18-20 October 2006, Mandarin Golden Valley Hotel & Resort Khao Yai, Nakhon Ratchasima

AMM081

# การศึกษาเบื้องต้นในการวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนแบบฮาร์มอนิก โดยใช้สเตรนเกจ

## Preliminary Study of Displacement Measurement of Harmonic Vibrations by Using Strain Gauge

สิริพงศ์ เอี่ยมชัยมงคล

ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี ต.คลองหก อ.ธัญบุรี จ.ปทุมธานี 12110 โทร 0-2549-3430 โทรสาร 0-2549-3432 อีเมล์ : <u>siriponge@rit.ac.th</u>

Siripong Eamchaimongkol

Department of Mechanical Engineering, Faculty of Engineering, Rajamangala University of Technology Thanyaburi

Klonghok Thanyaburi Phatumthani 12110

Tel: 0-2549-3430 , Fax: 0-2549-3432 , E-mail: <u>siriponge@rit.ac.th</u>

#### บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้มีวัตถุประสงค์เพื่อศึกษาถึงความเป็นไปได้ในการวัด การกระจัดของการสั่นสะเทือนที่เป็นฟังก์ชันฮาร์มอนิกโดยใช้สเตรนเกจ (strain gauge) เป็นตัวรับร้ (sensor) หลักการของการวัดอาศัย หลักการสั่นสะเทือนเชิงกลเนื่องจากการเคลื่อนที่ของฐานรองรับ (mechanical vibration due to support motion) เครื่องมือวัดที่ สร้างขึ้นประกอบด้วยสปริงแผ่นที่ติดตั้งกับจุดยึดเป็นแบบคานทิเลเวอร์ ทำหน้าที่แทนสปริง และมีมวลเซอิสมิกส์ (cantilever beam) (seismic mass) ติดที่ปลายคาน ความถี่ธรรมชาติของสปริงในโหมด ในการวัดการกระจัด (displacement) ใช้ ที่หนึ่งเท่ากับ 8.5 Hz สเตรนเกจติดตั้งบนสปริงเพื่อทำการวัดการกระจัดของการสั้นสะเทือน จากการศึกษาทดลองเบื้องต้นในการวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือน ด้วยวิธีดังกล่าวที่ความถี่ 12 Hz , 15 Hz และ 19 Hz ตามลำดับ พบว่า ขนาดของสัญญาณที่ได้จากวงจรเป็นสัดส่วนโดยตรงกับการกระจัดซึ่ง เป็นไปตามทฤษฏีอีกทั้งสัญญาณที่ได้ยังมีความชัดเจนอีกด้วย

#### Abstract

The objective of this paper was to study the feasibility of displacement measurement of harmonic vibrations by using strain gauge. The principle of measurement based on the mechanical vibrations due to support motion. The instrument consisted of a thin leaf spring that was supported as the cantilever beam and a seismic mass that was attached at the end of the beam. The first mode natural frequency of system was equal to 8.5 Hz. The strain gauge was used as the sensor to measure the displacement. In preliminary study, the instrument was tested at the vibration frequencies of 12 Hz,15 Hz and 19 Hz, respectively. The result showed that the voltage signal from the instrument was proportional to the amplitude of vibration displacement. Also,the voltage signal from instrument was clear. **Keywords** : strain gauge, vibration measurement.

#### บทนำ

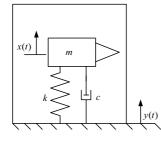
ในการทำงานของเครื่องจักรกลนั้นมักจะมีการสั่นสะเทือนเกิด ขึ้นอยู่เสมอ ทั้งนี้ขึ้นอยู่กับสาเหตุหลายประการ เช่นความไม่สมดุลของ ชิ้นส่วนเครื่องจักรกล (rotating unbalance) , การไม่ได้อยู่ในแนว เดียวกัน (misalignment) ของตัวต่อ (coupling) หรือการแอ่นของเพลา เป็นต้น [1] โดยในทางวิศวกรรมแล้วการสั่นสะเทือนอาจทำให้เกิดความ เสียหายต่อเครื่องจักรกล หรือแม้กระทั่งอาจทำให้เกิดความเสียหาย กับโครงสร้างได้ด้วย เช่นความเสียหายที่เกิดจากการสั่นสะเทือนของ สะพาน Tacoma Narrows Bridge [2] ซึ่งเสียหายจากการ สั่นสะเทือนของลมที่ปะทะกับตัวสะพานทำให้เกิดการสั่นสะเทือนขึ้น โดยมีความถิ่เดียวกันกับความถิ่ธรรมชาติของตัวสะพานจึงเกิดความ เสียหายต่อตัวสะพาน นอกจากนี้การวัดการสั่นสะเทือนยังสามารถ บอกถึงสภาพการใช้งานของเครื่องจักรกลด้วยโดยเครื่องจักรกลที่อยู่ใน สภาพดีจะเกิดการสั่นสะเทือนในขอบเขตที่ยอมรับได้ ในทางตรงกัน

