

บทที่ 3 ระบบทางกล (Mechanical Systems)

วัตถุประสงค์

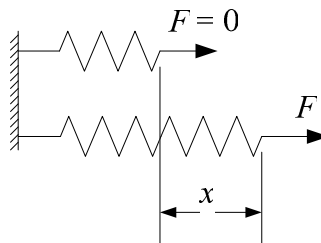
เพื่อทบทวนวิธีการแปลงลาปลาซ โดยเมื่อศึกษาบทนี้แล้วนักศึกษาจะต้องสามารถ

1. เขียนแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของระบบทางกลที่กำหนดให้ในรูปของสมการเชิงอนุพันธ์ได้
2. หาค่าความถี่ธรรมชาติของระบบที่กำหนดให้ได้
3. หาคำตอบสนองตามธรรมชาติของระบบที่กำหนดให้ได้

ในบทนี้เราจะกล่าวถึงการสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ สำหรับระบบทางกล โดยจะกล่าวถึงระบบทางพลศาสตร์เป็นหลัก เนื่องจากการควบคุมของระบบส่วนมากต้องการทราบการตอบสนองของระบบที่ขึ้นกับเวลา

3.1. Mechanical Elements

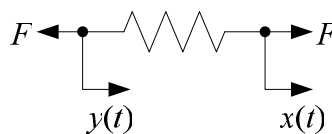
3.1.1. สปริง (Springs)



จากรูปหากออกแรงดึง F สปริงจะยืดออกเป็นระยะ x และในทางตรงกันข้าม หากออกแรงกด F สปริงก็จะหดตัวเป็นระยะ x ด้วย สปริงส่วนมากจะมีระยะยืด (หรือหด) สัมพันธ์โดยตรงกับแรงดึง (หรือกด) ดังสมการ

$$F = kx \quad (\text{เรียกว่า Linear spring})$$

ถ้าปลายทั้งสองข้างของสปริงมีการเคลื่อนที่ดังรูป แรงที่เกิดขึ้นจากการยืดตัวของสปริงจะมีค่าแปรตามระยะยืดออก $(x - y)$ ดังนั้นเราสามารถเขียนได้ว่า $F = k(x - y)$

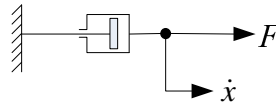


ในลักษณะเดียวกัน torsional spring ก็มีความสัมพันธ์ระหว่างแรงบิด τ และมุมที่บิดไป θ เป็นเชิงเส้น

$$\tau = k\theta \quad (\text{Torsional spring})$$

3.1.2. แดมเปอร์ (Dampers)

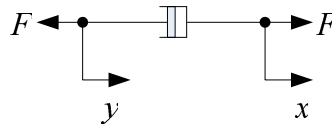
แดมเปอร์เป็นอุปกรณ์ที่มีลักษณะคล้ายกระบอกสูบที่มีน้ำมันอยู่ภายใน เมื่อมีการเคลื่อนที่แดมเปอร์จะออกแรงต้านในทิศทางตรงข้ามกับการเคลื่อนที่ ทำให้ระบบสูญเสียพลังงาน สำหรับในระบบที่ไม่มีแรงภายนอกมากกระทำก็จะหยุดเคลื่อนที่ในที่สุด



สำหรับ linear damper แรงที่เกิดขึ้นจากแดมเปอร์จะสัมพันธ์กับความเร็ว

$$F = b\dot{x}$$

ถ้าปลายทั้งสองข้างของแดมเปอร์มีการเคลื่อนที่ แรงที่เกิดขึ้นจากการต้านการเคลื่อนที่จะมีค่าแปรตามความเร็วในการยืด damper ออก $(\dot{x} - \dot{y})$ ดังนั้นเราจะสามารถเขียนได้ว่า $F = b(\dot{x} - \dot{y})$



