การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ จากการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย

TWO-DIMENSIONAL PLANE STRESS ANALYSIS BY SMOOTHED FINITE ELEMENT METHOD USING FOUR SMOOTHING DOMAINS CREATED BY ARBITRARY QUADRILATERAL ELEMENTS



วิทยานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตร ปริญญาวิศวกรรมศาสตรมหาบัณฑิต สาขาวิชาวิศวกรรมโยธา คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี ปีการศึกษา 2563 ลิขสิทธิ์ของมหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ จากการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย



วิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นงานวิจัยที่เกิดจากการค้นคว้าและวิจัย ขณะที่ข้าพเจ้าศึกษาอยู่ในคณะ วิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี ดังนั้นงานวิจัยในวิทยานิพนธ์ฉบับนี้ถือเป็น ลิขสิทธิ์ของมหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี และข้อความต่างๆในวิทยานิพนธ์ฉบับนี้ ข้าพเจ้า ขอรับรองว่าไม่มีการคัดลอกหรือนำงานวิจัยของผู้อื่นมานำเสนอในชื่อของข้าพเจ้า

This thesis consists of research materials conducted at the Faculty of Engineering, Rajamangala University of Technology Thanyaburi and hence the copyright owner. I hereby certify that the thesis does not contain any forms of plagiarism.



COPYRIGHT © 2020 FACULTY OF ENGINEERING RAJAMANGALA UNIVERSITY OF TECHNOLOGY THANYABURI ลิขสิทธิ์ พ.ศ. 2563 คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี

การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์จากการ พัวข้อวิทยานิพนธ์ . สร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใดๆ แบบ 4 ส่วนย่อย Two-dimensional Plane Stress Analysis by Smoothed Finite Element Method Using Four Smoothing Domains Created by Arbitrary Quadrilateral Elements ชื่อ – นามสกุล นายวิเชียร จันทร์ชม สาขาวิชา วิศวกรรมโยธา ผู้ช่วยศาสตราจารย์กำธรเกียรติ มุสิเกต, Ph.D. อาจารย์ที่ปรึกษา ปีการศึกษา 2563 คณะกรรมการสอบวิทยานิพนส์ (ผู้ช่วยศาสตราจารย์บุญชัย ผึ้งไผ่งาม, ปร.ด.) ชียพรรล์ อธิสกุร (รองศาสตราจารย์ชัยณรงค์ อธิสกุล, ปร.ด.) <u>มาพล พับ Iman</u>กรรมการ (ผู้ช่วยศาสตราจารย์จตุพล ตั้งปกาศิต, ปร.ด.) กรรมการ (ผู้ช่วยศาสตราจารย์กำธรเกียรติ มุสิเกต, Ph.D.) คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี อนุมัติวิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็น ส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต ... คณบดีคณะวิศวกรรมศาสตร์ (ผู้ช่วยศาสตราจารย์ศิวกร อ่างทอง, Ph.D.)

วันที่ 17 เดือน กุมภาพันธ์ พ.ศ. 2564

หัวข้อวิทยานิพนธ์	การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์
	จากการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย
ชื่อ-นามสกุล	นายวิเชียร จันทร์ชุม
สาขาวิชา	วิศวกรรมโยธา
อาจารย์ที่ปรึกษา	ผู้ช่วยศาสตราจารย์กำธรเกียรติ มุสิเกต, Ph.D.
ปีการศึกษา	2563
	บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้นำเสนอการประยุกต์ใช้ระเบียบวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์โดยการสร้างความเครียดแบบ สม่ำเสมอสำหรับการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติ ด้วยการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย โดยทำการศึกษาผลของการสร้างโดเมนสม่ำเสมอแบบกำหนดอัตราส่วนความยาวของเอลิเมนต์ย่อยต่อ ความยาวของเอลิเมนต์หลักที่เท่ากันทั้งสองแกน จำนวน 3 ช่วงคือ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 วิเคราะห์ ร่วมกับการแบ่งโครงตาข่ายเอลิเมนต์จำนวน 5 ชุด คือ 16x4, 24x6, 32x8, 40x10 และ 48x12 ตามลำดับ

ปัญหาที่ใช้สำหรับงานวิจัยในครั้งนี้ เป็นปัญหาความเค้นในระนาบของคานยื่นปลายรับแรงกระทำซึ่งมี การกระจายตัวเป็นรูปพาราโบลาในแนวดิ่งที่ปลายคานเป็นตัวอย่างในการสร้างแบบจำลองคณิตศาสตร์ ทำการ วิเคราะห์โดยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) โดยกำหนดจำนวนการแบ่งโครงตาข่ายของเอลิเมนต์หลักเป็น รูปสี่เหลี่ยมด้านเท่า สำหรับเอลิเมนต์สม่ำเสมอย่อยภายในเอลิเมนต์หลักนั้น ทำการแบ่งเป็นรูปสี่เหลี่ยมโดย ขึ้นอยู่กับค่าของอัตราส่วนความยาวของเอลิเมนต์ย่อยต่อความยาวของเอลิเมนต์หลักร่วมกับการอาศัยหลักการ ความสมมาตรของรูปทรงแบบ semi-unit-cell ผลของการวิเคราะห์เชิงตัวเลขที่ได้ จะถูกนำมาเปรียบเทียบกับ ค่าที่คำนวณได้ทางทฤษฎีของการเปลี่ยนตำแหน่ง (displacement) ความเค้นตั้งฉาก (normal stress) และ ความเค้นเฉือน (shear stress) ที่หน้าตัด L/2 และ L/4 ตามลำดับ

ผลการวิจัยพบว่า ที่อัตราส่วนความยาวของเอลิเมนต์ย่อยต่อความยาวของเอลิเมนต์หลัก และ จำนวนของโครงตาข่ายมีค่ามากที่สุดนั้น ค่าความแตกต่างของการเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคานจากการวิเคราะห์ เปรียบเทียบกับค่าที่ได้ทางทฤษฎีมีค่าเป็นร้อยละ 0.09 ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยของความเค้นตั้งฉากที่ระยะ L/2 มีค่าเป็นร้อยละ 1.11 และที่ระยะ L/4 มีค่าเป็นร้อยละ 1.03 ค่าความแตกต่างของค่าเฉลี่ยของความเค้น เฉือนในระนาบที่ระยะ L/2 มีค่าเป็นร้อยละ 2.26 ตามลำดับ การเพิ่มขึ้นของอัตราส่วนความยาวของเอลิเมนต์ ย่อยต่อความยาวของเอลิเมนต์หลักในโครงตาข่ายที่หยาบ ส่งผลให้การคำนวณค่าความเค้นตั้งฉากเข้าใกล้ค่า จากทฤษฎีได้อย่างซัดเจน ในขณะที่ค่าความของเค้นเฉือนนั้น การเพิ่มขึ้นของค่าอัตราส่วนดังกล่าว ไม่ได้ส่งผล ให้ผลการคำนวณเข้าใกล้ค่าจากทฤษฎีอย่างมีนัยสำคัญมากกว่าการเพิ่มจำนวนของการแบ่งเอลิเมนต์

**คำสำคัญ** : สมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ โดเมนสม่ำเสมอย่อย เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้า คานยื่นปลาย ปัญหา ความเค้นในระนาบ 2 มิติ ความเค้นตั้งฉาก ความเค้นเฉือน

Thesis Title	Two-dimensional Plane Stress Analysis by Smoothed Finite
	Element Method Using Four Smoothing Domains Created by
	Arbitrary Quadrilateral Elements
Name-Surname	Mr. Wichian Janchum
Program	Civil Engineering
Thesis Advisor	Assistant Professor Kamtornkiat Musiket, Ph.D.
Academic Year	2020

#### ABSTRACT

This research proposes an application of the Smoothed Finite Element Method (SFEM) in smoothed strain field construction with four smoothing cells created by the arbitrary quadrilateral elements for two-dimensional plane stress analysis. The study examined the creation of smoothing domains by defining three modes for the ratio of the length of sub-element and that of main element (0.2-0.3, 0.3-0.4 and 0.4-0.5) analyzed with 5 sets of mesh in different sizes assigned as 16x4, 24x6, 32x8, 40x10, and 48x12 respectively.

Plane stress problem employed by this research involved with the utilization of cantilever beam subjected to parabola traction at the free end to formulate the mathematical model. Data analysis was conducted by Smoothed Finite Element Method (CS-FEM) with determined number of quadrilateral elements resulted from meshing technique. For smoothing domains within a main element, we divided the main element into rectangles based on the ratio of the length of sub-element to main element and "semi-unit cell" symmetrical concept. The results of the numerical analysis, then, were compared to the exact solutions including displacement, normal stress, and shear stress with cross section at L/2 and L/4, respectively.

The findings showed that regarding to the ratio of the length of smoothed element to main element and the finest mesh, the percentage difference of the tip displacement compared to the exact solutions was 0.09%. The mean difference for normal stress was 1.11% at distance L/2 and 1.03% at distance L/4, while the mean difference for shear stress with cross section at L/2 was 2.26%. The increase of the ratio of the length of smoothed element and that of coarse mesh improved the accuracy of normal stress value close to theoretical number. However, for shear stress, this increase did not significantly generate numerical results close to the exact solutions than the increase in number of element distribution.

**Keywords**: smoothed finite element, smoothed element, quadrilateral element, cantilever beam, 2D plane stress problem, normal stresses, shear stress

#### กิตติกรรมประกาศ

วิทยานิพนธ์เล่มนี้สำเร็จลุล่วงอย่างสมบูรณ์ได้ด้วยความกรุณาและความอนุเคราะห์ช่วยเหลือ เป็นอย่างดีจากผู้ช่วยศาสตราจารย์ ดร.กำธรเกียรติ มุสิเกตุ อาจารย์ที่ปรึกษา ที่ได้กรุณาเสียสละเวลาให้ คำปรึกษา คำแนะนำ และให้ข้อเสนอแนะในการปรับปรุงแก้ไขข้อบกพร่องต่าง ๆ ตลอดจนติดตาม ความก้าวหน้าในการทำวิทยานิพนธ์ครั้งนี้อย่างใกล้ชิดด้วยดีมาตลอดนับตั้งแต่เริ่มต้น จนกระทั่ง วิทยานิพนธ์เสร็จเรียบร้อยสมบูรณ์ ผู้ทำการศึกษาวิจัยขอกราบขอบพระคุณอย่างสูงมา ณ ที่นี้

ขอขอบพระคุณ ผู้ช่วยศาสตราจารย์ ดร.บุญชัย ผึ้งไผ่งาม ประธานกรรมการสอบ และผู้ช่วย ศาสตราจารย์ ดร.จตุพล ตั้งปกาศิต กรรมการสอบ ที่ได้ให้ความกรุณาให้คำแนะนำในการแก้ไข ข้อบกพร่องของงานวิจัยรวมทั้งเสียสละเวลามาเป็นคณะกรรมการสอบวิทยานิพนธ์ และขอขอบพระคุณ รองศาสตราจารย์ ดร.ชัยณรงค์ อธิสกุล กรรมการและผู้ทรงคุณวุฒิจากภายนอก จากคณะ วิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีพระจอมเกล้าธนบุรี ที่ได้ให้ความกรุณาเสียสละเวลามาร่วม

เป็นคณะกรรมในการสอบวิทยานิพนธ์ และให้คำแนะนำในด้านต่างๆ อันเป็นประโยชน์แก่งานวิจัยนี้ สุดท้ายนี้ ผู้วิจัยขอขอบพระคุณบิดา มารดา และบูรพาจารย์ทุกท่านที่ได้อบรมสั่งสอนวิชา ความรู้ ตลอดจนเพื่อนสนิทมิตรสหายและทุกคนในครอบครัว ที่คอยให้การสนับสนุนและเป็นกำลังใจ ด้วยดีในการจัดทำวิทยานิพนธ์ตลอดระยะเวลาที่ผ่านมา ผู้วิจัยหวังเป็นอย่างยิ่งว่าวิทยานิพนธ์ฉบับนี้จะ เป็นประโยชน์สำหรับผู้ที่สนใจศึกษางานวิจัยทางด้านนี้ และหากวิทยานิพนธ์ฉบับนี้ขาดตกบกพร่อง หรือไม่สมบูรณ์ประการใด ผู้วิจัยขอกราบขออภัยมา ณ โอกาสนี้ด้วย



วิเชียร จันทร์ชุม

# สารบัญ

	หน้า
บทคัดย่อภาษาไทย	(3)
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ	(4)
กิตติกรรมประกาศ	(5)
สารบัญ	(6)
สารบัญตาราง	(8)
สารบัญรูป	(9)
บทที่ 1 บทนำ	11
1.1 ความเป็นมาและความสำคัญของปัญหา	11
1.2 วัตถุประสงค์การวิจัย	14
1.3 ขอบเขตของงานวิจัย	14
1.4 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ	15
บทที่ 2 วรรณกรรมหรืองานวิจัยที่เกี่ยวข้อง	16
2.1 สมการครอบคลุมปัญหา	16
2.2 การสร้างสนามความเครียดสม่ำเสมอ	18
2.3 โดเมนสม่ำเสมอโดยการแบ่งเอลิเมนต์ทรงสี่หน้า	21
2.4 สมการสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์	22
2.5 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง	22
บทที่ 3 วิธีดำเนินการวิจัย	24
3.1 ขั้นตอนการดำเนินการวิจัย	24
3.2 เครื่องมือและอุปกรณ์ที่ใช้ในการทดสอบ	25
3.3 ปัญหาสำหรับงานวิจัย	26
3.4 กระบวนการคำนวณปัญหาสำหรับงานวิจัย	29
บทที่ 4 ผลการศึกษางานวิจัย	32
4.1 การเคลื่อนตัวของปลายคาน	32
4.2 ความเค้นตั้งฉาก <b>29/11 (ลิชิว</b>	37
4.3 ความเค้นเฉือนในระนาบ	48
บทที่ 5 สรุปผลการศึกษาและข้อเสนอแนะ	54
5.1 สรุปผลการวิจัย	54
5.2 ข้อเสนอแนะ	56
บรรณานุกรม	57
ภาคผนวก	59
ภาคผนวก ก ตัวอย่างโปรแกรม	60

ภาคผนวก ข ผลการคำนวณจากโปรแกรม MATLAB	68
ภาคผนวก ค วารสารตีพิมพ์เผยแพร่	89
ประวัติผู้เขียน	91



