

# **VORTRAGSÜBUNG TECHNISCHE STRÖMUNGSLEHRE**

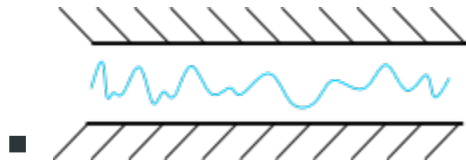
Tobias Rentschler

**DIFFERENTIALGLEICHUNG IM SPALT**

# VORBEMERKUNGEN ZU DGL IM SPALT

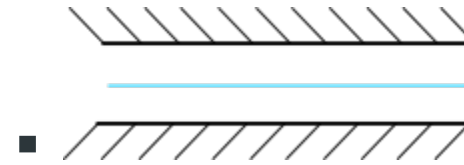
## Spaltströmungen:

- Turbulent:



- Bewegungen quer zur Hauptströmung

- Laminar:



- Keine Bewegungen quer zur Hauptströmung

- Voll ausgebildet: Keine Änderung der Strömung in Strömungsrichtung

- 2D - Strömung

- Viskosität: Zähigkeit eines Fluids

- dynamische Viskosität:  $\mu \left[ \frac{kg}{ms} \right]$

- kinematische Viskosität:  $\nu \left[ \frac{m^2}{s} \right]$

- $\mu = \rho \cdot \nu$

- Newton'sches Fluid: linear viskoses Fließverhalten:  $\tau = \mu \frac{\partial u}{\partial y}$



# VORBEMERKUNGEN ZU DGL IM SPALT

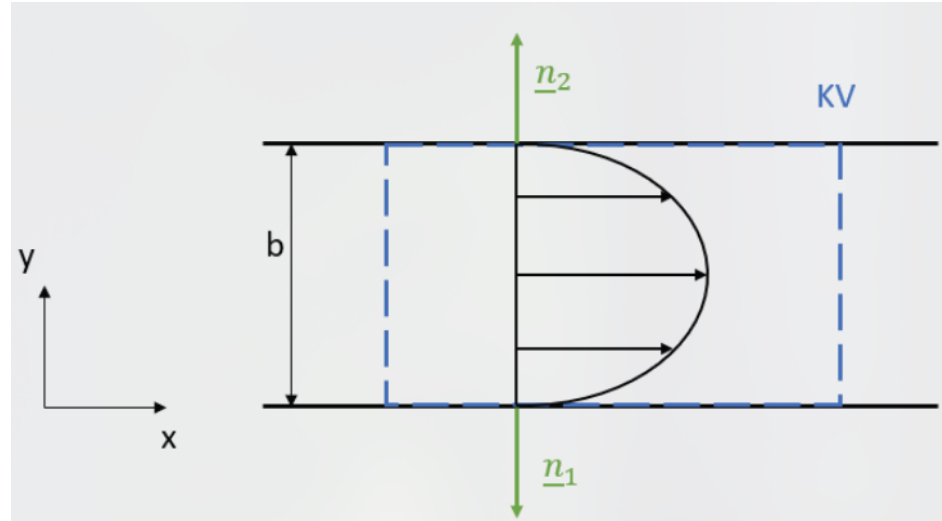
*DGL einer stationären, inkompressiblen 2D-Spaltströmung*

- Massenbilanz:  $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0$
- Impulsbilanz:
  - $x$ -Richtung:  $\rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} \right) = \rho g_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu \left( \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right)$
  - $y$ -Richtung:  $\rho \left( \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} \right) = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \mu \left( \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} \right)$
- Laminar:  $v = 0 \Rightarrow \frac{\partial v}{\partial y} = 0 \Rightarrow \frac{\partial u}{\partial x} = 0$
- Folgende Terme der Impulsgleichung werden auf Grund der Annahmen zu Null:
  - $\frac{\partial u}{\partial t} = 0$  stationär
  - $u \frac{\partial u}{\partial x} = 0$  voll ausgebildet
  - $v \frac{\partial u}{\partial y} = 0$  laminar und voll ausgebildet
  - $\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = 0$  voll ausgebildet



