

Cuaderno de Clases: CI31A

Capítulo 3: Cinemática de los fluidos

Javier A. Rovegno Campos

19 de junio de 2007

Licencia del Documento: Creative Commons 3.0 [Detalles de la Licencia]¹

Este documento contiene una recopilación de los apuntes, tomados por el Autor, en las clases de Mecánica de Fluido del Año 2005 impartidas en la FCFM por los profesores:

- Aldo Tamburrino
- Yarko Niño

Datos del Autor:

Correos del Autor: jrovegno@ing.uchile.cl , tatadeluxe@gmail.com

Página Personal del Autor: <http://www.cec.uchile.cl/~jrovegno/>

Este Documento forma parte de la primera etapa BETA del *Proyecto Colaborativo WikiCursos*.

Para más información sobre WikiCursos visitar:
<http://ideaschile.wordpress.com/>

¹<http://creativecommons.org/licenses/by-sa/3.0/>

1. Introducción:

1.1. Generalidades.

1.2. Sistemas de Unidades y Medidas.

1.3. Propiedades de los fluidos: termodinámicas, de transporte (viscosidad , etc.), tensión superficial, presión de vapor (fenómenos de capilaridad y cavitación).

2. Estática de los fluidos

2.1. Análisis de la condición de equilibrio. Presión y esfuerzo de corte. Ecuación fundamental del equilibrio estático de los fluidos.

2.2. Aplicación al campo de fuerzas gravitacionales. Ley hidrostática.

2.3. Aplicación a campos de fuerzas distintas de las gravitacionales (centrífuga, etc.).

2.4. Presiones absolutas y manométricas. Medida de la presión.

2.5. Fuerzas sobre superficies planas sumergidas y curvas sumergidas. Principio de Arquímedes.

3. Cinemática de los fluidos

3.1. Clasificación de los regímenes de escurrimiento.

- Régimen laminar y turbulento. Experiencia de Reynolds.
- Régimen uniforme y variado.
- Régimen permanente e impermanente.
- Escurrecimiento crítico y subcrítico con superficie libre.

- 3.2. Descripción del movimiento de un fluido. Método de Lagrange y Euler. Líneas características del flujo.
- 3.3. Enfoques alternativos de análisis; enfoque integral; concepto de sistema y volumen de control. Teorema del Transporte de Reynolds.
- 3.4. Principio de conservación de la materia. Ecuación de continuidad según enfoque integral.
- 3.5. Conceptos de gasto másico y volumétrico. Aplicaciones de la ecuación, de continuidad integral.
- 3.6. Ecuación de continuidad desde un punto de vista diferencial.
- 3.7. Deformación de fluidos en movimiento. Deformación lineal (contracción o dilatación). Deformación angular, rotación con deformación (vorticidad). Propiedades de la vorticidad.

4. Dinámica de los fluidos

- 4.1. Teorema del Momentum desde un punto de vista diferencial. Relaciones esfuerzo deformación. Flujos rotacionales e irrotacionales. Ecuaciones de Navier Stokes. Aplicaciones a la determinación de distribución de velocidades en régimen laminar.
- 4.2. Ecuación de Euler. Ecuación de Bernoulli. Aplicaciones.
- 4.3. Teorema General de la energía aplicado a los fluidos en movimiento.
- 4.4. Ecuación de Bernoulli derivada del Teorema de la Energía. Extensión a toda la corriente.
- 4.5. Teorema del Momentum desde el punto de vista integral.

5. Escurrimiento en tuberías

- 5.1. Nociones sobre Teoría de la Turbulencia. Ecuaciones de Reynolds.
- 5.2. Teoría fenomenológica de Prandtl. Distribución de velocidades en régimen turbulento.
- 5.3. Pérdidas de carga en tuberías friccionales y singulares. Aplicaciones.
- 5.4. Nociones de la Teoría de la Capa Limite.

6. Hidrodinámica y flujo potencial

- 6.1. Concepto de flujo Potencial. función Potencial y de Corriente. Propiedades de las funciones. Líneas equipotenciales y de corriente.
- 6.2. Ejemplos de flujos potenciales bidimensionales, flujo uniforme, flujo radial, fuentes y sumideros puntuales.
- 6.3. Redes de flujo y métodos de solución.