# สารบัญตาราง

U U	หน้า
ตารางที่ 2.1 แสดงจำนวนน้อยที่สุดของโดเมนต่อเนื่องสม่ำเสมอสำหรับปัญหาของแข็ง	23
ตารางที่ 3.1 แสดงจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์สำหรับปัญหาตัวอย่าง	27
ตารางที่ 4.1 การเคลื่อนที่ปลายคาน Tip Displacement (x10 <sup>-3</sup> m)	33
ตารางที่ 4.2 ค่าร้อยละของความแตกต่าง Tip Displacement ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT	34
ตารางที่ 4.3 ค่า <b>0</b> xx สำหรับโครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/2)	38
ตารางที่ 4.4 ค่า $oldsymbol{\sigma}_{ ext{xx}}$ สำหรับโครงตาข่ายขนาด $24 imes$ 6 (ระยะ L/2)	38
ตารางที่ 4.5 ค่า <b>0</b> ×× สำหรับโครงตาข่ายขนาด 32×8 (ระยะ L/2)	38
ตารางที่ 4.6 ค่า <b>0</b> xx สำหรับโครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/2)	38
ตารางที่ 4.7 ค่า <b>0</b> xx สำหรับโครงตาข่ายขนาด 48x12 (ระยะ L/2)	39
ตารางที่ 4.8 ค่าร้อยละของความแตกต่าง <b>0</b> xx ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT (ระยะ L/2)	42
ตารางที่ 4.9 ค่า <b>0</b> xx สำหรับโครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/4)	43
ตารางที่ 4.10 ค่า <b>0</b> ×× สำหรับโครงตาข่ายขนาด 24×6 (ระยะ L/4)	43
ตารางที่ 4.11 ค่า <b>0</b> ×× สำหรับโครงตาข่ายขนาด 32×8 (ระยะ L/4)	43
ตารางที่ 4.12 ค่า <b>0</b> ×× สำหรับโครงตาข่ายขนาด 40×10 (ระยะ L/4)	44
ตารางที่ 4.13 ค่า <b>0</b> ×× สำหรับโครงตาข่ายขนาด 48×12 (ระยะ L/4)	44
ตารางที่ 4.14 ค่าร้อยละของความแตกต่าง <b>0</b> ×× ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT (ระยะ L/4)	47
ตารางที่ 4.15 ค่า $oldsymbol{\sigma}$ xy และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 16x4	48
ตารางที่ 4.16 ค่า <b>0</b> ×y และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 24×6	49
ตารางที่ 4.17 ค่า $oldsymbol{\sigma}$ xy และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 32x8	49
ตารางที่ 4.18 ค่า $oldsymbol{\sigma}$ xy และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 40x10	49
ตารางที่ 4.19 ค่า $oldsymbol{\sigma}_{ ext{xy}}$ และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 48x12	49
ตารางที่ 4.20 ค่าร้อยละของความแตกต่าง <b>0</b> xy ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT ที่กึ่งกลาง	52

# สารบัญรูป

	หน้า
รูปที่ 1.1 การสร้างโดเมนสม่ำเสมอแบบต่าง	12
้รูปที่ 1.2 ปัญหาคานยื่นปลายสำหรับการวิเคราะห์ด้วยสมุทไฟไนท์เอลิเมนต์	15
รู้ปที่ 2.1 โดเมนและขอบเขตของปัญหา	16
รูปที่ 2.2 แสดงการแบ่งโดเมนย่อยสม่ำเสมอจากเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยม	21
รูปที่ 2.3 ตำแหน่งของจุดเกาส์ ณ กึ่งกลางด้านของโดเมนสม่ำเสมอย่อย	22
รูปที่ 3.1 แผนงานวิจัย	24
รูปที่ 3.2 ชุดคอมพิวเตอร์	26
รูปที่ 3.3 คานยื่นปลายสำหรับการวิเคราะห์ด้วยสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์	26
รูปที่ 3.4 แสดงการแบ่งโครงข่ายเอลิเมนต์อัตราส่วน 4:1	27
รูปที่ 3.5 การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย	28
รูปที่ 3.6 การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย	28
รูปที่ 3.7 ขั้นตอนการคำนวณของโปรแกรมวิเคราะห์ปัญหา	31
รูปที่ 4.1 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคานเทียบกับค่าทางทฤษฎี	33
รูปที่ 4.2 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 16x4 - <b>Q</b> 1, <b>Q</b> 2, <b>Q</b> 3)	34
รูปที่ 4.3 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 24x6 - <b>ထ</b> 1, <b>ထ</b> 2, <b>ထ</b> 3)	35
รูปที่ 4.4 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 32x8 - <b>Q</b> 1, <b>Q</b> 2, <b>Q</b> 3)	35
รูปที่ 4.5 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 40x10 - <b>α</b> 1, <b>α</b> 2, <b>α</b> 3)	36
รูปที่ 4.6 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 48x12 - <b>α</b> 1, <b>α</b> 2, <b>α</b> 3)	36
รูปที่ 4.7 ตำแหน่งที่ทำการวิเคราะห์ค่าความเค้นตั้งฉาก	37
รูปที่ 4.8 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/2)	39
รูปที่ 4.9 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 24x6 (ระยะ L/2)	39
รูปที่ 4.10 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 42x8 (ระยะ L/2)	40
รูปที่ 4.11 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/2)	40
รูปที่ 4.12 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 48x12(ระยะ L/2)	41
รูปที่ 4.13 ค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง <b>O</b> xx บนหน้าตัดคานที่ระยะ L/2	42
รูปที่ 4.14 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/4)	44
รูปที่ 4.15 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 24x6 (ระยะ L/4)	45
รูปที่ 4.16 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 32x8 (ระยะ L/4)	45
รูปที่ 4.17 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/4)	46
รูปที่ 4.18 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 48x12 (ระยะ L/4)	46
รูปที่ 4.19 ค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง <b>O</b> xx บนหน้าตัดคานที่ระยะ L/4	48
รูปที่ 4.20 ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 16x4	50

# สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่ 4.21 ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 24x6	50
รูปที่ 4.22 ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 32x8	51
รูปที่ 4.23 ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 40x10	51
รูปที่ 4.24 ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 48x12	52
รูปที่ 4.25 ค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง <b>0</b> xy บนหน้าตัดคานที่ระยะ L/2	53



บทที่ 1 บทนำ

#### 1.1 ความเป็นมาและความสำคัญของปัญหา

ปัญหาทางวิศวกรรมโดยทั่วไปส่วนใหญ่มักจะสามารถแสดงความสัมพันธ์ระหว่างตัวแปรที่ไม่ ทราบค่า (Unknown variables) กับสิ่งที่ทราบค่าแล้ว (Constraints) ให้อยู่ในรูปของสมการทาง คณิตศาสตร์ที่เรียกว่าสมการเชิงอนุพันธ์ (Ordinary differential equations) หรือสมการเชิงอนุพันธ์ ย่อย (Partial differential equations) ในลำดับต่าง ๆ กัน บ่อยครั้งที่พบว่า สมการเชิงอนุพันธ์ย่อยนั้น มีความสลับซับซ้อนอันเนื่องมาจากหลายส่วนเช่น ความซับซ้อนของรูปทรงเรขาคณิตของปัญหา ความ ซับซ้อนอันเนื่องมาจากความสัมพันธ์ที่ไม่เป็นแบบเชิงเส้นระหว่างตัวแปรที่ไม่ทราบค่ากับตัวแปรที่ทราบ ค่าแล้ว รวมถึงอนุพันธ์ลำดับสูงของสมการ เป็นต้น สิ่งต่าง ๆ เหล่านี้ ทำให้วิธีการทางคณิตศาสตร์ที่มีอยู่ ไม่สามารถแก้ปัญหาเพื่อหาผลเฉลยแม่นตรงของปัญหาได้ นักวิจัยได้คิดค้นวิธีการใหม่ๆ เพื่อตอบสนอง ความต้องการที่จะศึกษาถึงความสัมพันธ์ทางคณิตศาสตร์ที่สลับซับซ้อนนั้นโดยใช้การวิเคราะห์เชิงตัวเลข (Numerical methods) เข้ามาแก้ปัญหา คำตอบที่ได้จากการแก้ปัญหาด้วยวิธีทางตัวเลขนี้ถึงแม้ว่าจะมี ความแม่นยำเพียงพอที่จะใช้อธิบายพฤติกรรมทางกายภาพที่สอดคล้องกับสมการเงิงอนุพันธ์ของปัญหา นั้น แต่ก็ยังไม่ใช่ผลเฉลยที่แท้จริง (Exact solution) เป็นเพียงแค่ผลเฉลยโดยประมาณ (Approximate solution) เท่านั้น การลู่เข้าของผลเฉลยโดยประมาณไปสู่ผลเฉลยที่แท้จริงของปัญหาทางด้านวิศวกรรม นั้น ขึ้นอยู่กับแนวคิดและกรรมวิธีของวิธีการวิเคราะห์เชิงตัวเลขต่าง ๆ นั่นเอง

วิธีการวิเคราะห์เซิงตัวเลขมากมายได้ถูกเสนอมาตั้งแต่อดีตถึงปัจจุบันเพื่อแก้ปัญหาทาง วิศวกรรมที่นับวันจะมีความสลับซับซ้อนมากยิ่งขึ้น เริ่มตั้งแต่ วิธีไฟในต์ดิฟเฟอเรน (Finite different method, FDM) วิธีไฟในต์วอลลุม (Finite volume method, FVM) วิธีไฟในต์เอลิเมนต์ (Finite element method, FEM) วิธีเอลิเมนต์ขอบ (Boundary element method, BEM) วิธีสเปคตรัลเอลิ เมนต์ (Spectral element method, SEM) วิธีเมสอิสระ (Meshless methods) วิธีเอลิเมนต์เสมือน (Virtual element method, VEM) และวิธีสเกลบาวดารีไฟในท์เอลิเมนต์ (Scaled boundary finite element method, SBFEM) เป็นต้น ในบรรดาวิธีการเหล่านี้ วิธีไฟในต์เอลิเมนต์ [1,2,3] ถือเป็น พื้นฐานที่สำคัญในการคิดค้นพัฒนาวิธีการใหม่ๆขึ้นมา รวมทั้งวิธีไฟในต์เอลิเมนต์ [1,2,3] ถือเป็น พื้นฐานที่สำคัญในการคิดค้นพัฒนาวิธีการใหม่ๆขึ้นมา รวมทั้งวิธีไฟในต์เอลิเมนต์โดยการสร้าง ความเครียดแบบสม่ำเสมอ ด้วยเช่นกัน หลักการสำคัญของวิธีการวิเคราะห์เชิงตัวเลขเหล่านี้คือการ พยายามเปลี่ยนสมการเชิงอนุพันธ์เหล่านั้นซึ่งอยู่ในรูปที่เรียกว่า "Strong form" ให้อยู่ในรูปของการ อินทิเกรตที่เรียกว่า "Weak form" หรือ "Integral form" ซึ่งสามารถแก้ปัญหาได้ง่ายกว่า ถึงแม้ว่าวิธี ไฟในต์เอลิเมนต์จะเป็นที่นิยมใช้กันอย่างแพร่หลายทั่วโลกอันเนื่องมาจากความสามารถในการแก้ปัญหา ได้อย่างไม่จำกัด แต่ก็ยังคงมีข้อด้อยที่ต้องได้รับการปรับปรุงหลายอย่าง ไม่ว่าจะเป็นเรื่องของปัญหาสติฟ เนสที่มากเกินจริง (Over stiff) ความแม่นยำเที่ยงตรงของค่าความเค้น (Stress accuracy) รวมไปถึง การบิดเบี้ยวของโครงตาข่าย (Mesh distortion) ภายใต้การเสียรูปมาก (Large deformation) เป็นต้น การวิเคราะห์ไฟไนท์เอลิเมนต์ด้วยการสร้างความเครียดแบบสม่ำเสมอ (Smoothed finite element methods, SFEM) ได้ถูกเสนอขึ้นเป็นครั้งแรกโดย G.R. Liu และคณะ [4] เพื่อแก้ปัญหาทั้ง ในส่วนของสถิตยศาสตร์และพลศาสตร์ ซึ่งเป็นการพัฒนาต่อยอดจากวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์แบบเดิม (Finite element method, FEM) หัวใจสำคัญของการวิเคราะห์ไฟไนท์เอลิเมนต์ด้วยการสร้าง ความเครียดแบบสม่ำเสมอที่แตกต่างจากไฟไนท์เอลิเมนต์คือการสร้างสนามความเครียดสม่ำเสมอ (Smoothed strain field) โดยตรงจากการเปลี่ยนตำแหน่งที่สมมุติไว้แล้วด้วยการใช้ Smoothed Galerkin weak form โดยยังคงมีคุณสมบัติของความเสถียรและการลู่เข้าหาผลเฉลยแม่นตรงไม่น้อยไป กว่าวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์แบบปกติ ส่วนขั้นตอนอื่น ๆ ของการวิเคราะห์เช่นการหาสติฟเนสของแต่ละเอลิ เมนต์ การรวมกันเพื่อสร้างสติฟเนสหลักของทั้งโดเมน การแก้ระบบสมการเพื่อหาค่าการเปลี่ยนตำแหน่ง นั้น ยังคงใช้ขั้นตอนเดียวกันกับที่ใช้ในขั้นตอนของวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์นั่นเอง

การสร้างโดเมนสม่ำเสมอสำหรับปัญหาในสองมิตินั้น สามารถแบ่งออกได้เป็น 3 แบบด้วยกัน คือ แบ่งโดยใช้เอลิเมนต์ (CSFEM) แบ่งโดยใช้ขอบ (ESFEM) และแบ่งโดยใช้โหนด (NSFEM) ดังแสดงใน รูปที่ 1.1