# VORBEMERKUNGEN ZU DGL IM SPALT

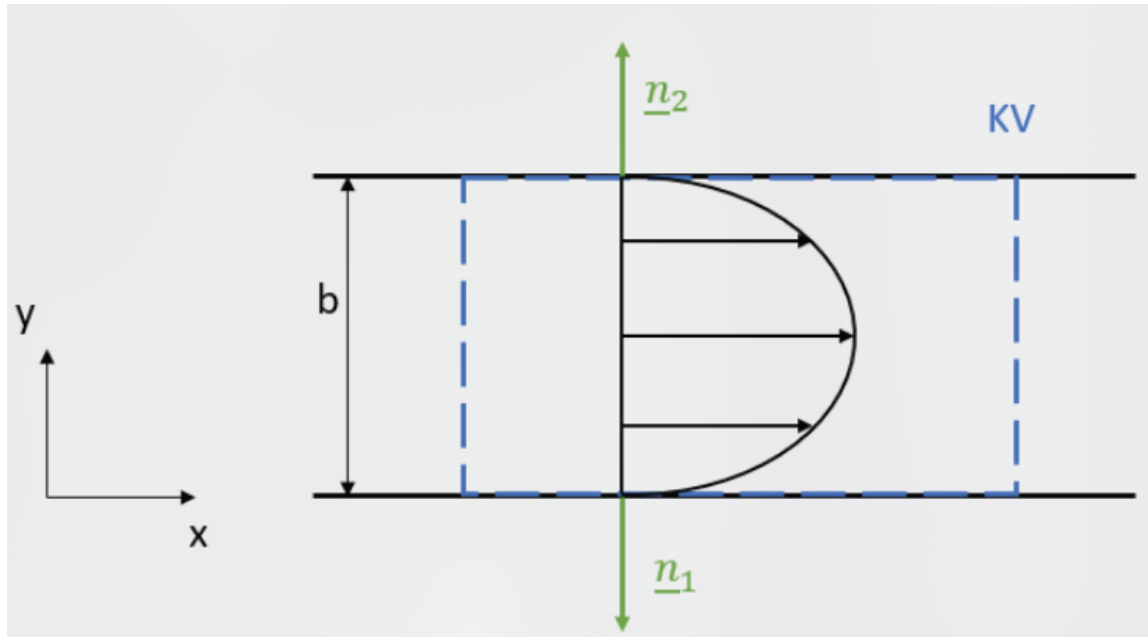
- Hydrostatische Druckverteilung



- $x$ - Richtung:  $-\frac{\partial p}{\partial x} + \mu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = 0$
- $y$ - Richtung:  $\rho g_y = \frac{dp}{dy}$

# BEIBLATT DIFFERENTIALGLEICHUNGEN

*Bestimmung des Vorzeichens der aus der Schubspannung resultierenden Kraft vom Körper auf das Fluid*



- Annahmen:
  - Die Strömung ist stationär, laminar und voll ausgebildet.
- Möglichkeit 1: Bestimmung des Vorzeichens aus der Anschauung:
  - Das Fluid wird an den Stellen  $y = 0$  und  $y = b$  abgebremst.
  - $\Rightarrow$  Es muss eine Kraft auf das Fluid in negativer Richtung wirken.



# BEIBLATT DIFFERENTIALGLEICHUNGEN

Bestimmung des Vorzeichens der aus der Schubspannung resultierenden Kraft vom Körper auf das Fluid

Möglichkeit 2: Bestimmung des Vorzeichens rechnerisch über  $F_{S,\tau}$

- $$F_{S,\tau} = \int_S \tau \cdot dS = \int_S \tau \cdot n dS = \int_S \begin{pmatrix} \tau_{xx} & \tau_{xy} \\ \tau_{yx} & \tau_{yy} \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} n_x \\ n_y \end{pmatrix} dS$$

