

II. előadás

Dr. Balogh Miklós

2016. február 17.

Tömegáram, térfogatáram és kontinuitás

Adott felületen egységnyi idő alatt átáramló közeg mennyiségét (tömegét) a tömegárammal (q_m) adhatjuk meg. Matematikailag a tömegáram a sebesség és a sűrűség szorzatának felületi integráljával határozható meg:

$$q_m = \int_A \rho v dA$$

Inkompresszibilis, azaz összenyomhatatlan közegek esetén a sűrűség kiemelhető az integrálás elé, hiszen konstans, így kapjuk a tömegáram és a térfogatáram (q_v) közötti kapcsolatot, ahol a térfogatáram az adott felületen egységnyi idő alatt átáramló közeg térfogatát adja meg:

$$q_m = \int_A \rho v dA \xrightarrow{\rho=\text{konstans}} q_m = \rho \int_A v dA = \rho q_v$$

A tömegáram egy adott felületelemen kiszámolható a sűrűség, a sebesség és a felületelem-vektor vektoriális szorzataként, azaz:

$$q_m = \rho \mathbf{v} \times d\mathbf{A} = \rho |\mathbf{v}| |d\mathbf{A}| \sin \beta.$$

A fenti összefüggésből levezethetők a tömegáram fontos tulajdonságai:

- $q_m = 0 \rightarrow \sin \beta = 0^\circ$, azaz \mathbf{v} párhuzamos $d\mathbf{A}$ -val.
- $q_m = \max. \rightarrow \sin \beta = 90^\circ$, azaz \mathbf{v} merőleges $d\mathbf{A}$ -ra.

Vizsgáljuk meg egy elemi térfogatra vonatkozó többletkiáramlást (dq_m -t)! Az alábbi ábrának megfelelően írjuk fel az elemi térfogat különböző oldalain a felületre merőleges, kifelé irányuló tömegáramokat! Az elemi térfogat oldalhosszúsága rendre dx , dy és dz , és a felületelem vektorok a térfogattól kifelé mutatnak. Az össztérfogat így $dV = dx dy dz$, míg az x , y és z irányra merőleges felületek nagysága rendre $A_x = dy dz$, $A_y = dx dz$, $A_z = dx dy$. Irányonként felírva:

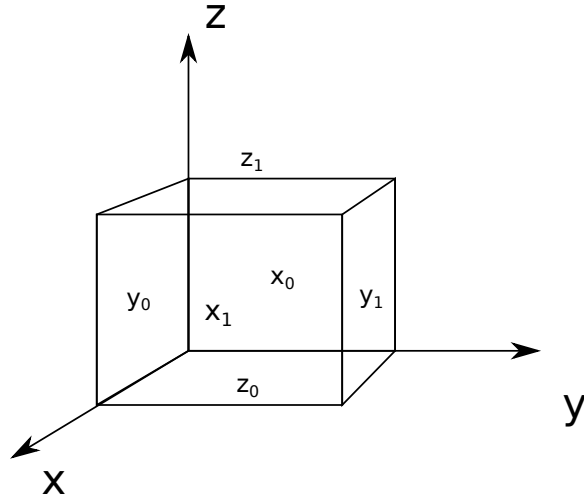
$$dq_m(x) = dq_m(x_0) + dq_m(x_1) = -\rho v_x A_x + \left(\rho v_x + \frac{\partial(\rho v_x)}{\partial x} dx \right) A_x$$

$$dq_m(y) = dq_m(y_0) + dq_m(y_1) = -\rho v_y A_y + \left(\rho v_y + \frac{\partial(\rho v_y)}{\partial y} dy \right) A_y$$

$$dq_m(z) = dq_m(z_0) + dq_m(z_1) = -\rho v_z A_z + \left(\rho v_z + \frac{\partial(\rho v_z)}{\partial z} dz \right) A_z$$

Ezek összegzésével megkapjuk az összes többletkiáramlást, felhasználva, hogy

$$dx A_x = dy A_y = dz A_z = dx dy dz = dV.$$



1. ábra. Elemi kontrolltérfogat a többletkiáramlás meghatározáshoz és a Gauss-Osztrogradskij tétel levezetéséhez.

