Gasdynamik FOSAv3 - Leo Rauschenberger

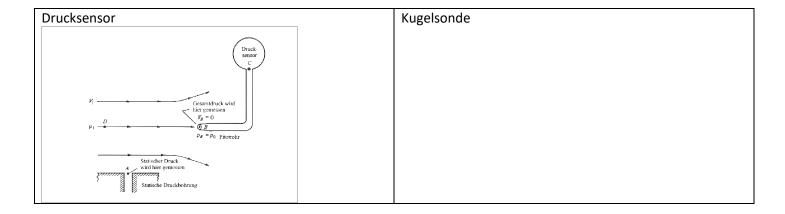
Allgemein: Keine Interpolation / SPD immer auf bereits eingezeichneten Linien / Dauer: 2h (4 Aufgaben = 30min pro Aufgabe) / Taschenrechner / **Geodreieck !!!**

Basic

$1 Pa = 1 \frac{\text{kg}}{\text{ms}^2} = 10^{-5} bar$	$A = \frac{\pi d^2}{4}$
$R = 287 \frac{J}{kgK}$	$\frac{p_2}{p_1} = \left(\frac{\rho_2}{\rho_1}\right)^{\gamma}$
$C_n = \frac{1}{n}$	$\frac{T_2}{T_2} = \left(\frac{p_2}{\gamma}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}$
$p = \rho RT$	$T_1 \qquad (p_1)$
$Ma = \frac{u}{a} = \frac{u}{\sqrt{\gamma RT}}$	

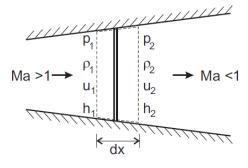
Zustandswerte

$p_0 = p_{tot}$	Druck mit Geschwindigkeit
	Auch:
	Ruhedruck (da zur Messung die Strömung auf 0
ρu^2	abgebremst werden muss)
$ p_0 = p + \frac{p}{2} $	p_K Kesseldruck
	p_t Pitotdruck (wie in LAT)
	p_{SP} Staupunktdruck (zB an Kugelsonde)
$p = p_{stat}$	Druck ohne Geschwindigkeit
	Statischer Druck (die Strömung fließt am Messpunkt
	unabgebremst vorbei)
	p_s



Winkel

ν	Prandtl Meyer Winkel
α	Machscher Winkel
β	Strömungswinkel = Winkel zwischen Stromlinie und Horizontale



$$\rho_1 u_1 = \rho_2 u_2$$

$$p_1 + \rho_1 u_1^2 = p_2 + \rho_2 u_2^2$$

$$h_1 + \frac{u_1^2}{2} = h_2 + \frac{u_2^2}{2}.$$

Konti	$\dot{m}_1 = \dot{m}_2$	
	$\rho_1 u_1 A_1 = \rho_2 u_2 A_2$	
Impuls	$p_1 + \rho_1 u_1^2 = p_2 + \rho_1 u_1^2$	
Energiesatz	Darf über Stoß hinweg aufgestellt werden da $T_0=konst.!$	
	Zwischen Ruhezone und Strömung (z.B. Kessel & Öffnung): $c_pT_0=c_pT_1+\frac{u_1^2}{2}$	
	Zwischen zwei Strömungszonen: $c_p T_1 + \frac{u_1^2}{2} = c_p T_2 + \frac{u_2^2}{2}$ $\leftrightarrow T_1 \left(\frac{1}{\nu - 1} + \frac{Ma_1^2}{2} \right) = T_2 \left(\frac{1}{\nu - 1} + \frac{Ma_2^2}{2} \right)$	