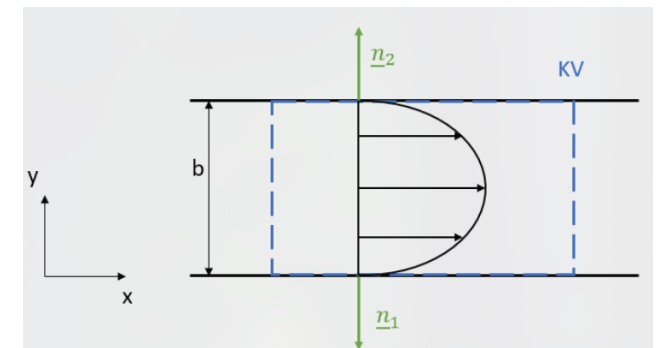
- $$= \int_S \begin{pmatrix} \tau_{xx}n_x + \tau_{xy}n_y \\ \tau_{yx}n_x + \tau_{yy}n_y \end{pmatrix} dS$$

- mit  $n_x = 0$  :

- $$F_{S,\tau} = \int_S \begin{pmatrix} \tau_{xy}n_y \\ \tau_{yy}n_y \end{pmatrix} dS = \int_S \begin{pmatrix} \mu \left( \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right) n_y \\ 2\mu \frac{\partial v}{\partial y} n_y \end{pmatrix} dS$$

- mit  $v = 0$  (laminar, voll ausgebildet):

- $$F_{S,\tau} = \int_S \begin{pmatrix} \mu \frac{\partial u}{\partial y} n_y \\ 0 \end{pmatrix} dS$$





## AUFGABE 16 A) (BASISWISSEN)

gesucht:  $\frac{\partial p}{\partial x}$  damit  $Q = 0$

$$Q = \int_A u_A dA = t \int u(y) dy = 1 \int_0^b u(y) dy$$

Herleitung  $u(y)$  auf Massen- & Impulsnllanz für stationäre, inkompressible, laminare Strömung:

- $-\frac{\partial p}{\partial x} + \mu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = 0 \Rightarrow \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = \frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial x}$
- $\int \left( \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = \frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial x} \right) dy = \frac{\partial u}{\partial y} = \frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial x} y + c_1$
- $\int \left( \frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial x} y + c_1 \right) dy = \frac{1}{2\mu} \frac{\partial p}{\partial x} y^2 + c_1 y + c_2$

Randbedingungen zur bestimmung der Integrationskonstanten  $c_1$  &  $c_2$ :

- $u(0) = 0$

- $u(b) = v_0$

- $\Rightarrow c_2 = 0$

- $\Rightarrow c_1 = \frac{v_0}{b} - \frac{1}{2\mu} \frac{\partial p}{\partial x} b$

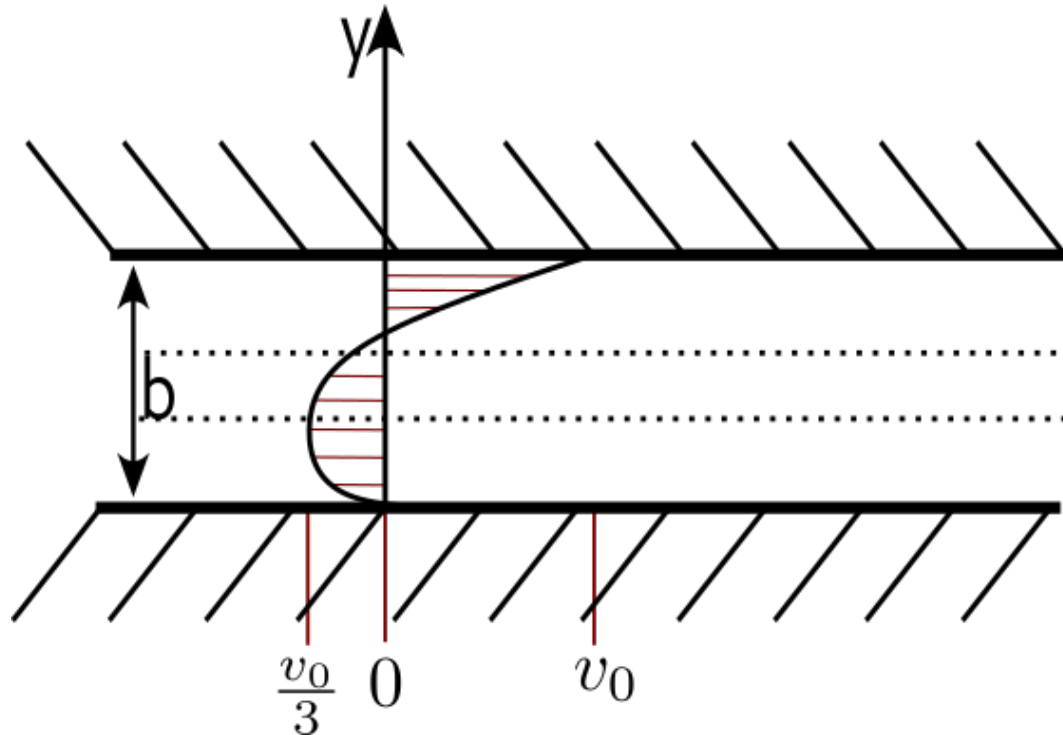
- $u(y) = \frac{1}{2\mu} \frac{\partial p}{\partial x} (y^2 - by) + \frac{v_0}{b} y$

