

ภาคผนวก

ภาคผนวก ก

ตัวอย่างการคำนวณตัวแปรต่างๆ ในรูปแบบการชนในแนวแกน (Axial load)

ภาคผนวก ก ตัวอย่างการคำนวณตัวแปรต่างๆ ในรูปแบบการชนในแนวแกน (Axial load)

จากตารางที่ 4.1 มีข้อมูลดังนี้

$$P_{\text{mean}} = 13.60 \text{ kN}$$

$$P_{\text{max}} = 29.88 \text{ kN}$$

$$\text{Mass} = 1.7 \text{ kg}$$

$$\text{Stroke} = 60.49 \text{ mm}$$

ก 1 ค่าพลังงานดูดซับเฉลี่ย (E_a)

$$\text{จากสมการที่ (2.1)} \quad E_a = \int P dS = P_{\text{mean}} \times \text{Stroke}$$

ทำการแทนค่าตัวแปรต่างๆ

$$P_{\text{mean}} = 13.60 \text{ kN}$$

$$\text{Stroke} = 60.49 \text{ mm}$$

$$\begin{aligned} \text{จะได้} \quad E_a &= 13.60 \text{ kN} \times 60.49 \text{ mm} \\ &= 826.66 \text{ N.m} \end{aligned}$$

ก 2 ค่าพลังงานดูดซับสูงสุด (E_{max})

$$\text{จากนิยาม} \quad E_{\text{max}} = P_{\text{max}} \times \text{Stroke}$$

ทำการแทนค่าตัวแปรต่างๆ

$$P_{\text{max}} = 29.88 \text{ kN}$$

$$\text{Stroke} = 60.49 \text{ mm}$$

$$\begin{aligned} \text{จะได้} \quad E_{\text{max}} &= 29.88 \text{ kN} \times 60.49 \text{ mm} \\ &= 1,807.44 \text{ N.m} \end{aligned}$$

ก 3 ค่าพลังงานการดูดซับจำเพาะ (E_s)

$$\text{จากสมการที่ (2.2)} \quad E_s = \frac{\int P dS}{\text{mass}} \approx \frac{P_{\text{mean}} \cdot S}{\text{mass}} = E_a / \text{Mass}$$

ทำการแทนค่าตัวแปรต่างๆ

$$E_a = 826.66 \text{ N.m}$$

$$\text{Mass} = 1.7 \text{ kg}$$

$$\text{จะได้} \quad E_s = 826.66 \text{ N.m} / 1.7 \text{ kg}$$

$$= 493.92 \text{ N.m / kg}$$

ก 4 ค่าประสิทธิภาพพลังงานดูดซับ (Ee)

$$\text{จากสมการที่ (2.4)} \quad E_e = \frac{A}{P_{\max} h} \approx \frac{E_a}{P_{\max} h} = (E_a / E_{\max}) \times 100$$

ทำการแทนค่าตัวแปรต่างๆ

$$E_a = 826.66 \text{ N.m}$$

$$E_{\max} = 1,807.44 \text{ N.m}$$

$$\text{จะได้ } E_e = (826.66 / 1,807.44) \times 100$$

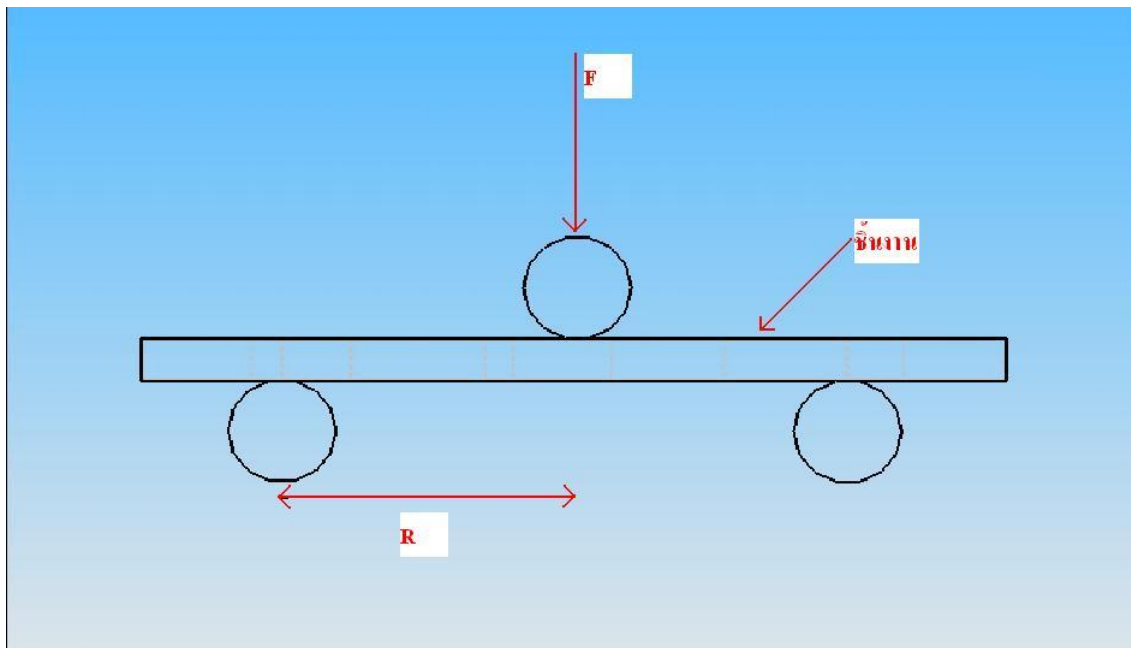
$$= 45.73 \%$$

ภาคผนวก ข

ตัวอย่างการแปลงภาระในแนวแกน (Axial load) เป็นแรงดัด (Moment) และตัวอย่างการแปลงระยะยุบตัว (Stroke) เป็นมุมบิด (Rad) ในรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load)

