

## Egydimenziós instacionárius gázáramlás, nyíltfelszínű csatornabeli folyadékáramlás

Kontinuitási egyenlet egy  $A$  ellenőrzőfelülettel határolt  $V$  térfogatra:

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho dV + \oint_A \rho \underline{v} d\underline{A} = 0. \quad (1)$$

Mozgásegyenlet (impulzustétel: az impulzus időbeli változásának és a felületi impulzusáramoknak az összege a felületi nyomó- és súrlódó erők következménye):

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho \underline{v} dV + \oint_A \rho \underline{v} \underline{v} d\underline{A} = - \oint_A p d\underline{A} + \oint_A \underline{\tau} d\underline{A}. \quad (2)$$

Energiaegyenlet (a belő- és kinetikus energia összegének időbeli változása + a felületi energiaáramok összege a nyomóerők és hőáramok teljesítményének következménye):

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho e dV + \oint_A \rho \underline{v} e d\underline{A} = - \oint_A p \underline{v} d\underline{A} + \oint_A \underline{q} d\underline{A}. \quad (3)$$

Állapotegyenlet:

$$p = f(\rho, u). \quad (4)$$

Fentiekben  $\underline{\tau}$  a viszkózus feszültségtenzor,  $e$  az egységnyi tömegre vonatkoztatott belső- és mozgási energia összege:  $e = u + \frac{v^2}{2}$ ,  $\underline{q}$  a hőáramsűrűség-vektor.

A mozgásegyenlet jobb oldalán található nyomóerő tartalmazza a keresztmetszeti nyomóerőket, valamint a változó keresztmetszetű csatorna faláról átadott nyomóerő tengely irányú vetületét:  $F_p = p \frac{dA}{dx}$ . A csúsztatófeszültség felületi integrálja szintén tengely irányú erőt eredményez.

Az energiaegyenlet jobboldalán a nyomás munkája csak a keresztmetszet mentén ad zérustól eltérő értéket, ugyanis álló rendszerben szemlélve a cső nyugvó falán nem adódik át munka sem nyomás sem pedig csúsztatófeszültség révén az áramló folyadéknak. Hőforgalom tekintetében a továbbiakban csak a fali hőátadást vesszük figyelembe, a gázon belül történő hőtranszportot elhanyagoljuk.

Alkalmazzuk a fenti egyenleteket egy változó keresztmetszetű cső vagy csatorna rövid,  $dx$  hosszúságú szakaszára! Feltételezzük, hogy a cső keresztmetszetében az áramlási sebesség és minden állapotjelző állandónak tekinthető (1D modell) és a sebesség tengelyre merőleges komponensei elhanyagolhatók. Az (1) kontinuitási egyenletet egy  $dV = A \cdot dx$  térfogatú, elemi hosszúságú csőszakaszra integrálva kapjuk:

$$\frac{\partial(\rho A)}{\partial t} dx + [\rho v A]_x^{x+dx} = 0.$$

Innen:

$$\frac{\partial(\rho A)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v A)}{\partial x} = 0, \quad (5)$$

hasonló megfontolással meghatározhatjuk a mozgásegyenlet és az energiaegyenlet differenciál alakjait is:

$$\frac{\partial(\rho v A)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v^2 + p)A}{\partial x} = F_p + F_s. \quad (6)$$

$$\frac{\partial(\rho e A)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v e + p v)A}{\partial x} = \dot{Q}. \quad (7)$$

### 1. Vizsgáljuk ideális gáz súrlódásmentes 1D áramlását $A = \text{áll}$ keresztmetszetű csőben

Ekkor

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial x} = 0. \quad (8)$$

$$\frac{\partial(\rho v)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v^2 + p)}{\partial x} = 0. \quad (9)$$

Tegyük fel, hogy az áramlás adiabatikus és reverzibilis, azaz *izentropikus*. Ekkor

$$\frac{p}{\rho^\kappa} = \frac{\rho RT}{\rho^\kappa} = \frac{RT}{\rho^{\kappa-1}} = \text{áll}.$$

