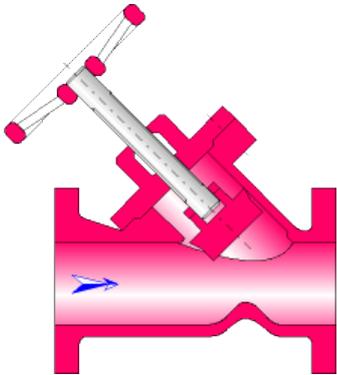




Vanne à soupape à tige inclinée (IDELCHIK)



Description du modèle :

Ce modèle de composant calcule la perte de charge singulière (chute de pression) générée par l'écoulement dans une vanne à soupape à tige inclinée installée dans un tuyau droit.

Formulation du modèle :

Section intérieure (m²) :

$$F = \pi \cdot \frac{D^2}{4}$$

Vitesse moyenne d'écoulement (m/s) :

$$w = \frac{Q}{F}$$

Débit massique (kg/s) :

$$G = Q \cdot \rho$$

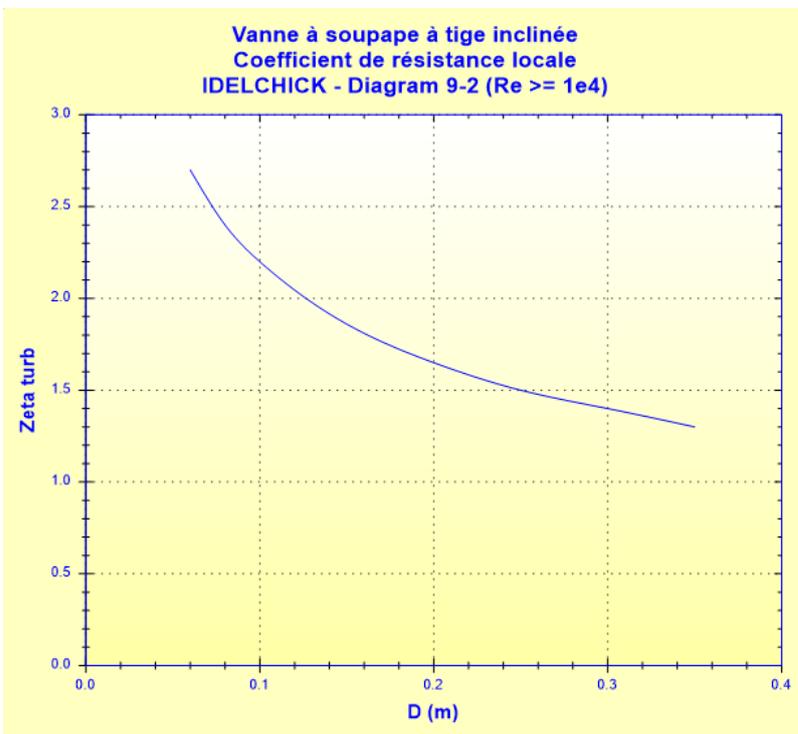
Nombre de Reynolds :

$$Re = \frac{w \cdot D}{\nu}$$

Coefficient de résistance locale :

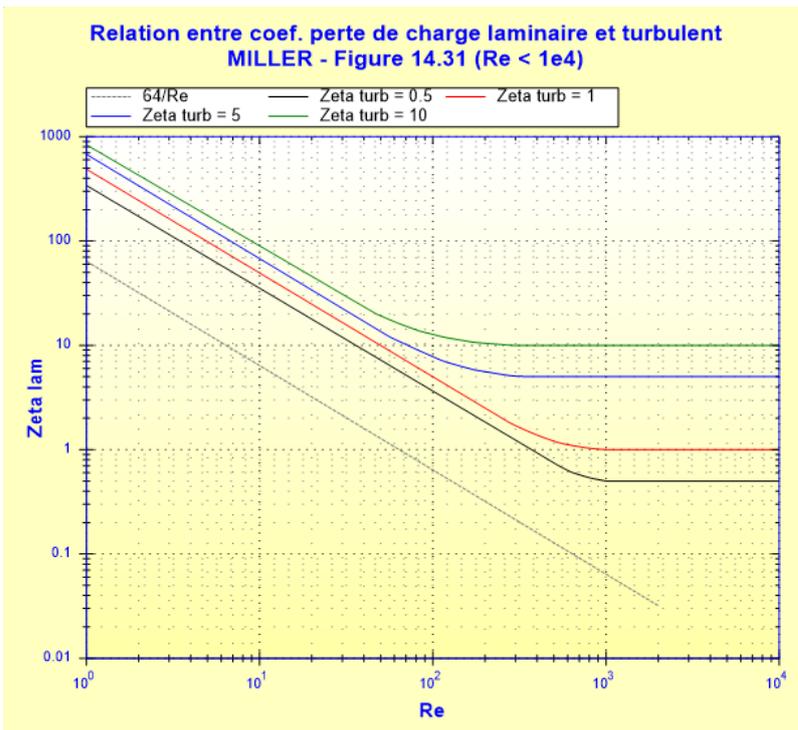
- $Re \geq 10^4$ (écoulement turbulent)