ภาคผนวก ข ตัวอย่างการแปลงภาระในแนวแกน (Axial load) เป็นแรงดัด (Moment) และตัวอย่างการแปลงระยะยุบตัว (Stroke) เป็นมุมบิด (Rad) ในรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load)

ข 1 แสดงตัวอย่างการแปลงภาระในแนวแกน (Axial load) เป็นแรงดัด (Moment) ในรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load)



รูปที่ ข 1 แสดงชุดทดลองในรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load)

เนื่องจากข้อมูลที่ได้จากเครื่องทดสอบนั้นจะเป็นแรงเฉพาะในแนวแกน (แรง F ในรูป ข 1) ดังนั้นจึงจำเป็นต้องแปลงแรงดังกล่าวให้เป็นแรงดัด (Moment) สำหรับรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load)

ค่าภาระ (Load) ที่อ่านได้จากเครื่อง Quasi-Static Compressive & Tensile test machine

$$= 5.97 \text{ kN}$$

ระยะทางตั้งฉากจากตำแหน่งของภาระถึงจุดกึ่งกลางของลูกกลิ้ง (R ในรูป ข 1)

$$= 175 \text{ mm}$$

จากสมการแรงดัด (Moment) = $F \times R$

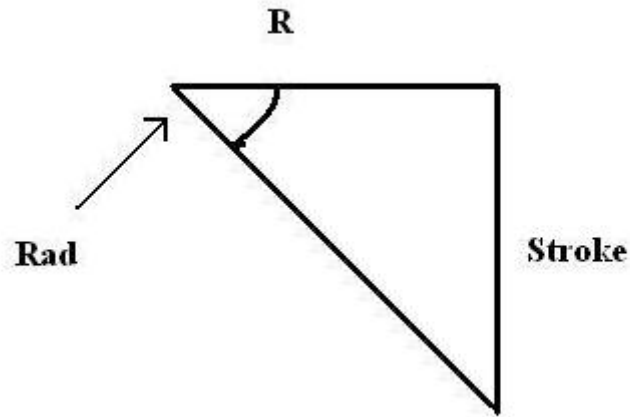
แทนค่าตัวแปรต่างๆ

$$\text{Load} = 5.79 \text{ kN}$$

$$R = 175 \text{ mm}$$

จะได้ $\text{Moment} = 5.97 \text{ kN} \times 175 \text{ mm}$
 $= 1,046.01 \text{ N.m}$

ข 2 แสดงตัวอย่างการแปลงระยะยุบตัว (Stroke) เป็นมุมบิด (Rad) ในรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load)



รูปที่ ข.2 แสดงการจำลองการยุบตัวรูปแบบการชนด้านข้าง (Bending load) เพื่อทำการหามุมบิด (Rad)

เนื่องจากข้อมูลที่ได้จากเครื่องทดสอบจะบันทึกเป็นระยะยุบตัว (Stroke) จึงต้องทำการแปลงจากระยะยุบตัว (Stroke) ให้เป็นมุมบิด (Rad)

จากสมการ $\text{Rad} = \tan^{-1}(\text{Stroke} / R)$

ทำการแทนค่าตัวแปรต่างๆ

$\text{Stroke} = 31.36 \text{ mm}$ (จากตารางที่ 4.2)

$R = 175 \text{ mm}$

จะได้ $\text{Rad} = \tan^{-1}(31.36 / 175)$

$= 0.18 \text{ Radian}$

ภาคผนวก ค

ตัวอย่างการแปลงจากภาระในแนวแกน (Axial load) เป็นแรงบิด (Torque) ในรูปแบบ
การชนแบบบิด (Twisting load)

เนื่องจากข้อมูลที่ได้จากเครื่องทดสอบนั้นจะเป็นแรงเฉพาะในแนวแกน (แรง F ในรูป ค 1) ดังนั้นจึงจำเป็นต้องแปลงแรงดังกล่าวให้เป็นแรงบิด (Torque) สำหรับรูปแบบการชนแบบบิด (Twisting load)

ค่าภาระ (Load) ที่อ่านได้จากเครื่อง Quasi-Static Compressive & Tensile test machine
= 9.96 kN

รัศมีของ पुलเล่ (R) (จากรูป ค 2)
= 70 mm

จากสมการแรงบิด (Torque) = $F \times R$

ทำการแทนค่าต่างๆ

Load = 9.96 kN

R = 70 mm

จะได้ Torque = $9.96 \text{ kN} \times 70 \text{ mm}$
= 697.29 N.m