## AUFABE 16 A) (BASISWISSEN)

- $Q = 0$
- $u(y) = \frac{1}{2\mu} \frac{\partial p}{\partial x} (y^2 - by) + \frac{v_0}{b} y$
- $\int_0^b u(y) dy = \left[ \frac{1}{2\mu} \frac{\partial p}{\partial x} \left( \frac{y^3}{3} - b \frac{y^2}{2} \right) + \frac{v_0}{2b} y^2 \right]_0^b = \frac{v_0}{2} b - \frac{1}{12\mu} \frac{\partial p}{\partial x} b^3$
- Auflösen nach  $\frac{\partial p}{\partial x}$ :
  - $\Rightarrow \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{6\mu v_0}{b^2}$
  - mit  $v_0 = 0.12 \frac{\text{m}}{\text{s}}$  und  $\mu = 1.5 \text{Pa} \cdot \text{s}$
  - $\Rightarrow \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{6\mu v_0}{b^2} = 30000 \left[ \frac{\text{Pa}}{\text{m}} \right]$

## AUFGABE 16 B) (BASISWISSEN)

- gesucht:  $u(y)$ ,  $\tau(y) \Rightarrow$  Kurvendiskussion
- $\tau = \mu \frac{\partial u}{\partial y} = \frac{\partial p}{\partial x} \left( y - \frac{b}{2} \right) + \mu \frac{v_0}{b}$
- Extremwerte von  $u(y)$  bei  $\tau(y) = 0$
- $\frac{\partial p}{\partial x} \left( y^* - \frac{b}{2} \right) + \mu \frac{v_0}{b} = 0$ 
  - $\Rightarrow y^* = \frac{b}{3}$
  - $u(y^*) = -\frac{v_0}{3}$





## AUFGABE 17 A)

- Bestimmung von  $\tau(x)$  und  $v(x)$ :