7. Análisis dimensional y teoría de modelos

- 7.1. Generalidades.
- 7.2. Fundamentos del método de Análisis Dimensional.
- 7.3. Teorema ϕ o de Buckingham.
- 7.4. Aplicaciones. Sustentación y Arrastre.
- 7.5. Semejanza y Teoría de Modelos. Semejanza geométrica, cinemática y dinámica. Aplicaciones a estudios en modelos.

equivale a estar en el eje 2-2

$$I_{02-2} = \frac{1}{12} B L^3$$

$$\Rightarrow B > H \sqrt{6 \left(1 - \frac{y_m}{y}\right) \frac{y_m}{y}}$$

3. Cinemática de los fluidos

Describimos el mov. del fluido,
sin considerar la causa que lo produce

Clasificación del mov.

Flujo { Permanente: No depende del tiempo.
 { Impermanente: Depende del tiempo.

Flujo { Uniforme: No depende de las coordenadas
 { espaciales.
 Espacial: variable: varía en el espacio.

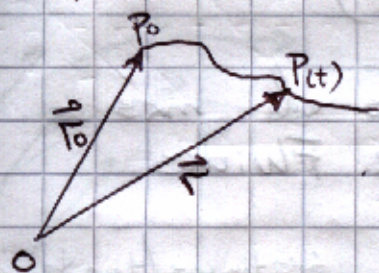
Régimen de flujo { Laminar: Se tiene un mov.
 ordenado de las partículas
 de fluido.
 { Turbulento: el mov. de las
 partículas de fluido es
 caótico.

Ojo: Existen clasificaciones que se verán más adelante

Descripción del movimiento:

- Método de Lagrange:

Se describe el mov. de cada partícula. si en $t=0$, la partícula está en $\vec{r}_0$, la trayectoria de la partícula es $\vec{r} = \vec{r}(\vec{r}_0, t)$



Vel. de la partícula:

$$\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt}$$

Acel. de la partícula

$$\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{d^2\vec{r}}{dt^2}$$

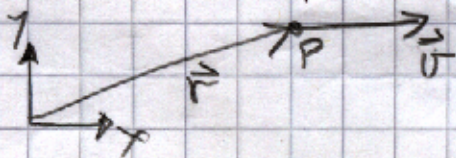
Método difícil de aplicar porque requiere identificar las partículas de fluido y seguir las en el tiempo, por lo que su aplicación es más o menos restringida. Ejemplo de uso: Estudio de descargas de contaminantes o residuos.

- Método de Euler:

(Campo de vel. en el espacio)

Euler se preocupa de describir la variación del campo de velocidades en el tiempo y en el espacio.

Miremos el pto. P del espacio (ligado a un sist. de referencia por un vector $\vec{r}$)



En $t=0$, por P pasa una partícula con vel. $\vec{v}$.

En $t=t'$ por P pasa una partícula con vel. $\vec{v}'$.

La vel. en el pto P queda def por:

$$\vec{v} = \vec{v}(\vec{r}, t)$$

El método de Euler es el más utilizado en Mecánica de Fluidos.



Def. LC: Líneas de Corriente.

Son líneas tangentes al vector velocidad en cada uno de los pto. en un t dado.

$$\vec{v} \times d\vec{r} = 0$$

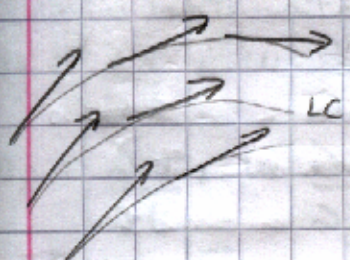
Es evidente que las LC no pueden cortarse entre sí, pues un pto no puede tener dos vel. al mismo tiempo.