Az össz térfogatáram tehát

$$dq_m = dq_m(x) + dq_m(y) + dq_m(z) = \left(\frac{\partial(\rho v_x)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v_y)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho v_z)}{\partial z} \right) dV,$$

ahol a jobb oldalon szereplő zárójeles kifejezés a sűrűség és sebesség szorzatának divergenciája, azaz

$$\operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) = \nabla \cdot (\rho \mathbf{v}) = \frac{\partial(\rho v_x)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v_y)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho v_z)}{\partial z}.$$

A fenti levezetés eredményeként a Gauss-Osztrogradskij tételt kaptuk, amely egy adott vektormennyiség felületi és térfogati integrálja között teremt kapcsolatot zárt felülettel határolt térfogatokra:

$$\int_A dq_m = q_m = \int_A (\rho \mathbf{v}) \cdot d\mathbf{A} = \int_V \operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) dV.$$

Mivel a többletkiáramlás zárt felületen keresztül a sűrűség csökkenésével jár a vizsgált térfogatban, az egyenletben szerepelnie kell ennek a csökkenésnek, azaz a sűrűség időbeli megváltozásának integráljával a vizsgált térfogatban (előjelhelyesen):

$$\int_V \operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) dV = - \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV$$

Tisztán differenciál alakban (az integrál elhagyásával), a fenti egyenlet átrendezésével nyerjük a folytonosság (kontinuitás) tételét:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) = 0.$$

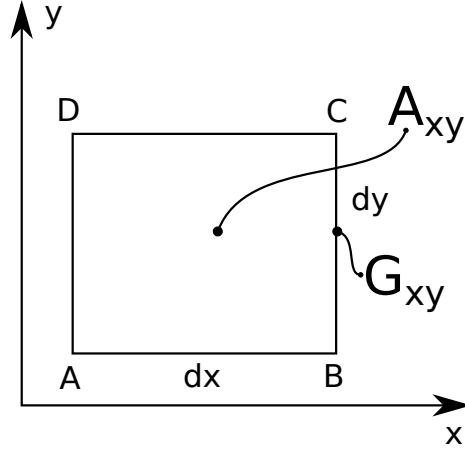
Stacionárius áramlás esetén a többletkiáramlás zérus:

$$\operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) = 0.$$

Összenyomhatatlan közeg esetén, mikor a sűrűség térben és időben állandó, a kontinuitás a következő egyszerű alakot ölti:

$$\operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) = \rho \operatorname{div} \mathbf{v} = 0 \implies \operatorname{div} \mathbf{v} = \frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} + \frac{\partial v_z}{\partial z} = 0.$$

Alkalmazás: Sebesség számítása változó keresztmetszetű csőben.



2. ábra. Elemi kontrollfelület a Stokes-tétel levezetéséhez.

Vizsgáljuk meg a következő ábrán látható, A , B , C és D pontokat összekötő G_{xy} zárt vonal (görbe) által határolt, az x, y síkon felvett A_{xy} felületet! A sebesség az A pontban legyen $\mathbf{v}_A = (v_x, v_y)$, a pontok közti távolság pedig rendre $\Delta AB = \Delta CD = dx$ és $\Delta BC = \Delta DA = dy$ végtelenül kicsi hossz! Az A ponthoz hasonlóan, a B , C és D pontokban is felírható a sebesség, ha ismerjük annak iránymenti (parciális) deriváltjait:

$$\begin{aligned}\mathbf{v}_A &= (v_x, v_y) \\ \mathbf{v}_B &= \left(v_x + \frac{\partial v_x}{\partial x} dx, v_y + \frac{\partial v_y}{\partial x} dx \right) \\ \mathbf{v}_C &= \left(v_x + \frac{\partial v_x}{\partial x} dx + \frac{\partial v_x}{\partial y} dy, v_y + \frac{\partial v_y}{\partial x} dx + \frac{\partial v_y}{\partial y} dy \right) \\ \mathbf{v}_D &= \left(v_x + \frac{\partial v_x}{\partial y} dy, v_y + \frac{\partial v_y}{\partial y} dy \right)\end{aligned}$$