$$\zeta_{turb} = f(D) \quad ([1] \text{ diagram 9-2})$$



■ Re < 10⁴ (écoulement laminaire)

$$\zeta_{lam} = f(\zeta_{turb}, Re) \quad ([2] \text{ figure 14.31})$$



Correction du nombre de Reynolds (Re < 10⁴) :

$$C_{Re} = \frac{\zeta_{lam}}{\zeta_{turb}}$$

Coefficient de perte de pression totale (basé sur la vitesse moyenne) :

■ régime turbulent (Re ≥ 10⁴) :

$$\zeta = \zeta_{turb}$$

■ régime laminaire (Re < 10⁴) :

$$\zeta = \zeta_{lam}$$

Perte de pression totale (Pa) :

$$\Delta P = \zeta \cdot \frac{\rho \cdot W^2}{2}$$

Perte de charge totale de fluide (m) :

$$\Delta H = \zeta \cdot \frac{W^2}{2 \cdot g}$$

Perte de puissance hydraulique (W) :

$$Wh = \Delta P \cdot Q$$

Symboles, définitions, unités SI :

D_0	Diamètre intérieur (m)
F	Section transversale (m^2)
Q	Débit volumique (m^3/s)
G	Débit massique (kg/s)
w	Vitesse moyenne d'écoulement (m/s)
Re	Nombre de Reynolds ()
ζ_{turb}	Coefficient de résistance locale pour $Re \geq 10^4$ ()
ζ_{lam}	Coefficient de résistance locale pour $Re < 10^4$ ()
C_{Re}	Correction du nombre de Reynolds pour $Re < 10^4$ ()
ζ	Coefficient de perte de pression (basé sur la vitesse moyenne) ()
ΔP	Perte de pression totale (Pa)
ΔH	Perte de charge totale de fluide (m)
Wh	Perte de puissance hydraulique (W)
ρ	Masse volumique du fluide (kg/m^3)
ν	Viscosité cinématique du fluide (m^2/s)
g	Accélération de la pesanteur (m/s^2)

Domaine de validité :

- diamètre D compris entre 0,06 m et 0,35 m
- ouverture complète de la vanne
- tout régime d'écoulement : laminaire et turbulent

nota : pour le régime d'écoulement laminaire ($Re < 10^4$), le coefficient de perte de pression " ζ_{lam} " est estimé

Exemple d'application :

HydrauCalc 2020b - [Vanne à soupape à tige inclinée - IDELCHIK (3ème Ed.)]

Fichier Edition Préférences Méthode de calcul Base de données Outils Aide

Caractéristiques du fluide

Fluide : Eau douce à 1 atm [HC]
Réf. : IAPWS IF97

Température : T 20 °C
Pression : P 1.013 bar

Masse volumique : ρ 998.2061 kg/m³
Viscosité dynamique : μ 0.00100159 N.s/m²
Viscosité cinématique : ν 1.00340E-06 m²/s

Masse vol. Visc. dyn. Visc. cin.

logY

Caractéristiques géométriques

Calculer
Aide
Info

Perte de pression
 ΔP 0.02100659 bar
 ΔH 0.2146 m de fluide

G 4.9910 kg/s
Q 0.005 m³/s
w 1.288 m/s (Turbulent)
D 0.0703 m
Course 100 %

Résultats complémentaires

Désignation	Symbole	Valeur	Unité
Section intérieure tuyau	F	0.003881508	m ²
Nombre de Reynolds	Re	90251	
<input checked="" type="checkbox"/> Coefficient de résistance locale (Diagram 9-2)	ζ_{turb}	2.536451	
Coefficient perte pression (basé sur vitesse moyenne vanne)	ζ	2.536451	
Perte de puissance hydraulique	Wh	10.5033	W

Divers **HC**

Références :

- [1] Handbook of Hydraulic Resistance, 3rd Edition, I.E. Idelchik
[2] Internal Flow System, Second Edition, D.S. Miller