En general:

Las LC no coinciden con las Trayectorias

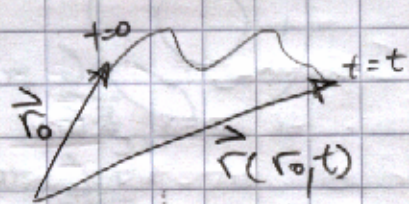
↓
Euler

$$d\vec{r} \times \vec{v} = 0$$



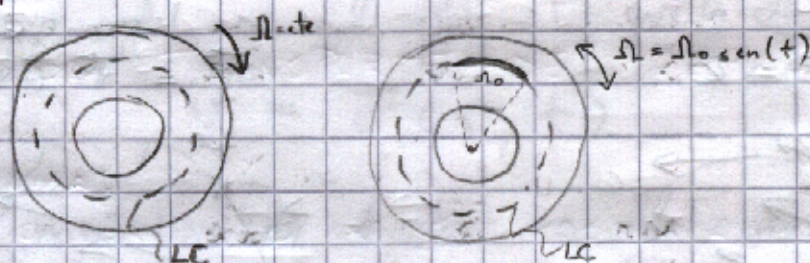
↓
Lagrange

$$\vec{r} = \vec{r}(\vec{r}_0, t)$$



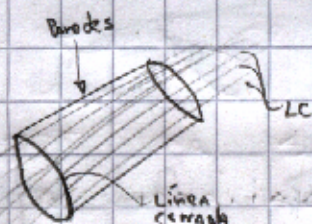
23-08

Nota: En General las LC no coinciden con las trayectorias, pero esto sí ocurre para flujos PERMANENTES.



Def. TUBO DE FLUJO:

Conj. de LC limitadas por una línea cerrada en el espacio



SEA $\hat{n}$ el vector normal a las paredes del tubo de flujo. $\Rightarrow \vec{V} \cdot \hat{n} = 0$

(no hay flujo a través de las paredes del tubo de flujo)

Def. LINEA DE HUMO

Lugar geométrico que en un instante dado, une las posiciones de las partículas que han pasado o pasarán por un pto. P.

Aceleración: Por Mot. de EULER

El campo de vel. está dado por:

$$\vec{v} : \vec{v}(\vec{r}, t)$$

Cartesianas

$$u = u(x, y, z, t)$$

$$v = v(x, y, z, t)$$

$$w = w(x, y, z, t)$$

$$\begin{aligned}
 a_x &= \frac{dw}{dt} = \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \\
 &= \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \\
 &= \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z}
 \end{aligned}$$

equivale a: $\frac{dw}{dt}$

$$a_y = \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z}$$

$$a_z = \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z}$$

$$\Rightarrow \vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla \vec{v}$$

$$\frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla \vec{v}$$

ACELERACIÓN
(Variación de la vel)

(Variación Temporal de vel)

(Variación espacial de vel,
Aceleración convectiva.)

Def. Operador: $\frac{d}{dt}$; se denomina

derivada material o sustancial $\left(\frac{d}{dt} \equiv \frac{D}{Dt}\right)$

puede aplicarse en forma general a cualquier propiedad del flujo. (B propiedad escalar o vectorial)

$$\frac{dB}{dt} = \frac{\partial B}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla B$$

Def. Escurrimiento Permanente : $\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = 0$
 $\Rightarrow \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{v} \cdot \nabla \vec{v}$

Def. Escurrimiento uniforme : $\vec{v} \cdot \nabla \vec{v} = 0$

Teo. del TRANSPORTE DE REYNOLDS.

Def. Sistema:

Conj. de partículas que se desplaza, cambia sus propiedades (temp, densidad, etc) pero contiene siempre las mismas partículas; la cantidad de materia es etc.

Def. Volumen de Control:

Volumen cualquiera del espacio, limitado por una superficie cerrada, única e invariable (superficie de control)

Un vol. de control ubicado dentro de un flujo es ocupado por partículas que entran y salen a través de las superficies de control.

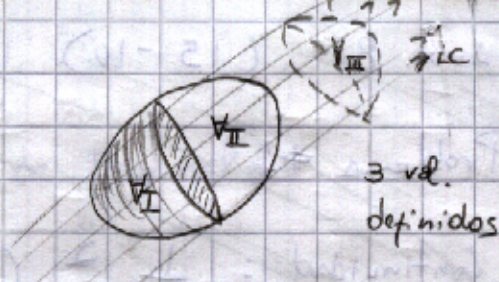
Sea η el valor específico de una propiedad en un pto de V .
 η (propiedad intensiva)

Sea N magnitud de la propiedad del volumen de partículas:

$$N = \int_V \eta \cdot \rho \cdot dV$$

N (propiedad extensiva)