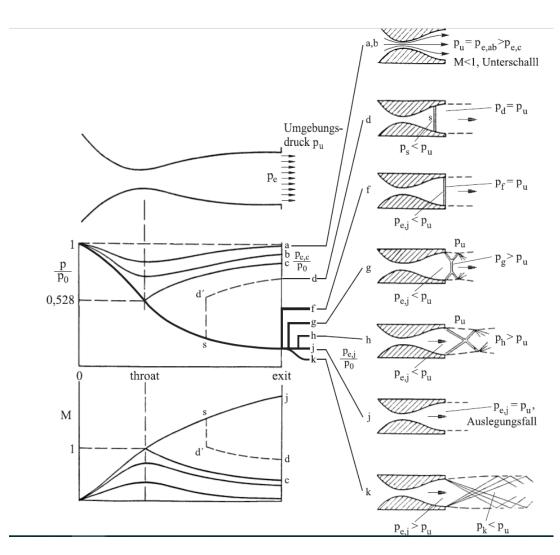
Einlauf:

Senkrechter Stoß	$Ma_1^*Ma_2^*=1$	$Ma_2^* = \frac{1}{Ma_1^*}$
Angepasste Düse		$p_u = p_E$
isentrop		$p_{01} = p_{02}$

Mach'sche Linien führen zu keiner Ma-Zahl Änderung

$$F_A = pA$$

Gesucht	Gegeben	Vorgehensweise
M_2	M_1, β	$\xrightarrow{D2} \sigma \to M_1 \sin \sigma \xrightarrow{D3} \frac{p_2}{p_1}, \frac{p_{02}}{p_{01}} etc. \to \frac{p_2}{p_{02}} \xrightarrow{T1} M_2$
ρ_0		$\frac{p_0}{RT_0}$
$ ho^*$		$\left \frac{\rho^*}{ ho_0} ho_0 \right $
m		$ ho_{\infty}u_{\infty}A_{\infty} \ ho_{\infty}Ma_{\infty}\cdot a_{\infty}A_{\infty}$
T_e	u_e , $c_p = \frac{\gamma R}{\gamma - 1}$	$T_0 - \frac{u_e^2}{2c_p}$
u_e	M_{ae}	$M_{ae}\sqrt{\gamma R\frac{T_e}{T_o}T_o}$
Schubkraft		$F_N - F_{Druckkr\"{a}fte} = I_{aus} - I_{ein} = \dot{m}_{aus} u_{aus} - \dot{m}_{ein} u_{ein}$
		$\operatorname{Eg.} F_{Druckkr\"{a}fte} = (p_e - p_u)A_e$



Senkrechter Stoß

- Wenn Ma1 bekannt, ist auch die Machzahl nach dem Stoß bekannt!

$$Ma_1^*Ma_2^*=1$$

Für D3:

$$Ma_{1,n} = Ma_1$$

- Ruhetemperatur bleibt konstant
- Vor senkrechtem Stoß Ma>1, dahinter Ma<1
- Entropieänderung (Ex.3)

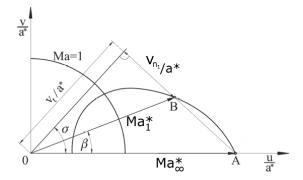
$$\frac{\Delta s}{R} = -\ln\left(\frac{p_{02}}{p_{01}}\right)$$

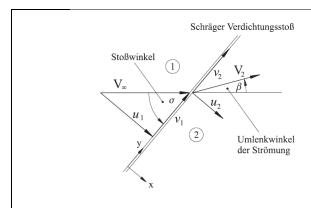
- Wert aus D3 ablesen (vor einsetzen invertieren!!)

$$\frac{\rho_2}{\rho_1} = \frac{u_1}{u_2}$$

$$T_{01} = T_{02}$$

Starke & schwache Stöße





Stoßwinkel σ_1

Umlenkungswinkel eta_2

Für D3 (d.h. die oben hergeleiteten Beziehungen gelten nun nur für die <u>normale Machzahl</u>) :

$$Ma_{1,n} = Ma_1 \sin \sigma_1$$

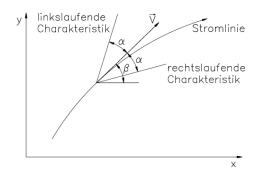
Rechenregel (oder aus D3)

$$\frac{p_2}{p_1} = 1 + \frac{2\gamma}{\gamma + 1} (M\alpha_{1n}^2 - 1)$$

Weiterhin:

$$T_{01} = T_{02}$$

PM und Charakteristiken



Prandtl-Meyer Eigenschaften:

- Infinitesimal schwache Schrägstöße
- Strömungsgebiet in dem es nicht zur Überschneidung der Mach'schen Linien kommt
- Isentrop
- Prandtl-Meyer Winkel ν ist in Tabelle 1. Er wird für Ma=1 zu null!
- Ruhedruck bleibt gleich bei PM! $ightarrow |p_{01}=p_{02}|$
- Nur einfache Gebiete!!!