Az izentropikus hangsebesség négyzete

$$a^2 = \kappa RT, \text{ ezt felhasználva } \frac{a^2}{\rho^{\kappa-1}} = \kappa \cdot \text{áll}, \text{ differenciális alakban } \frac{2ada}{\rho^{\kappa-1}} - (\kappa-1) \frac{a^2}{\rho^\kappa} d\rho = 0,$$

rendezve

$$d\rho = \frac{2}{\kappa-1} \frac{\rho}{a} da. \quad (10)$$

Innen  $\frac{\partial \rho}{\partial x} = \frac{2}{\kappa-1} \frac{\rho}{a} \frac{\partial a}{\partial x}$  és  $\frac{\partial \rho}{\partial t} = \frac{2}{\kappa-1} \frac{\rho}{a} \frac{\partial a}{\partial t}$ . A (8) egyenletbe beírva ezt és  $\frac{\rho}{a}$ -val szorozva:

$$\frac{2}{\kappa-1} \frac{\partial a}{\partial t} + \frac{2}{\kappa-1} v \frac{\partial a}{\partial x} + a \frac{\partial v}{\partial x} = 0, \quad (11)$$

a (9) egyenletben a differenciálást elvégezve és a (8) kontinuitási egyenletet is figyelembe véve  $\rho \frac{\partial v}{\partial t} + v \frac{\partial \rho}{\partial t} + v \frac{\partial(\rho v)}{\partial x} + \rho v \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial p}{\partial x} = \rho \frac{\partial v}{\partial t} + \rho v \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial p}{\partial x} = 0$ . A sűrűséggel osztva és az

állapotegyenletet is figyelembe véve  $\frac{\partial v}{\partial t} + v \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{1}{\rho} \frac{dp}{d\rho} \frac{\partial \rho}{\partial x} = 0$ . Itt  $\frac{dp}{d\rho} = a^2$ , azaz

$$\frac{\partial v}{\partial t} + v \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{1}{\rho} a^2 \frac{\partial \rho}{\partial x} = 0. \text{ (10)-et is figyelembe véve}$$

$$\frac{\partial v}{\partial t} + v \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{2}{(\kappa-1)} a \frac{\partial a}{\partial x} = 0. \quad (12)$$

A (12) és (11) egyenlet összegét a deriváltak szerint rendezve

$$\frac{\partial v}{\partial t} + \frac{2}{\kappa-1} \frac{\partial a}{\partial t} + v \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{2}{\kappa-1} v \frac{\partial a}{\partial x} + \frac{2}{\kappa-1} a \frac{\partial a}{\partial x} + a \frac{\partial v}{\partial x} = 0. \text{ Összevonás után}$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \left( v + \frac{2}{\kappa - 1} a \right) + (v + a) \frac{\partial}{\partial x} \left( v + \frac{2}{\kappa - 1} a \right) = 0. \quad (13)$$

A (12) és (11) egyenlet különbségéből pedig

$$\frac{\partial}{\partial t} \left( v - \frac{2}{\kappa - 1} a \right) + (v - a) \frac{\partial}{\partial x} \left( v - \frac{2}{\kappa - 1} a \right) = 0. \quad (14)$$

$A \left( v + \frac{2}{\kappa - 1} a \right)$  és a  $\left( v - \frac{2}{\kappa - 1} a \right)$  az úgynevezett Riemann változó, ezek helyettesítik az (5) és (6) egyenlet  $p, \rho, v$  primitív változóit. A (13) és (14) egyenlet azt is jelenti, hogy a

$$\left. \frac{dx}{dt} \right|^+ = v + a \text{ és a } \left. \frac{dx}{dt} \right|^- = v - a, \quad (15)$$

úgynevezett karakterisztikus vonalon a megfelelő Riemann változó állandó, hiszen az idő szerinti teljes deriváltja  $\frac{d}{dt}(\dots) = \frac{\partial}{\partial t}(\dots) + \frac{\partial}{\partial x}(\dots) \cdot \frac{dx}{dt} = 0$ .

## 2. Vizsgáljuk $\rho = \text{áll}$ sűrűségű folyadék súrlódásmentes 1D áramlását prizmatikus csatornában

Most az (5) egyenletből

$$\frac{\partial A}{\partial t} + v \frac{\partial A}{\partial x} + A \frac{\partial v}{\partial x} = 0. \quad (16)$$

A keresztmetszet alakja legyen téglalap, melynek szélessége  $B = \text{áll}$ , benne a vízmélység  $y = y(t, x)$ , így  $A = By$ . Ekkor  $B \left( \frac{\partial y}{\partial t} + v \frac{\partial y}{\partial x} \right) + By \frac{\partial v}{\partial x} = 0$ .  $\frac{g}{B}$ -vel szorozva, természetesen  $g = \text{áll}$ ,

$\frac{\partial(gy)}{\partial t} + v \frac{\partial(gy)}{\partial x} + gy \frac{\partial v}{\partial x} = 0$ . Mint ismeretes  $a^2 = \frac{Ag}{B} = gy$ , így  $\frac{\partial a^2}{\partial t} + v \frac{\partial a^2}{\partial x} + a^2 \frac{\partial v}{\partial x} = 0$ ,  
innen

$$2 \frac{\partial a}{\partial t} + 2v \frac{\partial a}{\partial x} + a \frac{\partial v}{\partial x} = 0. \quad (17)$$