รูปที่ 1.1 การสร้างโดเมนสม่ำเสมอแบบต่าง ๆ

วิธี SFEM สามารถแก้ปัญหาโดยให้ค่าความถูกต้องของความเค้นรวมทั้งค่าอื่น ๆ ที่สนใจสูงกว่า วิธีการไฟในท์เอลิเมนต์ [4] เนื่องจากวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ใช้รูปแบบของ Galerkin weak form ตัว แปรความเครียดสม่ำเสมอจึงมีคุณสมบัติออโธโกนอล (Orthogonal) กับตัวแปรความเครียดในไฟในท์เอ ลิเมนต์ คุณสมบัตินี้ ทำให้คำตอบที่ได้จากวิธี SFEM มีค่าเป็นขอบเขตล่างของปัญหาเมื่อเทียบกับคำตอบ ที่ได้จากวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ซึ่งถือว่าเป็นขอบเขตบน หรือกล่าวอีกนัยหนึ่งคือผลเฉลยที่ได้จากวิธีสมูทไฟ ในท์เอลิเมนต์นี้ เป็นคำตอบที่อยู่ระหว่างคำตอบที่ได้จากวิธีไฟในท์เอลิเมนต์และผลเฉลยเม่นตรงของ ปัญหาสมการเชิงอนุพันธ์ย่อยนั่นเอง [5] โดเมนสม่ำเสมอซึ่งถูกสร้างบนพื้นฐานของเอลิเมนต์ที่มีหลาย ด้าน (Polygonal elements) นั้นถูกเสนอเป็นครั้งแรกโดย Dai K. และคณะ [6] โดยทางทฤษฎีแล้ว เอ ลิเมนต์ที่มีด้านมากกว่าสี่ด้านนี้ สามารถเป็นได้ทั้งเอลิเมนต์ที่มีด้านยื่นเข้าไปหรือยื่นออกจากเอลิเมนต์ หาก SFEM ถูกใช้โดยมีเพียงหนึ่งเอลิเมนต์แบบสม่ำเสมอสำหรับแต่ละเอลเมนต์ในขอบเขตของปัญหา

้นั้น ผลเฉลยที่ได้ จะใกล้เคียงหรือเท่ากันกับ FEM ที่ใช้เอลิเมนต์แบบสี่ด้านร่วมกับการใช้ Reduced integration Gauss's rule [5] นอกจากนี้ Liu G. และคณะ [7] ยังได้เสนอวิธีการที่เรียกว่า  $\alpha FEM$ ซึ่งสนามความเครียดที่สมมุติขึ้นนั้นจะได้มาจากการนำเอาค่าเฉลี่ยของความเครียดที่จุดต่อของเอลิเมนต์ โดยการใช้แฟกเตอร์ที่ปรับค่าได้ lphaไปรวมกับความเครียดที่คำนวณได้จาก FEM ปกติ วิธีสมูทไฟไนท์เอ ลิเมนต์แบบการสร้างโดเมนย่อยสม่ำเสมอภายในเอลิเมนต์หลักนี้ส่วนใหญ่ใช้การประมาณเชิงเส้นของโพ ลิโนเมียล (Linear polynomial interpolation method, LPIM) สำหรับการสร้างฟังก์ชันการ ประมาณรูปร่างภายในของเอลิเมนต์ บางครั้ง อาจเลี่ยงไม่ได้ที่จะต้องใช้การประมาณแบบโพลิโนเมียล ทั่วไปสำหรับการสร้างฟังก์ชันรูปร่างของเอลิเมนต์และนำไปสู่คุณสมบัติซิงกูลาร์ของเมทริกซ์โมเมนต์ (Moment matrix) เพื่อเป็นการหลีกเลี่ยงการมีคุณสมบัติชิงกูลาร์ดังกล่าว Liu G. และคณะ [8] ได้ใช้ เทคนิค RPIM (Radial point interpolation method) สำหรับการสร้างฟังก์ชันรูปร่างของเอลิเมนต์ หลักรูปสามเหลี่ยม ในกรณีที่มีการทำงานร่วมกันของคอมพิวเตอร์ช่วยในงานออกแบบ (Computer aided design, CAD) และการวิเคราะห์ไฟไนท์เอลิเมนต์ที่รู้จักกันดีในชื่อ Isogeometric analysis (IGA) นั้น Hamrani A. และคณะ [9] ได้ใช้วิธี Cell-based สมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ประยุกต์ใช้ร่วมกับ NURBS-based IGA เพื่อแก้ปัญหาโจทย์ใน 2 มิติและสามารถแสดงให้เห็นอย่างเด่นชัดถึงข้อดีอันหนึ่ง ของวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์นั่นคือ การไม่ต้องคำนวณหาอนุพันธ์ของฟังก์ชันของ NURBS [10] ้นอกจากนั้น ในวิธี Cell-based SFEM ซึ่งถือว่าเป็นวิธี SFEM ที่เป็นพื้นฐานนั้น ยังได้ถูกนำไปศึกษา ้อย่างแพร่หลายกับปัญหาต่าง ๆ เช่น ปัญหาของการแตกหักในสองมิติ โดยใช้ร่วมกับวิธี Extended Finite Element Method (XFEM) [11] ปัญหาเกี่ยวกับแผ่นบางและแผ่นเปลือกบาง (Plate and Shell) [12] ปัญหาทางด้านพลศาสตร์ (Dynamics) [13] เป็นต้น

งานวิจัยนี้ ทำการศึกษาผลของการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้างโดเมนย่อยสม่ำเสมอ (Smoothing domains) จำนวนสี่ส่วนที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักทรงเหลี่ยมสี่หน้า ความยาวแต่ละด้าน ของโดเมนย่อยนี้ถูกกำหนดให้เป็นอัตราส่วน (**α**) เทียบกับความยาวเดิมของเอลิเมนต์หลัก จำนวนของ เอลิเมนต์หลักที่สร้างขึ้นนี้ ได้มาจากการสร้างโครงตาข่ายทรงเหลี่ยมสี่หน้าจตุรัสด้วยโปรแกรม MATLAB [14] โดยมีอัตราส่วนของโครงตาข่ายในแนวนอนต่อแนวดิ่งเป็น 4:1 สอดคล้องกับอัตราส่วนขนาดของ คานยื่นปลายที่ทำการศึกษาเพื่อป้องกันการเกิดพฤติกรรมของคานที่เรียกว่า Shear locking [15] หลัก ความสมมาตรของการทำให้รูปร่างของโดเมนย่อยสม่ำเสมอมีลักษณะเป็น Representative volume element (RVE) ถูกนำมาประยุกต์ใช้เพื่อให้โดเมนสม่ำเสมอภายในเอลิเมนต์ที่ถูกสร้างขึ้นมีความ ต่อเนื่องกัน

การศึกษาในครั้งนี้ได้แบ่งหัวข้อดำเนินการออกเป็นส่วนต่าง ๆ ดังต่อไปนี้ สมการของสมูทไฟ ในท์เอลิเมนต์จะกล่าวไว้ในส่วนที่สอง ตามด้วยส่วนที่สามซึ่งจะกล่าวถึงขอบเขตและตัวอย่างของ โครงสร้างคานยื่นปลายในสองมิติซึ่งจะใช้ในการวิเคราะห์เชิงตัวเลขด้วยโปรแกรม MATLAB ในส่วนที่สี่ จะกล่าวถึงผลการเปรียบเทียบของคำตอบที่ได้จากวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์กับผลเฉลยแม่นตรง

#### 1.2 วัตถุประสงค์การวิจัย

งานวิจัยครั้งนี้เพื่อศึกษาการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติโดยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ ด้วยการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย โดยมีวัตถุประสงค์หลักๆดังนี้

1.2.1 เพื่อศึกษาทฤษฎีพื้นฐานของวิธีสมูทไฟในต์เอลิเมนต์โดยการสร้างความเครียดแบบ สม่ำเสมอ

1.2.2 เพื่อเปรียบเทียบผลของการวิเคราะห์วิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์โดยการสร้างความเครียด แบบสม่ำเสมอ โดยการแบ่งเอลิเมนต์ออกเป็น 4 ส่วนย่อยกับผลเฉลยแม่นตรง

1.2.3 เพื่อศึกษาพารามิเตอร์ของอัตราส่วนความยาวด้านของเอลิเมนต์ย่อยต่อความยาวด้าน ของเอลิเมนต์หลัก (**α**) ในการสร้าง Smoothing domain ที่มีผลต่อการวิเคราะห์ปัญหาใน 2 มิติ ด้วย วิธีการวิเคราะห์วิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์โดยการสร้างความเครียดแบบสม่ำเสมอ

1.2.4 เพื่อศึกษาผลของการกำหนดจำนวนโครงข่ายเอลิเมนต์ (mesh) ที่มีต่อการวิเคราะห์ ปัญหาใน 2 มิติ ด้วยวิธีการวิเคราะห์วิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์โดยการสร้างความเครียดแบบสม่ำเสมอ

#### 1.3 ขอบเขตของงานวิจัย

งานวิจัยนี้จะดำเนินการศึกษาการวิเคราะห์ปัญหาใน 2 มิติ ด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ด้วย การสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย โดยใช้ปัญหาตัวอย่างเป็นคานยื่นปลาย ด้าน ขวามือมีแรงกระทำที่ปลายคานกระจายเป็นรูปพาราโบลา ปลายคานด้านซ้ายมือเป็นจุดรองรับมีสภาพ เป็นแบบยึดหมุน (HINGE SUPPORT) ที่ระยะกึ่งกลางของความลึก ที่ขอบด้านบนและด้านล่างมีสภาพ เป็นที่ รองรับแบบเคลื่อนที่ได้ในแนวดิ่ง (ROLLER SUPPORT) ดังรูปที่ 1.2 ดำเนินการวิจัยโดยใช้ โปรแกรม MATLAB เป็นเครื่องมือช่วยในการใช้ทฤษฎีการการวิเคราะห์แก้ปัญหา มีการกำหนดขอบเขต ของการวิจัย ดังต่อไปนี้

1.3.1 ศึกษาทฤษฎีพื้นฐานของวิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์โดยการสร้างโดเมนความเครียดแบบ สม่ำเสมอของเอลิเมนต์จากเอลิเมนต์ที่มีด้านมากกว่า 4 ด้าน (Polygonal elements)

1.3.2 การวิเคราะห์ปัญหาตัวอย่างจะใช้วิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์ (CS-FEM) โดยการแบ่งเอลิ เมนต์ออกเป็นจำนวน 4 โดเมนย่อย (smoothing domain) ด้วยวิธีการสุ่มบนช่วงอัตราส่วน α ของ ความยาวในแต่ละด้านของแต่ละเอลิเมนต์

1.3.3 การคำนวณวิเคราะห์กำหนดจำนวนโครงข่ายเอลิเมนต์ (mesh) เพื่อเปรียบจำนวน 5 ชุด โครงข่าย คือ 16x4 , 24x6 , 32x8 , 40x10 และ 48x12

1.3.4 ทำการวิเคราะห์ปัญหาเฉพาะทางวิศวกรรมโยธาที่เป็นปัญหาความเค้นหรือ ความเครียดในระนาบแบบ 2 มิติ

 1.3.5 ผลการการวิเคราะห์จะทำการเปรียบเทียบเฉพาะ การเคลื่อนตัวของปลายคาน (Displacement of Beam), ความเค้นตั้งฉาก (Normal Stresses) และ ความเค้นเฉือนในระนาบ (Shear Stress) กับผลเฉลยแม่นตรง (EXACT SOLUTION)



รูปที่ 1.2 ปัญหาคานยื่นปลายสำหรับการวิเคราะห์ด้วยสมุทไฟไนท์เอลิเมนต์

#### 1.4 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ

1.4.1 ทำให้ทราบถึงองค์ความรู้เกี่ยวกับการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นของของแข็งใน 2 มิติ ด้วยวิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์ (CS-FEM)

้ 1.4.2 ทำให้ทราบถึงองค์ความรู้ด้านอัลกอริทึ่มของการเขียนโปรแกรมการวิเคราะห์สมูทไฟ ในต์เอลิเมนต์ด้วยโปรแกรมสำเร็จรูป MATLAB

1.4.3 ทำให้ทราบถึงพารามิเตอร์ที่มีผลต่อการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นในระนาบ 2 มิติ ด้วย วิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์ (CS-FEM)

1.4.4 ทำให้ทราบถึงหลักการในการประยุกต์ใช้วิธีสมูทไฟไนต์เอลิเมนต์ (CS-FEM) สำหรับ การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นและความเครียดใน 2 มิติประเภทอื่น ๆ ในงานวิศวกรรมโยธา

1.4.5 ทำให้สามารถนำองค์ความรู้จากงานวิจัยครั้งนี้ ไปใช้ในการต่อยอดองค์ความรู้และเป็น ข้อมูลพื้นฐานที่สำคัญ สำหรับการพัฒนาการเลือกโดเมนสำหรับสร้างเอลิเมนต์ที่สามารถให้ผลการ คำนวณที่มีความแม่นยำสูงในขณะเดียวกันก็ใช้เวลาในการคำนวณสั้นลง

## บทที่ 2 วรรณกรรมหรืองานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

#### 2.1 สมการครอบคลุมปัญหา (Governing Equations for 2D Linear Elasticity)

พิจารณาโดเมน  $\Omega$  ของรูปทรงใด ๆ ในสองมิติที่มีวัสดุเป็นเนื้อเดียวกันและมีพฤติกรรมเป็น แบบเชิงเส้น โดเมนนี้ ถูกกำหนดให้อยู่ภายในขอบเขตของ  $\Gamma$  โดยที่  $\Gamma = \Gamma_u \cup \Gamma_t, \Gamma_u \cap \Gamma_t = 0$  เมื่อ  $\Gamma_u$  และ  $\Gamma_t$  คือ เงื่อนไขขอบแบบ Dirichlet และ Neumann ตามลำดับ สมการสมดุลสามารถเขียน ให้อยู่ในรูปของสัญลักษณ์เทนเซอร์ (Tensor notations) ได้เป็น

$$\nabla .\sigma + f^b = 0 \tag{1}$$

เมื่อ abla คือ ไดเวอร์เจนต์โอเปอเรเตอร์ (Divergence operator) $\sigma$  คือ Cauchy stress tensor และ  $f^b$  คือ น้ำหนักของวัตถุ โดยที่ เงื่อนไขขอบทั้งสองนั้น ถูกกำหนดว่าเป็น

$$u = \overline{u} \quad \forall u \quad \Gamma_u \tag{2}$$
$$\sigma_{,n} = f^t \quad \forall u \quad \Gamma \tag{3}$$

เมื่อ n คือเวกเตอร์หนึ่งหน่วยที่ตั้งฉากออกจากขอบของโดเมน และ  $\overline{u}$  คือการเปลี่ยนตำแหน่งที่ทราบ ค่าแล้วบนขอบเขต  $\Gamma_{_{\!M}}$  ดังแสดงตามรูปที่ 2.1



รูปที่ 2.1 โดเมนและขอบเขตของปัญหา

ความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นและความเครียดนั้น สามารถเขียนให้อยู่ในรูปของ constitutive equation หรือเรียกอีกอย่างหนึ่งว่า กฎทั่วไปของฮุค กล่าวคือ

$$\sigma = C : \varepsilon \Longrightarrow \sigma_{ij} = C_{ijkl} \varepsilon_{kl} \tag{4}$$