Prandtl-	Expansion	1///	$\nu = \nu_1 + \Delta\beta $
Meyer Str.	(Eckenströmung)	β_1	$p_{01} = p_{02}$ $\alpha = \arcsin\left(\frac{1}{Ma_1}\right)$
	Kompression	A A A A A A A A A A A A A A A A A A A	$v = v_1 - \Delta\beta $ $p_{01} = p_{02}$ $\alpha = \arcsin\left(\frac{1}{Ma_1}\right)$

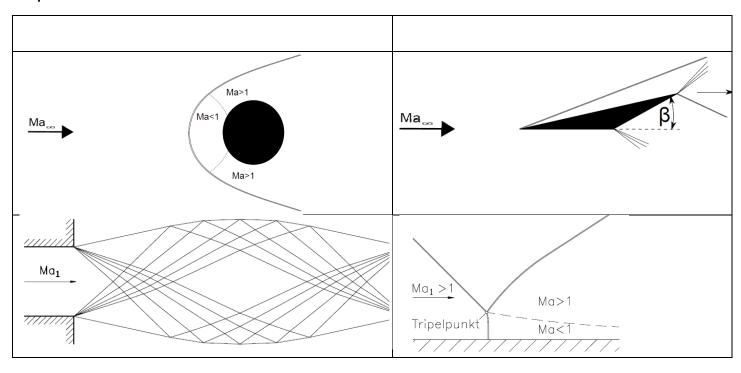
Charakteristiken

- Auch in nicht einfachen Gebieten anwendbar

Charakteristik	rechtslaufend	P_2 α_2 β_2 P_3 P_3	$v_2 + \beta_2 = v_3 + \beta_3$ $y' = \frac{dy}{dx} = \tan(\beta - \alpha)$ $\delta = \beta - \alpha$
	linkslaufend	P_1 α_1 β_1 α_1	$v_1 - \beta_1 = v_3 - \beta_3$ $y' = \frac{dy}{dx} = \tan(\beta + \alpha)$
einfaches Gebie	et		$\delta = \beta + \alpha$ Die Zustände entsprechen einander $\nu_1 = \nu_2$

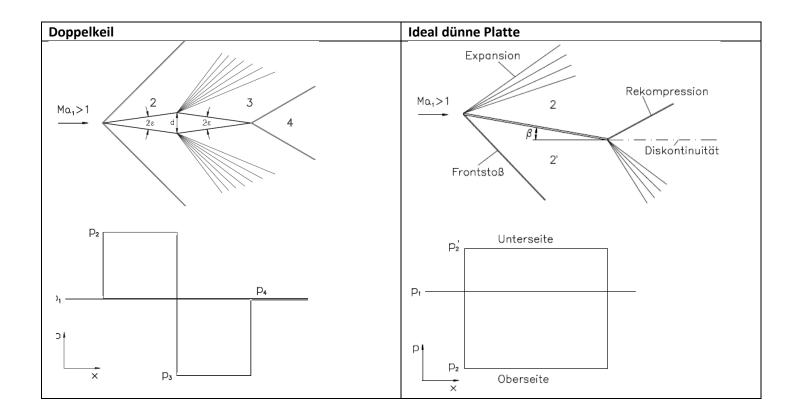
	$\beta_1 = \beta_2$
Auf Symmetrielinie/	$\beta = 0$
Freistrahlrand angepasste Düse	
Wand	$\beta = \beta_{Wand}$
Adiabate Strömung (?)	$T_0 = T_{1,0} = T_{2,0} = \cdots$
Schallzustand	$Ma = 1$: $\nu = 0$
Mittlere Charakteristik	$\frac{\beta_{max}}{2}$

Beispiele:



Am Freistrahlrand werden Expansionen als Kompressionen reflektiert.