A (6) mozgásegyenlet súrlódásmentes esetben prizmatikus csatornában  $\left( \frac{dA}{dx} = 0 \right)$

$\frac{\partial(vA)}{\partial t} + \frac{\partial(vA)v}{\partial x} + A \frac{\partial(gy)}{\partial x} = 0$ . Deriválás után  $A \left( \frac{\partial v}{\partial t} + v \frac{\partial v}{\partial x} \right) + v \frac{\partial A}{\partial t} + v \frac{\partial(Av)}{\partial x} + A \frac{\partial a^2}{\partial x} = 0$ . Az

aláhúzott tagok a (16) egyenlet miatt zérust adnak, így végül

$$\frac{\partial v}{\partial t} + v \frac{\partial v}{\partial x} + 2a \frac{\partial a}{\partial x} = 0. \quad (18)$$

$$(18)+(17): \quad \frac{\partial}{\partial t} (v + 2a) + (v + a) \frac{\partial}{\partial x} (v + 2a) = 0. \quad (19)$$

$$(18)-(17): \quad \frac{\partial}{\partial t} (v - 2a) + (v - a) \frac{\partial}{\partial x} (v - 2a) = 0. \quad (20)$$

és a  $v \pm 2a = \text{áll}$  a

$$C^\pm = \left. \frac{dx}{dt} \right|^\pm = v \pm a \quad (21)$$

karakterisztikus irányok mentén. A (19)-(21) egyenleteket Saint-Venant egyenleteknek hívják. Látható az analógia a gázáramlás és a csatornabeli folyadékáramlás között. A Riemann változóban a hullámsebesség együtthatója levegő esetén  $\frac{2}{\kappa-1} = \frac{2}{1,4-1} = 5$ . Van

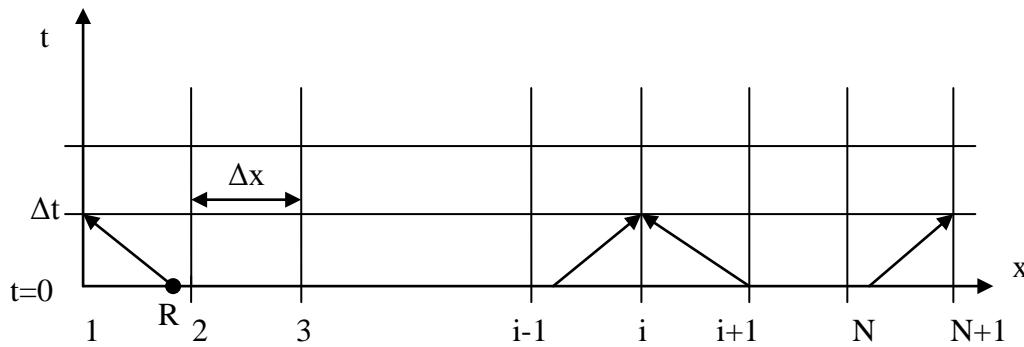
olyan csatornaszelvény, melyre a Saint-Venant egyenletekben az  $a$  hullámsebesség együtthatója ugyanekkora.

### 3. Peremfeltételek és kezdeti feltételek

A kezdeti feltétel a primitív változók,  $p$ ,  $\rho$ ,  $v$  csőhossz menti eloszlása. Ebből az  $a$  izotermikus hangsebesség is minden pontban számítható.

A cső  $L$  hosszát  $N$  szakaszra bontjuk, ezek határát az  $i = 1, 2, \dots, N, N+1$  index jelöli, amint az ábrán látható. A  $\Delta t$  időlépésre teljesülnie kell, hogy az ne legyen nagyobb, mint amennyi idő alatt a karakterisztika a  $\Delta x$  utat megteszi, azaz

$$\Delta t = \min_i \left( \frac{\Delta x}{v_i \pm a_i} \right) \quad (i=1,2,\dots,N+1) \quad (22)$$



**Szubszónikus gázáramlás esetén a belépő peremfeltétel** megadása azt jelenti, hogy az ismert  $R$  talppontú karakterisztika talppontjában ismerjük a  $v_R$  gázsebesség és  $a_R$  hullámsebesség interpolált értékét. Az interpolációt az 1 és 2 pontbeli értékekkel végezzük. Az  $R$  talppont helye  $x = -\Delta t(v-a)|_R \approx -\Delta t(v-a)|_2$ . A (21) képlet szerinti  $C$  karakterisztikán a Riemann változó értéke állandó:

$$v_R - \frac{2}{\kappa-1} a_R = v_1 - \frac{2}{\kappa-1} a_1 \quad (23)$$

Érvényes továbbá az állapotegyenlet, az összentalpia, illetve összhőmérséklet a 0-állapotú külső térben és az 1 perempontban azonos:  $T_0 = T_1 + \frac{v_1^2}{2c_p} = T_1 + \frac{v_1^2}{2 \frac{\kappa R}{\kappa-1}}$ . Innen

$\kappa R T_0 = \kappa R T_1 + \frac{\kappa-1}{2} v_1^2$ , és a hangsebességeket bevezetve

$$a_0^2 = a_1^2 + \frac{\kappa-1}{2} v_1^2 \quad (24)$$

A (23) és (24) egyenletből a két ismeretlen,  $v_1$  és  $a_1$  meghatározható.