ภายใต้เงื่อนไขของสมมุติฐานที่ว่าการเคลื่อนที่ที่เกิดขึ้นมีค่าน้อย ๆ (small-displacement theory) นั้น สมการความสอดคล้องที่แสดงความสัมพันธ์ระหว่าง strain tensor  $\varepsilon_{ij}$  กับการเคลื่อนที่ สามารถแสดงได้เป็น

$$\varepsilon = \frac{1}{2} \Big[ \nabla u + \nabla u^T \Big] \tag{5}$$

สมการที่ 1-3 รวมเรียกว่า Strong form ซึ่งจะถูกเปลี่ยนให้อยู่ในรูปอย่างง่ายที่เรียกว่า Weak form เพื่อใช้ในการหาผลเฉลยโดยประมาณด้วยการสร้างสมการไฟไนท์เอลิเมนต์ต่อไป การเปลี่ยนรูป ดังกล่าวนี้ สามารถทำได้สองวิธีด้วยกันคือทั้งการใช้วิธีหลักของพลังงาน (Energy method) หรือวิธีการ ถ่วงเศษน้ำหนัก (Weighted residual methods) ตกค้างขึ้นอยู่กับรูปแบบของปัญหา สำหรับปัญหา ความเค้นในระนาบสองมิติสำหรับวัสดุที่เป็น Isotropic linear elastic material นั้น การสร้างสมการ ไฟไนท์เอลิเมนต์ นิยมเขียนให้อยู่ในรูปของเมทริกซ์เพื่อความสะดวกได้ดังนี้

$$\begin{bmatrix} \sigma \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_{xx} & \sigma_{xy} \\ \sigma_{yx} & \sigma_{yy} \end{bmatrix}, \qquad \begin{bmatrix} \varepsilon \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \varepsilon_{xx} & \varepsilon_{xy} \\ \varepsilon_{yx} & \varepsilon_{yy} \end{bmatrix}$$
(6)

และนิยมเขียนให้อยู่ในรูปของ Voigt notation เพื่อความสะดวกในการเขียนโปรแกรมคอมพิวเตอร์ คือ

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_{xx} \ \sigma_{yy} \ \sigma_{xy} \end{bmatrix}^{T}, \quad \boldsymbol{\varepsilon} = \begin{bmatrix} \varepsilon_{xx} \ \varepsilon_{yy} \ \varepsilon_{xy} \end{bmatrix}^{T}$$
(7)

ในขณะที่เทนเซอร์ C สำหรับปัญหาในความเค้นในสองมิติลดรูปลงเป็น

$$D = \frac{E}{1 - v^2} \begin{bmatrix} 1 & v & 0 \\ v & 1 & 0 \\ 0 & 0 & (1 - v)/2 \end{bmatrix}$$
(8)

และไดเวอร์เจนต์โอเปอเรเตอร์สามารถเขียนให้อยู่ในรูปของสองมิติได้เป็น

$$L = \begin{bmatrix} \partial/\partial x & 0 \\ 0 & \partial/\partial y \\ \partial/\partial y & \partial/\partial x \end{bmatrix}$$
(9)

หากพิจารณาการสร้างสมการไฟไนท์เอลิเมนต์ด้วยการใช้วิธีเศษถ่วงน้ำหนักตกค้างโดยคูณ สมการที่ 1 ด้วยฟังก์ชันทดสอบ V แล้วทำการอินทิเกรตตลอดทั่วทั้งโดเมนของปัญหาจะได้ว่า

$$\int_{\Omega} V^{T} L^{T} \sigma \, d\Omega + \int_{\Omega} V^{T} f^{b} \, d\Omega = 0 \tag{10}$$

ใช้การอินทิเกรตทีละส่วน (Integration by parts) ร่วมกับเงื่อนไขขอบตามสมการที่ 2 และ 3 จะได้ว่า

$$\delta V^{T} \left[ \int_{\Omega} \left( B^{T} D B \right) u \, d\Omega - \int_{\Omega} f^{b} \, d\Omega - \int_{\Gamma} f^{t} \, d\Gamma \right] = 0 \tag{11}$$

หากต้องการให้สมการที่ 11 เป็นจริงสำหรับฟังก์ชันทดสอบใด ๆ ค่าภายในวงเล็บต้องมีค่า เป็นศูนย์สำหรับทุกไฟไนท์เอลิเมนต์เล็ก ๆ ที่ถูกแบ่งจากโดเมนของปัญหานั่นเอง ดังนั้น สมการไฟไนท์เอ ลิเมนต์ของปัญหาความเค้นในระนาบ 2 มิติ สามารถแสดงได้เป็น

$$Ku = F$$
โดยที่
$$F = \sum_{e} F^{e} = \sum_{e} \left( \int_{\Omega} N^{T} f^{b} d\Omega + \int_{\Gamma} N^{T} f^{t} d\Gamma \right)$$
(12)

เมื่อ K,F,u,N คือ สติฟเนสเมทริกซ์ เวคเตอร์ของแรงกระทำที่ปลายจุดต่อของเอลิเมนต์ การเคลื่อนที่ปลายจุดต่อของเอลิเมนต์และฟังก์ชันการประมาณรูปร่างภายในของเอลิเมนต์ตามลำดับใน ระบบโคออร์ดิเนตหลัก (Global system)

#### 2.2 การสร้างสนามความเครียดสม่ำเสมอ (Smoothed Strain Field Construction)

ลำดับขั้นตอนการทำงานของวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์นั้น มีความคล้ายคลึงกับวิธีการไฟไนท์เอ ลิเมนต์แทบทุกขั้นตอน เริ่มต้นจากการแบ่งโดเมนของปัญหาออกเป็นเอลิเมนต์ย่อย ๆ ที่มีหลายด้าน (N-sided polygonal element) ทำการสร้างความเครียดแบบสม่ำเสมอโดยอาศัยเทคนิคของ Strain/gradient smoothing บนโดเมนสม่ำเสมอที่อยู่ภายในทุก ๆ เอลิเมนต์ ขั้นตอนนี้เป็นเพียง ขั้นตอนเดียวที่แตกต่างจากวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ ขั้นตอนอื่น ๆ นอกเหนือจากนี้ เช่น การสร้างสมการ Weak form การกำหนดเงื่อนไขขอบ การนำสมการของแต่ละเอลิเมนต์ย่อยมาประกอบกันเข้าเป็น สมการในระบบหลัก การแก้สมการในระบบหลักเพื่อหาค่าของการเปลี่ยนตำแหน่ง รวมไปถึงการ คำนวณกลับมาเพื่อหาค่าความเค้น ความเครียดและปริมาณอื่น ๆ ที่ต้องการ ล้วนแล้วแต่ดำเนินการไป ในทิศทางเดียวกับวิธีไฟในท์เอลิเมนต์โดย สนามความเครียดสม่ำเสมอที่ต้องการนี้ได้มาจากการคำนวณ โดยใช้ค่าของการเปลี่ยนตำแหน่งของจุดที่อยู่บนด้านของโดเมนสม่ำเสมอจึงทำให้สามารถใช้กับเอลิ เมนต์ที่มีด้านมากกว่าสี่ด้านซึ่งเป็นข้อดีที่เหนือกว่าวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ เนื่องจากการประมาณภายในของ การเคลื่อนที่ของจุดต่อที่อยู่บนด้านของเอลิเมนต์ทุกเอลิเมนต์ภายในโดเมนสม่ำเสมอเป็นแบบเชิงเส้น จึง ส่งผลให้มีความต่อเนื่องของการเคลื่อนที่ของทั้งโดเมนสำหรับปัญหานี้

วิธีการที่เรียกว่า Strain/gradient smoothing ถือว่าเป็นวิธีที่ง่ายและสะดวกที่สุดสำหรับการ สร้างความเครียดแบบสม่ำเสมอ สำหรับการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ ซึ่งขึ้นอยู่กับ สมมุติฐานที่ว่าความเครียด ณ ตำแหน่งใด ๆ ภายในโดเมนสม่ำเสมอ ได้มาจากการทำให้ความเครียด แบบเดิมที่ใช้ในวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์ (Compatible strain field) เกิดการกระจายอย่างสม่ำเสมอตลอด ทั่วทั้งโดเมนสม่ำเสมอที่กำลังสนใจนั้น นอกจากนี้ ยังสมมุติว่า ความเครียดสม่ำเสมอภายในโดเมน สม่ำเสมอที่ได้นั้นมีค่าคงที่ [5]

ในกรณีที่ความเครียดแบบเดิมที่ได้จากวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ที่เรียกว่า Compatible strain field นี้ สามารถหาได้โดยอาศัยความสัมพันธ์ระหว่างความเครียด-การเคลื่อนที่ (Strain-displacement relation) และกำหนดให้เป็น  $\varepsilon$  แล้วนั้น ความเครียดแบบสม่ำเสมอ  $\overline{\varepsilon}$  ณ ตำแหน่ง  $x_i$  ใด ๆ สามารถหา ค่าได้จากสมการที่ 14 [16]

$$\overline{\varepsilon}(x_i) = \int_{\Omega} \varepsilon(x) W(x_i - x) d\Omega = \int_{\Omega} L\overline{u}(x) W(x_i - x) d\Omega$$
(14)

โดยที่  $W(x_i-x)$  คือฟังก์ชันน้ำถ่วงหนักของตำแหน่งที่สนใจโดยที่ฟังก์ชันถ่วงน้ำหนักนี้ จะต้องเป็นไปตามเงื่อนไขที่กำหนดไว้ใน Chen JS. และคณะ [17] เพื่อความสะดวกในการนำไปใช้ จะ กำหนดให้ฟังก์ชันถ่วงน้ำหนักนี้อยู่ในรูปของ Heaviside step function ดังนี้คือ

$$W(x_i - x) = \begin{cases} \frac{1}{A_i^S}, & x \in \Omega_i^S \\ 0, & x \notin \Omega_i^S \end{cases}$$
(15)

เมื่อ  $A_i^S = \int\limits_{\Omega_i^S} d\Omega$  คือพื้นที่ของโดเมนสม่ำเสมอ ในกรณีที่ความเครียดแบบเดิมสามารถหาได้ง่าย สามารถคำนวณหาความเครียดแบบสม่ำเสมอได้โดยตรงซึ่งส่งผลให้ความเครียดแบบสม่ำเสมอสำหรับ วิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์นี้คงที่ภายในโดเมนสม่ำเสมอที่กำหนดไว้นั่นเอง ในกรณีที่การหาค่าของ ความเครียดแบบดั้งเดิมสามารถทำได้ยาก การเปลี่ยนจากความเครียดมาเป็นการเปลี่ยนตำแหน่งแทน แล้วใช้ทฤษฎี Green-Gauss จะช่วยแก้ปัญหาดังกล่าวได้เป็นอย่างดี กล่าวคือ

$$\bar{\varepsilon}(x_i) = \int_{\Omega} L \,\bar{u}(x) W(x_i - x) d\Omega = \frac{1}{A_i^S} \int_{\Gamma} L_n(x) \bar{u}(x) d\Gamma$$
(16)

เมื่อ  $L_{_n}(x)$  คือเมทริกซ์ของเวคเตอร์หนึ่งหน่วยที่มีทิศทางตั้งฉากออกจากด้านของ $\Gamma$ 

หากแทนค่าการเคลื่อนที่ปลายจุดต่อของเอลิเมนต์ในวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ $\overline{u}(x) = \sum_{i=1}^n N_i \overline{u}_i(x)$  ลงในสมการที่ 16 แล้วทำการจัดรูปสมการเสียใหม่จะได้

$$\overline{\varepsilon} = \sum_{i=1}^{n} \left[ \overline{B}_{1}(x) \ \overline{B}_{2}(x) \cdots \overline{B}_{n}(x) \right] \overline{d} = \overline{B}(x) \overline{d}$$
(17)

โดยที่  $\overline{B}$  คือเมทริกซ์ความเครียด-การเปลี่ยนตำแหน่งแบบสม่ำเสมอในระบบโคออร์ดิเนตหลัก (Global smoothed strain-displacement matrix) ซึ่งสามารถเขียนในรูปเมทริกซ์ได้เป็น

$$\overline{B}_{I}(x) = \frac{1}{A_{i}^{S}} \int_{\Gamma} L_{n}(x) N_{I}(x) d\Gamma = \begin{bmatrix} \overline{b}_{x} & 0 \\ 0 & \overline{b}_{y} \\ \overline{b}_{y} & \overline{b}_{x} \end{bmatrix}$$

$$(18)$$

$$\overline{b}_{i} = \frac{1}{A_{i}^{S}} \int_{\Gamma} n_{i}(x) N_{I}(x) d\Gamma, i = x, y \quad \text{use} \quad I = 1, 2, \cdots N_{n}$$

$$(19)$$

สมการที่ 19 เป็นสมการอินทิเกรตในหนึ่งมิติของขอบของเอลิเมนต์ที่อยู่ภายในโดเมน สม่ำเสมอนั่นเอง เช่นเดียวกันกับวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์ สามารถใช้กฎการอินทิเกรตของเกาส์ (Gauss quadrature rules) เข้ามาช่วยได้ หากการเปลี่ยนตำแหน่งที่ใช้บนแต่ละด้านของเอลิเมนต์นั้นมีการ แปรผันแบบเชิงเส้น ตำแหน่งของเกาส์เพียงแค่หนึ่งจุด ณ ตำแหน่งกึ่งกลางด้านก็เพียงพอที่จะให้ค่าการ ประมาณของฟังก์ชันโพลิโนเมียลมีความถูกต้องถึงกำลัง  $2n^G - 1 = 1$  เมื่อ  $n^G$  จำนวนจุดของเกาส์ ดังนั้น เครื่องหมายอินทิเกรตในสมการที่ 19 สามารถเปลี่ยนให้อยู่ในรูปเครื่องหมายผลรวมได้เป็น

$$\overline{b}_{i} = \frac{1}{A_{i}^{S}} \sum_{j=1}^{n_{i}^{S}} n_{i,j}(x) N_{I}(x_{j}^{G}) L_{j}, i = x, y$$
(20)