ข้ามเครื่องจักรกลที่อยู่ในสภาพชำรุดจะทำให้ขนาดของการสั่นสะเทือน สูง ดังนั้นในการวัดการสั่นสะเทือนจึงสามารถแสดงความบกพร่องและ สภาพการใช้งานของเครื่องจักรกลได้ วิธีวัดการสั่นสะเทือนในปัจจุบันมี อยู่หลายวิธีด้วยกันได้แก่ การวัดการกระจัดหรือระยะการเคลื่อนที่ (displacement) , การวัดความเร็ว (velocity) และการวัดความเร่ง (acceleration)

เครื่องมือวัดการสั่นสะเทือนที่นิยมใช้ประกอบด้วยหัว ทรานส์ดิวเซอร์ (transducer) ซึ่งทรานส์ดิวเซอร์ที่นิยมใช้ได้แก่พิโซอิ เล็กตริก (piezoelectric) และเครื่องประมวลผลโดยเครื่องวัดเหล่านี้ มักจะมีราคาสูง และหากเครื่องมือดังกล่าวสามารถประมวลผลทาง ดิจิตอลเพื่อหาสเปกตรัม (spectrum) ของความถี่โดยใช้หลักการแปลง แบบฟูเรียร์แบบเร็ว (Fast Fourier Transform) ได้ก็จะทำให้มีราคา สูงขึ้นตามไปด้วย ดังนั้นในงานวิจัยนี้จึงมีแนวความคิดที่จะทดลอง ศึกษาการวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนอย่างง่ายโดยใช้สเตรนเกจ เป็นตัวรับรู้ซึ่งเป็นหลักการพื้นฐานที่สุดของการวัดการกระจัดของการ สั่นสะเทือน ในการศึกษาเบื้องต้นนี้ได้ทำการศึกษาการสั่นสะเทือนโดย กำหนดให้การสั่นสะเทือนเป็นแบบฮาร์มอนิกเพื่อศึกษาถึงข้อดีข้อเสีย ของวิธีการวัดดังกล่าวก่อนที่จะทำการศึกษาการสั่นสะเทือนที่เป็น ฟังก์ชันคาบ (periodic function) ซึ่งหลักการทำงานของการวัดดังกล่าว สามาถแสดงได้ดังนี้

### หลักการทำงานของเครื่องวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือน

เครื่องวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนนั้นประกอบด้วยมวลเซอิส มิกส์ (seismic mass),สปริง และตัวหน่วงประกอบกันดังแสดงในรูปที่ 1



รูปที่ 1แผนภาพแสดงการทำงานของเครื่องวัดการสั้นสะเทือน

โดยที่ *m* หมายถึงมวลเซอิสมิกส์ , *k* หมายถึง ค่าคงตัวของสปริง, *c* หมายถึงค่าคงดัวของตัวหน่วง , *c* หมายถึงอัตราส่วนความหน่วง , *x*(*t*) หมายถึงการกระจัดของมวลเซอิสมิกส์ , *y*(*t*) หมายถึงการ กระจัดของฐานรองรับซึ่งเป็นฟังก์ชันฮาร์มอนิกมีความสัมพันธ์ดังแสดง ในสมการที่ 1 [3]

$$y(t) = Y\sin(\omega t) \tag{1}$$

โดยที่ *a* หมายถึงความถี่ของการสั่นสะเทือน การกระจัดสัมพัทธ์ของ มวลเซอิสมิกส์กับฐานรองรับ *z*(*t*) สามารถเขียนได้ดังสมการที่ 2 [3]

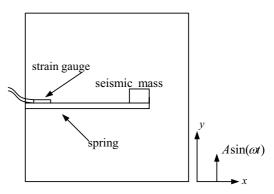
$$z(t) = x(t) - y(t)$$

หากพิจารณาให้เป็นการตอบสนองอย่างคงตัวจะได้ผลการตอบสนอง แบบฮาร์มอนิกโดยความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของการกระจัดสัมพัทธ์ สูงสุดของมวลเซอิสมิกส์กับฐานรองรับ Z และขนาดของการกระจัด สูงสุดของฐานรองรับ Y สามารถแสดงได้ดังสมการที่ 3 [3]

$$Z = \frac{r^2 Y}{\left[(1 - r^2)^2 + (2\varsigma r)^2\right]^{\frac{1}{2}}}$$
(3)