An festen Wänden / Symmetrielinien expandieren Expansionen weiter.



(Linearisierte) Potentialtheorie

Voraussetzungen:

- homentrope Strömung (adiabat, reibungsfrei, isoenergetisch)
- Kleine Geschwindigkeitsstörungen

Mit:
$$\lambda = \sqrt{Ma_{\infty}^2 - 1}$$

Kontur	v', u' linearisierte Werte.	
Kontui		
	Exakt: $\frac{dy}{dx} = \frac{v'}{u_{\infty} + u'}$	
	Approx.: $\frac{dy}{dx} = \frac{v'}{v_{co}}$	
	$dx u_{\infty}$	
	Mit	
	$v' = -\lambda f'$	
	u'=f'	
Druckbeiwert	$u' = f'$ $c_p = -2\frac{u'}{u_{\infty}}$	
	$\left c_{p}=-2\frac{1}{u_{\infty}}\right $	
	day	
	Exakt: $c_P = \frac{2\frac{dy}{dx}}{\lambda + \frac{dy}{dx}}$	
	$\int dx$	
	Approx.: $c_P = \frac{2}{\lambda} \frac{dy}{dx}$	
	Approx $\left \frac{c_P - \frac{1}{\lambda} dx}{dx}\right $	
	n n	
	$c_p = rac{p - p_\infty}{rac{ ho_\infty}{2} u_\infty^2}$	
	<u>Z</u>	
	$\operatorname{Mit} \rho = \frac{p}{RT} \& u^2 = Ma^2 \gamma RT:$	
	$c_p = \frac{2}{vMa_p^2} \left(\frac{p}{n_p} - 1 \right) = \frac{2}{vMa_p^2} \left(\frac{p}{n_p} \frac{p_0}{n_p} - 1 \right)$	
	$\gamma M a_{\infty}^2 \langle p_{\infty} \rangle \gamma M a_{\infty}^2 \langle p_0 p_{\infty} \rangle$	
Auftriebsbeiwert	Bei Profillänge L:	
Authebsbeiweit		
	$c_A = \frac{1}{L} \int_0^L (c_{pu} - c_{po}) dx$	
	$L J_0$	
	α	
	Bei symmetrischem Profil ergibt sich: $c_A=4rac{lpha}{\lambda}$	
Widerstandsbeiwert	$c_W = \frac{1}{L} \int_0^L \left(c_{po} \frac{dy}{dx} \Big _K - c_{pu} \frac{dy}{dx} \Big _K \right) dx$	
	$L \int_0^{\infty} \nabla^{po} dx _K \nabla^{pu} dx _K dx$	

Vorgehen:

In Gebiete aufteilen p ₀ 2 p _u Ma ₁ 1 3	Profil ohne Aussenwände: - Die Charakteristischen Linien gehen unter winkel $\alpha = \arcsin\frac{1}{Ma_{\infty}}$ vom Profil aus. (Da dies nur eine Appproximation ist, gilt die lin. Potentialtheorie NUR für schwache Störungen/schlanke Profile!) Profil mit Außenwänden (im Windkanal): - Reflexion muss betrachtet werden! - Reflektierte Wellen dürfen nicht auf das Modell auftreffen!
Wellengig als Lösungsansatz:	u^↑ onet.
Mach'sche Linien mit positiver oder negativer Steigung beschreiben: $y \geq 0$: $\phi = f(\xi) = f(x - \lambda y)$ $y \leq 0$: $\phi = g(\eta) = g(x + \lambda y)$ Oder kombiniert: $\phi(x,y) = f + g$ Geschwindigkeiten graphisch beschreiben: $v' = u_{\infty} \frac{dy}{dx} \Big _{\mathcal{V}}$	$\frac{dy}{dx}\Big _{K}$ gegeben oder leicht aus der Kontur ablesbar
ax_{K}	Die Kleinwinkelnäherung kann genommen werden!
Geschwindigkeiten aus Wellengleichungen: $v' = \phi_y = \lambda(-f'+g')$ $f' \& g' \text{ finden und einsetzen in:}$ $u' = \phi_x = f' + g'$	Also:
Wobei:	
$u' = 0 \rightarrow c_p = 0$ wenn glatt	
Einsetzen in z.B. $c_P = -2 \frac{u'}{u_\infty}$	
Ggf. gleichsetzen mit: $c_p = \frac{2}{\gamma M a_\infty^2} \Big(\frac{p}{p_\infty} - 1 \Big)$	

