

การประยุกต์ของเหตุฆฎีแห่งกรุป
สำหรับปัญหาการสั้นทางวิศวกรรม



เรืออากาศโท มนตรี วุฒิมิ

002804

วิทยานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษิตามหลักสูตรปริญญาวิทยาศาสตรมหาบัณฑิต
แผนกวิชาคณิตศาสตร์

บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

พ.ศ. ๒๕๑๔

APPLICATION OF GROUP THEORY
TO ENGINEERING VIBRATION PROBLEMS

Lieutenant Montree Wuttanoo

A Thesis Submitted in Partial Fulfilment of the
Requirements for the Degree of Master of Science
Department of Mathematics
Graduate School

Chulalongkorn University

1971

Accepted by the Graduate School, Chulalongkorn University in partial fulfilment of the requirements for the degree of master of science.

T. Nilanidhi

Dean of the Graduate School



Thesis Committee ... P. Vaisabha Chairman
... B. Riddhagni
... B. ...

Thesis Supervisor Group Captain Bisuddhi Riddhagni

Date ... 3 May 1971 ...

หัวข้อวิทยานิพนธ์ การประยุกต์ของทฤษฎีแห่งกรุปสำหรับปัญหาการสั่นทางวิศวกรรม

ชื่อ เรืออากาศโท มนตรี วุฒิมิ แผนกวิชาคณิตศาสตร์

ปีการศึกษา ๒๕๑๓

บทคัดย่อ

อาเบลได้ใช้ทฤษฎีแห่งกรุปในการพิสูจน์ว่า เราไม่อาจเขียนรากของสมการดีกรีที่ห้าโดยทั่วไปในเทอมของกรณฑ์ในปี ค.ศ. ๑๘๒๘ ทฤษฎีนี้ยังคงได้รับความสนใจเฉพาะแต่ในหมู่นักคณิตศาสตร์ มาเป็นเวลานับศวรรษ อย่างไรก็ตาม การที่มีทฤษฎีแห่งการสั่นเข้ามาเกี่ยวข้องด้วย ทำให้ทฤษฎีแห่งกรุปกลายเป็นเครื่องมือสำคัญในการศึกษา เรื่องปัญหาการสั่นทางวิศวกรรม

ทฤษฎีแห่งกรุปในปัจจุบันเป็นที่สนใจของเรา ได้ใช้ประโยชน์จาก matrix notation เซตของ operation ที่สมมาตร ซึ่งจะไม่เปลี่ยนโครงสร้างของระบบเป็นกรุปสมมาตร

ความมุ่งหมายของวิทยานิพนธ์นี้เพื่อหา normal mode ของการสั่นของระบบที่กำหนดให้ โดยใช้ทฤษฎีแห่งกรุปแยก mode ของการเคลื่อนและ mode ของการหมุน ($\Gamma_{t,r}$) ออกจาก mode ของการสั่น (Γ_{vib}) จะมีความถี่ที่จำกัดซึ่งกำหนดโดย $\nu_j = \frac{\omega_j}{2\pi}$ ครบถ้วน normal mode ของการสั่น

เซตของสมการแห่งการเคลื่อนที่สำคัญที่สุด คือ

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial T}{\partial q_j} (T - V) = 0$$

สมการนี้เรียกว่าสมการของลากราง โดยที่ T และ V เป็นพลังงานจลน์ และพลังงานศักย์ q_j 's เป็น generalized coordinates

ในเรื่องนี้เราได้แสดงให้เห็นแล้วว่า จะมี $(3N - 6)$ normal mode ของการสั่น ซึ่งมีจำนวน mode เท่ากับจำนวนดีกรีของการสั่นแห่งความอิสระ โดยที่ N เป็นจำนวนมวลสารของระบบ โดยการให้ทฤษฎีแห่งกรุป เราสามารถหา normal mode และความถี่ได้ง่ายกว่า ไม่ใช้ทฤษฎีนี้เลย

The most important set of equations of motion is

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial}{\partial q_j} (T - V) = 0,$$

which is called Lagrange's equations, where T , V are kinetic and potential energies and the q_j 's are the generalized coordinates.

It is shown that there are $(3N - 6)$ normal modes of vibration which is equal to the number of the vibrational degrees of freedom, where N is a number of masses of the system. By using group theory we can find the normal modes and frequencies easier than without applying the theory.

ACKNOWLEDGEMENTS :

The author is indebted to many persons, particularly Group Captain Bisuddhi Riddhagni, the author's supervisor, for his advice and assistance in mathematical ideas and in English usage, in addition, for his encouragement when the work was progressing slowly.

Finally, it is a pleasure to thank all lecturers of the Department of Mathematics at Chulalongkorn University for their previous lectures in the undergraduate and graduate courses.

Lt. Montree Wittamee

LIST OF TABLES

	Page
Table 1. Multiplication table	12
Table 2. Matrix representation	15
Table 3. Illustrative character table	17
Table 4. Character table for the group D_4	40
Table 5. Character table for the group D_{4h}	41
Table 6. Character table for the group D_{2h}	43



LIST OF FIGURES

	Page
Figure 1. Displacement coordinates x_1 and x_2	6
Figure 2. Symmetry axes of the equilateral triangle	11
Figure 3. Original displacement coordinates of the system belonging to D_{4h}	31
Figure 4. Displacement coordinates under the operation C_2	32
Figure 5. Displacement coordinates under the operation C_{4h}	33
Figure 6. Displacement coordinates under the operation C_2'	35
Figure 7. Displacement coordinates under the operation C_2''	36
Figure 8. Diagram, showing the rotations, R_x , R_y , and R_z	39
Figure 9. Original displacement coordinates of the system belonging to D_{2h}	42
Figure 10. (a), 10.(b) Normal modes of vibration of the system belonging to the group D_{4h}	50-51
Figure 11. (a), 11.(b) Normal modes of vibration of the system belonging to the group D_{2h}	52-53

TABLE OF CONTENTS

	Page
ABSTRACT (IN THAI)	iii
ABSTRACT (IN ENGLISH)	iv
ACKNOWLEDGEMENTS	vi
LIST OF TABLES	vii
LIST OF FIGURES	viii
CHAPTER I: INTRODUCTION	1
Vibration Theory and Normal Coordinates	1
CHAPTER II: GROUP THEORY	9
Definition of Group	9
Isomorphism and Homomorphism	12
The General Principle of Group Theory	13
Representation of Group	14
Reducible and Irreducible	
Representations	16
Theorems	17
Decomposition of Reducible	
Representations	26
CHAPTER III: APPLICATION	27
Symmetry Group	27
Normal Vibration Modes of the Systems	
with 5 Masses	30

	Page
CHAPTER IV: VIBRATIONS AND MODE ANALYSIS	44
Normal Frequency Calculations for	
Systems with 5 Masses	44
Schematic Representations	50
BIBLIOGRAPHY	54
VITA	55