โดยที่ r หมายถึงอัตราส่วนความถี่ที่ต้องการวัดกับความถี่ธรรมชาติ ของระบบ หรือเท่ากับ  $\left( \dfrac{\omega}{\omega_n} 
ight)$  โดยที่  $\omega_n$  หมายถึงความถี่ธรรมชาติ (natural frequency) ของระบบมวลติดสปริง

จากสมการที่ 3 จะเห็นได้ว่าหากค่า r มีค่ามาก ๆ แล้วจะทำให้ ค่าที่อ่านได้จากเครื่องมือวัด Z มีค่าเข้าใกล้กับ Y ซึ่งเป็นค่าที่ ต้องการวัด ดังนั้นหากสามารถวัดค่า Z ได้ก็จะสามารถหาค่า Y ได้ เช่นกันในการทดลองนี้ใช้สปริงแผ่นโดยปลายข้างหนึ่งถูกยึดติดส่วน ปลายอีกข้างหนึ่งเป็นแบบอิสระหรืออาจพิจารณาได้เป็นคานแบบคานทิ เลเวอร์ (cantilever beam) ปลายด้านอิสระนั้นจะติดมวลเซอิสมิกส์ ส่วนการกระจัดใช้สเตรนเกจติดบนสปริงแผ่นดังแสดงในรูปที่ 2



รูปที่ 2 แสดงแผนภาพเครื่องวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนที่ใช้ใน การทดลอง

จากรูปที่ 2 แสดงให้เห็นถึงส่วนประกอบของเครื่องวัดการกระจัด ของการสั่นสะเทือนที่ใช้ในการทดลองนี้ ซึ่งในการทดลองดังกล่าว จะต้องอยู่ภายใต้สมมติฐานต่าง ๆ ดังนี้คือ

- สมมติให้การสั่นสะเทือนเกิดขึ้นเฉพาะในแนวแกน y เท่านั้น

- สมมติให้ระบบมวลติดสปริงเป็นการสั่นสะเทือนแบบระดับขั้น ความเสรีขั้นเดียว (one degree of freedom) และไม่มีความหน่วง

 - สมมติให้การกระจัดของสปริงอยู่ในช่วงที่เป็นขีดจำกัดสัดส่วน
 (proportional limit) และเป็นไปตามกฏของฮุก (Hooke's law) ซึ่ง สมมติฐานเหล่านี้จะใช้ในการวิเคราะห์การสั่นสะเทือนในการทดลองนี้ สำหรับหลักการทำงานของเครื่องวัดสามารถอธิบายได้ดังนี้คือ เมื่อเกิด การสั่นสะเทือนขึ้นที่ฐานรองรับ มวลเซอิสมิกส์จะเคลื่อนที่ขึ้นลงสปริง เกิดการสั่นและเกิดการกระจัดขึ้นส่งผลทำให้เกิดความเครียด ความเครียดที่เกิดขึ้นจะเป็นสัดส่วนโดยตรงกับการกระจัด และโดยการ

ME NETT 20<sup>th</sup> หน้าที่ 341 AMM081

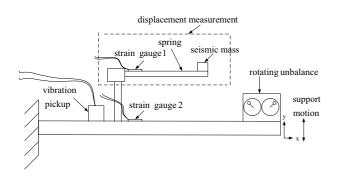
(2)

School of Mechanical Engineering , Suranaree University of Technology

วัดสัญญาณไฟฟ้าที่ได้จากสเตรนเกจจะทำให้ทราบค่าการกระจัดที่ เกิดขึ้นด้วยเช่นกัน

#### การออกแบบการทดลองและวิธีการทดลอง

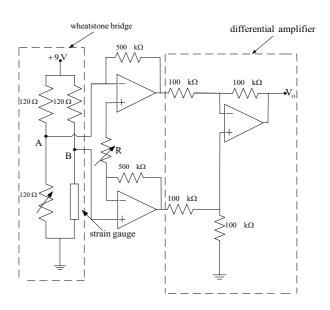
ในการออกแบบการทดลองจะแบ่งออกเป็นสองส่วนดังนี้ ส่วนที่ หนึ่งคือการออกแบบส่วนของเครื่องวัดการกระจัดของการสั้นสะเทือน (displacement measurement) ซึ่งประกอบด้วยสปริงแผ่นมีความหนา 0.2 mm ยาว 70 mm ทั้งนี้เนื่องจากในการวัดการกระจัดของการ สั่นสะเทือนควรที่จะออกแบบระบบมวลติดสปริงให้มีความถี่ธรรมชาติ น้อย [3] ดังนั้นจึงต้องให้สปริงมีความยาวและติดมวลเซอิสมิกส์ไว้ที่ ปลายสปริงด้านหนึ่ง ส่วนปลายอีกด้านหนึ่งของสปริงจะถูกยึดติดกับ เครื่องมือวัดและพิจารณาให้เหมือนคานแบบคานทิเลเวอร์ จากนั้นทำ การติดสเตรนเกจตัวที่หนึ่ง (strain gauge 1) ไว้บนสปริงสำหรับความถึ ธรรมชาติของระบบมวลติดสปริงมีค่าเท่ากับ 8.5 Hz เครื่องวัด ้ดังกล่าวจะถูกติดตั้งอยู่บนแผ่นเหล็กที่มีมอเตอร์ติดมวลที่ไม่สมดุลอยู่ที่ ปลายคานเพื่อให้เกิดการหมุนที่ไม่สมดุล (rotating unbalance) และ เกิดการสั้นสะเทือนขึ้นซึ่งเปรียบเสมือนการเคลื่อนที่ขึ้นลงของ ฐานรองรับ (support motion) สำหรับการกระจัดจริงของการ สั่นสะเทือนนั้นจะถูกวัดโดยใช้เครื่องวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือน (vibration pickup) ซึ่งติดอยู่บริเวณเดียวกันกับเครื่องวัดการกระจัดที่ ใช้ในการทดลองดังแสดงในรปที่ 3 เมื่อเกิดการสั่นสะเทือนขึ้นมวล เซอิสมิกส์จะเคลื่อนที่ขึ้นลงตามความถี่ของการสั่นสะเทือน สปริงจะเกิด