สำหรับ torsional damper แรงที่เกิดขึ้นจากแดมเปอร์จะสัมพันธ์กับความเร็วเชิงมุม

$$\tau = b\dot{\theta}$$

3.2. การสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของระบบทางกล

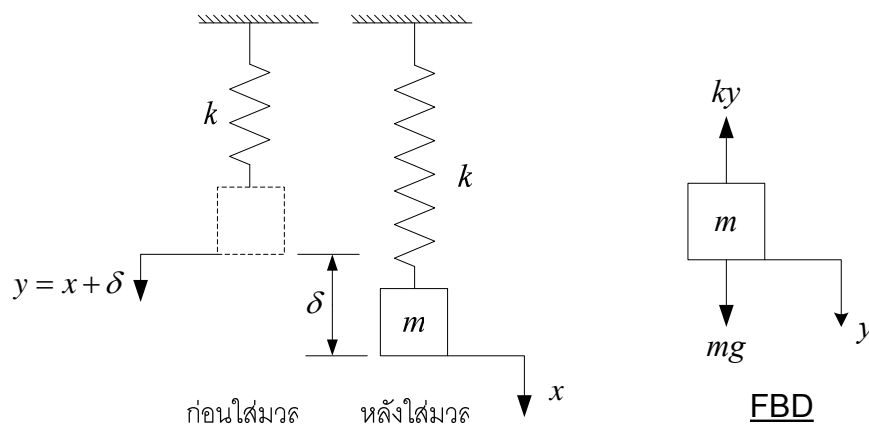
ในระดับปริญญาตรีเราได้เรียนวิชา Dynamics ซึ่งใช้ Newton's Law เป็นหลักสำคัญ ซึ่งนักศึกษาวิศวกรรมศาสตร์เกือบทุกสาขาจะต้องผ่านวิชานี้ อีกทั้งยังเหมาะกับการสร้างแบบจำลองของระบบส่วนมากที่ไม่ซับซ้อนจนเกินไป ดังนั้นในที่นี้จะกล่าวถึงวิธีการสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ด้วยวิธีการของ Newton นี้เท่านั้น กฎจะนำมาใช้ก็คือกฎข้อที่สอง สำหรับการไถล (translation) จะมีสมการว่า

$$\sum F = ma$$

และสำหรับการหมุน (rotation) จะมีสมการว่า

$$\sum T = J\alpha$$

3.2.1. ระบบมวล-สปริง (Mass-spring system)



จากรูป Free Body Diagram (FBD) ได้ $m\ddot{y} = -ky + mg$ ($\downarrow +$)

แทนค่า $y = x + \delta$ จะได้

$$m\ddot{x} = -k(x + \delta) + mg$$

จัดรูปจะได้

$$m\ddot{x} + kx = mg - k\delta$$

โดยที่ δ คือระยะยืดของสปริง ในสภาวะสมดุล ซึ่งแรงดึงจากการยืดตัวของสปริงจะเท่ากับน้ำหนักของวัตถุ นั่นคือ

$$mg = k\delta$$

ดังนั้น

$$m\ddot{x} + kx = 0$$

จะเห็นว่า ถ้าเรากำหนดตำแหน่งของวัตถุ x โดยอ้างอิงจากตำแหน่งสมดุล (ไม่ใช่ตำแหน่งสปริงก่อนการยึดตัว) เราจะไม่ต้องคิดแรงโน้มถ่วงเลย ดังนั้นตั้งแต่นี้ไป หากไม่ได้ระบุเป็นพิเศษ ขอให้เข้าใจว่าเราจะกำหนดตำแหน่งของวัตถุ โดยอ้างอิงจากตำแหน่งสมดุลเสมอ

การตอบสนองตามธรรมชาติของระบบมวล-สปริง

การตอบสนองตามธรรมชาติ (Natural response) คือการตอบสนองของระบบตามสภาวะเริ่มต้นที่กำหนดให้ หรือ initial conditions โดยไม่มี อินพุตมาเกี่ยวข้องตลอดระยะเวลา สำหรับระบบมวล-สปริงการตอบสนองจะอยู่ในรูปของการแกว่งจึงนิยมเรียกอีกชื่อหนึ่งว่าเป็น free vibration

จากสมการของระบบมวล-สปริงคือ

$$m\ddot{x} + kx = 0 \quad (3.1)$$

เราจะสามารถหาการตอบสนองได้โดยการหาผลเฉลยของสมการเชิงอนุพันธ์นี้ ในที่นี้เราจะใช้วิธีการลาปลาซดังนี้

$$m[s^2 X(s) - sx(0) - \dot{x}(0)] + kX(s) = 0$$

$$(ms^2 + k)X(s) = msx(0) + m\dot{x}(0)$$

$$X(s) = \frac{s}{s^2 + k/m}x(0) + \frac{1}{s^2 + k/m}\dot{x}(0)$$

แปลงลาปลาซย้อนกลับได้

$$\begin{aligned} x(t) &= x(0)\cos\sqrt{\frac{k}{m}}t + \sqrt{\frac{m}{k}}\dot{x}(0)\sin\sqrt{\frac{k}{m}}t \\ &= a\cos\theta + b\sin\theta \end{aligned}$$