Expresión para $\frac{dN}{dt}$:



a) Vol I: Vol. que pertenece a V_c , pero no contiene partículas del sistema en instante $(t + \Delta t)$

b) Vol II: Vol. que pertenece al V_c , y que contiene partículas del sistema en el instante $(t + \Delta t)$

c) Vol III: Vol. ocupado por las partículas del sistema que en $(t + \Delta t)$ ya no están en el V_c .
Usando la definición de derivada total:

$$\frac{dN}{dt} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\left(\int_{V_{II}} \rho \cdot f \, dV + \int_{V_{III}} \rho \cdot f \, dV \right) \Big|_{t+\Delta t} - \left(\int_{V_I} \rho \cdot f \, dV + \int_{V_{II}} \rho \cdot f \, dV \right) \Big|_t}{\Delta t}$$

$$= \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\left(\int_{V_{II}} \rho \cdot f \, dV \right) \Big|_{t+\Delta t} - \left(\int_{V_I} \rho \cdot f \, dV \right) \Big|_t}{\Delta t} +$$

$$\lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\left(\int_{V_{III}} \rho \cdot f \, dV \right) \Big|_{t+\Delta t}}{\Delta t} - \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\left(\int_{V_I} \rho \cdot f \, dV \right) \Big|_t}{\Delta t}$$

= Variación de N en el V_c en un tiempo Δt + Cantidad de N que sale del V_c en un tiempo Δt - Cantidad de N que entra al V_c en un tiempo Δt

$$\Rightarrow \frac{dN}{dt} = \frac{\partial}{\partial t} \int_{V_c} \rho \cdot f \, dV + \int_{S_{\text{salida}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot \hat{m} \, dS - \int_{S_{\text{entrada}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot \hat{m} \, dS$$

(Viene del día 23-08) ~~Revisión~~ (23-08)

- Teorema de Transporte de Reynolds.
(Enfoque integral)

$$\frac{DN}{Dt} = \frac{d}{dt} \int_{V_C} \eta \cdot \rho \, dV + \int_{S_C} \eta \cdot \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} \, dS$$

η : propiedad intensiva

$$\frac{N}{M} = \frac{m_s}{m_s + m_L} \quad \eta = \frac{m_s}{m_s + m_L} = C$$

3.4 Principio de conservación de la materia.

Consideramos el caso en que N es la masa de fluido. En este caso $N = m \rightarrow \eta = 1$

$$\Rightarrow \frac{dm}{dt} = \frac{d}{dt} \int_{V_C} \rho \, dV + \int_{S_C} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} \, dS$$

$$\frac{dm}{dt} = 0$$

* Mecánica clásica: la materia se conserva $\Rightarrow \frac{dm}{dt} = 0$

$$0 = \frac{d}{dt} \int_{V_C} \rho \, dV + \int_{S_C} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} \, dS$$

(Ec. de continuidad)

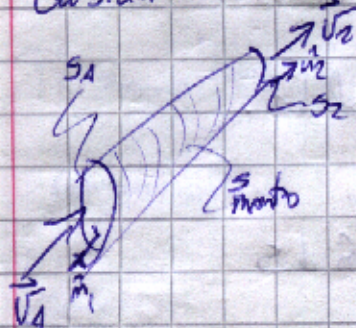
3.5

~~Def~~ $G = \int_{S_C} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} \, dS$

G : gasto másico.

Tenemos: $\int_{V_C} \rho \, dV = m$ fluido dentro del V_C

Consideramos el tubo de flujo



$$\int_{S_c} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} dS = \int_{S_2} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} dS +$$

$$\int_{S_1} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} dS +$$

$$\int_{S_{tubo}} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} dS$$

$$\Rightarrow \int_{S_1} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} dS = - \int_{S_1} \rho \cdot v_1 dS = -G_1$$

$$\int_{S_2} \rho \cdot \vec{v} \cdot \vec{n} dS = + \int_{S_2} \rho \cdot v_2 dS = G_2$$

$$\therefore \frac{dm}{dt} = \frac{2m}{2t} + G_2 - G_1 \Rightarrow \boxed{\frac{dm}{dt} = G_{entra} - G_{sale}}$$

$$\parallel dm = \rho \cdot dt$$

* Flujo permanente $\Rightarrow G_{entra} = G_{sale}$

* Consideramos $\rho = cte.$

$$\int_{t_c} \rho \cdot dt = \rho \int_{t_c} dt = \rho \cdot t$$

$$G = \int_S \rho \cdot v \cdot dS = \rho \int_S v \cdot dS = \rho \cdot Q$$

$$\text{Def } Q = \int_S v \cdot dS$$

Q: caudal o Gasto Volumétrico.

