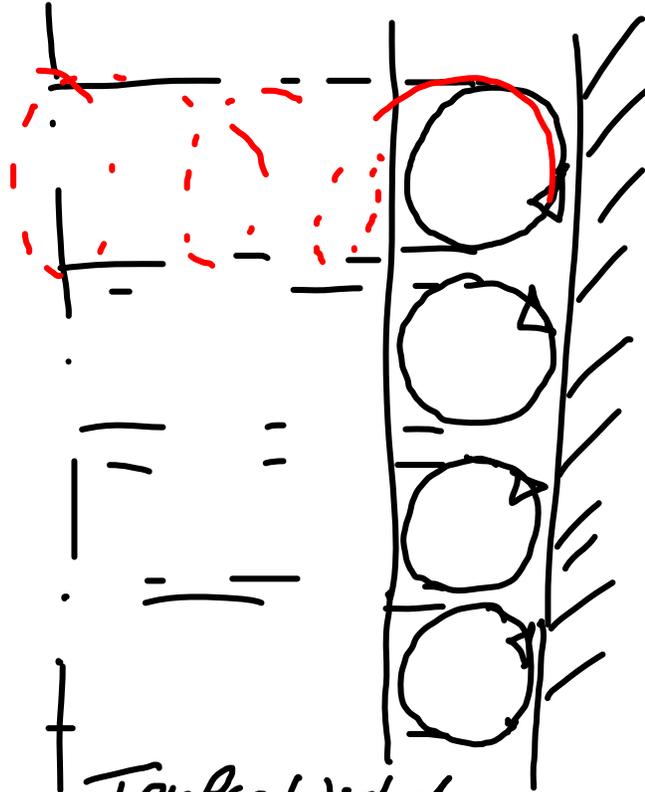


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

$$\Omega < \Omega_c$$



$$\Omega > \Omega_c$$



Taylor Wirbel.

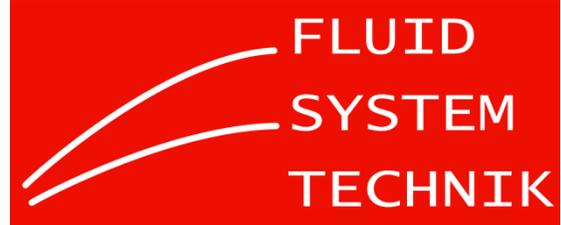
↳ Dissipative Struktur

↳ Nichtlinear, irreversible

Thermodynamik 1972 Prigogine



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

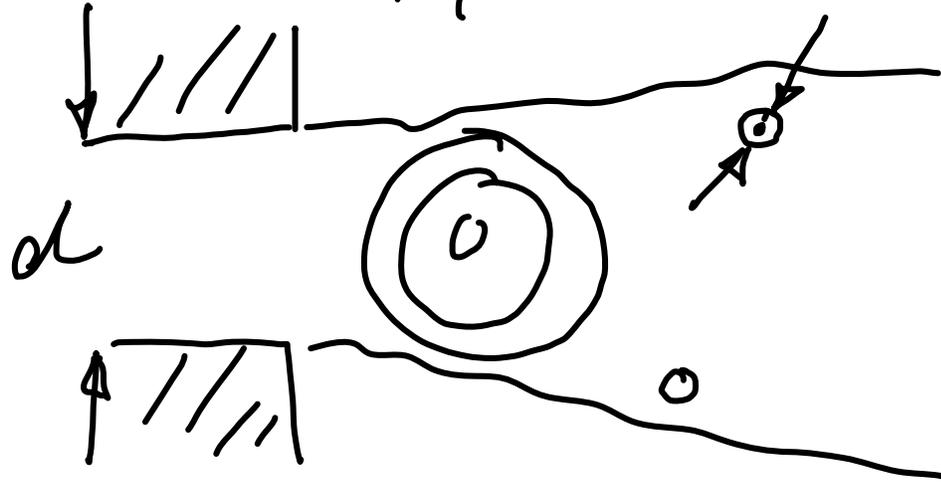


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

Turbulente Strömung wird durch ~~Wirbel~~
geprägt.