เมื่อ n<sub>r</sub><sup>S</sup> คือจำนวนด้านของเซลล์ที่อยู่ภายในโดเมนสม่ำเสมอและ x<sub>j</sub><sup>G</sup> คือตำแหน่งของจุดเกาส์ ณ กึ่งกลางด้านนั้น ๆ n<sub>i,j</sub> คือเวคเตอร์หนึ่งหน่วยที่พุ่งออกจากด้านของเซลล์และ L<sub>j</sub> คือความยาวด้าน ของเซลล์นั้นตามลำดับ จะสังเกตเห็นว่าในวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์นี้ เมทริกซ์ความเครียด-การเปลี่ยน ตำแหน่งซึ่งเป็นเมทริกซ์สำคัญสำหรับการคำนวณหาสติฟเนสเมทริกซ์ต่อไปนั้น ไม่ต้องทำการหาอนุพันธ์ ทำให้สามารถทำงานได้เร็วกว่าวิธีแบบเดิมมากสำหรับปัญหาที่มีจำนวนเอลิเมนต์มาก

#### 2.3 โดเมนสม่ำเสมอโดยการแบ่งเอลิเมนต์ทรงสี่หน้า (Cell-based Quadrilateral Smoothing Domain)

งานวิจัยในครั้งนี้ ใช้การแบ่งโดเมนใหญ่ของทั้งปัญหาออกเป็นโดเมนย่อย ๆ โดยใช้เอลิเมนต์ ทรงเหลี่ยมสี่หน้า (Quadrilateral element) เป็นเอลิเมนต์หลักดังแสดงในรูปที่ 2.2 เอลิเมนต์หลัก ดังกล่าว จะถูกนำมาแบ่งออกเป็นส่วยย่อยที่เรียกว่าโดเมนสม่ำเสมอ (Smoothing domain, SD) ด้วย การใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเช่นกัน จำนวนน้อยที่สุดของโดเมนสม่ำเสมอสำหรับปัญหาของของแข็ง ใน 2 มิติ ซึ่งแนะนำโดย [18] มีค่าเท่ากับ 2n/3 เมื่อ n คือจำนวนจุดต่อทั้งหมดของปัญหา การแบ่ง โดเมนย่อยสม่ำเสมอนี้ สามารถทำได้โดยทำการลากเส้นเชื่อมต่อระหว่างกึ่งกลางด้านทั้งสองที่อยู่ตรง ข้ามกันดังแสดงในรูปที่ 2.2





เนื่องจากการเคลื่อนที่ปลายจุดต่อของด้านที่อยู่บนโดเมนสม่ำเสมอนี้ใช้การประมาณเป็นแบบเชิง เส้น เมทริกซ์ความเครียด-การเปลี่ยนตำแหน่งแบบสม่ำเสมอในระบบโคออร์ดิเนตหลัก (สมการที่ 18) สามารถคำนวณได้ด้วยการใช้ค่าของฟังก์ชันรูปร่าง (Shape function) ของเกาส์ ณ จุดกึ่งกลางด้าน เพียงจุดเดียวโดยไม่จำเป็นต้องหาอนุพันธ์ของมัน ในทางปฏิบัติ นิยมใช้การประมาณเชิงเส้นสำหรับการ หาค่าของฟังก์ชันรูปร่างดังกล่าว ในรูปที่ 2.3 วงกลมทึบ 1-2-3-4 แสดงตำแหน่งจุดต่อของเอลิเมนต์ หลักทรงเหลี่ยมสี่หน้า วงกลม 5-6-7-8-9 แสดงตำแหน่งของจุดต่อของโดเมนย่อยสม่ำเสมอสี่โดเมน วงกลมกากบาท g1-g12 แสดงตำแหน่งของจุดเกาส์ทั้งหมด



**รูปที่ 2.3** ตำแหน่งของจุดเกาส์ ณ กึ่งกลางด้านของโดเมนสม่ำเสมอย่อย

#### 2.4 สมการสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์

จากหลักการของวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ที่กล่าวมาเบื้องต้น สามารถเขียนเป็นสมการสุดท้าย ได้ว่า

$$\overline{K}^{SFEM}\overline{u} = \overline{F}$$

โดยใช้สัญลักษณ์บาร์ด้านบนเพื่อแสดงให้เห็นถึงความแตกต่างกับสมการไฟไนท์เอลิเมนต์นั่นเอง เพราะฉะนั้น สติฟเนสเมทริกซ์สม่ำเสมอในระบบโคออร์ดิเนตหลัก สามารถเขียนให้อยู่ในรูปผลรวมของ สติฟเนสสม่ำเสมอย่อยได้เป็น

$$\overline{K}^{SFEM} = \sum \overline{B}^T D \overline{B} A_k^s$$

(22)

(21)

ซึ่งสามารถแก้ระบบสมการที่ 21 เพื่อหาค่าการเปลี่ยนตำแหน่งปลายจุดต่อที่ต้องการได้

## 2.5 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

ขอบเขตความสม่ำเสมอซึ่งถูกสร้างบนพื้นฐานของเอลิเมนต์ที่มีด้านมากกว่า 4 ด้าน (polygonal elements) นั้นถูกเสนอเป็นครั้งแรกโดย [6] โดยทางทฤษฎีแล้ว เอลิเมนต์ที่มีด้านมากกว่า 4 ด้านนี้ สามารถเป็นได้ทั้งเอลิเมนต์ที่มีด้านยื่นเข้าไปหรือยื่นออกจากเอลิเมนต์ คุณสมบัติที่สำคัญของ วิธี SFEM นั้นมีอยู่หลายอย่าง [20] หาก SFEM ถูกใช้โดยมีเพียงหนึ่งเอลิเมนต์แบบสม่ำเสมอสำหรับแต่ ละเอลเมนต์ในขอบเขตของปัญหานั้น ผลเฉลยที่ได้ จะใกล้เคียงหรือเท่ากันกับ FEM ที่ใช้เอลิเมนต์แบบสี่ ด้านด้วย reduced integration Gauss's rule

สำหรับการใช้เอลิเมนต์รูปสามเหลี่ยมเพื่อสร้างโดเมนต่อเนื่องสม่ำเสมอนั้น จำนวนของโดเมน ต่อเนื่องสม่ำเสมอนั้นจะต้องไม่น้อยกว่าจำนวนน้อยที่ยอมให้ดังแสดงในตารางที่ 2.1 [18] เมื่อ **n<sub>t</sub>** คือ จำนวนของโหนดทั้งหมดของโดเมน

Dimension of the Problem	Minimum Number of Smoothing Domains
1D	$N_s^{min} = n_t$
2D	$N_s^{min} = \frac{2n_t}{3}$
3D	$N_s^{min} = \frac{3n_t}{6} = \frac{n_t}{2}$

			1								
a	0	ົ	9	5		4	0	0	ູ	4	ឝ
maga 990 2 1	ແຜ່ອາວາາເ	ဂ႑၊ ၂၃၂	2197 A @	ຄວາໄລເາ	າເລລາ	1912	92191212191	ລຊາງ	8591	9 0 191	മറഖ പിലില്ല
	แถงเงงเน	านหม	าทธาท	1161 / PAIPT	UMIGN	เหย	งถม แถม	ยดเห	าสบ	11601	1 1 0 61 / PP 0 /
				00.001				001.1		<u> </u>	

เนื่องจากไม่มีการ mapping ระหว่าง physical coordinates กับ natural coordinates วิธี CS-FEM โอกาสที่จะเกิดปัญหาเรื่องการบิดตัวหรือเกิดการเสียรูปอย่างมากของเอลิเมนต์ จึงมีโอกาส เกิดขึ้นได้น้อยกว่าในวิธี FEM ปกติ [21,22]

นอกจากนี้ [23] ยังพบอีกว่าถ้าแต่ละเอลิเมนต์รูปทรงเหลี่ยมสี่หน้า (Quadrilateral element) ของขอบเขตปัญหาที่สนใจถูกแบ่งย่อยออกเป็นโดเมนต่อเนื่องสม่ำเสมอที่ใช้เอลิเมนต์แบบ รูปทรงเหลี่ยมสีหน้าด้วยแล้ว ค่าของสติฟเนสเมทริกซ์หลักที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธี CS-FEM นี้ จะลู่ เข้าสู่ค่าเดียวกันกับสติฟเนสเมทริกซ์หลักของวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ที่ใช้ Gauss integration แบบ 2X2 นั่นเอง

การแก้ปัญหาเกี่ยวกับเรื่อง Volumetric locking ซึ่งจะเกิดขึ้นเมื่อค่าของอัตราส่วนปัวซอง ของวัสดุมีค่าเข้าใกล้ 0.5 สำหรับวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์นั้น ทำได้โดยการกำหนดค่าที่แตกต่างกันของ Gauss quadrature สำหรับวัสดุที่แตกต่างกัน [20] ในขณะที่วิธี CS-FEM สามารถทำได้ง่ายกว่านั้นมาก โดยเพียงแต่ใช้จำนวนของโดเมนต่อเนื่องสม่ำเสมอที่แตกต่างกันสำหรับแต่ละส่วนของวัสดุที่ต่างกัน นั่นเอง

วิธี SFEM ยังได้มีการศึกษาเพิ่มเติมในส่วนของทฤษฎีอย่างมากมาย [24] รวมไปถึงการ ประยุกต์ใช้แก้ปัญหาด้านไดนามิกส์ [18] ปัญหาเกี่ยวกับแผ่นและแผ่นเปลือกบาง [22,25] รวมไปถึง นำไปใช้ควบคู่กันกับวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์แบบขยาย (XFEM: eXtended Finite Element Method) สำหรับแก้ปัญหาทางด้านกลศาสตร์การแตกหักใน 2 มิติ และในปัญหาแผ่น

บทที่ 3 วิธีดำเนินการวิจัย

บทนี้จะกล่าวถึงขั้นตอนการดำเนินงานวิจัย เครื่องมือและอุปกรณ์ที่ใช้สำหรับการทำวิจัย การกำหนดปัญหาตัวอย่างเพื่อดำเนินการวิจัย และกระบวนการแก้ปัญหางานวิจัย ตามลำดับ



### 3.1 ขั้นตอนการดำเนินการวิจัย

#### **รูปที่ 3.1** แผนงานวิจัย

การศึกษาวิจัยมีขั้นตอนดำเนินการตามแผนงานวิจัย ดังรูปที่ 3.1 มีรายละเอียด คือ

1) ศึกษาทฤษฎี Finite Element Method และ Smooth Finite Element Method โดย มุ่งเน้นไปที่การศึกษาทำความเข้าใจระเบียบวิธี Cell Base Smooth Finite Element Method และ การสร้าง smoothing domain ที่มีการแบ่ง Element รปทรงสี่เหลี่ยมออกเป็น 4 ส่วน

2) กำหนดปัญหาของตัวอย่าง สร้างแบบจำลองคณิตศาสตร์ สำหรับงานวิจัย

3) สร้างสมมุติฐานของงานวิจัยและวิธีการแก้ไขปัญหาเพื่อหาคำตอบงานวิจัย

4) ศึกษาขั้นตอน วิธีการ และเครื่องมือที่ใช้สำหรับทำการวิเคราะห์ CS-FEM

5) ใช้หลักทฤษฎีการวิเคราะห์ FEM และ CS-FEM มาประยุกต์และสร้างอัลกอลิทึ่มด้วย โปรแกรม MATLAB เป็นเครื่องมือในการแก้ปัญหา

6) ทำการเปรียบเทียบผลการวิเคราะห์ที่ได้จากโปรแกรม MATLAB กับผลการคำนวณทาง ทฤษฎี (Exact Solution)

#### 3.2 เครื่องมือและอุปกรณ์ที่ใช้ในการทดสอบ

1) โปรแกรม MATLAB

MATLAB เป็นภาษาคอมพิวเตอร์ระดับสูงที่ใช้สำหรับคำนวณเชิงตัวเลข (Numerical Computing) แสดงผลกราฟฟิก และเขียนโปรแกรม ทำให้เราสามารถคำนวณผลลัพธ์ พัฒนาอัลกลิ ทึ่ม สร้างแบบจำลอง และโปรแกรมได้ง่ายและรวดเร็วมาก ภายในตัว MATLAB ประกอบด้วย ภาษาคอมพิวเตอร์ ชุดเครื่องมือ (Toolbox) กลุ่มฟังก์ชันสำเร็จรูปในแต่ละสาขาวิชา และฟังก์ชัน พื้นฐานจำนวนมาก ทำให้การวิเคราะห์ทำได้หลากหลายวิธี พร้อมกับหาคำตอบที่รวดเร็ว

MATLAB สามารถทำงานได้ทั้งในลักษณะของการติดต่อโดยตรง คือการเขียนคำสั่งเข้าไปที ละคำสั่ง เพื่อให้ MATLAB ประมวลผลไปเรื่อยๆ หรือสามารถที่จะรวบรวม ชุดคำสั่งเรานั้นเป็น โปรแกรมก็ได้ ข้อสำคัญอย่างหนึ่งของ MATLAB ก็คือข้อมูลทุกตัวจะถูกเก็บใน ลักษณะของแถวลำดับ คือ ในแต่ละตัวแปรจะได้รับการแบ่งเป็นส่วนย่อยเล็ก ๆ ขึ้น ซึ่งการใช้ตัวแปรเป็นแถวลำดับ ใน MATLAB เราไม่จำเป็นที่จะต้องจองมิติเหมือนกับการเขียนโปรแกรมในภาษาขั้นต่ำทั่วไป ซึ่งทำให้เรา สามารถที่จะแก้ปัญหาของตัวแปรที่อยู่ในลักษณะของเมทริกซ์และเวกเตอร์ได้โดยง่าย ซึ่งทำให้เราลด เวลาการทำงานลงได้อย่างมากเมื่อเทียบกับการเขียน โปรแกรมโดยภาษาซีหรือภาษาฟอร์แทรน

ชุดคอมพิวเตอร์

คอมพิวเตอร์สำหรับประมวลผล ติดตั้งระบบปฏิบัติการ Microsoft Windows 7 หรือ เวอร์ชันสูงกว่า แบบ 64 bit ขึ้นไปคุณสมบัติอย่างน้อยดังนี้

- CPU แบบ x86-64 processor 4 cores ขึ้นไป
- RAM 4 GB ขึ้นไป
- พื้นที่ว่างบน Harddisk อย่างน้อย 2 GB ขึ้นไป สำหรับการติดตั้งเฉพาะ MATLAB
   และ 4-6 GB สำหรับติดตั้ง Toolboxes ของโปรแกรม