โดยที่กำหนดให้

$$a = x(0), \quad b = \sqrt{\frac{m}{k}}\dot{x}(0) \quad \text{และ} \quad \theta = \sqrt{\frac{k}{m}}t$$

ผลรวมของฟังก์ชัน sine และ cosine ก็ยังคงเป็นฟังก์ชัน sine ที่มีเฟสเปลี่ยนไปจากเดิมซึ่งสามารถแปลงได้ดังนี้

$$\begin{aligned} a\cos\theta + b\sin\theta &= A\sin(\theta + \phi) \\ &= A\sin\theta\cos\phi + A\cos\theta\sin\phi \end{aligned}$$

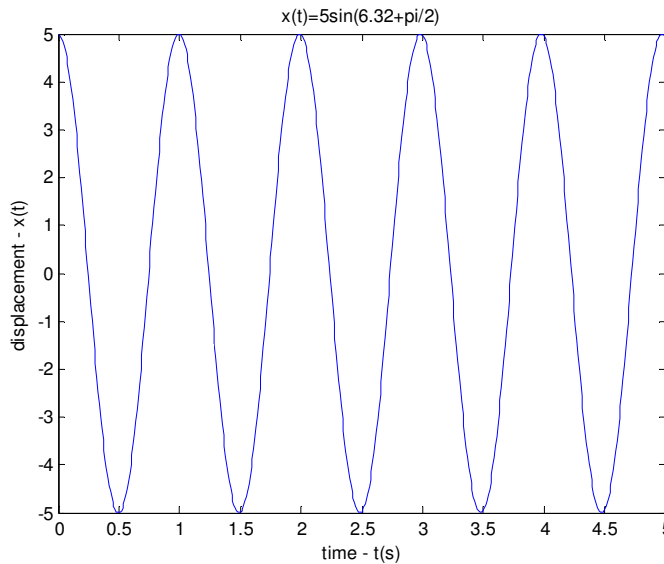
$$\left. \begin{aligned} A\sin\phi &= a \\ A\cos\phi &= b \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{cases} \phi = \tan^{-1}\frac{a}{b} \\ A = \sqrt{a^2 + b^2} \end{cases}$$

$$a\cos\theta + b\sin\theta = \sqrt{a^2 + b^2} \sin\left(\theta + \tan^{-1}\frac{a}{b}\right)$$

แทนค่าตัวแปรจะได้ว่า $x(t) = \sqrt{x^2(0) + \frac{m}{k}\dot{x}^2(0)} \sin\left(\sqrt{\frac{k}{m}}t + \tan^{-1}\frac{x(0)}{\sqrt{m/k}\cdot\dot{x}(0)}\right)$

สมมติให้ initial condition เป็น $x(0) = 5$ และ $\dot{x}(0) = 0$ ซึ่งหมายความว่ามวลถูกดึงออกไปหนึ่งหน่วย แล้วถูกปล่อยจากหยุดนิ่ง สมมติเพิ่มเติมให้ $k = 4 \text{ N/m}$ และ $m = 0.1 \text{ kg}$ จะได้การตอบสนองเป็น

$$\begin{aligned} x(t) &= 5 \sin\left(\sqrt{\frac{4}{0.1}}t + \tan^{-1}\frac{5}{\sqrt{0.1/4}\cdot 0}\right) \\ &= 5 \sin(6.32t + \pi/2) \end{aligned}$$