รูปที่ 3 แสดงอุปกรณ์ที่ใช้ในการทดลอง

ความเครียดทำให้เกิดสัญญาณไฟฟ้าจากสเตรนเกจตัวที่หนึ่ง (strain gauge 1) และโดยการวัดสัญญาณไฟฟ้าจากวงจรและทำการ ปรับเทียบกับค่าที่วัดได้จากเครื่องวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือน (vibration pickup) จะทำให้ทราบค่าการกระจัดที่เกิดขึ้นด้วยเช่นกัน นอกจากนี้ในการทดลองนี้ยังได้ทำการติดสเตรนเกจตัวที่สอง (strain gauge 2)ไว้ที่ฐานรองรับ (support) ทั้งนี้เพื่อต้องการศึกษา เปรียบเทียบให้เห็นความแตกต่างระหว่างสัญญาณที่ได้จากเครื่องมือวัด ที่สร้างขึ้น (strain gauge 1) และสัญญาณที่ได้จากการเคลื่อนที่ของ ฐานรองรับ (strain gauge 2)อีกด้วย

สำหรับส่วนที่สองจะเป็นส่วนของการออกแบบวงจรเพื่อ ประมวลผลสัญญาณที่ได้จากสเตรนเกจ ซึ่งทำได้โดยใช้วงจร โดยในการทดลองนี้ได้ใช้ วีธสโตนบริดจ์ (Wheatstone Bridge) ิสเตรนเกจที่มีความยาวเกจ (gauge length) เท่ากับ 5 mm เกจแฟก factor) เท่ากับ 2.1 ความต้านทานของเกจเท่ากับ เตอร์ (gauge 120  $\Omega$  ติดตั้งในวงจรวีธสโตนบริดจ์ดังแสดงในรูปที่ 4 เมื่อเกิด การกระจัดขึ้นจะทำให้สเตรนเกจเกิดความเครียดและมีความต้านทาน เปลี่ยนแปลงไป บริดจ์จะอยู่ในสภาวะที่ไม่สมดุลเกิดความต่างศักย์ขึ้น ระหว่างจุด A กับจุด B ความต่างศักย์ของสัญญาณนี้จะถูกนำมาขยาย โดยวงจรขยายสัญญาณ (differential amplifier) ดังนั้นเมื่อเกิดการ สั่นสะเทือนขึ้นความต้านทานของสเตรนเกจจะเปลี่ยนแปลงตามความถึ ของการกระจัดของการสั่นสะเทือนทำให้เกิดสัญญาณไฟฟ้าที่จุด Vo และโดยการวัดขนาดและความถี่ของสัญญาณที่จุด Vo จะทำให้ทราบ ขนาดและความถี่ของการกระจัดของการสั่นสะเทือนตามไปด้วย ใน การทดลองนี้ได้ใช้วงจรในรูปที่ 4 ในการประมวลผลสัญญาณที่ได้ จากสเตรนเกจตัวที่หนึ่ง (strain gauge 1)และตัวที่สอง (strain gauge 2)ที่ติดตั้งบนชุดทดลอง สำหรับความถี่ของการสั่นสะเทือนในการ ทดลองนี้อยู่ในช่วงระหว่าง 8 Hz ถึง 20 Hz และเนื่องจากสัญญาณ ดังนั้นในการวัดขนาดของ ที่ได้จากวงจรเป็นสัญญาณความถึ่