Für Benennung und Winkel sind immer das dahinter liegende Gebiet relevant!!

(Dies ist auch beim Einzeichnen des Stromlinienverlaufs zu beachten!!)

Ähnlichkeit

4 Fälle:

- Bei Überschallströmungen gilt natürlich: $\lambda = \sqrt{{\it Ma}_{\infty}^2 - 1}$

-
$$c_p = c_a$$

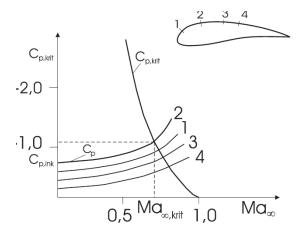
	Allgemein		$c_p \frac{\sqrt{1 - Ma_{\infty}^2}}{d/t} = konst.$
1	Potentiallinienanalogie	$c_p = konst.$	$c_{p} \frac{\sqrt{1 - Ma_{\infty}^{2}}}{d/t} = konst.$ $\frac{\lambda}{\left(\frac{d}{t}\right)} = konst.$
			Wenn angestellt: $\epsilon_2 = \frac{\lambda_2}{\lambda_1} \epsilon_1$
2		$Ma_{\infty} = konst.$	$\epsilon_2 = \frac{\lambda_2}{\lambda_1} \epsilon_1$ $\frac{c_p}{\left(\frac{d}{t}\right)} = konst.$
3	Prandtl-Glauert-Regel	$\frac{d}{t} = konst.$	$c_p \lambda = konst.$
		Gleiches Profil2D Profil	Wenn angestellt: $\epsilon_2 = \epsilon_1$
4	Göthert Regel/ Stromlinienanalogie	$\left(\frac{d}{t}\right)\lambda = konst.$	$c_p \lambda^2 = konst.$
		Auch auf 3D anwendbarGleiche StromlinienTragflügel	Wenn angestellt: $\boxed{\epsilon_2 = \frac{\lambda_1}{\lambda_2} \epsilon_1}$

N.B: Unterschallströmungen sind NIE ähnlich zu Überschallstr.

Prandtl-Glauert erlaubt es Wasser mit Luftversuch vergleichen:

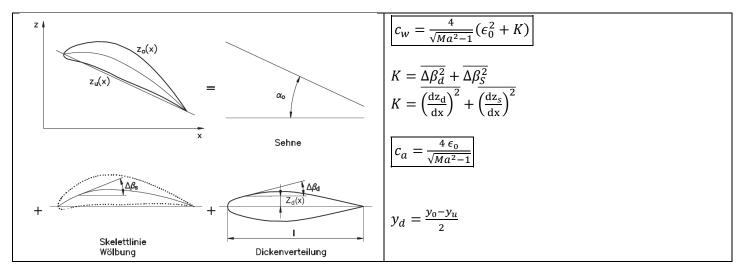
$$M_{inkompr} = 0 \; \& \; M_{\infty} < 1$$

$$c_{pink.} = c_p \sqrt{1 - Ma_{\infty}^2}$$



Theorie für schlanke, schwach angestellte Profilen:

Nur anwendbar, wenn die Potentiallinienanalogie gilt. D.h. mit Göthert NICHT kompatibel.