**รูปที่ 3.2** ชุดคอมพิวเตอร์

#### 3.3 ปัญหาสำหรับงานวิจัย

#### 3.3.1 การเปรียบเทียบผลเชิงตัวเลข (Numerical Benchmark)

การศึกษาวิจัยนี้ ดำเนินการศึกษาโดยทำการปรับปรุงโปรแกรมที่ถูกเขียนขึ้นด้วย MATLAB สำหรับการวิเคราะห์ปัญหาของแข็งในสองมิติโดย Liu G. และคณะ [5] ด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ โดเมนย่อยสม่ำเสมอที่ใช้เป็นแบบความยาวด้านไม่คงที่แปรเปลี่ยนเป็นอัตราส่วน a เทียบกับความยาว เดิมของด้านนั้น ๆ ปัญหาที่ใช้ในการตรวจสอบความถูกต้องของอัลกอรึทึมและผลการวิเคราะห์เป็น ตัวอย่างคานยื่นปลายที่มีความยาว 48 เมตร ความลึก 12 เมตร และความหนา 1 เมตรเพื่อให้เป็น ปัญหาความเค้นในระนาบแบบสองมิติ ปลายคานด้านหนึ่งมีแรงกระทำแบบไม่สม่ำเสมอเป็นรูป พาราโบลา ที่ด้านปลายยื่นด้านขวามือเท่ากับ 1000 นิวตัน ปลายคานด้านซ้ายมือมีสภาพเป็นแบบยึด หมุน (HINGE SUPPORT) ที่ระยะกึ่งกลางของความลึกโดยที่ขอบด้านบนและด้านล่างมีสภาพเป็น ฐานรองรับแบบเคลื่อนที่ได้ในแนวดิ่ง (ROLLER SUPPORT) ดังรูปที่ 3.3



รูปที่ 3.3 คานยื่นปลายสำหรับการวิเคราะห์ด้วยสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์

ผลเฉลยแม่นตรงของคานยื่นปลายดังกล่าวซึ่งได้แก่ การเคลื่อนที่ทั้งสองแกน สามารถแสดงใน รูปสมการได้เป็น [19]

$$u_{x}(x,y) = \frac{Py}{6EI} \left[ (6L - 3x)x + (2 + \nu)(y^{2} - \frac{D^{2}}{4}) \right]$$
(23)

$$u_{y}(x,y) = -\frac{P}{6EI} \left[ 3vy^{2}(L-x) + (4+5v)\frac{xD^{2}}{4} + (3L-x)x^{2} \right]$$
(24)

เมื่อ *I* = *D*<sup>3</sup> / 12 คือโมเมนต์ความเฉื่อยของคานรูปสี่เหลี่ยมผืนผ้าที่มีความหนาเท่ากับหนึ่ง หน่วย ความเค้นในระนาบที่คำนวณได้จากค่าของการเปลี่ยนตำแหน่งดังกล่าวสามารถแสดงได้ดัง สมการที่ 25

$$\sigma_{xx}(x,y) = \frac{Py}{I}(L-x), \ \sigma_{yy}(x,y) = 0, \ \sigma_{xy}(x,y) = -\frac{P}{2I}(\frac{D^2}{4} - y^2)$$
(25)

#### 3.3.2 การกำหนดจำนวนโครงข่ายเอลิเมนต์

การศึกษาการวิจัยนี้กำหนดให้ทำการทดสอบและเปรียบเทียบผลการวิเคราะห์ โดยใช้การ แบ่งโครงตาข่ายเอลิเมนต์ จำนวน 5 ชุด คือขนาดของโครงตาข่ายจากหยาบสุดซึ่งมีขนาด 16x4, 24x6 ไปจนถึง 48x12 ดังแสดงในตารางที่ 3.1 โดยกำหนดจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ด้านแกน X และ แกน Y (*nx* : *ny*) เท่ากับ 4:1 ซึ่งเป็นอัตราส่วนเดียวกันกับความยาวต่อความลึกของคาน (L:D) ทำให้ได้เอลิเมนต์ที่มีลักษณะเป็นรูปทรงสี่เหลี่ยมที่มีความสมมาตร ดังแสดงในรูปที่ 3.4

ตารางที่ 3.1 แสดงจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์สำหรับปัญหาตัวอย่าง



รูปที่ 3.4 แสดงการแบ่งโครงข่ายเอลิเมนต์อัตราส่วน 4:1

#### 3.3.3 การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย

การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อยในแต่ละเอเมนต์นั้น เริ่มต้นโดยการสุ่มตำแหน่งบนด้านทั้งสี่ด้าน คือ ตำแหน่งที่ 5 บนด้าน 1-2 ตำแหน่งที่ 6 บนด้าน 2-3 ตำแหน่งที่ 7 บนด้าน 3-4 และตำแหน่งที่ 8 บนด้าน 4-1 ทำการลากเส้นเชื่อมจากตำแหน่งที่ทำการสุ่มไปยังด้านตรงข้าม ได้เส้นตรง 5-7 และ 6-8 ตัดกันที่ตำแหน่งที่ 9 ทำให้สามารถแบ่งแต่ละเอลิเมนต์ออกเป็นรูปสี่เหลี่ยมด้านไม่เท่าจำนวน 4 โดเมนดังรูปที่ 3.5

จากรูปดังกล่าวพบว่า การสร้างโดเมนแบบอิสระด้วยหลักการสุ่มในทุกๆเอลิเมนต์แบบนี้ ลักษณะรูปร่างของโดเมนสม่ำเสมอ (smoothing domain) ที่ได้จะมีลักษณะเป็นรูปสี่เหลี่ยมด้านไม่ เท่าที่มีขนาดและรูปร่างแตกต่างกันอย่างไม่มีรูปแบบใดๆ ซึ่งสังเกตเห็นได้ชัดเจนว่าเมื่อเชื่อมต่อเอลิ เมนต์ทุกเอลิเมนต์เข้าด้วยกัน พื้นที่ที่เกี่ยวข้องกับจุดต่อของเอลิเมนต์หลักจะมีความแปรผันมาก ทำ ให้ผลของการคำนวณมีค่าที่ไม่แน่นอน ควบคุมไม่ได้และมีโอกาสผิดพลาดสูงดังแสดงในรูปที่ 3.6 (1)



**รูปที่ 3.6** การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย (1) แบบอิสระ (2) แบบ Semi-Unit Cell

เพื่อขจัดความไม่แน่นอนดังกล่าวออกไปจากการสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย หลักการของ Unit Cell จะถูกนำมาประยุกต์ใช้ โดยพยายามสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อยในลักษณะที่ทำให้การกระจายตัว ของมันมีความสม่ำเสมอต่อเนื่องกันไปทั่วทั้งโดเมนของปัญหาที่กำลังสนใจ โดยการสุ่มตำแหน่งบน ด้านทั้งสี่ด้าน (จุดที่ 5, 6, 7 และ8) ให้สอดคล้องกับอัตราส่วน  $\alpha$  ที่กำหนดไว้ ( $\alpha_x = \alpha_y$ ) โดย กำหนดให้อัตราส่วน  $\alpha$  มีค่า 3 ช่วง คือ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ ทำการลากเส้น เชื่อมจากตำแหน่งที่ทำการสุ่มไปยังด้านตรงข้ามได้เส้นตรง 5-7 และ 6-8 ทำให้สามารถแบ่งเอลิเมนต์ แต่ละเอลิเมนต์ออกเป็นรูปสี่เหลี่ยมด้านไม่เท่าจำนวน 4 โดเมนดังรูปที่ 3.5 จากนั้นใช้ความสัมพันธ์ ของด้านที่ใช้ขอบเอลิเมนต์ร่วมกันสร้างโดเมนสม่ำเสมอที่มีลักษณะแบบเงาสะท้อนกับเอลิเมนต์ที่อยู่ ต่อเนื่องกัน ทำให้พื้นที่ที่เกี่ยวข้องกับจุดต่อของเอลิเมนต์มีขนาดที่ใกล้เคียงกัน การทำเช่นนี้ทำให้ได้ รูปแบบของโดเมนสม่ำเสมอ (smoothing domain) ในลักษณะที่เรียกว่า Semi-Unit Cell ดังแสดง ในรูปที่ 3.6 (2)

#### 3.4 กระบวนการคำนวณปัญหาสำหรับงานวิจัย

การวิเคราะห์ศึกษาปัญหาตัวอย่างในงานวิจัยนี้ ได้ใช้โปรแกรม MATLAB สร้างอัลกอลิที่ม จากหลักทฤษฎี CS-FEM เป็นเครื่องมือในการวิเคราะห์ปัญหาตัวอย่าง ในการศึกษากำหนดให้แบ่ง โครงข่ายเอลิเมนต์เพื่อทำการทดสอบจำนวน 5 ชุดโครงข่าย (mesh) คือ 16x4, 24x6, 32x8, 40x10 และ 48x12 ตามลำดับ ในแต่ละโครงข่ายจะทำการวิเคราะห์โดยสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย (smoothing domain) 3 อัตราส่วน  $\alpha$  ได้แก่ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ แสดงขั้น การคำนวณของโปรแกรม ดังรูปที่ 3.7 มีรายละเอียดดั้งนี้

- 1. สร้างแบบจำลอง
  - สร้างแบบจำลองเลขาคณิตของคานปลายยื่น (Geometric construction) โดยการ กำหนดความยาว L= 48 เมตร และ D=12 เมตร
  - กำหนดคุณสมบัติทางวัสดุ (Material properties) โดยกำหนด E = 3.0x10<sup>6</sup> นิวตันต่อ ตารางเมตร , V = 0.3
- สร้างโครงข่ายเอลิเมนต์ (Discretization/mesh the model) กำหนดจำนวนการสร้างโครงตาข่ายเอลิเมนต์ เพื่อแบ่งแบบจำลองออกเป็นเอลิเมนต์ ตามที่กล่าวใน หัวข้อที่ 3.3.2
- สร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อยตามอัตราส่วน α สร้างโดเมนสม่ำเสมอ (smoothing domain) ให้กับแต่ละเอลิเมนต์ในขั้นตอนที่ 2 เพื่อทำ การแบ่งภายในทุกเอลิเมนต์ออกเป็น 4 ส่วนโดยอาศัยหลักการตามที่ได้กล่าวในหัวข้อที่ 3.3.3
- คำนวณหาค่า shape function และสร้าง element stiffness matrix
   โปรแกรมจะประมวลผลจากค่าที่ได้กำหนดในขั้นตอนที่ 1-4 เพื่อคำนวณหาค่าต่างๆ ดังนี้
  - 1) คำนวณหาจำนวนจุดต่อทุก Node
  - 2) คำนวณจำนวนเอเอลิเมนต์ทั้งหมด
  - 3) คำนวณจำนวนตัวแปรอิสระที่จุดต่อทั้งหมด (ndof)

- 4) คำนวณค่าพิกัดของจุดต่อทั้งหมด
- 5) คำนวณหา shape function ของเอลิเมนต์
- 6) คำนวณหาค่า stiffness matrix ของแต่ละเอลิเมนต์ย่อย [Ke]
- สร้าง global stiffness matrix [K]
   โปรแกรมจะประมวลผลและรวมค่า stiffness matrix [Ke] ของแต่ละเอลิเมนต์ในขั้นตอนที่
   4 มาสร้างเป็น global stiffness matrix [K] ของปัญหาตัวอย่างทั้งระบบ
- 6. กำหนดเงื่อนไขจุดรองรับและน้ำหนักบรรทุก
  1) กำหนดเงื่อนไขจุดรองรับแบบ Hinge Support และ Roller Support ที่ปลายด้านซ้ายมือ
  ให้กับแบบจำลอง
  - 2) ใส่ค่าน้ำหนักกระทำที่ปลายคานอิสระ (loadings) โดยกำหนดให้ P=1,000
- 7. คำนวณหาค่าการเคลื่อนตัว u จากสมการ Ku = fโปรแกรมจะทำการประมวลผลโดยใช้ผลการคำนวณค่า Global stiffness matrix (K) ที่ได้ จากขั้นตอนที่ 5 ขอบเขตเงื่อนไขจุดรองรับและน้ำหนักกระทำที่ปลายคานที่ได้กำหนดใน ขั้นตอนที่ 6 มาประยุกต์ในรูปสมการ [F] = [K][U] ได้ผลการคำนวณแสดงในรูปแบบการ เคลื่อนตัวที่ที่จุดต่อต่างๆ (Displacement, u)
- คำนวณหาค่า normal stress และ shear stress
   1) ใช้ค่า Displacement ที่คำนวณได้จากขั้นตอนที่ 7 คำนวณหา normal stress (  $\sigma_{\chi\chi}$ )
   2) ใช้ค่า Displacement ที่คำนวณได้จากขั้นตอนที่ 7 shear stress ( $\sigma_{\chi\chi}$ )
- เปรียบผลการวิเคราะห์กับผลการคำนวณทางทฤษฎี ใช้สมการที่ 23 ถึง 25 คำนวณหาค่า Tip Displacement, normal stress และ shear stress ของผลลัพธ์ทางทฤษฎี เปรียบเทียบผลการศึกษาในรูปแบบกราฟฟิกและตาราง





## บทที่ 4 ผลการศึกษางานวิจัย

ในเนื้อหาบทที่ 4 ส่วนนี้จะกล่าวถึงผลของการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นในระนาบ 2 มิติ โดยใช้ ปัญหาคานยื่นปลายเป็นตัวอย่างในการสร้างแบบจำลองคณิตศาสตร์ สำหรับคำนวณค่าของการเปลี่ยน ตำแหน่ง (displacement) ความเค้นตั้งฉาก (Normal stress) และความเค้นเฉือน (Shear stress) เพื่อ เปรียบเทียบค่าจากการวิเคราะห์เชิงตัวเลขด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) แบบการใช้เอลิเมนต์ ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้างโดเมนย่อยสม่ำเสมอ (Smoothing domains) จำนวน 4 ส่วนที่อยู่ภายในเอลิ เมนต์หลักรูปทรงเหลี่ยมสี่หน้ากับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ในส่วนของการวิเคราะห์ค่า ความเค้นนั้น จะทำการวิเคราะห์และเปรียบเทียบผลการคำนวณจำนวน 2 หน้าตัด คือ หน้าตัดที่ระยะ L/2 และ L/4 จากจุดรองรับ เมื่อ L คือความยาวทั้งหมดของคานยื่นปลาย โดยมีการแบ่งขนาดโครงข่าย เอลิเมนต์ (Mesh) จำนวน 5 ชุด คือ 16x4, 24x6, 32x8, 40x10 และ 48x12 ตามลำดับ ในแต่ละชุด โครงข่ายเอลิเมนต์ ทำการสร้างโดเมนสม่ำเสมอ (Smoothing domain) แบบแบ่งเป็น 4 ส่วน ตาม อัตราส่วน  $\alpha$  เมื่อ  $\alpha$  คือ อัตราส่วนความยาวของเอลิเมนต์ย่อยต่อความยาวของเอลิเมนต์หลักที่เท่ากันทั้ง สองแกน ( $\alpha_x = \alpha_y$ ) กำหนดให้มีค่า 3 ช่วง คือ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ ผลการ วิเคราะห์สามารถสรุปได้ดังต่อไปนี้