↳ Wirbeltransportgleichung

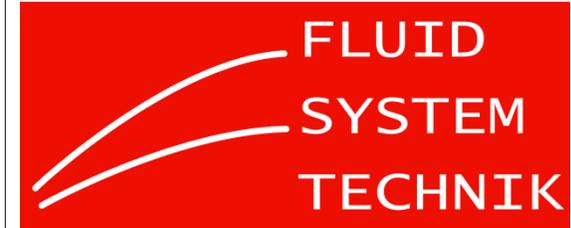
↳ Größte Wirbel sind von der
Größenordnung der relevanten technischen
Abmessungen.



Kleinste Wirbel werden durch die
Kolmogorovs Skala bestimmt



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

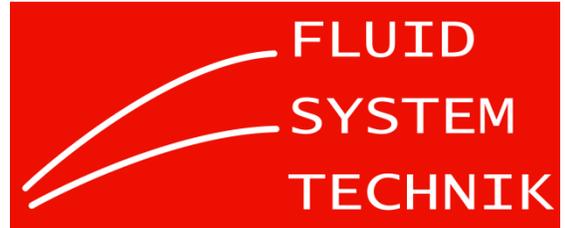


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

$$\frac{1}{k} = f(\nu, \varepsilon, \dots)$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



FLUID
SYSTEM
TECHNIK



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22



$$\eta = \eta \left(\varphi, \underbrace{Re, \frac{k}{\alpha}}_{c_f}, \frac{f}{\alpha}, \dots \right)$$

$$c_f \left(Re, \frac{k}{\alpha} \right)$$

$$\eta = \eta \left(\varphi, \underbrace{c_f}_{\text{Anker}}, \frac{f}{\alpha}, \dots \right)$$

Aufwertflügel

$$-d\eta = (1-\eta) \frac{dP_L}{P_L} \stackrel{\text{nur Änderung in } c_f}{=} (1-\eta) \frac{dc_f}{c_f}$$

$d \rightarrow \Delta$

$$-\Delta \eta = (1 - \eta) \frac{\Delta c_f}{c_f}$$

$$\frac{\eta - \eta_n}{1 - \eta_n} = \frac{c_{fn} - c_f}{c_{fn}}$$

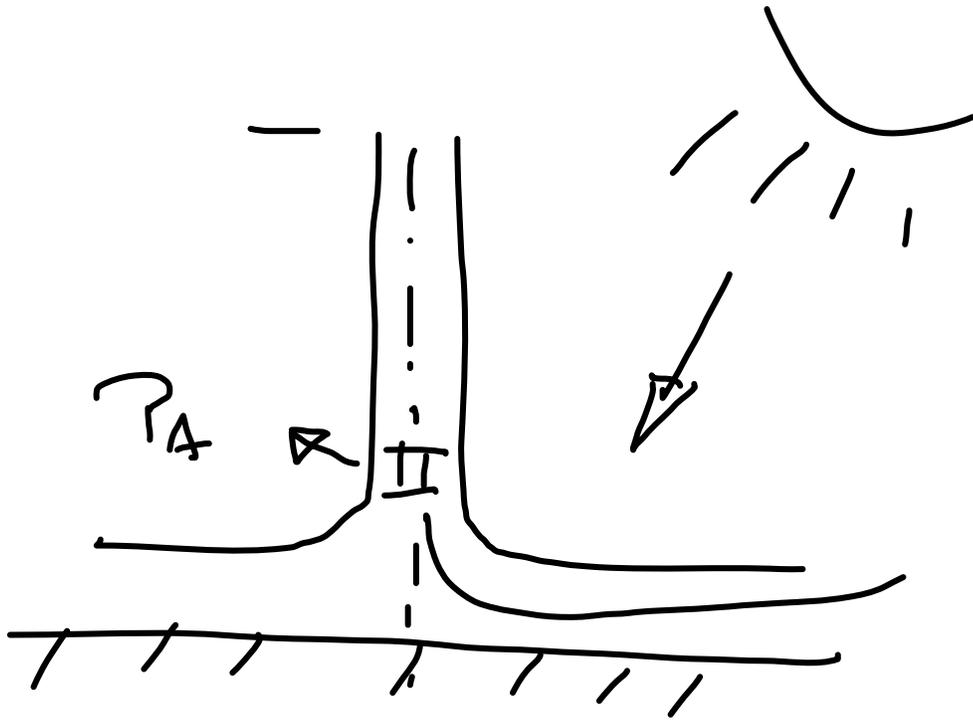


TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22

$$\frac{Dh}{Dt} + \frac{DE}{Dt} = P + \dot{Q}$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 22