Tegyük fel, hogy a sebesség megváltozása kontans, ami végtelenül kicsi dx és dy szakaszok esetén jó közelítés! Ekkor az egyes szakaszokon vett átlagsebesség közelíthető a végpontokban lévő sebességek számtani közepével:

$$\bar{v}_{AB} = \frac{1}{2}(\mathbf{v}_A + \mathbf{v}_B), \quad \bar{v}_{BC} = \frac{1}{2}(\mathbf{v}_B + \mathbf{v}_C), \quad \bar{v}_{CD} = \frac{1}{2}(\mathbf{v}_C + \mathbf{v}_D), \quad \bar{v}_{DA} = \frac{1}{2}(\mathbf{v}_D + \mathbf{v}_A)$$

Számoljuk ki a sebesség vonalmenti integrálját G_{xy} görbén a szakaszokon vett integrálok összegeként:

$$\oint_{G_{xy}} \mathbf{v} ds = \int_A^B \bar{v}_{AB} ds + \int_B^C \bar{v}_{BC} ds + \int_C^D \bar{v}_{CD} ds + \int_D^A \bar{v}_{DA} ds$$

Az integrálást előjelhelyesen elvégezve, és figyelembe véve, hogy a dx és dy szakaszokon a v_y és v_x sebességkomponensek integrálja rendre zérus:

$$\oint_{G_{xy}} \mathbf{v} ds = \int_x^{x+dx} (\bar{v}_{AB} - \bar{v}_{CD}) dx + \int_y^{y+dy} (\bar{v}_{BC} - \bar{v}_{DA}) dy = \int_{x,y}^{x+dx, y+dy} \left(\frac{\partial v_y}{\partial x} - \frac{\partial v_x}{\partial y} \right) dx dy = \int_{A_{xy}} \left(\frac{\partial v_y}{\partial x} - \frac{\partial v_x}{\partial y} \right) dA.$$

Vegyük észre, hogy a felületi integrál argumentuma éppen a sebességvektor rotációjának z komponense:

$$\text{rot}(\mathbf{v})_z = \left(\frac{\partial v_y}{\partial x} - \frac{\partial v_x}{\partial y} \right)$$

Ezt behelyettesítve az úgynevezett Green-formulához jutunk:

$$\oint_{G_{xy}} \mathbf{v} ds = \int_{A_{xy}} \text{rot}(\mathbf{v})_z dA$$

A fenti összefüggést tetszőleges, három dimenziós felületre és vektortérre kiterjesztve a Stokes-tételt kapjuk:

$$\Gamma = \oint_G \mathbf{v} ds = \int_A \text{rot}(\mathbf{v}) dA.$$

Potenciális áramlásra a fenti összefüggés egyenlő zérussal! A sebességvektor rotációja ($\text{rot}(\mathbf{v})$) egy vektorvektor függvény, amely komponensenként kiírva:

$$\text{rot} \mathbf{v} = \nabla \times \mathbf{v} = \begin{bmatrix} \frac{\partial v_z}{\partial y} - \frac{\partial v_y}{\partial z} \\ \frac{\partial v_x}{\partial z} - \frac{\partial v_z}{\partial x} \\ \frac{\partial v_y}{\partial x} - \frac{\partial v_x}{\partial y} \end{bmatrix}.$$