$$\rho \cdot \frac{dt}{2t} = \rho \cdot Q_{entra} - \rho \cdot Q_{sale} \quad \bigg/ \quad \frac{1}{\rho}$$

$$\boxed{\frac{dt}{2t} = Q_{entra} - Q_{sale}}$$

t: vol de fluido dentro del tubo.

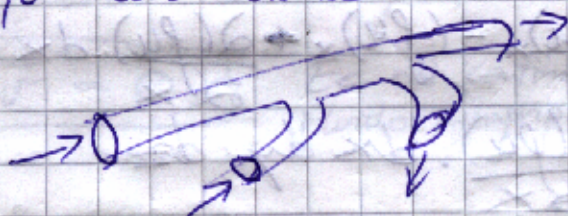
Def $\bar{v} = \frac{\int_S v \cdot dS}{S} = \frac{Q}{S}$ $\bar{v}$: vel media

$$\left[\frac{\partial V}{\partial t} = \bar{v} \cdot S|_{entra} - \bar{v} \cdot S|_{sale} \right]$$

Def: $\bar{\rho} = \frac{G}{Q} \Leftrightarrow \bar{\rho} \cdot \int_S v \cdot dS = \int_S \rho v \cdot dS$

$\bar{\rho}$: densidad media.

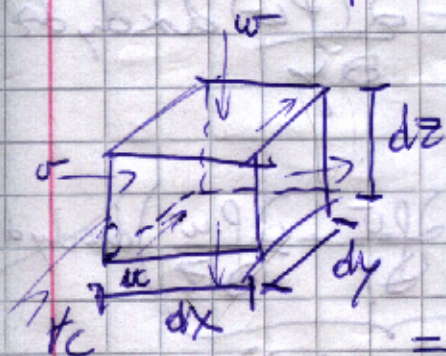
Tubo de flujo con varias salidas y entradas.



$$\frac{\partial m}{\partial t} = \sum_{entra} G_i - \sum_{sale} G_j$$

3.6 Ecuación de Continuidad desde el pto de vista diferencial

$$V_c = dx dy dz$$

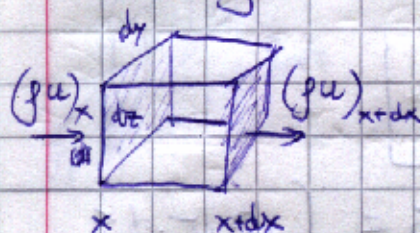


$$\begin{aligned} \frac{\partial m}{\partial t} &= \int_{S_{entra}} \rho \cdot v \cdot dS - \int_{S_{sale}} \rho \cdot v \cdot dS \\ &= \left(\int_{S_{x-entra}} \rho \cdot v \cdot dS + \int_{S_{y-entra}} \rho \cdot v \cdot dS + \dots \right) - \left(\int_{S_{x-sale}} \rho \cdot v \cdot dS + \dots \right) \end{aligned}$$

Consideremos S_x :

$$dS_x = dy dz$$

$$m = \rho \cdot dV = \rho \cdot dx dy dz$$



$$\Rightarrow \int_{S_{x\text{entra}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot d\vec{S} - \int_{S_{x\text{sale}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot d\vec{S} =$$

$$\left[\int_{S_{x\text{entra}}} \rho \cdot u \cdot dS \right]_x - \left[\int_{S_{x\text{sale}}} \rho \cdot u \cdot dS \right]_{x+dx} / d()$$

$$= (\rho u)_x \cdot dy \cdot dz - (\rho u)_{x+dx} \cdot dy \cdot dz$$

$$= \left[(\rho u)_x - (\rho u)_{x+dx} + \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} dx + \dots \right] dy dz$$

$$\approx - \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} \cdot dx dy \cdot dz$$