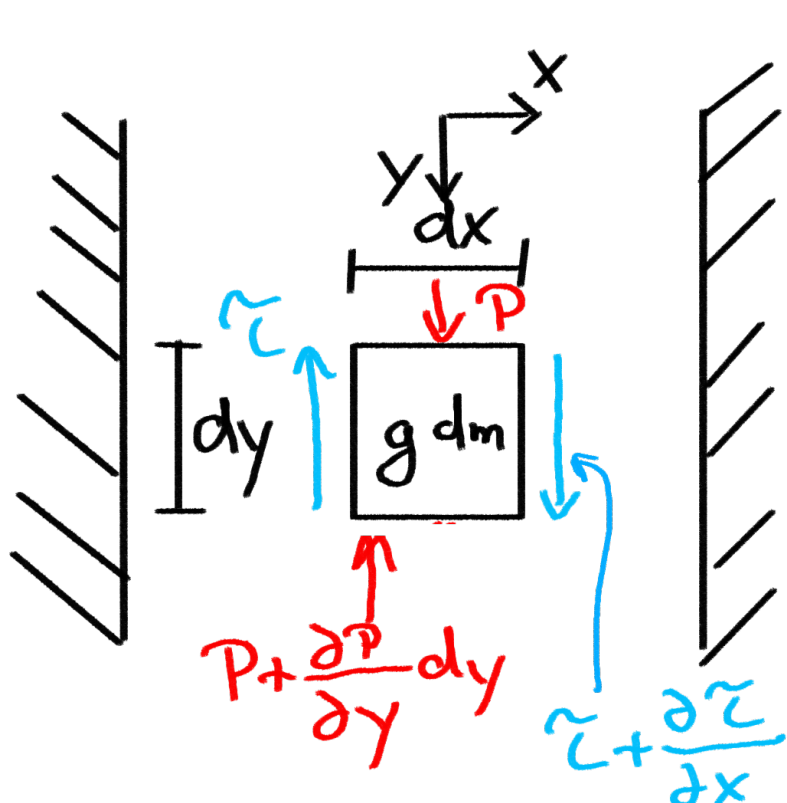


Diagram illustrating a fluid element in a channel between two walls. The element is a rectangular prism with dimensions  $dx$ ,  $dy$ , and  $dz$ . A coordinate system  $(x, y)$  is shown with  $x$  horizontal and  $y$  vertical. Forces acting on the element include pressure  $p$  on the top face,  $p + \frac{\partial p}{\partial y} dy$  on the bottom face, shear stress  $\tau$  on the left face, and  $\tau + \frac{\partial \tau}{\partial x} dx$  on the right face. Gravity  $g$  acts downwards. The weight of the element is  $g dm$ .

$$\sum \bar{F}_y = 0$$

$$\left( p - \left( p + \frac{\partial p}{\partial y} dy \right) \right) dx dz + \left( -\tau + \tau + \frac{\partial \tau}{\partial x} dx \right) dy dz + \rho g dx dy dz = 0$$

$$\Rightarrow \frac{\partial p}{\partial y} + \frac{\partial \tau}{\partial x} + \rho g = 0$$





## AUFGABE 17 A)

- Bestimmung von  $\tau(x)$  und  $v(x)$ :
- $\int \frac{\partial \tau}{\partial x} dx \Rightarrow \tau(x) = \frac{\partial p}{\partial y} x - \rho g x + c_1$
- $\frac{1}{\mu} \int \tau dx \Rightarrow v(x) = \frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial y} \frac{x^2}{2} - \frac{1}{\mu} \rho g \frac{x^2}{2} + \frac{c_1 x}{\mu} + c_2$
- mit  $v(a) = -v_0, v(-a) = 2v_0$
- $\frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial y} \frac{a^2}{2} - \frac{1}{\mu} \rho g \frac{a^2}{2} + \frac{c_1 a}{\mu} + c_2 = -v_0$
- $\frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial y} \frac{a^2}{2} - \frac{1}{\mu} \rho g \frac{a^2}{2} - \frac{c_1 a}{\mu} + c_2 = 2v_0$ 
  - $\Rightarrow c_1 = -\frac{3v_0 \mu}{2a}$
  - $\Rightarrow c_2 = \frac{v_0}{2} - \frac{a^2}{2\mu} \left( \frac{\partial p}{\partial y} - \rho g \right)$
- $v(x) = \frac{1}{\mu} \frac{\partial p}{\partial y} \cdot \frac{x^2}{2} - \rho g \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{x}{\mu} \cdot \frac{-3v_0}{2a} + \frac{v_0}{2} - \frac{a^2}{2\mu} \left( \frac{\partial p}{\partial y} - \rho g \right)$
- $\tau(x) = \frac{\partial p}{\partial y} x - \rho g x - \frac{3v_0 \mu}{2a}$



## AUFGABE 17 B)

- ges:  $v(0)$  wenn  $\tau\left(\frac{a}{-2}\right)$  & Verläufe  $u(x)$ ,  $\tau(x)$
- $v(0) = \frac{v_0}{2} - \frac{a^2}{2\mu} \left( \frac{\partial p}{\partial y} - \rho g \right)$
- Bestimmung  $\frac{\partial p}{\partial y}$  aus  $\tau\left(\frac{a}{-2}\right) = 0$  :
- $\tau\left(\frac{a}{-2}\right) = \frac{\partial p}{\partial y} \cdot \frac{a}{-2} + \rho g \frac{a}{-2} - \frac{3v_0 M}{2a} = 0$ 
  - $\frac{\partial p}{\partial y} = \rho g - \frac{3v_0 M}{a^2}$
- $v(0) = \frac{v_0}{2} - \frac{a^2}{2\mu} \left( \rho g - \frac{3v_0 M}{a^2} - \rho g \right) = \frac{v_0}{2} + \frac{3v_0}{2} = 2v_0$