ความถี่ของการตอบสนองตามธรรมชาติ (ไม่มีอินพุตมาบังคับ) จะเรียกว่าเป็นความถี่ธรรมชาติ หรือ *natural frequency*

$$\omega_n = \sqrt{k/m} \text{ rad/s}$$

$$= \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k}{m}} \text{ Hz}$$

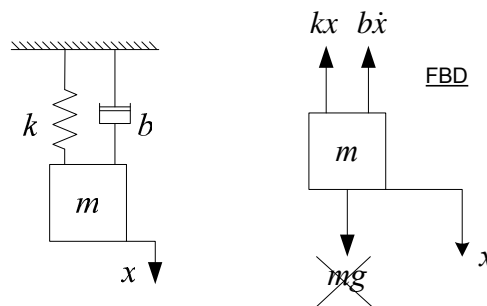
เนื่องจากในกรณีนี้เป็นการแกว่งที่ไม่มีแดมเปอร์มาเกี่ยวข้อง เราจึงเรียกความถี่ในการแกว่งนี้อีกอย่างหนึ่งเพื่อเป็นการเจาะจงว่า *undamped natural frequency* ในตัวอย่างข้างต้นนี้ $\omega_n = 6.32 \text{ rad/s}$

จากสมการที่ (3.1) เราสามารถเขียนอยู่ในรูปของ ω_n ได้เป็น

$$\ddot{x} + \omega_n^2 x = 0$$

ซึ่งเราสามารถใช้รูปสมการนี้ในการหาความถี่ธรรมชาติได้เลยโดยไม่ต้องหาผลเฉลยของสมการอนุพันธ์

3.2.2. ระบบมวล-สปริง-แดมเปอร์ (Mass-spring-damper system)



จาก FBD จะได้

$$m\ddot{x} = -kx - b\dot{x}$$

ขอย้ำอีกครั้งว่า สาเหตุที่เราไม่ต้องคิดแรง mg เนื่องจากเรากำหนดตำแหน่ง y ขึ้นอิงจากตำแหน่งสมดุล ดังที่ได้อธิบายก่อนหน้านี้อแล้ว

$$m\ddot{x} + b\dot{x} + kx = 0$$

การตอบสนองตามธรรมชาติของระบบมวล-สปริง-แดมเปอร์

ระบบโดยทั่วไปแม้จะไม่มีแดมเปอร์ประกอบอยู่ แต่ก็มักจะมีคุณสมบัติของแดมเปอร์โดยธรรมชาติ เพราะหากไม่มีคุณสมบัติแดมเปอร์แล้ววัตถุที่เคลื่อนที่ ถ้าไม่มีแรงภายนอกมากระทำก็จะเคลื่อนที่ไปเรื่อยโดยไม่มีที่สิ้นสุด แต่ในระบบจริงทั้งหลายจะเห็นว่าแม้ว่าจะไม่มีแดมเปอร์ประกอบอยู่ด้วย แต่เมื่อเคลื่อนที่แล้ว ในที่สุดก็หยุดลงเองได้ในที่สุด แสดงว่าระบบทั้งหลายมีคุณสมบัติของแดมเปอร์แฝงอยู่ไม่มากนักน้อย เช่น อาจจะมีแรงเสียดทานของวัตถุหมุน (dry friction) หรือความหนืดของลูกปืนที่มีการหล่อลื่นด้วยของเหลว (viscous friction) เป็นต้น ซึ่งทำให้ระบบจำนวนมากใช้แบบจำลองมวล-สปริง-แดมเปอร์

การตอบสนองของระบบมวล-สปริง-แดมเปอร์สามารถจำแนกเป็นหลายแบบขึ้นกับขนาดแดมเปอร์ ถ้าแดมเปอร์อ่อน ระบบจะเกิดการแกว่ง (oscillatory) เป็นกราฟ sinusoidal คล้ายกับในระบบมวล-สปริง แต่แอมพลิจูดจะลดลงเรื่อยๆ ตามเวลาจนเป็นศูนย์ในที่สุด เราเรียกการตอบสนองในลักษณะนี้ว่าเป็น *underdamped* ถ้าระบบมีแดมเปอร์แข็งจะทำให้ระบบตอบสนองโดยไม่มีการแกว่งเกิดขึ้นเรียกการตอบสนองในลักษณะนี้ว่าเป็น *overdamped* ถ้าแดมเปอร์มีค่าความแข็งอยู่ระหว่างกลางทั้งสองแบบ กล่าวคือ มีแดมเปอร์ที่อ่อนที่สุดโดยที่ยังไม่ทำให้เกิดการแกว่ง เราเรียกการตอบสนองช่วงต่อนี้เป็นช่วงวิกฤติ หรือ *critically damped* การวิเคราะห์การตอบสนองทั้งสามแบบนี้โดยละเอียดจะได้กล่าวภายหลังในบทนี้เพียงแต่ให้เข้าใจหลักการคร่าวๆ และวิธีการหาคำตอบของเท่านั้น