รูปที่ 4 แสดงแผนภาพวงจรประมวลผลสัญญาณ

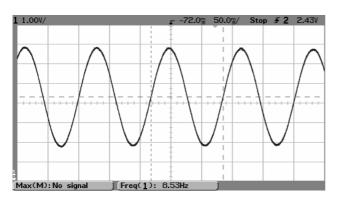
สัญญาณจะใช้การวัดค่ารากกำลังสองเฉลี่ย (root mean square) ของ สัญญาณที่ได้ที่จุด Vo หรือเป็นการวัดค่า Vrms นั่นเอง

#### ผลการทดลอง

สำหรับผลการทดลองจะเริ่มด้วยการหาความถี่ธรรมชาติในโหมด ที่หนึ่งของสปริงที่ใช้เป็นเครื่องวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนซึ่งทำ ได้โดยการให้เงื่อนไขเริ่มต้น (initial condition) กับสปริงดังกล่าวโดย ในการทดลองนี้จะให้เงื่อนไขเริ่มต้นเป็นการกระจัด และวัดความถี่ของ การสั่นสะเทือนโดยใช้ออสซิลโลสโคป (oscilloscope) ซึ่งแสดงได้ดัง

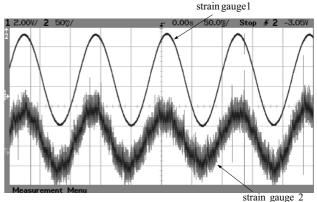
ME NETT 20<sup>th</sup> หน้าที่ 342 AMM081

#### School of Mechanical Engineering , Suranaree University of Technology



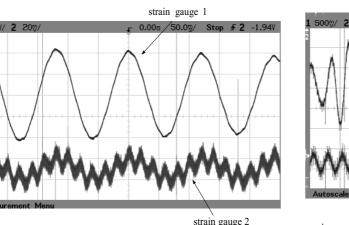
รูปที่ 5 แสดงสัญญาณความถี่ธรรมชาติในโหมดที่หนึ่งของระบบมวลติด สปริงที่ได้จากออสซิลโลสโคป

รูปที่ 5 สัญญาณความถี่ธรรมชาติของระบบมวลดิดสปริงดังแสดงในรูป ที่ 5 ที่ได้จากออสซิลโลสโคป (แต่ละช่องของเวลาของออสซิลโลสโคปมี ค่าเท่ากับ 50 ms) มีค่าเท่ากับ 8.5 Hz ในการทดลองนี้ได้ทำการ ทดลองให้ฐานรองรับเคลื่อนที่ขึ้นลงเริ่มตั้งแต่ที่ความถี่ประมาณ 8.0 Hz (ต่ำกว่าความถี่ธรรมชาติของระบบมวลติดสปริงเล็กน้อย) พบว่า สัญญาณที่ได้จากระบบมวลติดสปริง (strain gauge 1) และสัญญาณที่ ได้จากการเคลื่อนที่ของฐานรองรับ (strain gauge 2) มีรูปสัญญาณ เป็นแบบฮาร์มอนิกดังแสดงในรูปที่ 6 (แต่ละช่องของเวลาของ ออสซิลโลสโคปมีค่าเท่ากับ 50 ms) โดยมีมุมเฟสเท่ากัน และเมื่อเพิ่ม



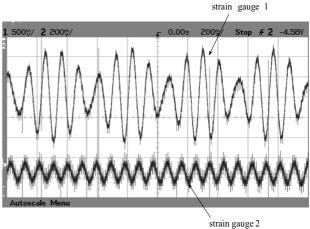
รูปที่ 7 แสดงสัญญาณที่ได้จากระบบมวลติดสปริง(strain gauge 1) กับ สัญญาณที่ได้จากฐานรองรับ(strain gauge 2)ที่ความถี่ประมาณ8.5 Hz

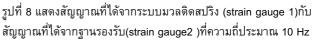
เมื่อเพิ่มความถี่ของการเคลื่อนที่ขึ้นลงของฐานรองรับให้มากขึ้น เล็กน้อยคือมีความถื่อยู่ที่ประมาณ 10 Hz พบว่าสัญญาณที่ได้จาก ระบบมวลติดสปริง (strain gauge 1) เกิดปรากฏการณ์บีทขึ้น (beating phenomena) ดังแสดงในรูปที่ 8 (แต่ละช่องของเวลาของ ออสซิลโลสโคปมีค่าเท่ากับ 200 ms)ในขณะที่สัญญาณที่ได้จากการ เคลื่อนที่ขึ้นลงของฐานรองรับ (strain gauge 2) ไม่มีความถี่บีทเกิดขึ้น ความถี่บีทที่เกิดขึ้นที่สเตรนเกจดัวที่หนึ่ง(strain gauge 1)นั้นเป็นผลมา จากการสั่นสะเทือนของฐานรองรับที่มีค่าใกล้เคียงกับความถี่ธรรมชาติ ของระบบมวลติดสปริงจึงทำให้เกิดปรากฏการณ์บีทขึ้น [3]