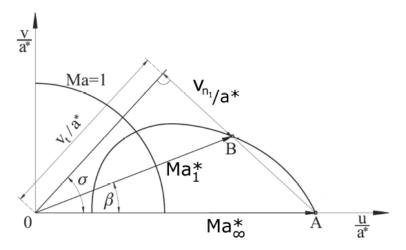
Fragestellungen:

$F_A = ?$	$F_A = ho_\infty rac{u_\infty^2}{2} c_A b_1 t_1$
$F_W = ?$	$F_W = \rho_\infty \frac{u_\infty^2}{2} c_W b_1 t_1$

Tabellen

Meist soll der nächstgelegene Wert verwendet werden.

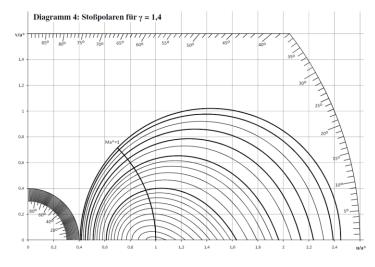
Stoßpolarendiagramm (D4 oder SPD)



Für Werte, welche zwischen den dargestellten Polaren liegen, müssen neue Polaren eingezeichnet werden.

Mit

$$a^* = \sqrt{\gamma R T^*}$$



Skalierung ca. 10cm = Mach 1 in Klausur

Kessel (mit Düse)

Auslegungsfall	Nicht-Auslegungsfall

Schub

 $F_{Schub} - F_{Druckkr\"{a}fte} = \dot{I}_{aus} - \dot{I}_{ein} = \dot{m}_{aus}u_{aus} - \dot{m}_{ein}u_{ein}$

- $F_{Druckkräfte} = (p_e p_u)A_e$
- FD nur wenn die Druckkammer sich bewegt
- Oft $\dot{m}_{ein} pprox 0$

Energiesatz:

Oft kann sich zunutze gemacht werden, dass an einer Stelle die Strömung nicht in Bewegung ist:

Zwischen Ruhezone und Strömung (z.B. Kessel & Öffnung):

$$c_p T_0 = c_p T_1 + \frac{u_1^2}{2}$$

Zwischen zwei Strömungszonen:

$$c_p T_1 + \frac{u_1^2}{2} = c_p T_2 + \frac{u_2^2}{2}$$

$$\leftrightarrow T_1 \left(\frac{1}{\gamma - 1} + \frac{Ma_1^2}{2} \right) = T_2 \left(\frac{1}{\gamma - 1} + \frac{Ma_2^2}{2} \right)$$

Stoß entsteht in der Düse; Position

<u>Düse</u>

$oldsymbol{eta}_{max}$ bestimmen

Ss16 a1

Durchströmung (mit mehreren verengten Querschnitten)

Wichtig! In den kritischen Querschnitten sind die Verhältnisse bekannt (im Auslegungszustand)!

$$Ma = 1$$

Ma	Ma*	p/p ₀	ρ/ρ_0	T/T ₀	A*/A	v [°]
1,00	1,000	0,5283	0,6339	0,8333	1,0000	0,00

Nicht auf denselben krit. Querschnitt beziehen, sondern auf den gerade davor!

Damit Keine Überschallströmung auftritt (im gesamten Kanal)

Im Auslegungsfall tritt im engsten Querschnitt IMMER der Schallzustand auf!

Es lässt sich anhand des Druckverhältnisses im Austrittsquerschnitt feststellen, welcher Fall vorliegt:

- $Ma_{E,Ausleg} = \cdots \text{ in T1: } \frac{A^*}{Ae} = \cdots$ In T1 <u>im Unterschall</u> bei $\frac{A^*}{Ae} \rightarrow \frac{p_e krit}{p_0}$
- Wenn $\frac{p_u}{p_0} > \frac{p_e k r i t}{p_0}$ dann überall Unterschall

p_2 damit im A_E ein senkrechter Verdichtungsstoß auftritt: (Ex2)

- Machzahl Mae & p1e vor Stoß entspricht Auslegungsfall
- Aus D3 $\frac{p_2}{p_1}$
- P2 rechnen!