จากสมการของระบบมวล-สปริง-แดมเปอร์คือ

$$m\ddot{x} + b\dot{x} + kx = 0$$

เพื่อให้ง่ายต่อการเข้าใจ เราจะสมมติว่าระบบมี $m = 0.1 \text{ kg}$, $b = 0.4 \text{ N}\cdot\text{s/m}$ และ $k = 4 \text{ N/m}$ และมี initial conditions $\dot{x}(0) = 0$ และ $x(0) = x_0$

เราจะหาผลเฉลยของสมการนี้โดยใช้วิธีการลาปลาซ

แปลงลาปลาซจะได้

$$0.1\ddot{x} + 0.4\dot{x} + 4x = 0$$

$$\left[s^2 X(s) - sx(0) - \dot{x}(0) \right] + 4[sX(s) - x(0)] + 40X(s) = 0$$

$$(s^2 + 4s + 40)X(s) = sx_0 + 4x_0$$

$$\begin{aligned} X(s) &= \frac{(s+4)x_0}{s^2 + 4s + 40} \\ &= \frac{(s+4)x_0}{(s+2)^2 + 36} \\ &= \frac{(s+2)x_0}{(s+2)^2 + 6^2} + \frac{2x_0}{(s+2)^2 + 6^2} \\ &= x_0 \frac{(s+2)}{(s+2)^2 + 6^2} + \frac{x_0}{3} \frac{6}{(s+2)^2 + 6^2} \end{aligned}$$

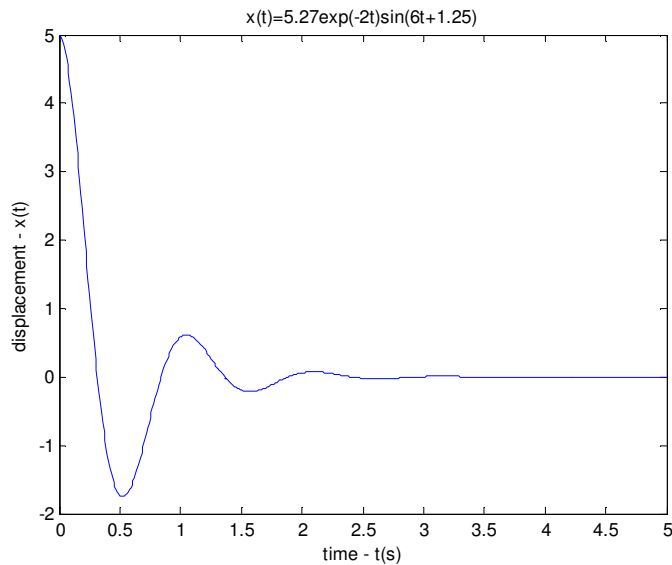
เนื่องจาก $L^{-1} \left[\frac{(s+2)}{(s+2)^2 + 6^2} \right] = e^{-2t} \cos 6t$ และ $L^{-1} \left[\frac{6}{(s+2)^2 + 6^2} \right] = e^{-2t} \sin 6t$

ดังนั้นแปลงลาปลาซย้อนกลับจะได้

$$\begin{aligned}
 x(t) &= x_0 e^{-2t} \cos 6t + \frac{x_0}{3} e^{-2t} \sin 6t \\
 &= x_0 e^{-2t} \left(\cos 6t + \frac{1}{3} \sin 6t \right) \\
 &= x_0 e^{-2t} \sqrt{1 + \frac{1}{9}} \sin(6t + \tan^{-1} 3)
 \end{aligned}$$

สมมติให้ $x_0 = 5$ เช่นเดียวกับในข้อที่ผ่านมาจะได้ว่า

$$x(t) = 5.27 e^{-2t} \sin(6t + 1.25)$$



จะเห็นว่าแม้ว่าค่ามวล m และค่าความแข็งสปริง k จะเท่าเดิม แต่เมื่อมีแดมเปอร์เพิ่มเข้ามาทำให้การแกว่งค่าความถี่ธรรมชาติเมื่อมีแดมเปอร์ หรือที่เรียกว่า damped natural frequency $\omega_d = 6 \text{ rad/s}$ ซึ่งไม่เท่ากับกรณีที่ยังไม่มีแดมเปอร์ซึ่งมี undamped natural frequency $\omega_n = \sqrt{k/m} = 6.32 \text{ rad/s}$