รูปที่ 6 แสดงสัญญาณที่ได้จากระบบมวลติดสปริง(strain gauge 1) กับ สัญญาณที่ได้จากฐานรองรับ(strain gauge 2)ที่ความถี่ประมาณ 8 Hz

ความถี่ของการเคลื่อนที่ขึ้นลงของฐานรองรับให้อยู่ที่ประมาณ 8.5 Hz (เท่ากับความถี่ธรรมชาดิของระบบมวลดิดสปริง) พบว่าขนาดของ สัญญาณที่ได้จากระบบมวลดิดสปริง (strain gauge 1) มีความชัดเจน โดยมีรูปสัญญาณเป็นฮาร์มอนิกเช่นกันดังแสดงในรูปที่ 7(แต่ละช่อง ของเวลาของออสซิลโลสโคปมีค่าเท่ากับ 50 ms) ซึ่งเมื่อเปรียบเทียบ กับสัญญาณที่ได้จากการเคลื่อนที่ของฐานรองรับ (strain gauge 2) จะ เห็นได้ว่าสัญญาณทั้งสองมีความถี่และมีมุมเฟสเท่ากัน





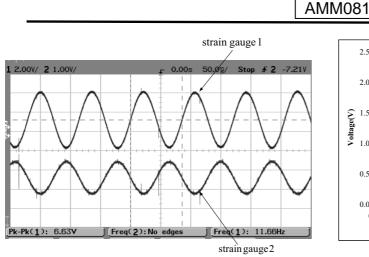
เมื่อเพิ่มความถี่ของการเคลื่อนที่ขึ้นลงของฐานรองรับให้อยู่ที่ ประมาณ 12 Hz สัญญาณที่ได้จากระบบมวลดิดสปริง (strain gauge1) และสัญญาณที่ได้จากการเคลื่อนที่ของฐานรองรับ (strain gauge2) จะ มีความถี่เดียวกัน แต่มีมุมเฟสต่างกันประมาณ 180 องศา ดังแสดงใน รูปที่ 9 (แต่ละช่องของเวลาของออสซิลโลสโคปมีค่าเท่ากับ 50 ms) และเมื่อนำความสัมพันธ์ระหว่างค่ารากกำลังสองเฉลี่ย Vrmsที่จุด Vo ของวงจรในรูปที่ 4 กับการกระจัดที่ได้จากเครื่องวัดการกระจัดของการ

ME NETT 20<sup>th</sup> หน้าที่ 343 AMM081

#### School of Mechanical Engineering , Suranaree University of Technology

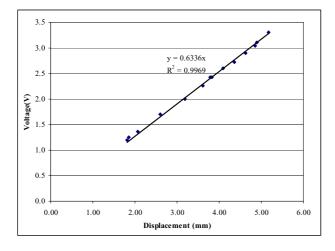
#### The 20<sup>th</sup> Conference of Mechanical Engineering Network of Thailand

#### 18-20 October 2006, Mandarin Golden Valley Hotel & Resort Khao Yai, Nakhon Ratchasima

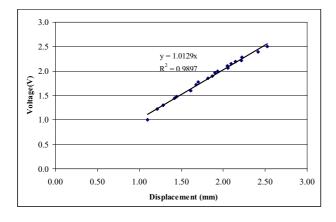


รูปที่ 9 แสดงสัญญาณที่ได้จากระบบมวลติดสปริง (strain gauge 1)กับ สัญญาณที่ได้จากฐานรองรับ(strain gauge 2)ที่ความถี่ประมาณ 12 Hz

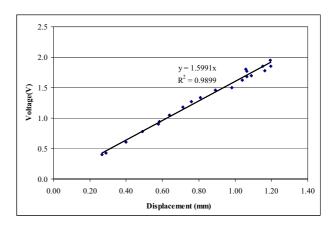
สั่นสะเทือน (vibration pickup) โดยการวัดแบบขนาดรวม (overall) มา แสดงพบว่ามีความสัมพันธ์ดังแสดงในกราฟรูปที่ 10



รูปที่ 10 เส้นกราฟแสดงความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของสัญญาณไฟฟ้า (Vrms) กับการกระจัดที่ความถี่ประมาณ 12 Hz



รูปที่ 11 เส้นกราฟแสดงความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของสัญญาณไฟฟ้า (Vrms) กับการกระจัดที่ความถี่ประมาณ 15 Hz



รูปที่ 12 เส้นกราฟแสดงความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของสัญญาณไฟฟ้า (Vrms) กับการกระจัดที่ความถี่ประมาณ 19 Hz

สำหรับการทดลองหาความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของสัญญาณที่ ได้จากวงจรกับการกระจัดที่ได้จากเครื่องวัดการกระจัดของการ สั่นสะเทือนที่ความถื่15 Hz และ19 Hz สามารถแสดงได้ดังเส้นกราฟ ในรูปที่ 11 และรูปที่12 ตามลำดับ

จากความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของสัญญาณไฟฟ้า (Vrms) ที่ได้ จากวงจรกับการกระจัดของการสั่นสะเทือนที่วัดได้จากเครื่องวัดการ กระจัดของการสั่นสะเทือนที่ความถี่ 12 Hz ,15 Hz และ19 Hz ดังแสดง ในเส้นกราฟรูปที่ 10 , 11 และ 12 จะเห็นว่าความสัมพันธ์ระหว่าง ้สัญญาณไฟฟ้า (Vrms) ที่ได้จากวงจรนั้นจะแปรผันเป็นสัดส่วนโดยตรง กับการกระจัดของการสั่นสะเทือนในแต่ละความถี่ หากแต่ความสัมพันธ์ ดังกล่าวอาจมีค่าไม่เท่ากันในแต่ละความถี่ดังแสดงได้จากความชันของ เส้นกราฟในแต่ละเส้นที่ไม่เท่ากัน ดังนั้นในการนำไปประยกต์ใช้งาน จริงจึงจำเป็นต้องคำนึงถึงความถี่ที่ใช้ในการวัดด้วย นอกจากนี้ในการ ทดลองยังพบว่าสัญญาณที่ได้จากการวัดที่ความถี่ 12Hz ,15 Hz และ 19 Hz ของระบบมวลติดสปริง (strain gauge 1) กับสัญญาณที่ได้จาก การเคลื่อนที่ขึ้นลงของฐานรองรับ (strain gauge2) นั้นมีลักษณะ เหมือนกันคือมีความถี่เท่ากันแต่มุมเฟสต่างกันประมาณ 180 องศาโดย มีรูปสัญญาณคล้ายคลึงกับสัญญาณในรูปที่ 9 ซึ่งแตกต่างจากสัญญาณ ที่ได้จากการสั้นสะเทือนที่ความถี่ต่ำกว่าความถี่ธรรมชาติของระบบมวล ติดสปริงซึ่งมีความถี่เท่ากันและมุมเฟสเท่ากันดังแสดงในรูปที่ 6 ทั้งนี้ เนื่องจากสมมติฐานที่ว่าการสั่นสะเทือนของระบบมวลติดสปริงเป็นแบบ ระดับขั้นความเสรีขั้นเดียว และไม่มีความหน่วง [3] อย่างไรก็ตามการ ทดลองที่ได้กล่าวมานั้นขึ้นอยู่กับสมมติฐานที่เป็นการสั่นสะเทือนของ ระบบมวลติดสปริงเป็นแบบระดับขั้นความเสรีขั้นเดียวทำให้มีความถึ ธรรมชาติเพียงค่าเดียว และรูปร่างฐานนิยม (mode shape) ของการ สั้นมีเพียงโหมดเดียวเช่นกัน แต่ในความเป็นจริงแล้วตัวของสปริงแผ่น ที่ใช้สามารถที่จะพิจารณาให้เป็นเสมือนการสั่นของคานซึ่งเป็นระบบที่มี ้ความต่อเนื่อง (continuous system) ทำให้มีความถี่ธรรมชาติหลาย ้ค่า และมีรูปร่างฐานนิยมหลายโหมด [4] และอาจส่งผลต่อการวัดได้ เช่นกัน



สำหรับข้อดีของวิธีการวัดดังกล่าวจากการทดลองพบว่าวิธีการวัด ้ดังกล่าวมีข้อดีคือได้สัญญาณที่มีความชัดเจน ไม่มีสัญญาณรบกวน มากนักทั้งนี้อาจเป็นผลมาจากการใช้วงจรขยายสัญญาณที่สามารถ กำจัดสัญญาณรบกวน (noise) ได้มาก มีความเป็นเชิงเส้นสูงโดย พิจารณาจากกราฟรูปที่ 10 , 11 และ 12 ตามลำดับ จึงมีความเป็นไป ้ได้ที่จะนำไปประยุกต์ใช้กับการวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนที่เป็น แบบฮาร์มอนิก นอกจากนี้วิธีการวัดดังกล่าวยังมีค่าใช้จ่ายน้อยเมื่อ เทียบกับเครื่องวัดการกระจัดของการสั้นสะเทือนที่ใช้ในอตสาหกรรม สำหรับข้อเสียของวิธีการดังกล่าวคือระบบมวลติดสปริงนั้นมักจะต้องถูก ้ออกแบบให้มีความถี่ธรรมชาติน้อย ๆ ทำให้ต้องใช้มวลมาก และใช้ สปริงที่มีค่าคงตัวของสปริงน้อยสปริงดังกล่าวจึงค่อนข้างจะอ่อน ชำรุด ได้ง่าย และไวต่อการถูกรบกวนจากสัญญาณการสั่นสะเทือนภายนอก อย่างไรก็ตามการศึกษาทดลองที่ได้กล่าวมาทั้งหมดข้างต้นนั้นเป็น เพียงการศึกษาทดลองในเบื้องต้นเท่านั้นโดยให้การสั่นสะเทือนเป็น แบบฮาร์มอนิก ซึ่งในการสั่นสะเทือนของเครื่องจักรในสภาพการใช้งาน จริงนั้นมักจะเป็นฟังก์ชันคาบ (periodic function) ที่เกิดจากการ รวมกันของการสั่นสะเทือนแบบฮาร์มอนิกหลาย ๆ ค่า จึงต้องมีการ พัฒนาวิธีการวัดดังกล่าวต่อไปเพื่อให้สามารถใช้งานจริงในทางปฏิบัติ