**Szubszónikus áramlás esetén a kilépő peremfeltétel** egy  $C$  karakterisztikára felírt egyenletből (a Riemann változó állandó e karakterisztikán) és a kilépési veszteség figyelembe vételéből álló egyenletpár megoldásából adódik. Az állapotváltozás izentropikus. Legyen a kilépés most

is a cső elején, ekkor  $\left(\frac{p_1}{p_R}\right)^{\frac{\kappa-1}{\kappa}} = \frac{T_1}{T_R} = \frac{a_1^2}{a_R^2}$ . A kilépés helyén a nyomás azonos a külső tér  $p_0$

nyomásával. Innen  $\frac{a_1}{a_R} = \left(\frac{p_0}{p_R}\right)^{\frac{\kappa-1}{2\kappa}}$ .

Most tehát azonnal adódik  $a_1$ , abból  $T_1$ , de ismert  $p_1=p_0$  is, így az ideális gáz állapotegyenletéből számítható  $\rho_1$ . A karakterisztikára felírt Riemann egyenletből pedig adódik  $v_1$ .

**Hogyan dönthető el, hogy belépés vagy kilépés történik a cső elején**, az 1 jelű keresztmetszetben? Tegyük fel, hogy  $v_1 > 0$ , azaz a gáz belép a csőbe. Az 1 ponthoz az aktuális időlépésben két karakterisztika tartozik.

A  $C^+$  karakterisztikán  $\alpha = v_1 + \frac{2}{\kappa-1}a_1$  összeg, a  $C^-$  karakterisztikán  $\beta = v_1 - \frac{2}{\kappa-1}a_1$  összeg a Riemann változó. Ezekből  $2v_1 = \alpha + \beta > 0$ , azaz  $\alpha > -\beta$ . A két Riemann változó különbsége pedig  $\alpha - \beta = \frac{2}{\kappa-1}2a_1$ . A (24) energiaegyenletből azonban  $a_0^2 > a_1^2$ , tehát

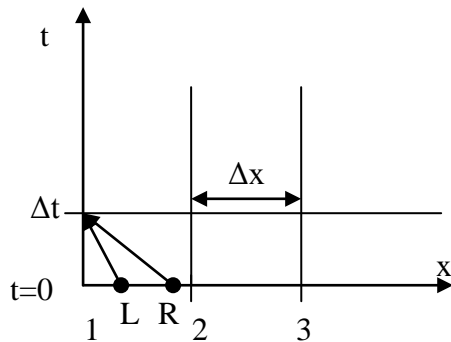
$$2a_0 > 2a_1 = \frac{\kappa-1}{2}(\alpha - \beta) > -\frac{\kappa-1}{2}2\beta.$$

Rendezés után végül

$$\frac{2}{\kappa-1}a_0 > -\beta \quad (25)$$

teljesülése esetén történik belépés a cső elején.

**Szuperszónikus kilépő áramlás** esetén nem adhatók meg fizikai peremfeltételek, hiszen a gáz nagyobb sebességgel lép ki, mint amilyen sebességgel az információ befelé terjedhet.



Mivel a balra mutató (kiáramlást tételezünk fel) sebesség nagyobb, mint a helyi hangsebesség, így mind az L pontból induló  $C^+$ , mind az R pontból induló  $C^-$  karakterisztika meredeksége negatív. A karakterisztikák talppontjában, az L és R pontban ismert a

$$v_1 - \frac{2}{\kappa-1}a_1 = v_R - \frac{2}{\kappa-1}a_R, \text{ illetve } v_1 + \frac{2}{\kappa-1}a_1 = v_L + \frac{2}{\kappa-1}a_L \text{ érték, azaz}$$

$$v_1 = \frac{v_L + v_R}{2} + \frac{2}{\kappa-1} \frac{a_L - a_R}{2}, \text{ majd } a_1 \text{ is számolható.}$$

**Szuperszónikus belépés** esetén viszont nem fut be karakterisztika a cső elején lévő 1 pontba a cső felől, így csak fizikai peremfeltétel írható elő a cső elején. Előírható tetszőlegesen a belépő gáz  $v_1$ sebesség, és érvényes az energiaegyenlet (24) alakban.