## AUFGABE 18 A)

- geg:  $u(\frac{\partial P}{\partial x}), \tau(\frac{\partial P}{\partial x})$

Partielle Ableitungen -  $\frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = \frac{1}{\mu} \frac{\partial P}{\partial x} \int y$

- $\frac{\partial u}{\partial y} = \frac{1}{\mu} \frac{\partial P}{\partial x} y + C_1 \quad \int y$
- $u = \frac{1}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} y^2 + C_1 y + C_2$ 
  - oben:  $u_B = \frac{1}{2\mu_B} \frac{\partial P}{\partial x} y^2 + C_1 y + C_2$
- $\tau_B = \frac{\partial P}{\partial x} y + \mu_B C_1$ 
  - unten:  $u_A = \frac{1}{2\mu_A} \frac{\partial P}{\partial x} y^2 + C_3 y + C_4$
- $\tau_A = \frac{\partial P}{\partial x} y + \mu_A C_3$
- 4 Unbekannte => 4 Randbedingungen
  - $u_B(b) = 0 \quad \longrightarrow \quad \frac{1}{2\mu_B} \frac{\partial P}{\partial x} b^2 + \frac{\mu_A C_3}{\mu_B} b + C_2 = 0 \quad (1)$
  - $u_A(-b) = 0 \quad \longrightarrow \quad \frac{1}{2\mu_A} \frac{\partial P}{\partial x} b^2 + C_3(-b) + C_2 = 0 \quad (2)$
  - $u_B(0) = u_A(0) \quad \longrightarrow \quad C_2 = C_4 \quad (3)$
  - $\tau_B(0) = \tau_A(0) \quad \longrightarrow \quad \mu_B C_1 = \mu_A C_3 \quad \Rightarrow \quad C_1 = \frac{\mu_A C_3}{\mu_B} \quad (4)$

## AUFGABE 18 A)

- (1) – (2) :

- $$\frac{\partial P}{\partial x} b^2 \frac{1}{2} \left( \frac{1}{\mu_B} - \frac{1}{\mu_A} \right) + b C_3 \left( \frac{\mu_A}{\mu_B} + 1 \right) = 0$$

- $$\Rightarrow C_3 = \frac{\partial P}{\partial x} \frac{b}{2} \frac{\mu_B - \mu_A}{(\mu_B + \mu_A) \mu_A}$$

- in (4) einsetzen:

- $$C_1 = \frac{\partial P}{\partial x} \frac{b}{2} \frac{\mu_B - \mu_A}{(\mu_B + \mu_A) \mu_B}$$

- in (2) einsetzen:

- $$C_2 = -b^2 \frac{\partial P}{\partial x} \frac{1}{M_B + M_A} = C_4$$

- $$\tau_{AB} = \frac{\partial p}{\partial x} y + \frac{\partial p}{\partial x} \frac{b}{2} \frac{M_B - M_A}{M_B + M_A}$$

## AUFGABE 18 B)

- $u_B, u_A, \tau_{AB}$
- $\tau_{AB} = \left( \frac{\partial P}{\partial x} \right) y + \frac{\partial P}{\partial x} \frac{b}{2} \frac{\mu_B - \mu_A}{\mu_B + \mu_A}$
- $\tau_{AB}(y^*) = 0$
- $\frac{\partial P}{\partial x} y^* + \frac{\partial P}{\partial x} \frac{b}{2} \frac{\mu_B - \mu_A}{\mu_B + \mu_A} = 0$
- $y^* = \frac{b}{2} \frac{\mu_A - \mu_B}{\mu_B + \mu_A} \rightarrow 0 \text{ mit } \mu_A = \mu_B$