เราสามารถหาความถี่ในการแกว่งได้โดยไม่ต้องหาผลเฉลยของสมการเชิงอนุพันธ์ทั้งหมด โดยการพิจารณาโพลของ $X(s)$ (ซึ่งก็คือ auxiliary equation ของสมการเชิงอนุพันธ์) ซึ่งโพลหาได้จากรากของสมการ

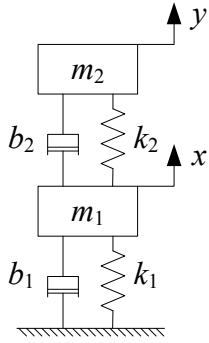
$$s^2 + 4s + 40 = 0$$

ซึ่งจะได้โพลเป็น

$$\begin{aligned}
 s &= \frac{-4 \pm \sqrt{16 - 160}}{2} \\
 &= -2 \pm 6i
 \end{aligned}$$

จะเห็นว่าค่าความถี่ในการแกว่งจะได้จากส่วนจินตภาพของโพล ในขณะที่ส่วนจริงของโพลจะบอกถึงแอมพลิจูดของการแกว่งที่ลดลงด้วยฟังก์ชัน e^{-2t} เราจะได้ศึกษารายละเอียดการตอบสนองของระบบในบทต่อไป

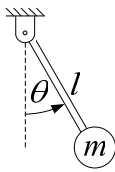
ตัวอย่าง



$$m_2 \ddot{y} + b_2 \dot{y} + k_2 y = b_2 \dot{x} + k_2 x$$

$$m_1 \ddot{x} + (b_1 + b_2) \dot{x} + (k_1 + k_2) x = b_2 \dot{y} + k_2 y$$

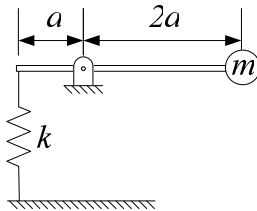
ตัวอย่าง จงหาแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ และความถี่ธรรมชาติของลูกตุ้ม



$$\ddot{\theta} + \frac{g}{l} \theta = 0$$

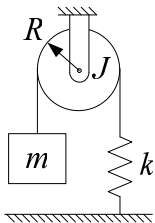
$$\omega_n = \sqrt{\frac{g}{l}}$$

ตัวอย่าง จงหาความถี่ธรรมชาติของระบบต่อไปนี้



$$\omega_n = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{k}{m}}$$

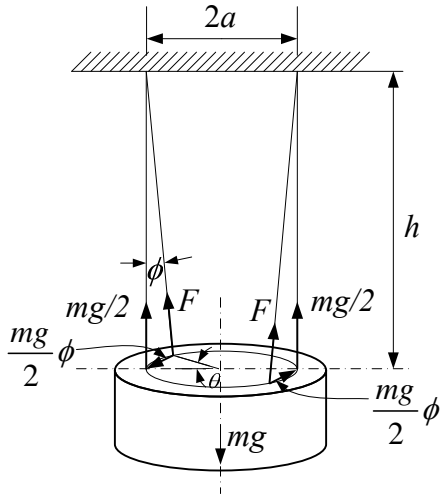
ตัวอย่าง จงหาสมการเชิงอนุพันธ์ที่แทนระบบในภาพ และหาความถี่ธรรมชาติของระบบ



$$\ddot{x} + \frac{kR^2}{J + mR^2} x = 0$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{kR^2}{J + mR^2}}$$

ตัวอย่าง วัตถุถูกแขวนด้วยเส้นลวดสองเส้นดังแสดงในรูป เมื่อถูกปล่อยจากตำแหน่งนี้ วัตถุจะแกว่งด้วยความถี่ธรรมชาติ ซึ่งวิธีการนี้สามารถใช้ในการหาค่า moment of inertia รอบแกนการหมุนของวัตถุด้วยการทดลองได้ โดยการวัดคาบของการแกว่ง T จึงแสดงว่า Moment of inertia สามารถหาได้จากความสัมพันธ์



$$J = \left(\frac{T}{2\pi} \right)^2 \frac{a^2 mg}{h}$$

□