#### สรุปผลการวิจัย

จากการศึกษาทดลองที่ได้กล่าวมาทั้งหมดนั้นพบว่าวิธีการวัด ดังกล่าวมีข้อดีในแง่ของความชัดเจนของสัญญาณที่ได้ซึ่งพบว่ามีความ ชัดเจนและมีสัญญาณรบกวนน้อยให้เอาท์พุทเป็นสัญญาณไฟฟ้าที่มีค่า สูงในระดับโวลต์ ทำให้ง่ายต่อการนำไปประยุกต์ใช้ในการควบคุมการ ้สั่นสะเทือนแบบแอกทีฟ (active vibration control) มีค่าใช้จ่ายน้อย ้ง่ายต่อการสร้าง และมีความเป็นเชิงเส้นสูง ทำให้มีความเป็นไปได้ใน การที่จะนำไปประยุกต์ใช้กับการวัดการกระจัดของการสั่นสะเทือนที่ เป็นแบบฮาร์มอนิก โดยอาจจำเป็นที่จะต้องเลือกความถี่ธรรมชาติของ ระบบมวลติดสปริงให้มีความเหมาะสมกับความถี่ที่ต้องการวัดทั้งนี้ เนื่องจากความสัมพันธ์ระหว่างขนาดของสัญญาณไฟฟ้า (Vrms) ที่ได้ ้ จากเครื่องวัดกับการกระจัดของการสั่นสะเทือนนั้นถึงแม้จะเป็นเชิงเส้น แต่ความสัมพันธ์เชิงเส้นดังกล่าวมิได้เหมือนกันในทุก ๆ ความถี่ ดังนั้น จึงจำเป็นต้องนำความถี่ที่ได้จากการวัดมาพิจารณาเพื่อทำการ ปรับเทียบหาการกระจัดของการสั้นสะเทือนด้วยหรืออาจใช้วิธีการ ้ค้นหาจากตาราง(look up table) ในการปรับเทียบ อย่างไรก็ตามดังที่ ้ได้กล่าวมาแล้วข้างต้นถึงการสั่นสะเทือนของเครื่องจักรกลในทางปฏิบัติ ซึ่งมักจะไม่ใช่การสั่นสะเทือนแบบฮาร์มอนิก แต่มักจะเป็นฟังก์ชันคาบ ้ดังนั้นแนวทางในการพัฒนาวิธีดังกล่าวเพื่อประยุกต์กับการวัดการ กระจัดของการสั่นสะเทือนนั้นจะต้องมุ่งเน้นในการศึกษาทดลองกับการ สั่นสะเทือนที่เป็นแบบฟังก์ชันคาบโดยการประยุกต์เอาหลักการซ้อนทับ (superposition) มาใช้ในการวัด

### เอกสารอ้างอิง

[1] ก่อเกียรติ บุญชูกุศล , สมศักดิ์ ไชยะภินันท์ , ชัยโรจน์ ดุณพานิชกิจ . 2539. การวิเคราะห์การสั่นสะเทือน . สมาคม ส่งเสริมเทคโนโลยี (ไทย-ญี่ปุ่น) , กรุงเทพ ฯ , หน้า 53-54.

- [2] Singiresu S. Rao .1995. Mechanical Vibrations . Addison-Wesley ,U.S.A. ,pp. 10-11.
- [3] กนต์ธร ชำนิประศาสน์. 2545 .การสั่นทางกล. เพียร์สัน เอ็ดดู เคชัน อินโดไซน่า จำกัด, กรุงเทพ ฯ, หน้า 30 – 451.
- [4] Balakumar Balachandran , Edward B. Magrab .2004 .Vibrations . Thomson Learning , U.S.A. ,pp. 507-523.