A mozgásmennyiség megváltozása

Newton II. törvénye: Egy pontszerű test a gyorsulása azonos irányú a testre ható F erővel, nagysága egyenesen arányos az erő nagyságával, és fordítottan arányos a test m tömegével:

$$\frac{d(m\mathbf{v})}{dt} = \mathbf{F}.$$

Állandó tömeg esetén:

$$\frac{d(m\mathbf{v})}{dt} = m \frac{d\mathbf{v}}{dt} = m\mathbf{a} = \mathbf{F}.$$

Másképpen megfogalmazva, a mozgásmennyiség megváltozása, arányos a ható erők eredőjével. Az áramlásban ezt a törvényt folyadékokra, illetve gázokra alkalmazzuk. Vegyünk egy egyszerű példát: Szűkülő keresztmetszetű csőhöz kapcsolódó csap nyitása. A sebesség teljes megváltozása felbontható lokális és konvektív (odébbáramlási) gyorsulásra:

$$\frac{d\mathbf{v}}{dt} = \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \mathbf{D}\mathbf{v},$$

ahol \mathbf{D} a derivált-tenzor.

$$\mathbf{D} = \begin{bmatrix} \frac{\partial v_x}{\partial x} & \frac{\partial v_x}{\partial y} & \frac{\partial v_x}{\partial z} \\ \frac{\partial v_y}{\partial x} & \frac{\partial v_y}{\partial y} & \frac{\partial v_y}{\partial z} \\ \frac{\partial v_z}{\partial x} & \frac{\partial v_z}{\partial y} & \frac{\partial v_z}{\partial z} \end{bmatrix}.$$

A derivált-tenzort \mathbf{v} -vel szorozva:

$$\mathbf{D}\mathbf{v} = \begin{bmatrix} \frac{\partial v_x}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_x}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_x}{\partial z} v_z \\ \frac{\partial v_y}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_y}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_y}{\partial z} v_z \\ \frac{\partial v_z}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_z}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_z}{\partial z} v_z \end{bmatrix}.$$

A derivált-tenzor felbontásával megmutatható, hogy a konvektív gyorsulás

$$D\mathbf{v} = \text{grad} \frac{v^2}{2} - \mathbf{v} \times \text{rot} \mathbf{v}.$$

Az Euler egyenlet

Newton II. törvényét alkalmazva, a mozgásmennyiség megváltozását a ható erők eredője adja. Ezek az erők a súrlódás elhanyagolása mellett rendre a nyomásból származó erő és a külső erőter hatása:

$$\frac{d\mathbf{v}}{dt} = \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + D\mathbf{v} = \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \text{grad} \frac{v^2}{2} - \mathbf{v} \times \text{rot} \mathbf{v} = \mathbf{g} - \frac{1}{\rho} \text{grad} p,$$

amely az Euler egyenlet általános alakja.

A Bernoulli egyenlet

Integráljuk áramvonal mentén az Euler egyenletet az a és b pontok között:

$$\int_a^b \frac{d\mathbf{v}}{dt} ds = \int_a^b \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} ds + \int_a^b \text{grad} \frac{v^2}{2} ds - \int_a^b \mathbf{v} \times \text{rot} \mathbf{v} ds = \int_a^b \mathbf{g} ds - \int_a^b \frac{1}{\rho} \text{grad} p ds.$$

A gradiens tulajdonságainak és az áramvonalon való integrálás tulajdonságainak kihasználásával, összenyomhatatlan közegekre:

$$\int_a^b \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} ds + \frac{v_b^2 - v_a^2}{2} = \mathbf{g}(x_b - x_a) - \frac{1}{\rho}(p_b - p_a).$$

Stacionárius áramlásokra:

$$\frac{v_b^2 - v_a^2}{2} = \mathbf{g}(x_b - x_a) - \frac{1}{\rho}(p_b - p_a).$$

Áramlástan mérés, nyomás és sebesség

Következő óra anyaga...