Equivalentemente podemos evaluar los flujos a través de las superficies dS_y y dS_z

$$\int_{S_{y\text{entra}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot d\vec{S} - \int_{S_{y\text{sale}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot d\vec{S} = - \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} \cdot dx dy dz$$

$$\int_{S_{z\text{entra}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot d\vec{S} - \int_{S_{z\text{sale}}} \rho \cdot \vec{v} \cdot d\vec{S} = - \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} \cdot dx dy dz$$

$$\therefore \frac{\partial \rho}{\partial t} \cdot dx dy dz = - \underbrace{\left(\frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} \right)}_{\nabla \cdot (\rho \cdot \vec{v})} dx dy dz$$

$$\Leftrightarrow \boxed{\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \cdot \vec{v}) = 0} \quad \text{Ec. de Continuidad en forma diferencial.}$$

$$\Leftrightarrow \underbrace{\frac{\partial \rho}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla \rho + \rho \cdot \nabla \cdot \vec{v}} = 0$$

$$\Leftrightarrow \boxed{\frac{d\rho}{dt} + \rho(\nabla \cdot \vec{v}) = 0}$$

Si fluido es incompresible y homogéneo:

$\Rightarrow \rho$ independiente de t y $\vec{r} \therefore$

$$\boxed{\nabla \cdot \vec{v} = 0}$$

Ec. de Continuidad
Fluido incompresible

At: (30/08/04)

Resumen: Ec. Continuidad en forma integral.

$$\frac{\Delta m}{\Delta t} = G_{entra} - G_{sale} \quad // \quad \rho = cte$$

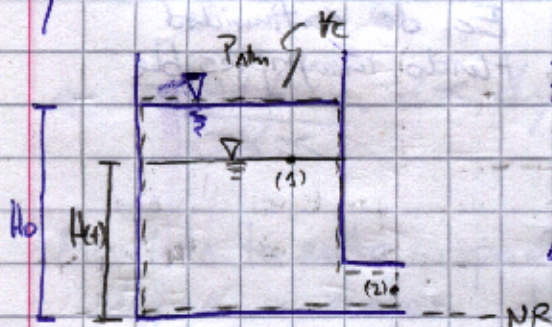
$$\Rightarrow \frac{\Delta H}{\Delta t} = Q_{entra} - Q_{sale}$$

Ec. Continuidad en forma diferencial.

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \cdot \vec{v}) = 0 \quad // \text{ fluido incompresible}$$

$$\nabla \cdot \vec{v} = 0$$

Ej. Variamiento de un estanque:



Estanque de area basal A_0
Descarga a traves de un
tubo de area transversal
 A_t

$$B_1 = B_2 \Rightarrow H(t) = \frac{v_2^2}{2g} \Rightarrow v_2 = \sqrt{2g H(t)}$$

⤴ Torricelli: para estanques de grandes dimensiones.

*Nota: al volumen de control engloba los fenomenos de estridio: - El nivel de la sup. libre y la zona de descarga

Continuidad

$$\frac{\Delta H}{\Delta t} = Q_{entra} - Q_{sale}$$

$$V(t) = A_0 \cdot H(t) \Rightarrow \frac{dV}{dt} = A_0 \cdot \frac{dH(t)}{dt}$$

$$Q_{sale} = v_2 \cdot A_t = \sqrt{2g \cdot H(t)} \cdot A_t$$

$$\Rightarrow A_0 \frac{dH}{dt} = -A_t \sqrt{2g} \sqrt{H}$$

$$\Rightarrow \frac{dH}{\sqrt{H}} = -\frac{A_t \sqrt{2g}}{A_0} dt \quad \bigg/ \int$$

$$2\sqrt{H} = -\frac{A_t \sqrt{2g}}{A_0} \cdot t + \frac{cte}{2}$$

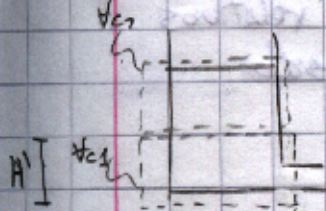
$$CB: t=0 \rightarrow H=H_0$$

$$2\sqrt{H_0} = cte \Rightarrow$$

$$\boxed{\sqrt{H} = -\frac{A_t}{A_0} \sqrt{\frac{g}{2}} \cdot t + \sqrt{H_0}}$$

Si $H \rightarrow 0 \Rightarrow$ Hay problemas con el supuesto de Torricelli.

(con 2 V_c)



Necesitamos calcular la carga asociada a la velocidad.

Usamos V_{c2} para conocer Q_{entra} a V_{c1}

En V_{c2} :

$$\frac{dH}{dt} = Q_{entra} - Q_{sale}$$

$$Q_{entra2} = 0$$

$$Q_{sale2} = Q_{entra1}$$

$$V = A_0 (H - H') \Rightarrow A_0 \frac{dH}{dt} = -Q_{sale2}$$

en V_{c1} ($H > H'$)

$$\Rightarrow V = cte.$$

$$0 = Q_{entra1} = Q_{sale1}$$

$$Q_{entra1} = Q_{sale1}$$

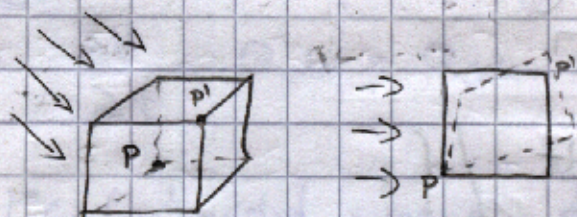
$$= A_t \sqrt{2gH}$$

$\Leftrightarrow$

$$A_0 \frac{dH}{dt} = -A_t \sqrt{2gH}$$

3.7 Deformación de Fluidos en movimiento

Def. de un elemento de fluido (situación permanente)



$$d\vec{v} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial x} dx + \frac{\partial \vec{v}}{\partial y} dy + \frac{\partial \vec{v}}{\partial z} dz$$

Sea $\vec{v} = (u, v, w)$

$$d\vec{v} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} & \frac{\partial u}{\partial y} & \frac{\partial u}{\partial z} \\ \frac{\partial v}{\partial x} & \frac{\partial v}{\partial y} & \frac{\partial v}{\partial z} \\ \frac{\partial w}{\partial x} & \frac{\partial w}{\partial y} & \frac{\partial w}{\partial z} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} dx \\ dy \\ dz \end{bmatrix}$$

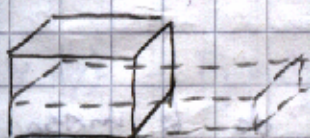
i) $d\vec{v} = 0 \Rightarrow$ No hay desplazamientos relativos
(No hay cambio de forma, solo desplazamiento).

$$\text{ii) } d\vec{v} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial v}{\partial y} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{\partial w}{\partial z} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} dx \\ dy \\ dz \end{bmatrix}$$

Esto ocurre en gases. (el líquido se deforma viscosamente).

Fluido incompresible:

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0$$



$$(\nabla \cdot \mathbf{v} = 0)$$

$$\Rightarrow \frac{\partial u}{\partial x}, \frac{\partial v}{\partial y} > 0 \Rightarrow \frac{\partial w}{\partial z} < 0$$

Nota: Importante en fluidos:

$\frac{\partial \gamma}{\partial t}$: tasa de deformación angular a diferencia de los sólidos que interesa dy (cambio de longitud)

$$\text{Def } \frac{dy}{dt} = \left(\frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} \right) \rightarrow E_{zy}$$

$$E_{zy} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} \right)$$

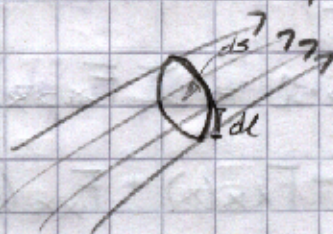
→ Promedio de las 2 deformaciones.

en algunos libros se omite y se agrega en las fórmulas.

Def: Circulación: $\Gamma = \oint_C \vec{v} \cdot \vec{t} \, dl$

$$\Rightarrow \Gamma = 2 \int_S \vec{\omega} \cdot \hat{n} \, dS$$

Tubo de Flujo



// Si $\vec{\omega} = 0 \Rightarrow$ el flujo es irrotacional.

Resto Mirar en Apunte de (U-CURSOS)

- Deformación Lineal (contracción, dilatación)
- " angular
- Rotación con deformación (vorticidad) → Propiedades.