Stoß lokalisieren (Ex3)

Meist über Ruhedruckverlust!

Einlauf

Auslegungsfall

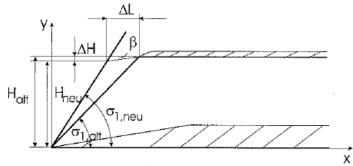
 $\dot{m} = \rho u A = \rho u h b$

Höhe berechnen:

$$tan \sigma_0 = \frac{H}{L}$$

Nicht-Auslegungsfall

1. Durch Absenkung von Ma_{∞} wird der Stoß aus dem TW herausgedrückt



$$\begin{split} \Delta H &= H - H_n \quad \text{mit } \Delta H \text{ aus } \tan \beta = \frac{\Delta H}{\Delta L} = \frac{\Delta H}{L - H_n / \tan \sigma_{1neu}} \\ &\leftrightarrow \tan \beta \left(L - \frac{H_n}{\tan \sigma_{1neu}} \right) = H - H_n \end{split}$$

Nach H_n auflösen! Fall: $M_{a\infty} < (M_{a\infty})_{ausl}$

$$\dot{m}_{ausl} = \rho_{\infty}(M_{a\infty})_{ausl} a_{\infty} h_{ausl}$$

$$\dot{m} = \rho_{\infty} M_{a\infty} a_{\infty} h$$

$$\frac{\dot{m}}{\dot{m}_{ausl}} = \frac{M_{a\infty}}{(M_{a\infty})_{ausl}} \frac{h}{h_{ausl}}$$

$$\rightarrow \dot{m} = \dot{m}_{ausl} \frac{M_{a\infty}}{(M_{a\infty})_{ausl}} \frac{h}{h_{ausl}}$$

$$h < h_{ausl}$$

$$\rightarrow \dot{m} < \dot{m}_{ausl}$$

2. Durch Erhöhung der Anströmmachzahl geht der Stoß ins TW hinein

Höhe bleibt gleich, aber die Machzahl nimmt zu; also höherer Massenstrom

Fall: $M_{a\infty} > (M_{a\infty})_{ausl}$
$\dot{m}_{ausl} = \rho_{\infty}(M_{a\infty})_{ausl} a_{\infty} h$
$\dot{m} = \rho_{\infty} M_{a\infty} a_{\infty} h$
$\frac{\dot{m}}{\dot{m}_{ausl}} = \frac{M_{a\infty}}{(M_{a\infty})_{ausl}}$
$\rightarrow \dot{m} = \dot{m}_{ausl} \frac{M_{a\infty}}{(M_{a\infty})_{ausl}}$
$\rightarrow \dot{m} > \dot{m}_{ausl}$

Note: Bei isentroper Kompression, also schwachen Stößen (siehe SSO4)

- ist β nicht bekannt.
- Muss mit α statt σ gerechnet werden
- D3 nicht anwendbar!!

Isentropenbeziehungen!

$$\frac{p_1}{P_{\infty}} = \left(\frac{\rho_1}{\rho_{\infty}}\right)^{\gamma} = \frac{T_1}{T_{\infty}} = \left(\frac{p_1}{P_{\infty}}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}$$

$$\dot{m} = \rho u A = \rho u h b$$

Oft muss h ermittelt werden aus der Einlauflänge

Skizze

Geschwindigkeits-Flächenbeziehung

$$\frac{du}{u} = -\frac{1}{1 - M^2} \frac{dA}{A}$$

Ma > 1

Ma = 1

Ma < 1

Messzeit berechnen:

Messzeitende ist erreicht, wenn ein senkrechter Verdichtungsstoß am Messstreckende Auftritt. D.h. von Auslegungsfall bis senkrechter stoß

Die Machzahl ist bei stoßfreier Düsenströmung nur vom Flächenverhältnis $A_e=A_H$ abhängig und somit konstant (= Me). Der Totaldruck im Kessel ändert sich infolge des Ausströmens.

Massenänderung im Kessel: