

## บทที่ 3

## จลนศาสตร์และสมการของของไหล

จลนศาสตร์ (Kinematics) เป็นแขนงวิชากลศาสตร์ที่กล่าวถึงการเคลื่อนที่ของสสาร โดยไม่พิจารณาสาเหตุของการเคลื่อนที่ที่เกิดจากแรงมากระทำ ณ ที่นี้จะพิจารณาการเคลื่อนที่อันประกอบด้วย การเปลี่ยนตำแหน่ง ความเร็ว และความเร่ง สำหรับการเคลื่อนที่ในทางชลศาสตร์ หรือเรียกว่า การไหล (Flow) ซึ่งสามารถอธิบายการไหลโดยระบุสภาพของการไหลได้หลายวิธี เช่น การไหลแบบราบเรียบ (Laminar flow) หรือการไหลแบบปั่นป่วน (Turbulent flow) การไหลแบบคงตัว (Steady flow) หรือการไหลแบบไม่คงตัว (Unsteady flow) การไหลสม่ำเสมอ (Uniform flow) หรือการไหลไม่สม่ำเสมอ (Non-uniform flow) และการไหลแบบหมุนวน (Rotational flow) หรือการไหลแบบไม่หมุนวน (Irrotational flow) เป็นต้น

การไหลแบบราบเรียบ อนุภาคของของไหลจะเคลื่อนที่อย่างเป็นระเบียบมีลักษณะเหมือนเป็นชั้นบาง ๆ และมีการถ่ายเทโมเมนตัมระหว่างชั้นน้อยมาก

การไหลแบบปั่นป่วน อนุภาคของของไหลจะเคลื่อนที่อย่างไม่เป็นระเบียบ และมีการถ่ายเทโมเมนตัมระหว่างโมเลกุลของของไหลมาก

การไหลคงตัว (Steady flow) คือ การไหลที่มีสภาพการไหล ณ จุดใดจุดหนึ่งในของไหลคงที่ไม่แปรเปลี่ยนตามกาลเวลา ทั้งนี้ ณ ตำแหน่งอื่นอาจจะแตกต่างจากตำแหน่งนี้ได้ ซึ่งการไหลคงตัวจะเกิดขึ้นเฉพาะเมื่อการไหลเป็นแบบราบเรียบเท่านั้น

การไหลสม่ำเสมอ (Uniform flow) คือ การไหลที่มีความเร็ว ณ ทุก ๆ จุดในของไหลคงที่ทั้งขนาดและทิศทางที่เวลาใดเวลาหนึ่ง กล่าวคือ การไหลสม่ำเสมอมีสภาพการไหลที่ไม่แปรเปลี่ยนตามระยะทาง

สภาพการไหลโดยทั่ว ๆ ไป จะเกิดจากกลุ่มของการไหลเข้าด้วยกัน คือ

1. การไหลคงตัวแบบสม่ำเสมอ (Steady uniform flow) เช่น การไหลด้วยอัตราคงที่ผ่านท่อตรงที่ยาวมาก
2. การไหลคงตัวแบบไม่สม่ำเสมอ (Steady non-uniform flow) เช่น การไหลด้วยอัตราคงที่ผ่านท่อที่มีขนาดค่อย ๆ ขยายใหญ่ขึ้น
3. การไหลไม่คงตัวแบบสม่ำเสมอ (Unsteady uniform flow) เช่น การไหลในท่อตรงที่มีอัตราการไหลไม่คงที่
4. การไหลไม่คงตัวแบบไม่สม่ำเสมอ (Unsteady non-uniform flow) เช่น การไหลในอัตราไม่คงที่ผ่านท่อที่ค่อย ๆ ขยายใหญ่ขึ้น

### 3.1 รูปแบบการไหล (Flow pattern) ประกอบด้วย

เส้นการไหล (Streamline) คือ เส้นที่แสดงการเคลื่อนที่ของอนุภาคในสนามการไหล เมื่อพิจารณาเส้นการไหลของอนุภาคทั้งหมดก็จะได้เส้นการไหลจำนวนมาก ซึ่งรูปแบบการไหลที่มีเส้นการไหลประกอบกันจำนวนมากนี้ เรียกว่า สนามการไหล

ลำการไหล (Stream tube) คือ กลุ่มของเส้นการไหล

เส้นทางการไหล (Path line) คือ เส้นที่แสดงให้เห็นถึงทิศทางของความเร็วของอนุภาคใดอนุภาคหนึ่งในช่วงเวลานั้น

ในการไหลคงตัว เส้นการไหลและเส้นทางการไหลจะเป็นเส้นเดียวกัน เพราะอนุภาคเคลื่อนที่ตามเส้นการไหล และเส้นการไหลนี้ก็แสดงถึงทิศทางของการเคลื่อนที่ของอนุภาคในเวลาเดียวกันด้วย ในทางตรงกันข้าม การไหลไม่คงตัวนั้นเวกเตอร์ความเร็วที่จุดต่าง ๆ จะเปลี่ยนแปลงไปตามเวลา เส้นการไหลจึงเปลี่ยนตำแหน่งไปเรื่อย ๆ ทำให้เส้นการไหลกับเส้นทางการไหลแตกต่างกันออกไป

ปริมาตรควบคุม (Control volume) คือ ขอบเขตปริมาตรจำกัดในสนามการไหลที่กำหนดขึ้น เพื่อพิจารณาคคุณสมบัติการไหลเฉพาะในปริมาตรควบคุมเท่านั้น โดยปริมาตรควบคุมสามารถนำมาเพื่อวิเคราะห์การไหลได้ คือ สมการสภาพต่อเนื่อง สมการโมเมนตัม และสมการพลังงาน

การไหลหนึ่งมิติ (One - dimensional flow) คือ การไหลตามเส้นการไหลใด ๆ ที่พิจารณาการเปลี่ยนแปลงคุณสมบัติการไหล เช่น ความดัน ความเร็ว และอื่น ๆ เฉพาะในทิศทางของเส้นการไหลเท่านั้น

การไหลสองมิติ (Two - dimensional flow) คือ การไหลที่มีการเปลี่ยนแปลงคุณสมบัติใน 2 ระนาบ เช่น การไหลผ่านผวย

การไหลสามมิติ (Three - dimensional flow) คือ การไหลที่มีการเปลี่ยนแปลงสภาพทั้ง 3 แกน เป็นการไหลโดยทั่วไปตามธรรมชาติ

### 3.2 สมการต่อเนื่อง (Continuity equation)

อัตราการไหล (Flow rate หรือ Discharge) คือ ปริมาณของไหลที่ไหลผ่านพื้นที่หน้าตัดใด ๆ ที่กำหนด ต่อหนึ่งหน่วยเวลา ซึ่งอัตราการไหลมีอยู่ 3 ประเภท คือ

- 1) อัตราการไหลเชิงปริมาตร (Volume flow rate):  $Q$  มีสมการทั่วไป ดังนี้

$$Q = Av \tag{3.1}$$

เมื่อ  $A$  คือ พื้นที่หน้าตัดการไหล

$v$  คือ ความเร็วเฉลี่ยของการไหล

หน่วยของอัตราการไหลในระบบ SI คือ  $m^3/s$  และในระบบอังกฤษ คือ  $ft^3/s$

2) อัตราการไหลเชิงน้ำหนัก (Weight flow rate):  $Q_w$  มีสมการทั่วไป ดังนี้

$$Q_w = \gamma Q \tag{3.2}$$

เมื่อ  $\gamma$  คือ น้ำหนักจำเพาะของของไหล

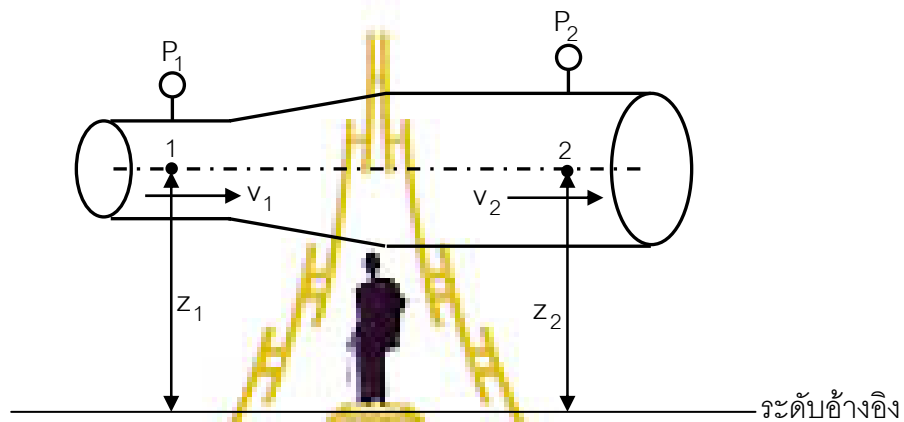
หน่วยของอัตราการไหลในระบบ SI คือ N/s และในระบบอังกฤษ คือ lb/s

3) อัตราการไหลเชิงมวล (Mass flow rate):  $Q_M$  มีสมการทั่วไป ดังนี้

$$Q_M = \rho Q = \rho A v \tag{3.3}$$

หน่วยของอัตราการไหลในระบบ SI คือ kg/s และในระบบอังกฤษ คือ slug/s

สมการการไหลต่อเนื่องในการไหลคงตัวมิติเดียว ดังภาพที่ 3.1 เป็นการประยุกต์ใช้หลักอนุรักษมวลสาร คือภายในขอบเขตจำกัดมวลสารจะไม่มีสูญหาย



ภาพที่ 3.1 สมการการไหลต่อเนื่องในการไหลคงตัวมิติเดียว

ดังนั้น

$$Q_{M1} = Q_{M2}$$

$$\rho_1 A_1 v_1 = \rho_2 A_2 v_2$$

เนื่องจากของไหลไม่มีการเปลี่ยนคุณสมบัติ ดังนั้น  $\rho_1 = \rho_2$

เพราะฉะนั้น อัตราการไหลเชิงปริมาตร สำหรับของไหลกดอัดไม่ได้ หรือมีความหนาแน่นคงที่ จะได้

$$Q_1 = Q_2 \tag{3.4}$$

สมการที่ 3.4 นี้ เรียกว่า สมการต่อเนื่อง

**ตัวอย่าง 3.1** จากภาพที่ 3.1 ท่อมีเส้นผ่าศูนย์กลางกึ่งกลางที่หน้าตัด 1 และ 2 เท่ากับ 50 และ 100 mm ตามลำดับ น้ำที่อุณหภูมิ 70°C ไหลเข้าหน้าตัด 1 ด้วยความเร็ว 8 m/s จงหา (ก) ความเร็วที่หน้าตัด 2 (ข) อัตราการไหลเชิงปริมาตร (ค) อัตราการไหลเชิงน้ำหนัก และ (ง) อัตราการไหลเชิงมวล กำหนดให้ น้ำที่ 70°C มีน้ำหนักจำเพาะเท่ากับ  $9.59 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}$  และความหนาแน่นเท่ากับ  $978 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$

**วิธีทำ**

(ก) จาก  $Q_1 = Q_2$

$$A_1 v_1 = A_2 v_2$$

$$\frac{\pi}{4} (50 \text{ mm})^2 \left( 8 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) = \frac{\pi}{4} (100 \text{ mm})^2 v_2$$

$$v_2 = 2 \text{ m/s}$$

ตอบ

(ข) จาก  $Q = Av$

$$Q = \frac{\pi}{4} (50 \text{ mm})^2 \left( 8 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) = 0.0157 \text{ m}^3 / \text{s}$$

ตอบ

(ค) จาก  $Q_w = \gamma Q$

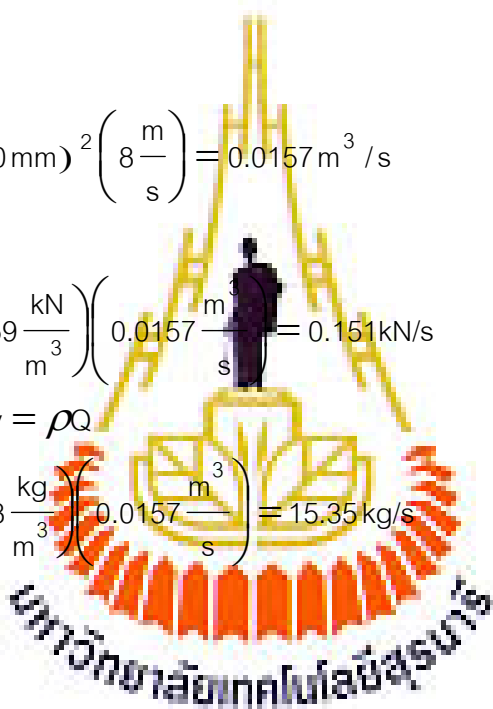
$$Q_w = \left( 9.59 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} \right) \left( 0.0157 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \right) = 0.151 \text{ kN/s}$$

ตอบ

(ง) จาก  $Q_M = \rho Av = \rho Q$

$$Q_M = \left( 978 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \right) \left( 0.0157 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \right) = 15.35 \text{ kg/s}$$

ตอบ



**ตัวอย่าง 3.2** ในระบบท่ออากาศ ณ ความดัน 101.35 kPa อุณหภูมิ 40°C ท่อที่หน้าตัด 1 มีความเร็วเฉลี่ย 6.1 m/s และพื้นที่หน้าตัดสี่เหลี่ยมจัตุรัสมีความกว้างเท่ากับ 30.5 cm และท่อหน้าตัดที่ 2 มีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 457 mm ความเร็วที่วัดได้เท่ากับ 4.57 m/s จงคำนวณหา (ก) ความหนาแน่นของอากาศ และ (ข) อัตราการไหลเชิงน้ำหนักในหน่วย N/s

กำหนดให้ ที่ความดัน 101.35 kPa และอุณหภูมิ 40°C อากาศมีความหนาแน่น 1.134 kg/m<sup>3</sup> และน้ำหนักจำเพาะ 11.14 N/m<sup>3</sup>

**วิธีทำ**

เมื่อ  $v_1 = 6.1 \text{ m/s}, A_1 = 30.5^2 \text{ cm}^2, v_2 = 4.57 \text{ m/s}, D_2 = 457 \text{ mm}$

(ก) จาก  $Q_{M1} = Q_{M2}$

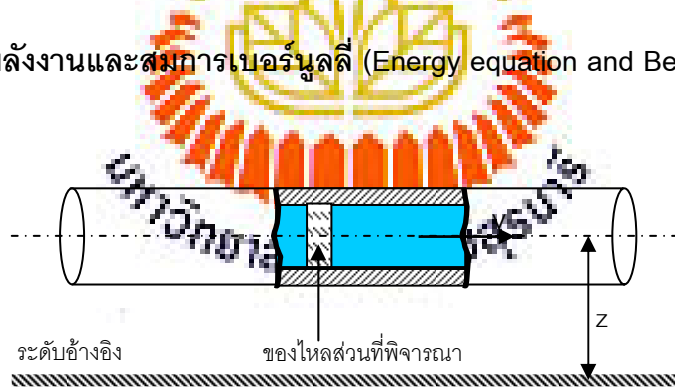
$$\rho_1 A_1 v_1 = \rho_2 A_2 v_2$$

$$\rho_2 = \frac{\rho_1 A_1 v_1}{A_2 v_2} = \frac{\left(1.134 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}\right) (30.5 \text{ cm})^2 \left(6.1 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)}{\left(\frac{\pi}{4} (45.7 \text{ cm})^2\right) \left(4.57 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)} = 0.858 \text{ kg/m}^3 \quad \text{ตอบ}$$

(ข) จาก  $Q_w = \gamma Q = \gamma A_1 v_1 = \gamma A_2 v_2$

$$Q_w = \left(11.14 \frac{\text{N}}{\text{m}^3}\right) (30.5 \text{ cm})^2 \left(\frac{1 \text{ m}^2}{10^4 \text{ cm}^2}\right) \left(6.1 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) = 6.32 \text{ N/s} \quad \text{ตอบ}$$

**3.3 สมการพลังงานและสมการเบอร์นูลลี (Energy equation and Bernoulli's equation)**



**ภาพที่ 3.2** สมการพลังงานในการไหลในท่อ

จากภาพที่ 3.2 เมื่อของไหลส่วนที่พิจารณา ไหลภายในท่อด้วยความเร็ว  $v$  สามารถพิจารณาพลังงานได้ 3 รูปแบบ ดังนี้

1. พลังงานศักย์ (Potential Energy; PE)

$$PE = wz \quad \text{เมื่อ } w \text{ คือ น้ำหนักของของไหล} \quad (3.5)$$

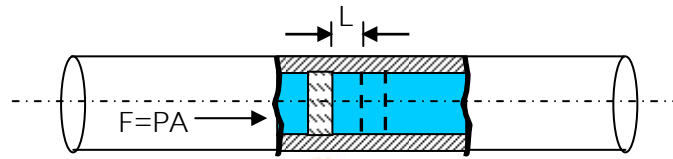
2. พลังงานจลน์ (Kinematic Energy; KE)

$$KE = \frac{wv^2}{2g} \tag{3.6}$$

3. พลังงานการไหล (Flow Energy; FE)

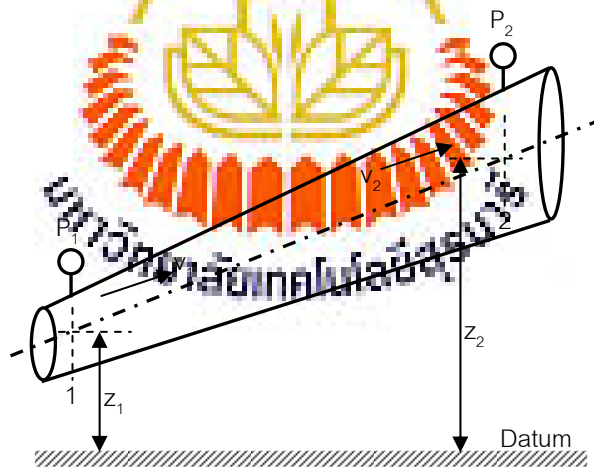
$$FE = \frac{wP}{\gamma} \quad \text{เมื่อ } P \text{ คือ ความดัน} \tag{3.7}$$

โดยพลังงานทั้งหมด (E) ที่เกิดขึ้น คือ  $E = FE + PE + KE$  (3.8)



ภาพที่ 3.3 แรงที่กระทำต่อของไหลในท่อ

จาก  $FE = \frac{wP}{\gamma}$  และเมื่อออกแรง  $F = PA$  ทำให้ของไหลส่วนที่พิจารณาเคลื่อนที่ไปเป็นระยะทาง L ดังภาพ งานที่เกิดขึ้นนี้มีค่าเท่ากับผลคูณของความดันกับปริมาตรของของไหล เมื่อปริมาตรของของไหล คือ ผลคูณระหว่างพื้นที่หน้าตัดการไหลกับระยะทาง L



ภาพที่ 3.4 สมการพลังงานสำหรับการไหลในท่อ

จากภาพที่ 3.4 เมื่อพิจารณาพลังงานภายในระบบว่า พลังงานไม่มีการสูญหาย (Conservation of energy) แต่พลังงานสามารถที่จะเปลี่ยนรูปได้ ซึ่งเป็นไปตามกฎอนุรักษ์พลังงาน นั่นคือ พลังงานที่จุดที่ 1 เท่ากับพลังงานที่จุดที่ 2

$$E_1 = E_2$$

เมื่อ  $E_1 = \frac{w_1 P_1}{\gamma} + w_1 z_1 + \frac{w_1 v_1^2}{2g}$  และ  $E_2 = \frac{w_2 P_2}{\gamma} + w_2 z_2 + \frac{w_2 v_2^2}{2g}$

จะได้  $\frac{w_1 P_1}{\gamma} + w_1 z_1 + \frac{w_1 v_1^2}{2g} = \frac{w_2 P_2}{\gamma} + w_2 z_2 + \frac{w_2 v_2^2}{2g}$

เมื่อ  $w_1 = w_2$

$$\therefore \frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g} \quad (3.9)$$

สมการที่ 3.9 เรียกว่า สมการเบอร์นูลลี (Bernoulli's equation)

- เมื่อ  $\frac{P}{\gamma}$  เรียกว่า เสดความดัน (Pressure head)
- $z$  เรียกว่า เสดระดับ (Elevation head)
- $\frac{v^2}{2g}$  เรียกว่า เสดความเร็ว (Velocity head)
- $\frac{P}{\gamma} + z + \frac{v^2}{2g}$  เรียกว่า เสดทั้งหมด (Total head)

ข้อจำกัดสำหรับสมการเบอร์นูลลี

1. ของเหลวที่พิจารณาเป็นของเหลวที่กักอัดไม่ได้ ดังนั้น น้ำหนักจำเพาะจึงคงที่
2. พลังงานจากหน้าตัดที่ 1 เท่ากับพลังงานที่หน้าตัดที่ 2 หรือพลังงานไม่มีการสูญเสีย
3. ในระบบที่พิจารณาของเหลวจะไม่ได้รับความร้อน ดังนั้น จึงไม่มีการเปลี่ยนแปลงสถานะของเหลว
4. ไม่นำการสูญเสียพลังงานไปพิจารณา

**ตัวอย่าง 3.3** น้ำไหลในท่อจากหน้าตัดที่ 1 ไปหน้าตัดที่ 2 ซึ่งหน้าตัดที่ 1 มีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 25 mm ความดันเกจ 345 kPa และความเร็วการไหล 3.0 m/s และหน้าตัดที่ 2 มีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 50 mm อยู่เหนือหน้าตัดที่ 1 ที่ระดับความสูง 2.0 m เมื่อไม่มีการสูญเสียพลังงาน จงคำนวณหาความดันที่หน้าตัดที่ 2

**วิธีทำ**

จาก  $Q_1 = Q_2$

$$A_1 v_1 = A_2 v_2$$

$$\frac{\pi}{4} (25 \text{ mm})^2 \left( 3 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) = \frac{\pi}{4} (50 \text{ mm})^2 (v_2)$$

$$v_2 = 0.75 \text{ m/s}$$

จาก 
$$\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$$

$$\frac{345 \text{ kPa}}{9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} + 0 + \frac{\left(3 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \left(9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right)} = \frac{P_2}{9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} + 2 \text{ m} + \frac{\left(0.75 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \left(9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right)}$$

$$P_2 = 329.6 \text{ kPa}$$

ตอบ

**ตัวอย่าง 3.4** ของเหลวชนิดหนึ่งมีความถ่วงจำเพาะ 1.26 ไหลเข้าท่อขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 60 cm ความดันตรงทางเข้าเท่ากับ 300 kN/m<sup>2</sup> อัตราการไหล 700 liter/s จงคำนวณหาความดันที่จุดที่สองซึ่งอยู่ต่ำกว่าทางเข้า 1 m กำหนดให้ ท่อตรงจุดที่สอง มีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 30 cm และไม่มี การสูญเสียใดๆ

**วิธีทำ**

จาก  $Q_1 = Q_2$

$$A_1 v_1 = A_2 v_2$$

$$v_1 = \frac{Q}{A_1} = \frac{0.7 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{\frac{\pi}{4} (0.60 \text{ m})^2} = 2.48 \text{ m/s}$$

$$v_2 = \frac{Q}{A_2} = \frac{0.7 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{\frac{\pi}{4} (0.30 \text{ m})^2} = 9.90 \text{ m/s}$$

จาก 
$$\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$$

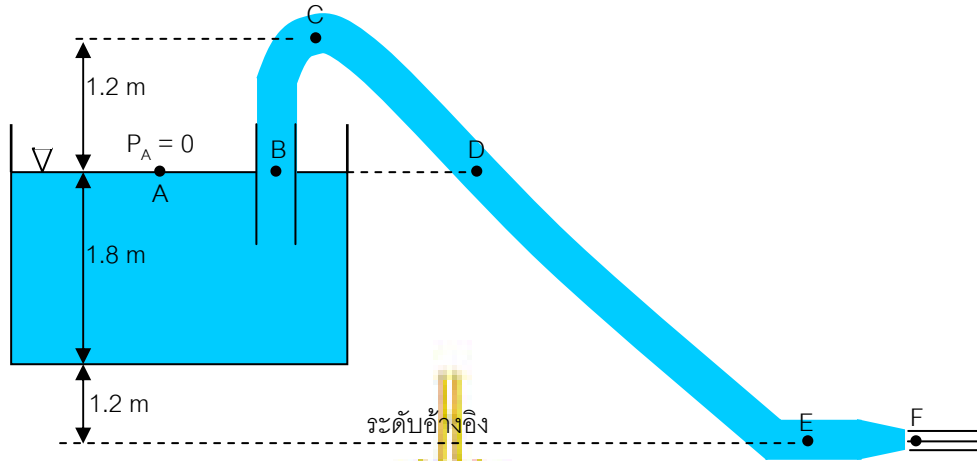
$$\frac{300 \text{ kPa}}{(1.26 \times 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3})} + 1 \text{ m} + \frac{\left(2.48 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \left(9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right)} = \frac{P_2}{(1.26 \times 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3})} + 0 + \frac{\left(9.90 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \left(9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right)}$$

$$P_2 = 254.49 \text{ kPa}$$

ตอบ



ตัวอย่าง 3.5 ระบบกักน้ำดูน้ำจากถังน้ำโดยใช้ท่อที่มีพื้นที่หน้าตัดการไหล  $1.257 \times 10^{-3} \text{ m}^2$  ดังภาพ และที่หัวฉีดมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 25 mm เมื่อไม่มีการสูญเสียพลังงาน จงคำนวณหาความดันที่จุด B ถึงจุด E



วิธีทำ

จุด A ความดัน  $P_A = 0 \text{ Pa}$  (gage) และ  $v_A = 0$

จุด F ความดัน  $P_F = 0 \text{ Pa}$  (gage) เพราะเปิดสู่อากาศ

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด F;  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} = \frac{P_F}{\gamma} + z_F + \frac{v_F^2}{2g}$

จะได้  $z_A = \frac{v_F^2}{2g}$

แทนค่า  $(1.8 \text{ m} + 1.2 \text{ m}) = \frac{v_F^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}}$

$\therefore v_F = 7.67 \text{ m/s}$

จาก  $Q = Av = A_F v_F$

$Q = \left(7.67 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \left(\frac{\pi}{4} (25 \text{ mm})^2\right) = 3.77 \times 10^{-3} \text{ m}^3 / \text{s}$

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด B;  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} = \frac{P_B}{\gamma} + z_B + \frac{v_B^2}{2g}$

จะได้  $\frac{P_B}{\gamma} = -\frac{v_B^2}{2g}$  (1)

จาก  $Q_B = A_B v_B$

$Q_B = Q_F$

$$v_B = \frac{Q_B}{A_B} = \frac{3.77 \times 10^{-3} \frac{m^3}{s}}{1.257 \times 10^{-3} m^2} = 3 \text{ m/s}$$

จากสมการที่ (1)  $P_B = -\frac{\gamma v_B^2}{2g} = -\frac{\left(9.81 \frac{kN}{m^3}\right) \left(3 \frac{m}{s}\right)^2}{2 \left(9.81 \frac{m}{s^2}\right)} = -4.5 \text{ kPa}$

ตอบ

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด C;  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} = \frac{P_C}{\gamma} + z_C + \frac{v_C^2}{2g}$

จะได้  $z_A = \frac{P_C}{\gamma} + z_C + \frac{v_C^2}{2g}$

แทนค่า  $3 \text{ m} = \frac{P_C}{\gamma} + 4.2 \text{ m} + \frac{v_C^2}{2g}$

$$\frac{P_C}{\gamma} = -1.2 \text{ m} + \frac{v_C^2}{2g}$$

(2)

จาก  $Q_C = Q_F$

$$v_C = \frac{3.77 \times 10^{-3} \frac{m^3}{s}}{1.257 \times 10^{-3} m^2} = 3 \text{ m/s}$$

จากสมการที่ (2)  $\frac{P_C}{\gamma} = -1.2 \text{ m} + \frac{\left(3 \frac{m}{s}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{m}{s^2}}$

ดังนั้น  $P_C = -7.27 \text{ kPa}$

ตอบ

เนื่องจากจุด D และ จุด B อยู่ที่ระดับเดียวกันและ  $v_D = v_B$  ดังนั้น  $P_D = P_B = -4.5 \text{ kPa}$  ตอบ

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด E;  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} = \frac{P_E}{\gamma} + z_E + \frac{v_E^2}{2g}$

จะได้  $z_A = \frac{P_E}{\gamma} + \frac{v_E^2}{2g}$

แทนค่า  $3 \text{ m} = \frac{P_E}{\gamma} + \frac{v_E^2}{2g}$

(3)

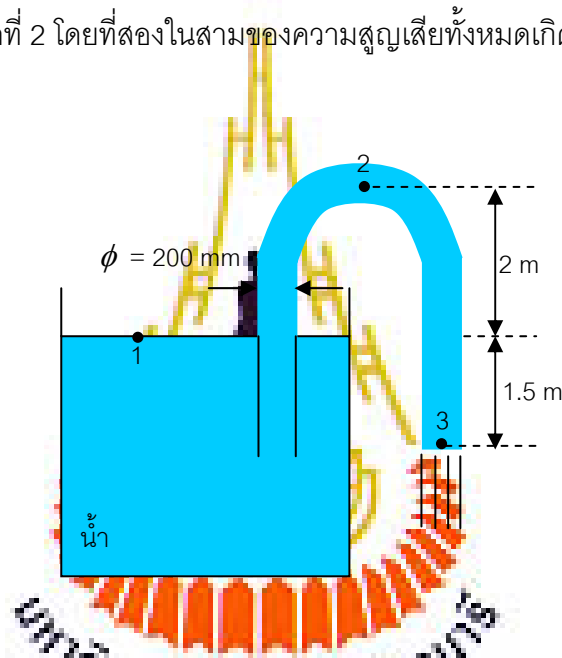
$$v_E = \frac{3.77 \times 10^{-3} \frac{m^3}{s}}{1.257 \times 10^{-3} m^2} = 3 m/s$$

$$P_E = \left( 9.81 \frac{kN}{m^3} \right) \left( 3 m - \frac{\left( 3 \frac{m}{s} \right)^2}{2 \times 9.81 \frac{m}{s^2}} \right) = 24.93 kPa$$

ตอบ

**ตัวอย่าง 3.6** ระบบกักน้ำมีน้ำไหลออกในอัตรา 150 ลิตร/วินาที จงคำนวณหา

- (ก) ความสูญเสีย (Loss) จากจุดที่ 1 ไปยังจุดที่ 3 ในรูปของเฮดความเร็ว
- (ข) ความดันที่จุดที่ 2 โดยที่สองในสามของความสูญเสียทั้งหมดเกิดขึ้นระหว่างจุดที่ 1 และจุดที่ 2



**วิธีทำ**

(ก) สมการเบอร์นูลลี จากจุด 1 ไปยังจุด 3, 
$$\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_3}{\gamma} + z_3 + \frac{v_3^2}{2g} + h_{L1 \rightarrow 3}$$

จะได้ 
$$z_1 = \frac{v_3^2}{2g} + h_{L1 \rightarrow 3}$$

แทนค่า 
$$1.5 m = \frac{v_3^2}{2g} + h_{L1 \rightarrow 3}$$

เมื่อ 
$$v_3 = \frac{0.15 \frac{m^3}{s}}{\frac{\pi}{4} (0.2 m)^2} = 4.77 m/s$$

$$h_{L1 \rightarrow 3} = (1.5 \text{ m}) - \frac{\left(4.77 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = 0.34 \text{ m}$$

(ข)  $h_{L1 \rightarrow 2} = \frac{2}{3} \times 0.34 \text{ m} = 0.23 \text{ m}$

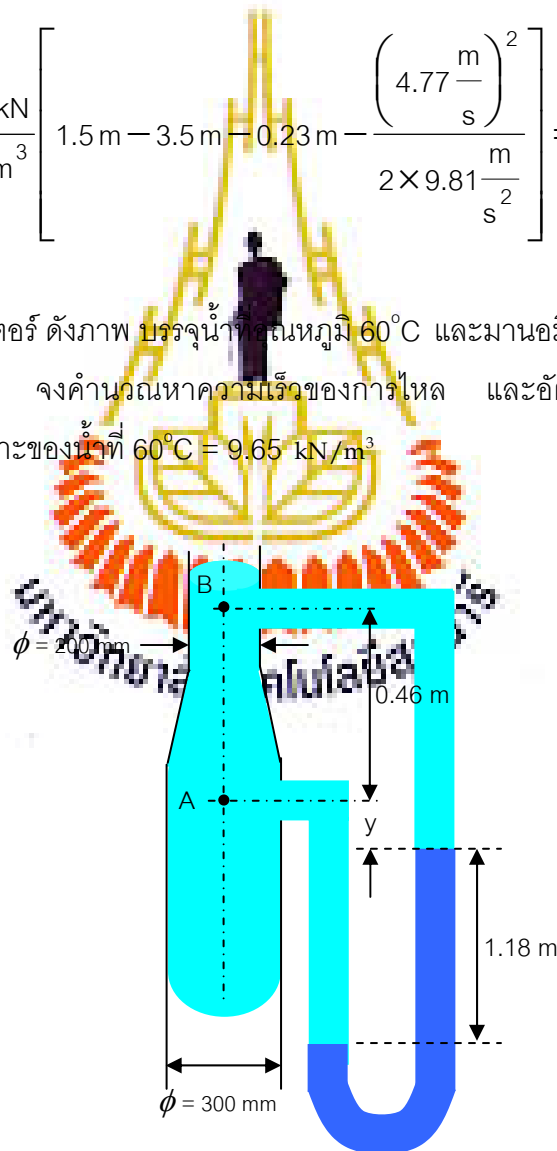
สมการเบอร์นูลลี จากจุด 1 ไปยังจุด 2;  $\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + h_{L1 \rightarrow 2}$

แทนค่า  $1.5 \text{ m} = \frac{P_2}{\gamma} + 3.5 \text{ m} + \frac{v_2^2}{2g} + 0.23 \text{ m}$

เมื่อ  $v_2 = v_3$

$$P_2 = 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} \left[ 1.5 \text{ m} - 3.5 \text{ m} - 0.23 \text{ m} - \frac{\left(4.77 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} \right] = -33.25 \text{ kPa} \quad \text{ตอบ}$$

ตัวอย่าง 3.7 เวนจูร์มิเตอร์ ดังภาพ บรรจุน้ำที่อุณหภูมิ 60°C และमानมิเตอร์บรรจุของเหลวที่มีความถ่วงจำเพาะ 1.25 จงคำนวณหาความเร็วของการไหล และอัตราการไหลที่หน้าตัด A กำหนดให้ น้ำหนักจำเพาะของน้ำที่ 60°C = 9.65 kN/m<sup>3</sup>



**วิธีทำ**

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด B;  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} = \frac{P_B}{\gamma} + z_B + \frac{v_B^2}{2g}$

จะได้  $\frac{P_A - P_B}{\gamma} + (z_A - z_B) = \frac{v_B^2 - v_A^2}{2g}$  (1)

เมื่อ  $z_A - z_B = 0 - 0.46\text{ m} = -0.46\text{ m}$

$\gamma_g$  = น้ำหนักจำเพาะของของเหลวที่อยู่ในमानอมิเตอร์

$= 1.25 \times 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} = 12.26 \text{ kN/m}^3$

พิจารณामานอมิเตอร์

$P_A = -\gamma \cdot y - \gamma(1.18\text{ m}) + \gamma_g(1.18\text{ m}) + \gamma \cdot y + \gamma(0.46\text{ m}) + P_B$

$P_A - P_B = \gamma(-1.18\text{ m} + 0.46\text{ m}) + \gamma_g(1.18\text{ m})$

$\frac{P_A - P_B}{\gamma} = (-0.72\text{ m}) + \frac{\gamma_g}{\gamma}(1.18\text{ m})$

$\frac{P_A - P_B}{\gamma} = (-0.72\text{ m}) + \left( \frac{12.26 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}}{9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} \right) (1.18\text{ m}) = 0.78\text{ m}$

จาก  $A_A v_A = A_B v_B$

$v_B = v_A \left( \frac{A_A}{A_B} \right) = v_A \left( \frac{\frac{\pi}{4} (300\text{ mm})^2}{\frac{\pi}{4} (200\text{ mm})^2} \right) = 2.25 v_A$

$v_B^2 = 5.06 v_A^2$

$v_B^2 - v_A^2 = 5.06 v_A^2 - v_A^2 = 4.06 v_A^2$

แทนค่าในสมการที่ (1)

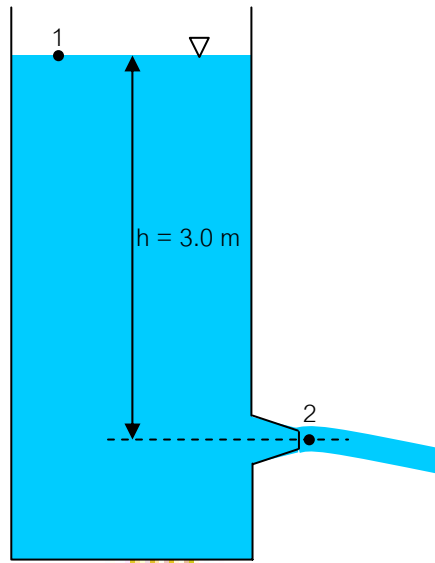
$0.78\text{ m} - 0.46\text{ m} = \frac{4.06 v_A^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}}$

$v_A = 1.24 \frac{\text{m}}{\text{s}}$

$Q = A_A v_A = \left( 1.24 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \left( \frac{\pi}{4} (0.3\text{ m})^2 \right) = 8.77 \times 10^{-2} \text{ m}^3/\text{s}$

ตอบ

ตัวอย่าง 3.8 จากภาพ จงคำนวณหาความเร็วของการไหลที่หัวฉีด หรือจุด 2



วิธีทำ

สมการเบอร์นูลลี จากจุด 1 ไปยังจุด 2;  $\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$

จะได้  $z_1 = \frac{v_2^2}{2g} = h$

แทนค่า  $v_2 = \sqrt{2gh} = \sqrt{2 \left( 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right) (3\text{m})} = 7.67 \text{ m/s}$

ตอบ



**ตัวอย่าง 3.9** จากตัวอย่าง 3.8 จงคำนวณหาความเร็วของการไหลที่หัวฉีดและอัตราการไหล เมื่อความลึก  $h$  มีค่าตั้งแต่ 3.0 m ถึง 0.5 m เมื่อขนาดเส้นผ่าศูนย์กลางของหัวฉีดคือ 50 mm

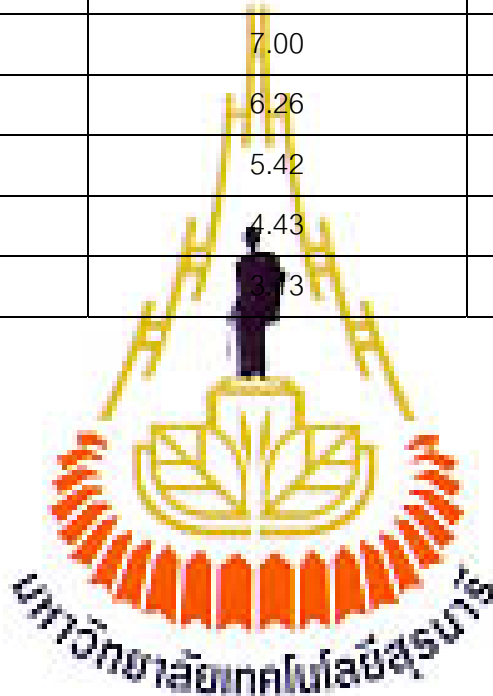
**วิธีทำ**

จากตัวอย่างที่ 3.8;  $h = 3 \text{ m}$  และ  $v_2 = 7.67 \text{ m/s}$

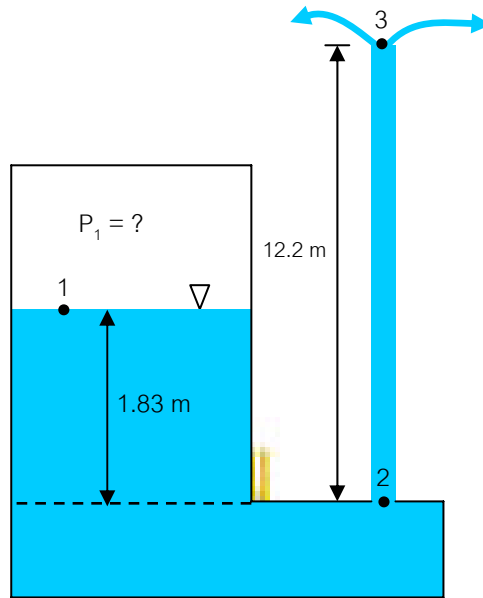
$$A_2 = \frac{\pi}{4} (50 \text{ mm})^2 = 1.963 \times 10^{-3} \text{ m}^2$$

$$\therefore h = 3 \text{ m}; Q = (1.963 \times 10^{-3} \text{ m}^2) \cdot \left( 7.67 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) = 1.51 \times 10^{-2} \text{ m}^3 / \text{s}$$

Depth; $h$ (m)	$v_2 = \sqrt{2gh}$	$Q (\text{m}^3 / \text{s})$
3.0	7.67	$1.51 \times 10^{-2}$
2.5	7.00	$1.38 \times 10^{-2}$
2.0	6.26	$1.23 \times 10^{-2}$
1.5	5.42	$1.07 \times 10^{-2}$
1.0	4.43	$0.87 \times 10^{-2}$
0.5	3.13	$0.61 \times 10^{-2}$



ตัวอย่าง 3.10 จากภาพ จงคำนวณหาความดันอากาศที่ต้องการเพื่อให้น้ำจากหัวฉีดขึ้นสูง 12.2 m



วิธีทำ

สมการเบอร์นูลลี จากจุด 1 ไปยังจุด 2;  $\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$

แทนค่า  $\frac{P_1}{\gamma} + 1.83 \text{ m} = \frac{v_2^2}{2g}$  (1)

สมการเบอร์นูลลี จากจุด 2 ไปยังจุด 3;  $\frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g} = \frac{P_3}{\gamma} + z_3 + \frac{v_3^2}{2g}$

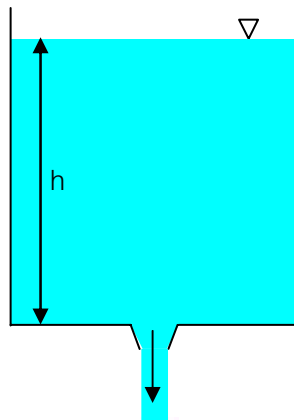
แทนค่า  $\frac{v_2^2}{2g} = z_3 = 12.2 \text{ m}$  (2)

จากสมการ (1)

$$P_1 = (12.2 - 1.83 \text{ m}) \left( 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^2} \right) = 101.73 \text{ kN/m}^2 = 101.73 \text{ kPa} \quad \text{ตอบ}$$



ตัวอย่าง 3.11 จากภาพ จงหาเวลาที่จะต้องใช้ในการปล่อยน้ำที่ระดับความสูงตั้งแต่ 3.0 m ถึง 0.50 m เมื่อถังน้ำมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 1.50 m และหัวฉีดมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 50 mm



วิธีทำ

h มีค่าตั้งแต่ 3.0 m ถึง 0.5 m

ถังน้ำมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง

$$D_t = 1.5 \text{ m}$$

$$A_t = \frac{\pi}{4} D_t^2 = \frac{\pi}{4} (1.5 \text{ m})^2 = 1.767 \text{ m}^2$$

หัวฉีดที่กั้นถังมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง  $D_j = 50 \text{ mm}$

$$A_j = \frac{\pi}{4} D_j^2 = \frac{\pi}{4} (50 \text{ mm})^2 = 0.001963 \text{ m}^2$$

ที่หัวฉีดมีค่า  $Q_j = A_j v_j$  และในเวลา dt ปริมาตรของของไหลจากหัวฉีดคือ

$$Q(dt) = A_j v_j (dt) \tag{1}$$

ปริมาตรของน้ำที่ไหลออกจะลดลงในช่วงที่ dt เพิ่มขึ้นจะทำให้ระดับน้ำ dh ลดลง ดังนั้น

$$\text{ปริมาตรที่ไหลออก} = -A_t dh \tag{2}$$

สมการที่ (1) เท่ากับสมการที่ (2)

$$A_j v_j (dt) = -A_t (dh) \tag{3}$$

จากตัวอย่าง 3.8,  $v_2 = \sqrt{2gh} \Rightarrow v_2 = v_j$

$$\text{จากสมการที่ (3)} \quad dt = \frac{-\left(\frac{A_t}{A_j}\right) dh}{v_j} = \frac{-\left(\frac{A_t}{A_j}\right) h^{-1/2} dh}{\sqrt{2g}}$$

$$\int_{t_1}^{t_2} dt = \frac{-\left(\frac{A_t}{A_j}\right)}{\sqrt{2g}} \int_{h_1}^{h_2} h^{-1/2} dh$$

$$t_2 - t_1 = \frac{-\left(\frac{A_t}{A_j}\right) \cdot (h_2^{1/2} - h_1^{1/2})}{\sqrt{2g} \cdot \frac{1}{2}} = \frac{2\left(\frac{A_t}{A_j}\right) (h_1^{1/2} - h_2^{1/2})}{\sqrt{2g}}$$

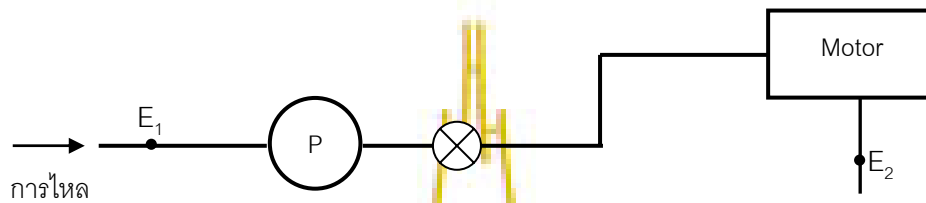
แทนค่า

$$t_2 - t_1 = \frac{2\left(\frac{1.767}{0.001963}\right)}{\sqrt{2 \times 9.81}} \left[ (3.0\text{m})^{1/2} - (0.5\text{m})^{1/2} \right] = 417\text{s}$$

= 6 นาที 57 วินาที

ตอบ

### 3.4 สมการทั่วไปของสมการพลังงาน (General Energy Equation)



ภาพที่ 3.5 สมการทั่วไปของสมการพลังงานของระบบท่อ

สมการทั่วไปของสมการพลังงาน คือ

$$E = \frac{P}{\gamma} + z + \frac{v^2}{2g} \tag{3.10}$$

จากภาพที่ 3.5 เมื่อพลังงานไม่มีการสูญเสีย จะได้

$$E_1 = E_2$$

$$E_1 + h_A - h_L - h_R = E_2$$

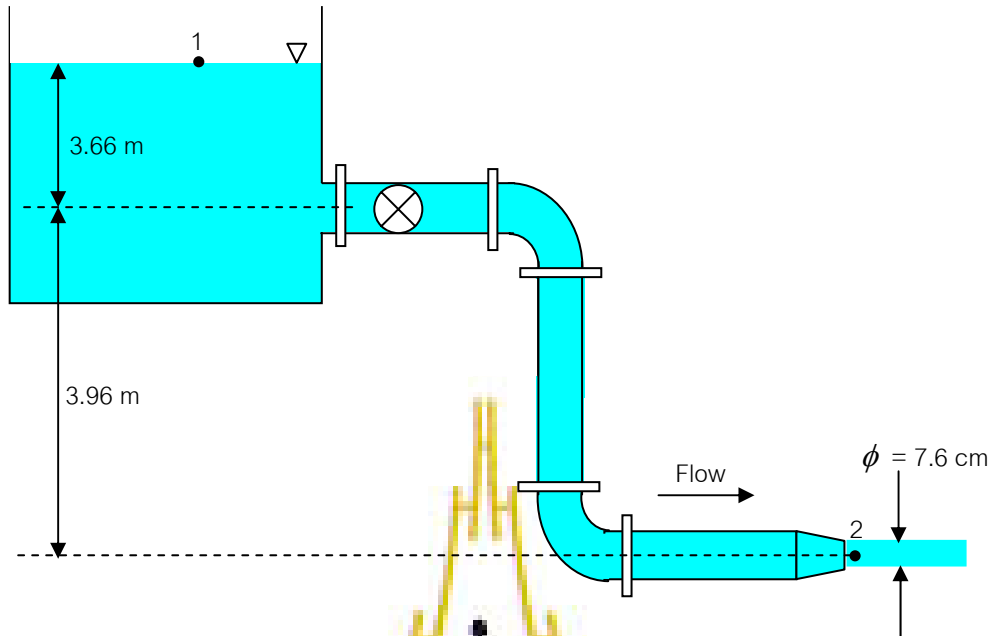
$$\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + h_A - h_R - h_L = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g} \tag{3.11}$$

เมื่อ  $h_A$  คือ พลังงานที่เพิ่มเข้าไป (Energy added) เช่น พลังงานที่ได้จากปั๊ม

$h_R$  คือ พลังงานที่ถูกเปลี่ยนไปเป็นพลังงานกล (Energy removed) เช่น พลังงานจากน้ำไปปั่นมอเตอร์ ซึ่งจะให้พลังงานกลออกมา

$h_L$  คือ พลังงานที่สูญเสียไปจากระบบ (Energy losses) ซึ่งประกอบด้วย (1) การสูญเสียหลัก คือ การสูญเสียพลังงานเนื่องจากแรงเสียดทาน และ (2) การสูญเสียรอง คือ การสูญเสียพลังงานเนื่องจากวาล์ว และข้อต่อ เป็นต้น

ตัวอย่าง 3.12 น้ำไหลออกจากถังเก็บน้ำขนาดใหญ่ด้วยอัตราการไหล 0.034 m<sup>3</sup>/s ผ่านระบบท่อ ดังภาพ จงคำนวณหาพลังงานที่สูญเสียไปทั้งหมดอันเนื่องมาจากวาล์ว ข้อต่อ ทางเข้าท่อ และความเสียดทาน



วิธีทำ

สมการพลังงานจากจุดที่ 1 ไปยังจุดที่ 2

$$E_1 = E_2$$

$$\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + h_A - h_R - h_L = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$$

จะได้

$$z_1 - h_L = \frac{v_2^2}{2g}$$

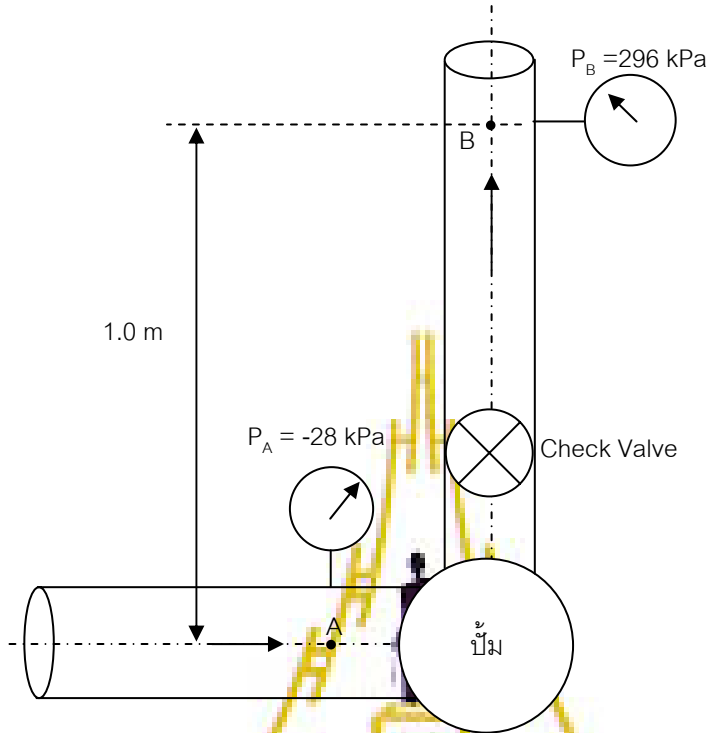
$$v_2 = \frac{0.034 \frac{m^3}{s}}{\frac{\pi}{4} (0.076m)^2} = 7.49 \text{ m/s}$$

แทนค่า

$$h_L = z_1 - \frac{v_2^2}{2g} = (3.90 + 3.66m) - \frac{\left(7.49 \frac{m}{s}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{m}{s^2}} = 4.70m$$

ตอบ

**ตัวอย่าง 3.13** จากภาพ น้ำมันที่มีค่าความถ่วงจำเพาะ 0.86 ไหลออกจากปั๊มด้วยอัตราการไหล  $0.014 \text{ m}^3/\text{s}$  จงคำนวณหาพลังงานที่ปั๊มจะต้องส่งถ่ายให้กับน้ำมันต่อหนึ่งหน่วยน้ำหนักสำหรับทั้งระบบ เมื่อพลังงานความสูญเสียเนื่องจากวาล์วและแรงเสียดทานมีค่าเท่ากับ  $1.86 \text{ N-m/N}$  กำหนดให้  $A_A = 4.768 \times 10^{-3} \text{ m}^2$  และ  $A_B = 2.168 \times 10^{-3} \text{ m}^2$



**วิธีทำ**

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด B,  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} + h_L = \frac{P_B}{\gamma} + z_B + \frac{v_B^2}{2g}$

จะได้  $h_A = \frac{P_B - P_A}{\gamma} + (z_B - z_A) + \frac{v_B^2 - v_A^2}{2g} + h_L$

$$\gamma = S \cdot \gamma_w = 0.86 \times 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} = 8.44 \text{ kN/m}^3$$

$$\frac{P_B - P_A}{\gamma} = \frac{296 - (-28) \text{ kPa}}{8.44 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} = 38.4 \text{ m}$$

$$z_B - z_A = 1.0 \text{ m}$$

$$Q = Av = A_A v_A = A_B v_B$$

$$v_A = \frac{Q}{A_A} = \frac{0.014 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{4.768 \times 10^{-3} \text{m}^2} = 2.94 \text{ m/s}$$

$$v_B = \frac{Q}{A_B} = \frac{0.014 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{2.168 \times 10^{-3} \text{m}^2} = 6.46 \text{ m/s}$$

$$\frac{v_B^2 - v_A^2}{2g} = \frac{\left(6.46 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2 - \left(2.94 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = 1.69 \text{ m}$$

$$\therefore h_A = 38.4 \text{ m} + 1 \text{ m} + 1.69 \text{ m} + 1.86 \text{ m} = 42.95 \text{ m}$$

ตอบ

### 3.5 กำลังงานที่ได้จากปั๊ม (Power Required by Pump)

กำลังงานที่ได้รับจากปั๊ม คือ อัตราส่วนของพลังงานจากปั๊มกับเวลา สามารถหาได้จากสมการดังต่อไปนี้

$$\text{กำลังงาน} = \frac{\text{Energy}}{\text{Time}} = \frac{\text{Energy} \times \text{Weight}}{\text{Weight} \times \text{Time}} = h_A \cdot W = h_A \cdot \gamma \cdot Q = P_A$$

$$\text{ระบบ SI; กำลังม้า } P_A = \frac{h_A \gamma Q}{746} \tag{3.12}$$

$$\text{ระบบอังกฤษ; กำลังม้า } P_A = \frac{h_A \gamma Q}{550} \tag{3.13}$$

เมื่อ  $\gamma$  คือ น้ำหนักจำเพาะของของไหล ( $\text{N/m}^3, \text{lb/ft}^3$ )

$Q$  คือ อัตราการไหล ( $\text{m}^3/\text{s}, \text{ft}^3/\text{s}$ )

$h_A$  คือ เหน็ดรวม (m, ft)

$$1 \text{ hp} = 746 \text{ watt (W)} = 550 \text{ ft lb/s}$$

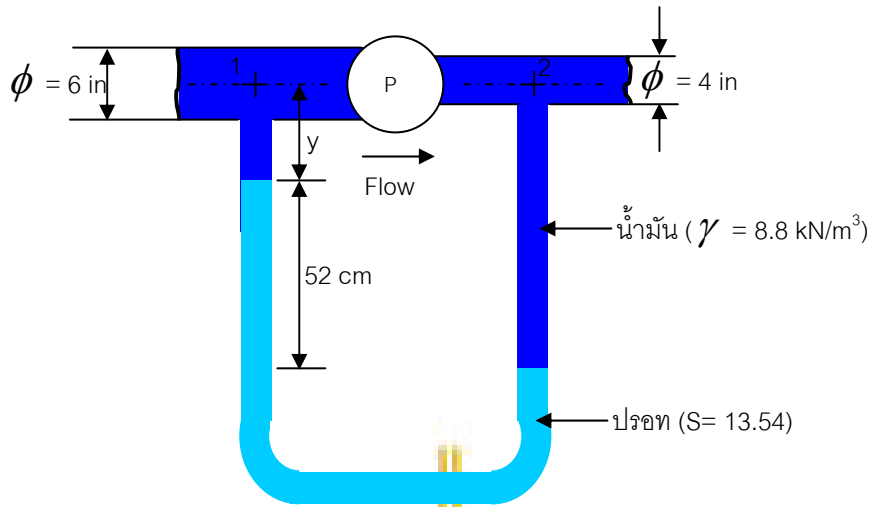
$$1 \text{ lb-ft/s} = 1.356 \text{ watt}$$

ในที่นี้  $h_A$  อาจจะเป็นเห็ดใด ๆ ที่ต้องการ เช่น ถ้าต้องการทราบกำลังที่จะได้จากเทอร์ไบน์

$h_A$  จะแทนด้วย  $h_t$  หรือถ้าต้องการกำลังจากลำของไหล ค่าของ  $h_A$  คือ  $\frac{v_j^2}{2g}$  โดยที่  $v_j$  คือ

ความเร็วของลำของไหล หรือถ้าต้องการทราบกำลังที่สูญเสียไปเนื่องจากความฝืด ค่าของ  $h_A$  จะเป็น  $h_L$  เป็นต้น

ตัวอย่าง 3.14 จากภาพ จงหาประสิทธิภาพของปั๊ม ถ้ากำลังงานที่ให้ไปเท่ากับ 2.87 kW เมื่ออัตราการสูบน้ำมัน เท่ากับ 125 m<sup>3</sup>/h



วิธีทำ

สมการเบอร์นูลลี จากจุด 1 ไปยังจุด 2;  $\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + h_A = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$

แทนค่า  $h_A = \frac{P_2 - P_1}{\gamma} + (z_2 - z_1) + \frac{-v_1^2}{2g}$

พิจารณาคความดันที่மானอมิเตอร์

$$P_1 = -\gamma y - \gamma_m (0.52) + \gamma (0.52) + \gamma y + P_2$$

เมื่อ  $\gamma_m$  คือ น้ำหนักจำเพาะของปรอท

$$P_2 - P_1 = \gamma_m (0.52) = \left( 13.54 \times 9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} \right) - 8.8 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} = 64.49 \text{ kN/m}^2$$

$$\frac{P_2 - P_1}{\gamma} = \frac{64.49 \frac{\text{kN}}{\text{m}^2}}{9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} = 7.3 \text{ m}$$

$$z_2 - z_1 = 0$$

$$Q = 125 \frac{\text{m}^3}{\text{hr}} \times \frac{1 \text{ hr}}{3,600 \text{ s}} = 0.035 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$v_1 = \frac{Q}{A_1} = \frac{0.035 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{\frac{\pi}{4} \left( 6 \text{ in} \times 2.54 \frac{\text{cm}}{\text{in}} \times \frac{1 \text{ m}}{10^2 \text{ cm}} \right)^2} = 1.92 \text{ m/s}$$

$$v_2 = \frac{Q}{A_2} = \frac{0.035 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{\frac{\pi}{4} \left( 4 \text{ in} \times 2.54 \frac{\text{cm}}{\text{in}} \times \frac{1 \text{ m}}{10^2 \text{ cm}} \right)^2} = 4.32 \text{ m/s}$$

$$\frac{v_2^2 - v_1^2}{2g} = \frac{\left( 4.32 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right)^2 - \left( 1.92 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = 0.763 \text{ m}$$

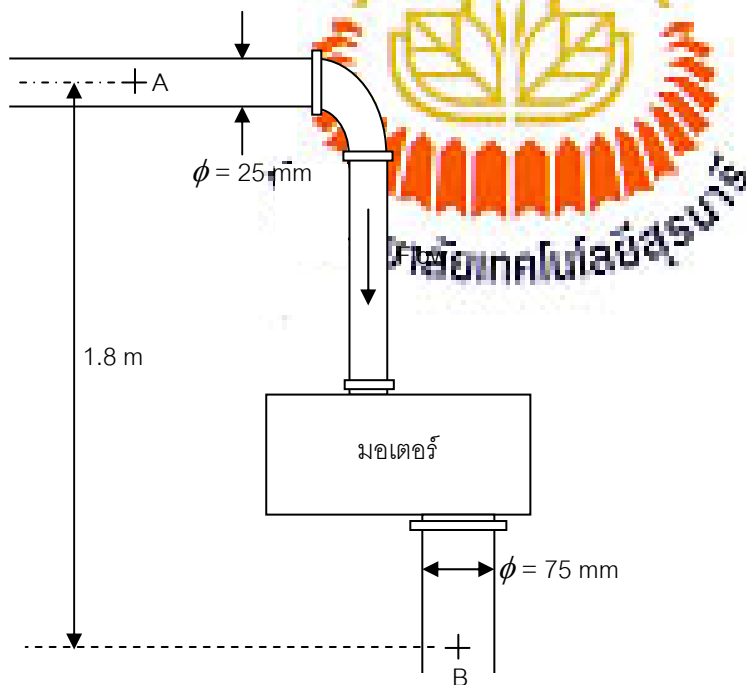
$$\therefore h_A = 7.33 \text{ m} + 0 + 0.763 \text{ m} = 8.093 \text{ m}$$

$$P_A = h_A \gamma Q = (8.093 \text{ m}) \left( 8.8 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3} \right) (0.035) = 2.49 \text{ kW}$$

$$\therefore \text{ประสิทธิภาพ; } e_m = \frac{2.49 \text{ kW}}{2.87 \text{ kW}} \times 100 = 86.76 \%$$

ตอบ

ตัวอย่าง 3.15 น้ำไหลเข้ามอเตอร์ด้วยอัตราการไหล 115 lit/min ดังภาพ ความดันที่จุด A เท่ากับ 700 kPa และความดันที่จุด B เท่ากับ 125 kPa เมื่อการสูญเสียพลังงานเนื่องจากแรงเสียดทานในท่อเท่ากับ 4.0 N-m/N จงคำนวณหากำลังงานที่น้ำจะให้กับมอเตอร์ และถ้าประสิทธิภาพของมอเตอร์ 85% จงคำนวณหา กำลังที่ออกมาจากมอเตอร์



วิธีทำ

$$Q = 115 \frac{\text{lit}}{\text{min}} = 0.115 \frac{\text{m}^3}{\text{min}} \times \frac{1 \text{ min}}{60 \text{ s}} = 1.92 \times 10^{-3} \text{ m}^3 / \text{s}$$

สมการเบอร์นูลลี จากจุด A ไปยังจุด B;  $\frac{P_A}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2}{2g} - h_R - h_L = \frac{P_B}{\gamma} + z_B + \frac{v_B^2}{2g}$

จะได้ 
$$h_R = \frac{P_A - P_B}{\gamma} + z_A + \frac{v_A^2 - v_B^2}{2g} - h_L$$

$$\frac{P_A - P_B}{\gamma} = \frac{(700 - 125) \frac{\text{kN}}{\text{m}^2}}{9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} = 58.6 \text{ m}$$

$z_A = 1.8 \text{ m}$

$$v_A = \frac{Q}{A_A} = \frac{1.96 \times 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{\frac{\pi}{4} (0.025 \text{ m})^2} = 3.99 \text{ m/s}$$

$$v_B = \frac{Q}{A_B} = \frac{1.96 \times 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{s}}}{\frac{\pi}{4} (0.075 \text{ m})^2} = 0.44 \text{ m/s}$$

$$\frac{v_A^2 - v_B^2}{2g} = \frac{\left(3.99 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2 - \left(0.44 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = 0.80 \text{ m}$$

$h_L = 4 \text{ N} \cdot \text{m/N}$

$\therefore h_R = 58.6 \text{ m} + 1.8 \text{ m} + 0.80 \text{ m} - 4 \text{ m} = 57.2 \text{ m}$

$$P_R = h_R \gamma Q = (57.2 \text{ m}) \left(9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}\right) \left(1.92 \times 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{s}}\right)$$

$P_R = 1,080 \text{ N} \cdot \text{m/s} = 1.08 \text{ kW}$

ตอบ

เนื่องจากมอเตอร์มีประสิทธิภาพ = 85%

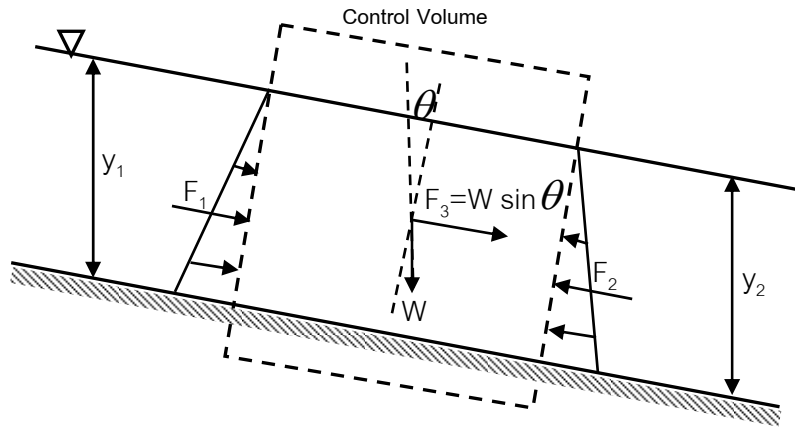
$\therefore$  กำลังงานที่ออกมา =  $\left(\frac{85}{100}\right) (1.08 \text{ kW}) = 0.92 \text{ kW}$

ตอบ

### 3.6 สมการโมเมนตัมเชิงเส้น (Linear Momentum Equation)

หลักการของโมเมนตัมมีประโยชน์ในการแก้ปัญหาการไหลที่มีแรงกระทำเข้ามาเกี่ยวข้อง ซึ่งแรงกระทำจะเกิดขึ้นก็ต่อเมื่อมีการเปลี่ยนแปลงขนาดและทิศทางของความเร็วในการไหล การสร้างสมการโมเมนตัมทำได้โดยเริ่มจากกฎข้อที่สองของนิวตัน กล่าวคือ





ภาพที่ 3.6 สมการโมเมนตัมของของไหล

จาก  $\sum \vec{F} = m \vec{a} = m \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{m\vec{v}_2 - m\vec{v}_1}{\Delta t}$

จากภาพที่ 3.6  $\vec{F}_1 - \vec{F}_2 + \vec{F}_3 = \left( \frac{\gamma V}{g} \right) \left( \frac{\vec{v}_2 - \vec{v}_1}{\Delta t} \right) = \frac{\gamma Q}{g} (\vec{v}_2 - \vec{v}_1) \rho Q \Delta v$

ดังนั้น สมการทั่วไปของโมเมนตัม คือ

$$\sum \vec{F} = \rho Q \Delta \vec{v} \tag{3.14}$$

$\sum \vec{F}$  จะมีทิศทางเดียวกับ  $\vec{v}$  และ  $\sum \vec{F}$  นี้เป็นแรงลัพธ์เชิงเวกเตอร์ที่กระทำต่อของไหล ครอบคลุมถึงน้ำหนักของของไหล แรงเฉือน และแรงเนื่องจากความดัน ตลอดจนแรงภายนอกทั้งหลายที่กระทำต่อของไหล จากสมการข้างต้น สามารถเขียนในรูปของปริมาณสเกลาร์ ได้ดังนี้

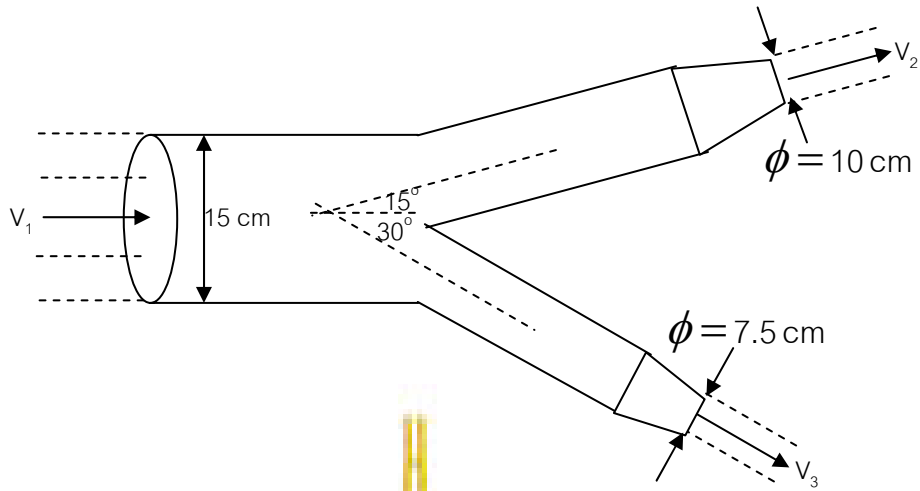
$$\sum F = \rho Q \Delta v$$

เมื่อ  $\sum F_x = \rho_2 Q_2 v_{2x} - \rho_1 Q_1 v_{1x} = \rho Q (\Delta v_x)$

$$\sum F_y = \rho_2 Q_2 v_{2y} - \rho_1 Q_1 v_{1y} = \rho Q (\Delta v_y)$$

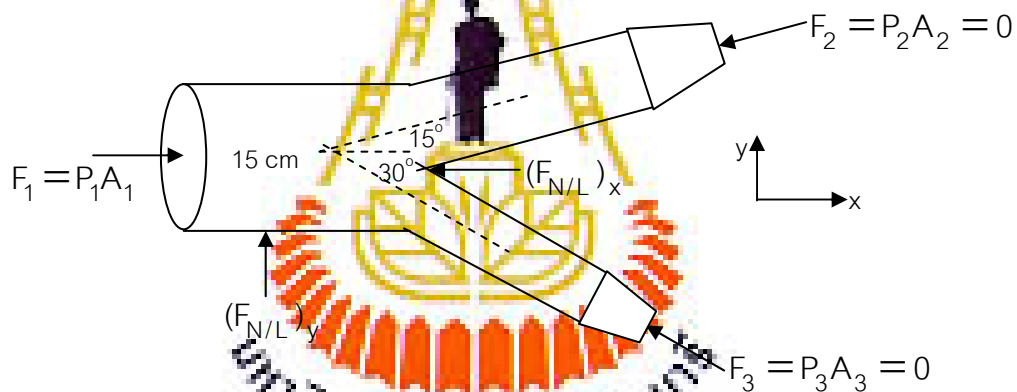
$$\sum F_z = \rho_2 Q_2 v_{2z} - \rho_1 Q_1 v_{1z} = \rho Q (\Delta v_z)$$

ตัวอย่าง 3.16 จงคำนวณหาขนาดและทิศทางของแรงที่น้ำกระทำต่อหัวฉีดคู่ ซึ่งวางอยู่ในแนวระนาบ ดังแสดงในภาพ กำหนดให้ ลำน้ำที่พุ่งออกจากหัวฉีดทั้งคู่มีความเร็ว 12 m/s เท่ากัน และสมมุติว่าไม่มีความเสียดทานใดๆ ในระบบ



วิธีทำ

กำหนดให้  $F_{NL}$  คือแรงที่หัวฉีดกระทำต่อของไหลในปริมาตรควบคุม



จากสมการต่อเนื่อง

$$Q_1 = Q_2 + Q_3$$

$$A_1 v_1 = A_2 v_2 + A_3 v_3$$

$$\frac{\pi}{4} (0.15 \text{ m})^2 v_1 = \frac{\pi}{4} (0.10 \text{ m})^2 \left( 12 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) + \frac{\pi}{4} (0.075 \text{ m})^2 \left( 12 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right)$$

$$v_1 = 8.33 \text{ m/s}$$

$$Q_1 = \left( 8.33 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \left( \frac{\pi}{4} (0.15 \text{ m})^2 \right) = 0.147 \text{ m}^3 / \text{s}$$

$$Q_2 = \left( 12 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \left( \frac{\pi}{4} (0.10 \text{ m})^2 \right) = 0.094 \text{ m}^3 / \text{s}$$

$$Q_3 = \left( 12 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \left( \frac{\pi}{4} (0.075 \text{ m})^2 \right) = 0.053 \text{ m}^3 / \text{s}$$

สมการเบอร์นูลลี จากจุด 1 ไปยังจุด 2;  $\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$

แทนค่า  $\frac{P_1}{\gamma} + \frac{\left(8.33 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = \frac{\left(12 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}}$

$$\frac{P_1}{\gamma} = 3.8 \text{ m}$$

$$P_1 = (3.8 \text{ m}) \left(9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}\right) = 37.3 \text{ kN/m}^2$$

$$F_1 = P_1 A_1 = 656 \text{ N}$$

จากสมการโมเมนต์ในแนวแกน x

$$F_1 - F_{(N/L)_x} = (\rho Q_2 v_{2x} + \rho Q_3 v_{3x}) - \rho Q_1 v_{1x}$$

$$v_{2x} = v_2 \cos 15^\circ = \left(12 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \cos 15^\circ = 11.7 \text{ m/s}$$

$$v_{3x} = v_3 \cos 30^\circ = \left(12 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \cos 30^\circ = 10.4 \text{ m/s}$$

$$v_{1x} = v_1 = 8.33 \text{ m/s}$$

จะได้

$$656 \text{ N} - F_{(N/L)_x} = \left[ \left(10^3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}\right) \left(0.094 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}\right) \left(11.7 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \right] + \left[ \left(10^3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}\right) \left(0.053 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}\right) \left(10.4 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \right] - \left[ \left(10^3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}\right) \left(0.147 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}\right) \left(8.33 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \right]$$

$$F_{(N/L)_x} = 656 \text{ N} - 427 \text{ N} = 229 \text{ N} \leftarrow$$

จากสมการโมเมนต์ในแนวแกน y

$$F_{(N/L)_y} = (\rho Q_2 v_{2y} + \rho Q_3 v_{3y}) - \rho Q_1 v_{1y}$$

$$v_{2y} = v_2 \sin 15^\circ = \left(12 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \sin 15^\circ = 3.1 \text{ m/s}$$

$$v_{3y} = -v_3 \sin 30^\circ = -\left(12 \frac{\text{m}}{\text{s}}\right) \sin 30^\circ = -6 \text{ m/s}$$

$$v_{1y} = 0$$

จะได้

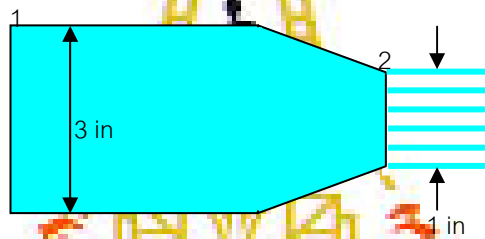
$$F_{(N/L)_y} = \left[ \left( 10^3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \right) \left( 0.094 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \right) \left( 3.1 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \right] + \left[ \left( 10^3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \right) \left( 0.053 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \right) \left( -60 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \right] - 0$$

$$F_{(N/L)_y} = -26.6 \text{ N} = 26.6 \text{ N} \downarrow$$

แรงที่น้ำกระทำต่อหัวฉีดมีขนาดเท่ากับ แรงที่หัวฉีดกระทำต่อปริมาตรควบคุมของน้ำ แต่มีทิศทางตรงกันข้าม หรือ  $F_{(L/N)} = -F_{(N/L)}$  นั่นคือ

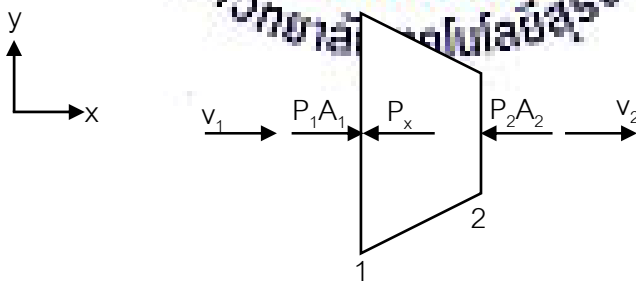
$$F_{(L/N)_x} = 229 \text{ N} \rightarrow \text{ และ } F_{(L/N)_y} = 26.6 \text{ N} \uparrow \quad \text{ตอบ}$$

**ตัวอย่าง 3.17** จงคำนวณหาแรงที่หัวฉีดขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 1 in กระทำต่อท่อขนาด 3 in ที่ติดตั้งอยู่ในแนวระดับดังแสดงในภาพ กำหนดให้ ของไหลในท่อคือน้ำมัน ที่มีความถ่วงจำเพาะ 0.85 และความดันที่จุดที่ 1 มีค่า  $6.9 \times 10^5 \text{ Pa}$  และไม่คิดค่าความสูญเสียใด ๆ



**วิธีทำ**

กำหนดให้  $P_x$  คือ แรงที่หัวฉีดกระทำต่อท่อ



สมการเบอร์นูลลี จากจากจุด 1 ไปยังจุด 2;  $\frac{P_1}{\gamma} + z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{P_2}{\gamma} + z_2 + \frac{v_2^2}{2g}$

แทนค่า  $\frac{P_1}{\gamma} + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{v_2^2}{2g}$  (1)

จากสมการต่อเนื่อง  $Q = A_1 v_1 = A_2 v_2$

$$A_1 = \frac{\pi}{4} \left( 3 \text{ in} \times 0.0254 \frac{\text{m}}{\text{in}} \right)^2 = 4.56 \times 10^{-3} \text{ m}^2$$

$$A_2 = \frac{\pi}{4} \left( 1 \text{ in} \times 0.0254 \frac{\text{m}}{\text{in}} \right)^2 = 4.42 \times 10^{-3} \text{ m}^2$$

$$v_1 = \frac{A_2 v_2}{A_1} = \frac{\left( \frac{\pi}{4} (1 \text{ in})^2 \right) v_2}{\left( \frac{\pi}{4} (3 \text{ in})^2 \right)} = \frac{v_2}{9}$$

แทนค่า  $v_1 = \frac{v_2}{9}$  ในสมการที่ (1)

$$\frac{6.9 \times 10^5 \frac{\text{N}}{\text{m}^2}}{9.81 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}} + \frac{\left( \frac{v_2}{9} \right)^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = \frac{v_2^2}{2 \times 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}}$$

$$v_2 = 37.4 \text{ m/s}$$

$$v_1 = 4.16 \text{ m/s}$$

ดังนั้น  $Q = Av = \left( 4.56 \times 10^{-3} \text{ m}^2 \right) \left( 4.16 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right) = 0.019 \text{ m}^3 / \text{s}$

จากสมการโมเมนตัมในแนวแกน x

$$P_1 A_1 - P_2 A_2 - P_x = (\rho Q v_{2x}) - (\rho Q v_{1x}) = \rho Q (v_{2x} - v_{1x})$$

แทนค่า

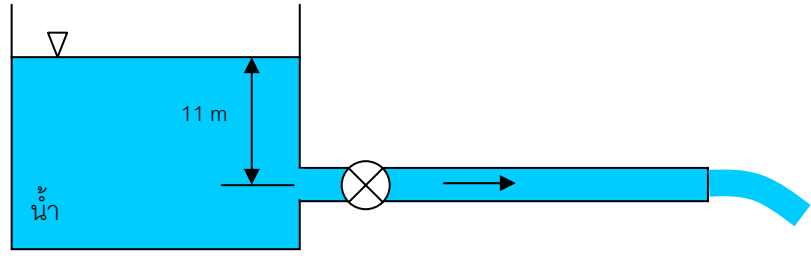
$$\left( 6.9 \times 10^5 \frac{\text{N}}{\text{m}^2} \right) \left( 4.56 \times 10^{-3} \text{ m}^2 \right) - P_x = \left( 0.85 \times 10^3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \right) \left( 0.019 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \right) \left( 37.4 - 4.16 \frac{\text{m}}{\text{s}} \right)$$

$$P_x = 2.61 \text{ kN}$$

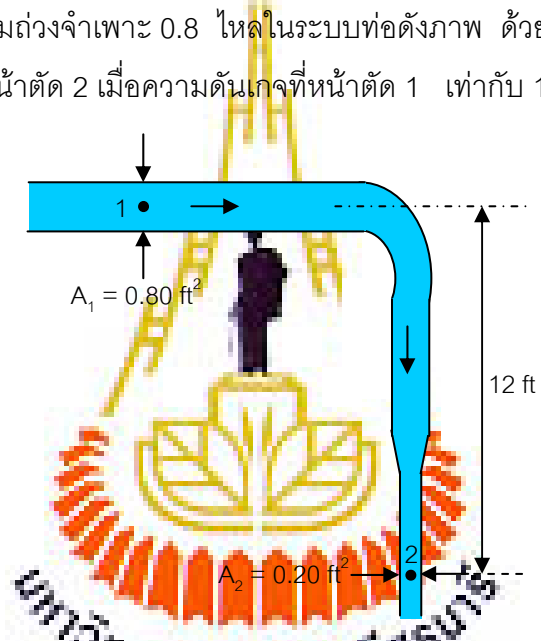
ตอบ

**แบบฝึกหัดท้ายบทที่ 3**

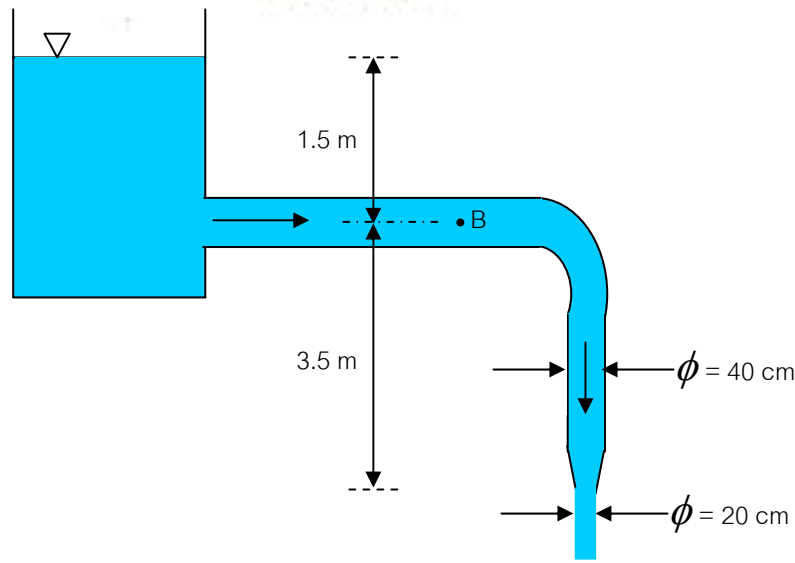
- จากภาพ เมื่อระบบนี้มีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = \frac{10v^2}{2g}$  เมื่อ  $v$  คือ ความเร็วของของไหล ในท่อ ที่มีพื้นที่หน้าตัด  $5 \text{ cm}^2$  และระดับน้ำเหนือแนวท่อคือ  $11 \text{ m}$  จงคำนวณหาอัตราการไหลที่ออกจากท่อ



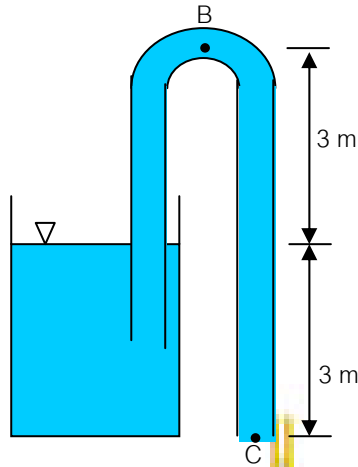
- แก๊สไฮดรอลิกที่มีความถ่วงจำเพาะ  $0.8$  ไหลในระบบท่อดังภาพ ด้วยอัตราการไหล  $5 \text{ cfs}$  จงคำนวณหาความดันที่หน้าตัด 2 เมื่อความดันเกจที่หน้าตัด 1 เท่ากับ  $10 \text{ psi}$  และการสูญเสียพลังงานเท่ากับ  $4 \text{ ft}$



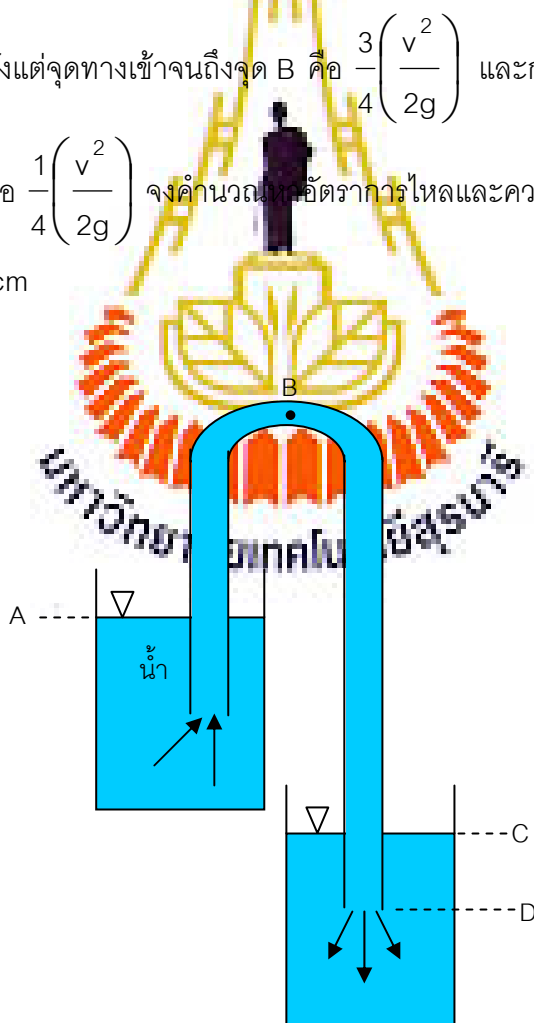
- จงคำนวณหาอัตราการไหลและความดันที่จุด B เมื่อไม่คิดการสูญเสียพลังงาน



4. ระบบกาลักน้ำ มีอัตราการไหล 2.80 cfs ในท่อขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 8 in จงคำนวณหาการสูญเสียพลังงานตั้งแต่ผิวอ่างเก็บน้ำจนถึงจุด C และคำนวณหาความดันที่จุด B ถ้า 2 ใน 3 ของการสูญเสียพลังงานทั้งหมดเกิดขึ้นจากผิวอ่างเก็บน้ำจนถึงจุด B

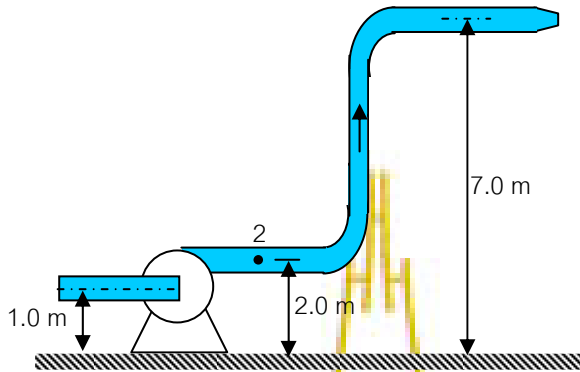


5. ระบบกาลักน้ำ ค่าระดับของ A B C และ D คือ 30 m 32 m 27 m และ 16 m ตามลำดับ การสูญเสียพลังงานตั้งแต่จุดทางเข้าจนถึงจุด B คือ  $\frac{3}{4} \left( \frac{v^2}{2g} \right)$  และการสูญเสียพลังงานตั้งแต่จุด B จนถึงจุดทางออก คือ  $\frac{1}{4} \left( \frac{v^2}{2g} \right)$  จงคำนวณหาอัตราการไหลและความดันที่จุด B เมื่อท่อมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 30 cm



6. จากภาพในข้อ 5 เมื่อจุด B อยู่เหนือพื้นอ่างเก็บน้ำด้านบน 10 m การสูญเสียพลังงานตั้งแต่จุด A ถึงจุด B คือ  $2\left(\frac{v^2}{2g}\right)$  และท่อที่มีพื้นที่หน้าตัด  $10^{-4} \text{ m}^2$  เมื่ออัตราการไหลเท่ากับ  $7 \times 10^{-4} \text{ m}^3/\text{s}$  ความดันที่จุด B เท่ากับ 1.23 kPa และความดันบรรยากาศ เท่ากับ 100 kPa จงคำนวณความลึกของอ่างเก็บน้ำด้านบน

7. จากภาพ อัตราการไหลของน้ำ  $0.20 \text{ m}^3/\text{s}$  ท่อมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 30 cm หัวฉีดขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 15 cm เมื่อไม่คิดการสูญเสียพลังงาน จงคำนวณหาเฮดความดันที่จุด 2

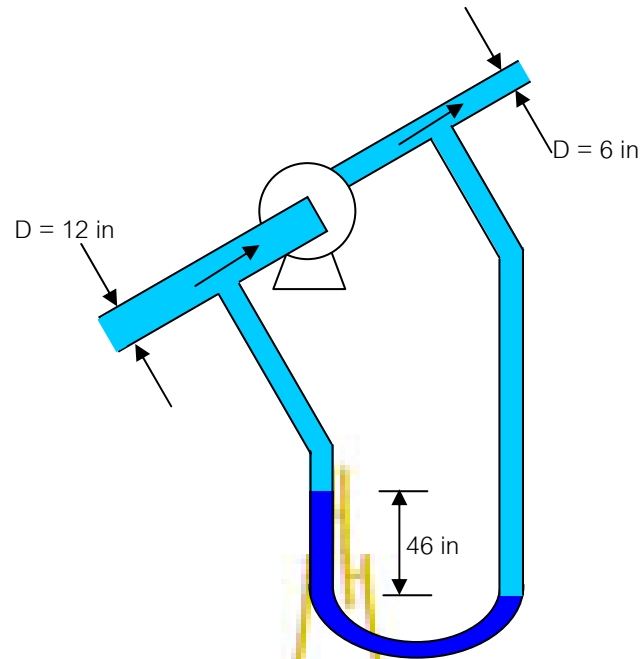


8. น้ำไหลจากอ่างเก็บน้ำเข้าสู่ระบบปั๊มดังกล่าว ด้วยอัตราการไหล  $0.25 \text{ m}^3/\text{s}$  และมีการสูญเสียพลังงานเท่ากับ  $2\left(\frac{v^2}{2g}\right)$  จงคำนวณหาค่ากำลังที่เกิดจากปั๊ม

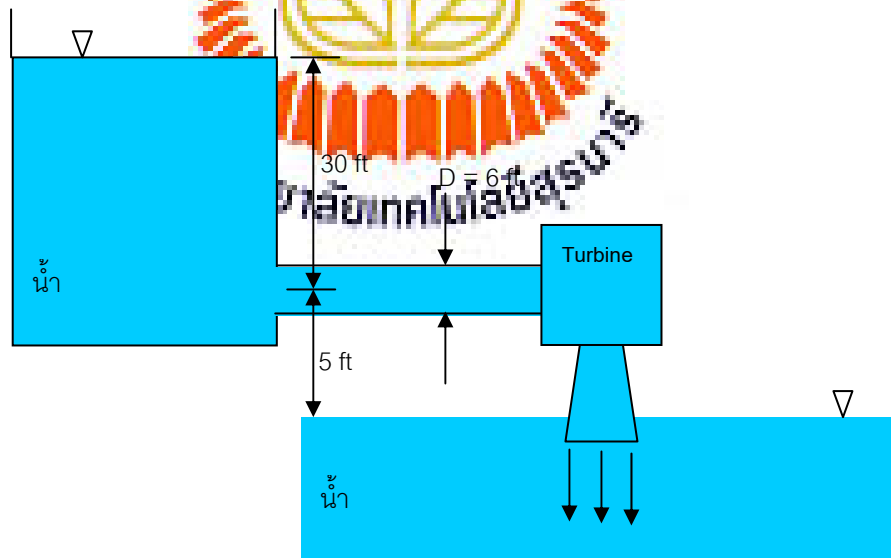




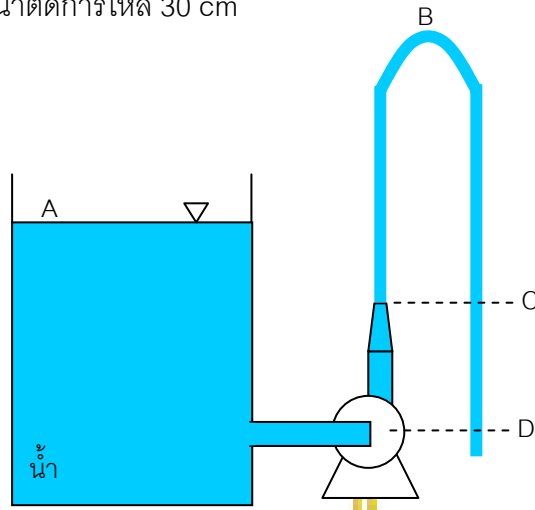
9. จากภาพ เมื่ออัตราการสูบน้ำมัน ( $S = 0.88$ ) เท่ากับ 5 cfs จงคำนวณหากำลังม้าที่ปั๊มจะต้องส่งให้ ถ้าความแตกต่างของมานอมิเตอร์แบบปรอทอ่านค่าได้ 46 in



10. ถ้าอัตราการไหลเท่ากับ 250 cfs จงคำนวณหาพลังงานที่ได้จากเทอร์ไบน์ เมื่อเทอร์ไบน์มีประสิทธิภาพ 80% และการสูญเสียพลังงานทั้งหมดเท่ากับ  $1.5 \left( \frac{V^2}{2g} \right)$



11. เมื่อไม่คิดการสูญเสียพลังงาน จงคำนวณหา กำลังงานที่ปั๊มจะต้องส่งให้น้ำไหลขึ้นดังภาพ กำหนดให้จุด A B C และ D มีค่าระดับความสูง 40 m 65 m 35 m และ 30 m ตามลำดับ และ หัวฉีดมีพื้นที่หน้าตัดการไหล 30 cm<sup>2</sup>

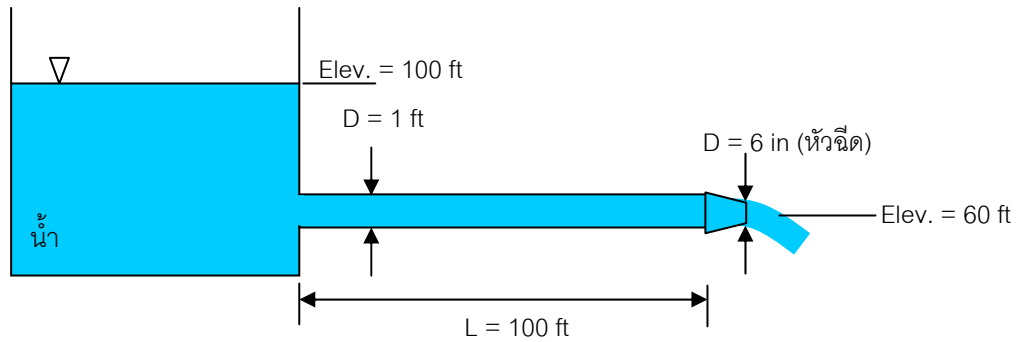


12. จากภาพข้อ 11 เมื่อไม่คิดการสูญเสียพลังงาน จงคำนวณหา กำลังงานที่ปั๊มจะต้องส่งให้น้ำไหลขึ้นดังภาพ กำหนดให้จุด A B C และ D มีค่าระดับความสูง 110 ft 200 ft 110 ft และ 90 ft ตามลำดับ และ หัวฉีดมีพื้นที่หน้าตัดการไหล 0.10 ft<sup>2</sup>

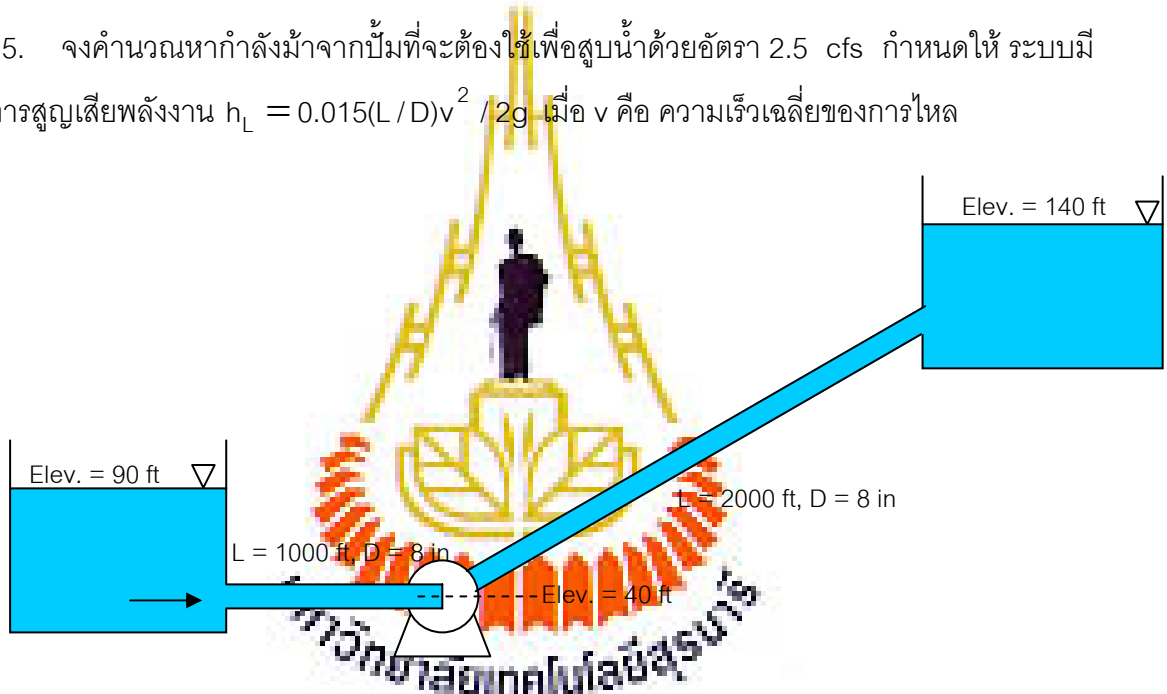
13. จากภาพ ถังน้ำ A และ B ถูกเชื่อมติดกันด้วยท่อที่มีขนาดพื้นที่หน้าตัด 10 cm<sup>2</sup> และ 20 cm<sup>2</sup> เมื่อระดับน้ำของทั้งสองถังนี้ต่างกัน 10 m จงคำนวณหา อัตราการไหลระหว่างถังน้ำทั้งสองถังนี้ กำหนดให้ การสูญเสียพลังงานเกิดจากการขยายขนาดท่ออย่างทันทีและการไหลเข้าถัง B



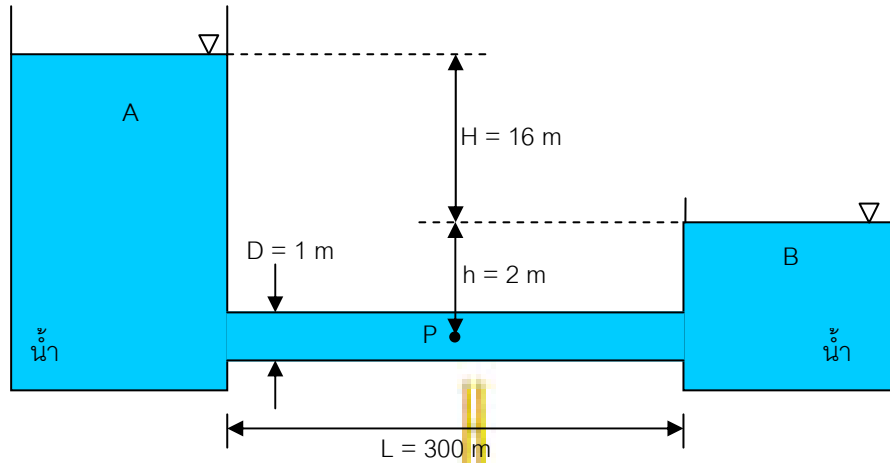
14. น้ำจากอ่างเก็บน้ำไหลผ่านท่อดังภาพ จงคำนวณหาอัตราการไหล กำหนดให้ ระบบมีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = 0.02(L/D)v^2 / 2g$  เมื่อ  $v$  คือ ความเร็วเฉลี่ยของการไหล



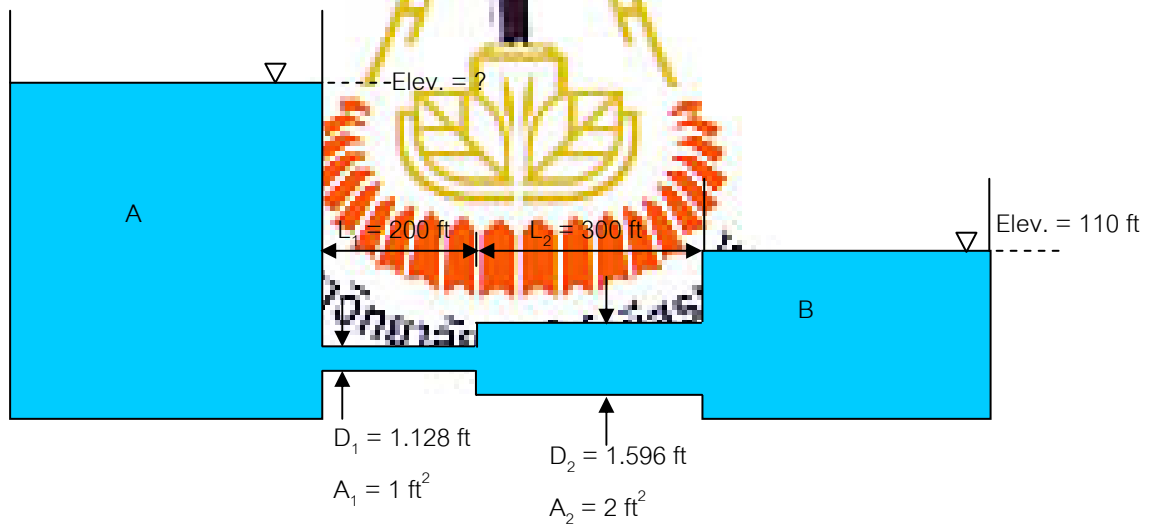
15. จงคำนวณหา กำลังม้าจากปั๊มที่จะต้องใช้เพื่อสูบน้ำด้วยอัตรา 2.5 cfs กำหนดให้ ระบบมีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = 0.015(L/D)v^2 / 2g$  เมื่อ  $v$  คือ ความเร็วเฉลี่ยของการไหล



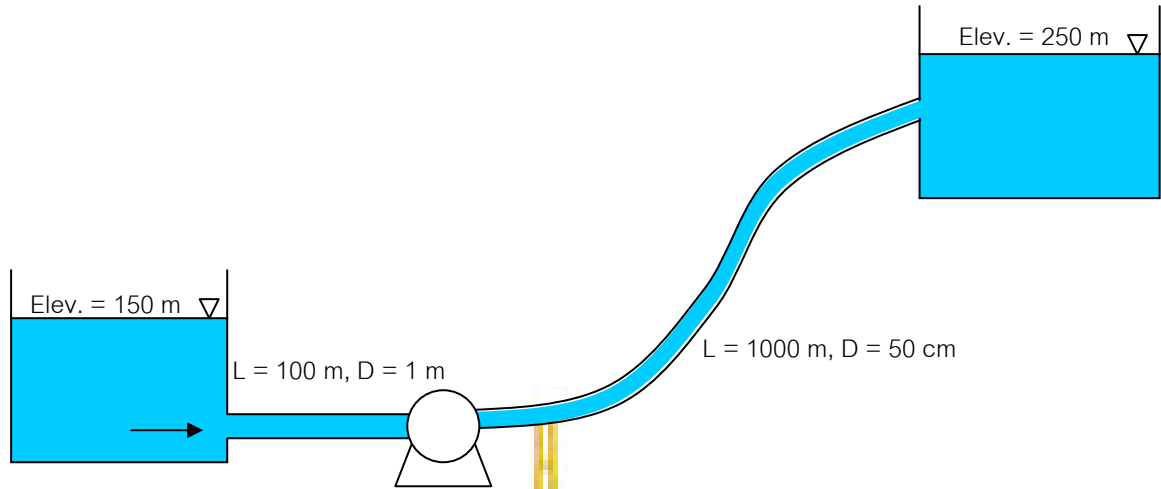
16. น้ำไหลจากถังน้ำ A ไปยังถังน้ำ B จงคำนวณหาอัตราการไหล และความดันที่จุด P ซึ่งอยู่ระหว่างกึ่งกลางทั้งสองถังน้ำ กำหนดให้ ระบบมีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = 0.01(L/D)v^2 / 2g$  เมื่อ  $v$  คือ ความเร็วเฉลี่ยของการไหล



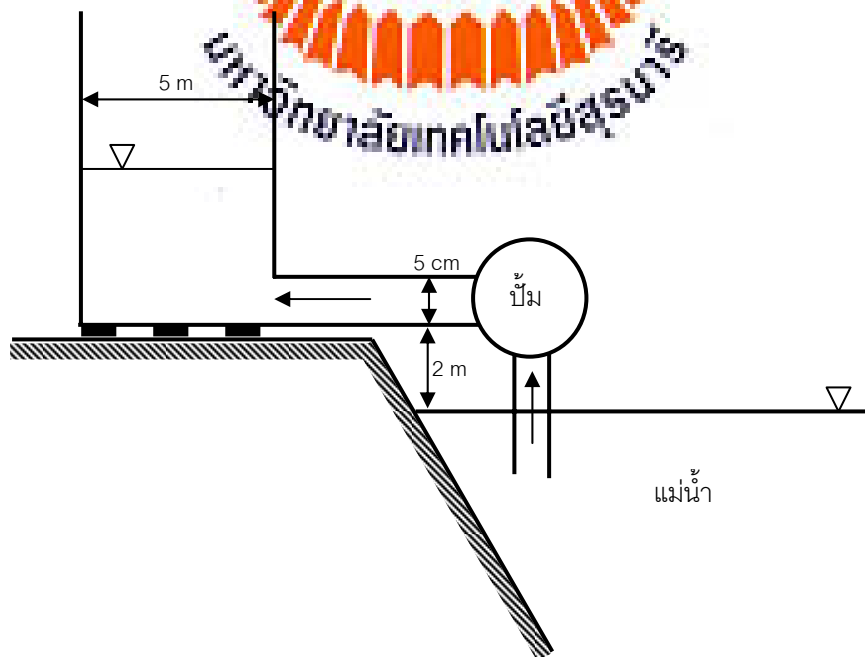
17. น้ำไหลจากถังน้ำ A ไปยังถังน้ำ B ด้วยอัตราการไหล 16 cfs จงคำนวณหาค่าระดับของผิวน้ำของถัง A กำหนดให้ ระบบมีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = 0.02(L/D)v^2 / 2g$  เมื่อ  $v$  คือความเร็วเฉลี่ยของการไหล ซึ่งสมการนี้ใช้ได้กับท่อทั้งสองแบบในระบบ



18. จงคำนวณหากำลังม้าจากปั๊มที่จะต้องใช้เพื่อสูบน้ำด้วยอัตรา  $2 \text{ m}^3/\text{s}$  กำหนดให้ ระบบมีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = 0.018(L/D)v^2 / 2g$  เมื่อ  $v$  คือความเร็วเฉลี่ยของการไหล ซึ่งสมการนี้ใช้ได้กับท่อทั้งสองแบบในระบบ และประสิทธิภาพของปั๊มคือ 74%



19. ปั๊มน้ำถูกนำมาสูบน้ำเพื่อเติมน้ำในถังขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 5 m จากแม่น้ำ ดังภาพ ผิวน้ำในแม่น้ำอยู่ต่ำลงมาจากตลิ่งที่วางถังน้ำ 2 m เมื่อท่อที่สูบน้ำมีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 5 cm และมีการสูญเสียพลังงาน  $h_L = 10v^2 / 2g$  เมื่อ  $v$  คือความเร็วเฉลี่ยของการไหล กำหนดให้ พลังงานที่ได้จากปั๊มมีความผันแปรตามอัตราการไหล คือ  $h_p = 20 - 5 \times 10^4 Q^2$  เมื่อ  $Q$  คือ อัตราการไหลที่มีหน่วย  $\text{m}^3/\text{s}$  และ  $h_p$  มีหน่วย m จงคำนวณหาว่า จะต้องใช้เวลานานเท่าไรในการเติมน้ำในถังให้ได้สูง 10 m



20. กำหนดให้ การสูญเสียพลังงาน  $h_L = 0.014(L/D)v^2 / 2g$  เมื่อ  $D$  คือ เส้นผ่าศูนย์กลางท่อ และ  $L$  คือ ความยาวท่อ

- (ก) จงหาอัตราการไหล
- (ข) จงวาดเส้น HGL และ EGL ของทั้งระบบนี้
- (ค) จงหาตำแหน่งที่เกิดความดันสูงสุด
- (ง) จงหาตำแหน่งที่เกิดความดันต่ำสุด
- (จ) จงคำนวณหาความดันสูงสุดและความดันต่ำสุดที่เกิดขึ้นในระบบนี้