#### 4.1 การเคลื่อนตัวของปลายคาน (Displacement of Beam)

ผลการวิเคราะห์ระยะการเคลื่อนตัวที่ปลายสุด (Tip Displacement) ของคานปัญหาตัวอย่างโดย วิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) แบบการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้างโดเมนย่อยสม่ำเสมอ (Smoothing domains) จำนวน 4 ส่วนที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักรูปทรงเหลี่ยมสี่หน้า แสดงไว้ในตาราง ที่ 4.1 จะพบว่าค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact Solution) มีค่าเท่ากับ 8.900×10<sup>-3</sup> m ในขณะที่ผลการ คำนวณจากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) ได้คำตอบที่แปรผันตาม อัตราส่วนของ  $\alpha$  และจำนวน ของการแบ่งเอลิเมนต์ กล่าวคือ ผลการคำนวณจากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) ลู่เข้าใกล้ค่าผล เฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) เมื่ออัตราส่วนของ  $\alpha$  เพิ่มขึ้น ขณะที่จำนวนการแบ่งโครงตาข่ายเอลิ เมนต์ที่มากขึ้นทำให้ผลการคำนวณจากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เข้าใกล้ค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) มากขึ้นเช่นเดียวกัน



ตารางที่ 4.1 การเคลื่อนที่ปลายคาน Tip Displacement (x10<sup>-3</sup> m)

รูปที่ 4.1 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคานเทียบกับค่าทางทฤษฎี

รูปที่ 4.1 แสดงผลของการเปรียบเทียบการเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายสุด (Tip Displacement) ของคานปัญหาตัวอย่างที่ได้จากตารางที่ 4.1 เทียบกับค่าทางทฤษฎี สามารถเปรียบเทียบหาความ แตกต่างระหว่างผลการคำนวณจากวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) กับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ในรูปแบบร้อยละ ดังแสดงไว้ในตารางที่ 4.2 เมื่อพิจารณาค่าร้อยละของความแตกต่างจาก จำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ที่มีความหยาบมากสุดคือขนาด 16x4 พบว่าที่ช่วงอัตราส่วน **α** เท่ากับ 0.2-0.3 นั้นผลการคำนวณมีค่าแตกต่างจากค่าทางทฤษฎีเท่ากับร้อยละ 2.32 ในขณะที่ช่วงอัตราส่วน **α** เท่ากับ 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ผลการคำนวณค่าการเคลื่อนที่จากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) มีค่า

แตกต่างจากค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ลดลงเป็นร้อยละ 1.27 และ 0.78 ตามลำดับ ู้ในขณะที่เมื่อมีการเพิ่มจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ให้มีความละเอียดมากขึ้นเป็น 48x12 จะมีค่าความ แตกต่างจากค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) เท่ากับร้อยละ 0.27, 0.15 และ 0.09 ที่ช่วง อัตราส่วน lpha เท่ากับ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ แสดงให้เห็นว่าค่าของการเปลี่ยน ตำแหน่ง (displacement) จะลู่เข้าสู่ค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) มากขึ้น เมื่อมีการเพิ่มขึ้น ของทั้งอัตราส่วน lpha และจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคานจากการคำนวณจาก วิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เมื่อนำมาวาดกราฟเทียบกับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) แสดงได้ดังรูปที่ 4.2 ถึง 4.6

		โครงต	ฑาข่ายเอลิเม	มนต์ (MESH)		
u	16x4	24x6	32x8	40×10	48×12	
0.20-0.30	2.32	1.07	0.60	0.38	0.27	
0.30-0.40	1.27	0.59	0.33	0.21	0.15	
0.40-0.50	0.78	0.35	0.20	0.13	0.09	
Deflections	0 × 10 -2 - -4 - -6 - -8 - -10 0	10	20		Analytical S CSFEM3	Solution
				x(y=0)		

ตารางที่ 4.2 ค่าร้อยละของความแตกต่าง Tip Displacement ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT

**รูปที่ 4.2** การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 16x4 - **α**1,**α**2,**α**3)


ร**ูปที่ 4.3** การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 24x6 - lpha1, lpha2, lpha3)





รูปที่ 4.5 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 40x10 - lpha1, lpha2, lpha3)



รูปที่ 4.6 การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (mesh 48x12 - lpha1, lpha2, lpha3)

## 4.2 ความเค้นตั้งฉาก (Normal Stresses)

การวิเคราะห์เพื่อศึกษาค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal Stress) ของคานปัญหาตัวอย่างนั้น เนื่องจาก  $\sigma_{yy}(x,y) = 0$  จึงใช้เพียงค่าของ  $\sigma_{xx}(x,y)$  สำหรับทำการเปรียบเทียบผลการคำนวณจาก วิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) กับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ของคานตัวอย่าง ซึ่งจะ ทำการวิเคราะห์ผลการคำนวณจำนวน 2 หน้าตัด คือ หน้าตัดที่ระยะ L/2 และหน้าตัดที่ระยะ L/4 จาก จุดรองรับ เมื่อ L คือ ความยาวของคานปัญหาตัวอย่าง โดยใช้ค่าความเค้นตั้งฉากทุกค่าประจำตำแหน่ง จุดต่อ (node) บนหน้าตัดที่คำนวณได้จากผิวบนสุด (+Y) ถึงผิวล่างสุด (-Y) ดังรูปที่ 4.7 การแบ่งจำนวน โครงตาข่ายเอลิเมนต์และค่าอัตราส่วน  $\alpha$  ในการสร้างโดเมนสม่ำเสมอนั้นยังคงใช้ในลักษณะเดียวกันกับ การวิเคราะห์การเคลื่อนตัวของปลายคาน (Displacement of Beam) ดังที่กล่าวในหัวข้อ 4.1





4.2.1 ผลการวิเคราะห์ค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal stress,  $\sigma_{xx}$ ) ของคานปัญหาตัวอย่าง โดยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) แบบการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้างโดเมนย่อย สม่ำเสมอ (Smoothing domains) จำนวน 4 ส่วน ที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักรูปทรงเหลี่ยมสี่หน้ากับ ค่าที่ได้จากผลลัพธ์ทางทฤษฎี (Exact solution) ที่ตำแหน่งหน้าตัดคานระยะ L/2 จากจุดรองรับ แสดง ไว้ในตารางที่ 4.3 ถึง 4.7 และแสดงลักษณะการกระจายค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal stress,  $\sigma_{xx}$ ) ดังรูปที่ 4.8 ถึง 4.12

ตารางที่ 4.3 ค่า  $\sigma_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/2)

		Mesh 3	16x4								
~		node									
u	1	2	3	4	5						
0.2-0.3	-800.63	-488.30	14.81	494.49	809.24						
0.3-0.4	-831.51	-486.43	3.43	491.61	825.44						
0.4-0.5	-872.25	-497.31	2.57	498.13	868.55						
Exact	-1000.00	-500.00	0.00	500.00	1000.00						

ตารางที่ 4.4 ค่า  $\sigma_{\chi\chi}$ สำหรับโครงตาข่ายขนาด 24x6 (ระยะ L/2)

			Mesh	24x6		J.	
~				node			
u	1	2	3	4	5	6	7
0.2-0.3	-861.20	-660.42	-333.95	2.14	336.43	656.05	863.80
0.3-0.4	-887.21	-661.93	-328.06	2.25	338.60	664.86	895.50
0.4-0.5	-913.50	-661.36	-331.26	0.66	337.26	669.03	913.73
Exact	-1000.00	-666.67	-333.33	0.00	333.33	666.67	1000.00

**ตารางที่ 4.5** ค่า  $\pmb{\sigma}_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 32x8 (ระยะ L/2)

	Mesh 32x8											
~		1	10X		node				ŠŻ.			
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9			
0.2-0.3	-904.71	-742.85	-493.96	-247.71	-4.04	247.49	497.99	744.32	899.76			
0.3-0.4	-921.39	-747.83	-503.68	-249.95	-0.20	247.89	496.59	749.38	922.37			
0.4-0.5	<b>-932.</b> 15	-742.49	-495.30	-248.04	-0.89	248.69	499.05	745.37	934.12			
Exact	-1000.00	-750.00	-500.00	-250.00	0.00	250.00	500.00	750.00	1000.00			

**ตารางที่ 4.6** ค่า  $\pmb{\sigma}_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/2)

		Mesh 40x10											
~	node												
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11		
0.2-0.3	-927.78	-795.50	-595.20	-400.16	-199.62	-0.12	198.27	398.62	600.99	798.93	925.70		
0.3-0.4	-935.43	-798.04	-598.08	-401.36	-205.06	-2.90	197.82	398.14	600.76	797.44	931.58		
0.4-0.5	-948.04	-801.16	-600.85	-398.81	-200.92	-2.75	197.26	401.59	598.85	798.36	949.52		
Exact	-1000.00	-800.00	-600.00	-400.00	-200.00	0.00	200.00	400.00	600.00	800.00	1000.00		

ตารางที่ 4.7 ค่า  $\sigma_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 48x12 (ระยะ L/2)

						Mesh 4	8x12						
~						I	node						
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
0.2-0.3	-936.46	-829.62	-665.75	-497.10	-329.68	-167.17	-1.56	165.79	331.60	499.43	669.20	832.76	939.47
0.3-0.4	-946.50	-834.60	-665.51	-496.96	-332.76	-166.47	3.28	167.62	336.55	499.12	663.41	833.14	949.43
0.4-0.5	-954.53	-830.71	-670.54	-502.13	-334.26	-164.24	1.52	166.95	334.57	501.80	669.22	835.34	958.04
Exact	-1000.00	-833.33	-666.67	-500.00	-333.33	-166.67	0.00	166.67	333.33	500.00	666.67	833.33	1000.00



รูปที่ 4.8 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/2)



รูปที่ 4.9 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 24x6 (ระยะ L/2)



รูปที่ 4.10 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 32x8 (ระยะ L/2)



รูปที่ 4.11 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/2)



รูปที่ 4.12 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 48x12 (ระยะ L/2)

ผลการวิเคราะห์ค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal Stress) จะถูกนำมาเปรียบเทียบเหมือนกับการ วิเคราะห์ค่าการเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน (Tip Displacement) ซึ่งพบว่าผลการเปรียบเทียบของ การเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน มีแนวโน้มลู่เข้าสู่ค่าทางทฤษฎีเมื่อมีการเพิ่มค่าของจำนวนการแบ่งเอลิ เมนต์หรือค่าของอัตราส่วน  $\alpha$  ค่าใดค่าหนึ่งหรือรวมกันทั้งสองแบบ ในกรณีความเค้นตั้งฉากของหน้าตัด คานที่ระยะ L/2 ก็เช่นเดียวกัน ค่าความเค้นที่ได้จากการวิเคราะห์วิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) มีค่า ลู่เข้าสู่ค่าทางทฤษฎีเมื่อมีการเพิ่มค่าของจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์หรือค่าของอัตราส่วน  $\alpha$  ค่าใดค่าหนึ่ง หรือรวมกันทั้งสองแบบ ต่างกันตรงที่ตำแหน่งของจุดต่อหรือระยะในแนวดิ่งของหน้าตัดจะมีค่า โคออร์ดิเนตไม่เท่ากันขึ้นอยู่กับจำนวนของเอลิเมนต์ที่ใช้ในการแบ่ง

จากตารางที่ 4.3 ถึง 4.7 เพื่อความสะดวกในการอธิบายผลการวิเคราะห์จะใช้จุดต่อ 2 จุด ซึ่งอยู่ ถัดจากตำแหน่งผิวบนและผิวล่างเข้ามาตามลำดับ (รูปที่ 4.7 จุดที่ 2 และจุดที่ Ny) สำหรับการ เปรียบเทียบกับค่าของความเค้นตั้งฉากที่ได้จากทฤษฎี กล่าวคือ จุดต่อ 2, 4 (โครงตาข่าย 16×4) จุดต่อ 2, 6 (โครงตาข่าย 24×6) จุดต่อ 2, 8 (โครงตาข่าย 32×8) จุดต่อ 2, 10 (โครงตาข่าย 40×10) และ จุด ต่อ 2, 12 (โครงตาข่าย 48×12) ตามลำดับ ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูท ไฟในท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เมื่อเทียบกับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ของจุดต่อต่าง ๆ เหล่านี้ ในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\boldsymbol{\alpha}$  เท่ากับ 0.2-0.3 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 1.72, 1.26, 0.86, 0.35 และ 0.26 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16×4 เป็น 48×12 ในกรณีช่วงอัตราส่วน  $\boldsymbol{\alpha}$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 2.20, 0.49, 0.19, 0.28 และ 0.06 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16×4 เป็น 48×12 และในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\boldsymbol{\alpha}$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยมี ค่าเป็นร้อยละ 0.46, 0.22, 0.81, 0.03 และ 0.04 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16×4 เป็น 48×12 ตามลำดับ แสดงได้ดังตารางที่ 4.8

α Mesh 16x4 Mesh 24x6 Mesh 32x8 Mesh 40x10 Mesh 48	ความแตกต่าง CS-FEM / EXACT (ร้อยละ)												
	×12												
<b>0.2-0.3</b> 1.72 1.26 0.86 0.35 0.26													
<b>0.3-0.4</b> 2.20 0.49 0.19 0.28 0.06													
<b>0.4-0.5</b> 0.46 0.22 0.81 0.03 0.04													

ตารางที่ 4.8 ค่าร้อยละของความแตกต่าง  $\sigma_{\!\scriptscriptstyle XX}$  ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT (ระยะ L/2)

จากตารางที่ 4.3 ถึง 4.7 เมื่อทำการหาค่าเฉลี่ยของค่าความแตกต่างของผลการวิเคราะห์จาก วิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ (CSFEM) เมื่อเทียบกับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ของทุกจุดต่อ ในตำแหน่งที่อยู่ถัดจากจุดกึ่งกลางกลางหน้าตัดไปทางด้านขอบบนและขอบล่าง พบว่า ที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็น ร้อยละ 10.61, 5.19, 3.10, 1.78 และ 1.38 เมื่อ โครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามี ค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 9.67, 4.31, 2.28, 1.87 และ 1.15 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาด เพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า มีค่าเฉลี่ยของความ แตกต่างเป็นร้อยละ 6.71, 3.37, 2.18, 1.35 และ 1.11 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ตามลำดับ ดังรูปที่ 4.13



**รูปที่ 4.13** ค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง  $\sigma_{xx}$  บนหน้าตัดคานที่ระยะ L/2

4.2.2 ผลการวิเคราะห์ค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal stress ,  $\sigma_{xx}$ ) ของคานปัญหาตัวอย่าง โดยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) แบบการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้างโดเมนย่อย สม่ำเสมอ (Smoothing domains) จำนวน 4 ส่วน ที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักรูปทรงเหลี่ยมสี่หน้ากับ ค่าที่ได้จากค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ที่ตำแหน่งหน้าตัดคานระยะ L/4 จากจุดรองรับ แสดงไว้ในตารางที่ 4.9 ถึง 4.13 และแสดงลักษณการกระจายค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal stress ,  $\sigma_{xx}$ ) ดังรูปที่ 4.14 ถึง 4.18

a .			0	2 5			<u> </u>	/	
ตารางท 4.	<b>9</b> คา	$\sigma_{xx}$	สาห	หรบเค	ารงตาข	ายขนาด	16x4	(5ະຍະ	L/4)

		Mesh	16x4								
~	node										
u	1	2	3	4	5						
0.2-0.3	-1203.54	-726.63	-8.06	732.32	1197.75						
0.3-0.4	-1243.88	-728.37	1.71	743.10	1239.29						
0.4-0.5	-1300.76	-753.93	-12.64	723.95	1296.80						
Exact	-1500.00	-750.00	0.00	750.00	1500.00						

ตารางที่ 4.10 ค่า  $\sigma_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 24×6 (ระยะ L/4)

α         node           1         2         3         4         5         6         7           0.2-0.3         -1293.72         -981.33         -485.31         4.55         492.20         989.91         1295.34           0.3-0.4         -1329.79         -993.90         -503.32         -8.46         493.91         989.86         1333.03           0.4-0.5         -1368.86         -998.51         -495.82         5.58         493.76         993.74         1368.55           Exact         -1500.00         -1000.00         -500.00         0.00         500.00         1000.00         1500.00				Mesh	24x6	Z	S	
1         2         3         4         5         6         7           0.2-0.3         -1293.72         -981.33         -485.31         4.55         492.20         989.91         1295.34           0.3-0.4         -1329.79         -993.90         -503.32         -8.46         493.91         989.86         1333.03           0.4-0.5         -1368.86         -998.51         -495.82         5.58         493.76         993.74         1368.55           Exact         -1500.00         -1000.00         -500.00         0.00         500.00         1000.00         1500.00	~				node		(G	<b>O</b> Z
0.2-0.3       -1293.72       -981.33       -485.31       4.55       492.20       989.91       1295.34         0.3-0.4       -1329.79       -993.90       -503.32       -8.46       493.91       989.86       1333.03         0.4-0.5       -1368.86       -998.51       -495.82       5.58       493.76       993.74       1368.55         Exact       -1500.00       -1000.00       -500.00       0.00       500.00       1000.00       1500.00	u	1	2	3	4	5	6	7
0.3-0.4 -1329.79 -993.90 -503.32 -8.46 493.91 989.86 1333.03 0.4-0.5 -1368.86 -998.51 -495.82 5.58 493.76 993.74 1368.55 Exact -1500.00 -1000.00 -500.00 0.00 500.00 1000.00 1500.00	0.2-0.3	-1293.72	-981.33	-485.31	4.55	492.20	989.91	1295.34
0.4-0.5 -1368.86 -998.51 -495.82 5.58 493.76 993.74 1368.55 Exact -1500.00 -1000.00 -500.00 0.00 500.00 1000.00 1500.00	0.3-0.4	-1329.79	-993.90	-503.32	-8.46	493.91	989.86	1333.03
Exact -1500.00 -1000.00 -500.00 0.00 500.00 1000.00 1500.00	0.4-0.5	-1368.86	-998.51	-495.82	5.58	493.76	993.74	1368.55
	Exact	-1500.00	-1000.00	-500.00	0.00	500.00	1000.00	1500.00

ตารางที่ 4.11 ค่า  $\sigma_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 32x8 (ระยะ L/4)

				Mesh :	32x8		AL	57///	G
~				Se la	node		12	9	
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9
0.2-0.3	-1351.82	-1114.52	-741.33	-373.94	-8.14	371.59	741.64	1120.67	1361.66
0.3-0.4	-1378.40	-1116.52	-743.77	-372.42	4.70	375.92	733.34	1121.05	1381.33
0.4-0.5	-1401.23	-1125.24	-751.75	-377.92	7.92	379.14	755.22	1122.59	1400.86
Exact	-1500.00	-1125.00	-750.00	-375.00	0.00	375.00	750.00	1125.00	1500.00

ตารางที่ 4.12 ค่า  $\sigma_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/4)

_	Mesh 40x10											
~						node						
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	
0.2-0.3	-1381.82	-1198.17	-900.16	-596.40	-299.34	-2.49	299.84	600.77	899.06	1194.60	1388.95	
0.3-0.4	-1406.73	-1202.75	-893.99	-599.63	-302.00	-1.98	303.43	603.39	895.07	1202.63	1413.70	
0.4-0.5	-1420.48	-1198.94	-899.84	-597.32	-302.05	2.30	302.74	601.60	903.46	1201.50	1422.84	
Exact	-1500.00	-1200.00	-900.00	-600.00	-300.00	0.00	300.00	600.00	900.00	1200.00	1500.00	

ตารางที่ 4.13 ค่า  $\sigma_{xx}$  สำหรับโครงตาข่ายขนาด 48x12 (ระยะ L/4)

						Mesh 48	8x12						
~						dal 1	node						
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
0.2-0.3	-1404.40	-1245.73	-993.93	-745.66	-499.58	-249.28	5.90	251.03	502.67	746.48	993.50	1246.98	1400.69
0.3-0.4	-1419.62	-1245.90	-994.33	-746.68	-498.40	-251.52	-0.91	248.90	497.66	747.05	1004.11	1252.82	1422.25
0.4-0.5	-1432.99	-1249.88	-998.00	-749.89	-497.49	-246.27	2.54	248.63	499.77	749.02	996.31	1248.56	1432.83
Exact	-1500.00	-1250.00	-1000.00	-750.00	-500.00	-250.00	0.00	250.00	500.00	750.00	1000.00	1250.00	1500.00



ร**ูปที่ 4.14** Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 16x4 (ระยะ L/4)



รูปที่ 4.15 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 24x6 (ระยะ L/4)



รูปที่ 4.16 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 32x8 (ระยะ L/4)



รูปที่ 4.17 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 40x10 (ระยะ L/4)



รูปที่ 4.18 Normal stress เทียบกับ Exact Solution โครงตาข่ายขนาด 48x12 (ระยะ L/4)

จากตารางที่ 4.9 ถึง 4.13 ค่าความเค้นตั้งฉากที่ตำแหน่งหน้าตัดคานระยะ L/4 จากจุดรองรับ สำหรับการเปรียบเทียบกับค่าของความเค้นตั้งฉากที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) และค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ก็กระทำในลักษณะเดียวกันกับการเปรียบเทียบ ที่ตำแหน่งหน้าตัด L/2 ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เมื่อเทียบกับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ของจุดต่อที่ 2 และจุดต่อที่ Ny (จากรูปที่ 4.7) พบว่าในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน **α** เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเป็นร้อยละ 2.74, 1.44, 0.66, 0.30 และ 0.29 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 1.90, 0.81, 0.55, 0.22 และ 0.05 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยมีค่าเป็น ร้อยละ 1.47, 0.39, 0.10, 0.02 และ 0.06 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ตามลำดับ แสดงได้ดังตารางที่ 4.14

	ความแตกต่าง CS-FEM / EXACT (ร้อยละ)											
α	Mesh 16x4	Mesh 24x6	Mesh 32x8	Mesh 40x10	Mesh 48x12							
0.2-0.3	2.74	1.44	0.66	0.30	0.29							
0.3-0.4	1.90	0.81	0.55	0.22	0.05							
0.4-0.5	1.47	0.39	0.10	0.02	0.06							

ตารางที่ 4.14 ค่าร้อยละของความแตกต่าง  $\sigma_{\!\scriptscriptstyle X\!X}$  ระหว่าง CS-FEM กับค่า EXACT (ระยะ L/4)

จากตารางที่ 4.9 ถึง 4.13 เมื่อทำการหาค่าเฉลี่ยของค่าความแตกต่างของผลการวิเคราะห์จาก วิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เทียบกับค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) ของทุกจุดต่อใน ตำแหน่งที่อยู่ถัดจากจุดกึ่งกลางกลางหน้าตัดไปทางด้านขอบบนและขอบล่าง พบว่า ที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$ เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็น ร้อยละ 11.35, 5.79, 2.98, 1.70 และ 1.43 เมื่อโครง ตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามี ค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 9.56, 4.33, 2.64, 1.61 และ 1.23 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาด เพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า มีค่าเฉลี่ยของ ความแตกต่างเป็นร้อยละ 7.71, 3.39, 2.03, 1.34 และ 1.03 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ตามลำดับ ดังรูปที่ 4.19





**รูปที่ 4.19** ค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง  $\sigma_{\chi\chi}$  บนหน้าตัดคานที่ระยะ L/4

## 4.3 ความเค้นเฉือนในระนาบ (Shear Stress)

ค่าความเค้นเฉือนที่ตำแหน่งหน้าตัดคานระยะ L/2 และ L/4 นั้นมีขนาดและลักษณะการกระจาย ตัวเท่ากันตลอดทั้งช่วงความยาวคานตัวอย่าง ในการแสดงผลการวิเคราะห์และเปรียบเทียบนั้นจะแสดง เฉพาะผลที่ได้จากหน้าตัดที่ระยะ L/2 ในลักษณะเดียวกันกับความเค้นตั้งฉากในหัวข้อที่ผ่านมา ค่าความ เค้นเฉือนในระนาบ  $\sigma_{xy}(x,y)$  สามารถแสดงผลได้ดังตารางที่ 4.15 ถึง 4.19 โดยเปรียบเทียบผลการ วิเคราะห์จากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) ที่ได้จากการใช้ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  ทั้ง 3 ค่ากับค่าที่ได้ จากทฤษฎี (Exact solution) ค่าความเค้นเฉือนมากสุดทางทฤษฎีเกิดขึ้น ณ ตำแหน่งกึ่งกลางของหน้า ตัด (Y=0) ซึ่งมีค่าเท่ากับ -125 นิวตันต่อตารางเมตร สามารถนำไปวาดกราฟความเค้นเฉือน ณ ตำแหน่ง จุดต่อต่าง ๆ แยกตามจำนวนของโครงตาข่ายที่สร้างขึ้นมาบนกราฟเดียวกันกับค่าที่คำนวณได้ทางทฤษฎี แสดงได้ดัง รูปที่ 4.20 ถึง 4.24

		2			- 01-
		Mesh	16x4		
~			node		
u	1	2	3	4	5
0.2-0.3	-42.20	-84.30	-110.62	-82.39	-47.67
0.3-0.4	-46.43	-84.76	-112.00	-81.22	-47.52
0.4-0.5	-45.11	-80.00	-114.17	-82.10	-46.08
Exact	0.00	-93.75	-125.00	-93.75	0.00

ตารางที่ 4.15 ค่า  $\sigma_{xy}$  และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 16x4

**ตารางที่ 4.16** ค่า  $\pmb{\sigma}_{xy}$  และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 24×6

Mesh 24x6										
~				node						
u	1	2	3	4	5	6	7			
0.2-0.3	-34.87	-63.99	-105.63	-118.43	-104.25	-67.04	-33.72			
0.3-0.4	-36.29	-63.01	-104.57	-120.46	-103.75	-65.04	-33.53			
0.4-0.5	-32.86	-66.43	-105.49	-117.97	-105.37	-63.93	-33.15			
Exact	0.00	-69.44	-111.11	-125.00	-111.11	-69.44	0.00			

**ตารางที่ 4.17** ค่า  $\pmb{\sigma_{xy}}$  และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 32x8

	Mesh 32x8											
~		node										
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9			
0.2-0.3	-24.38	-53.55	-91.81	-112.93	-121.63	-114.55	-90.62	-51.49	-27.82			
0.3-0.4	-25.18	-52.62	-90.15	-114.43	-121.09	-114.03	-89.85	-52.16	-26.90			
0.4-0.5	-26.33	-53.31	-91.13	-115.00	-121.12	-112.80	-90.78	-52.98	-26.82			
Exact	0.00	-54.69	-93.75	-117.19	-125.00	-117.19	-93.75	-54.69	0.00			

**ตารางที่ 4.18** ค่า  $\pmb{\sigma}_{xy}$  และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 40×10

Mesh 40x10													
~ -		node											
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11		
0.2-0.3	-21.14	-44.61	-78.13	-102.94	-116.89	-123.52	-117.64	-103.41	-76.84	-42.22	-21.86		
0.3-0.4	-22.09	-43.55	-77.16	-103.72	-117.69	-123.09	-117.62	-103.15	-77.88	-43.36	-22.46		
0.4-0.5	-20.65	-42.71	-78.84	-102.34	-118.54	-122.37	-119.06	-102.51	-77.84	-43.17	-20.97		
Exact	0.00	-45.00	-80.00	-105.00	-120.00	-125.00	-120.00	-105.00	-80.00	-45.00	0.00		

ตารางที่ 4.19 ค่า  $\sigma_{xy}$  และค่าทางทฤษฎีสำหรับโครงตาข่ายขนาด 48x12

Mesh 48x12													
~	node												
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
0.2-0.3	-18.15	-38.03	-67.93	-92.95	-110.01	-120.72	-122.75	-119.76	-110.11	-92.48	-67.62	-36.58	-18.90
0.3-0.4	-18.39	-36.24	-67.94	-92.45	-109.37	-120.88	-123.04	-120.72	-108.16	-92.46	-68.97	-36.75	-19.00
0.4-0.5	-18.09	-37.40	-67.51	-92.34	-109.14	-120.14	-123.10	-120.72	-109.87	-91.19	-67.98	-35.36	-19.16
Exact	0.00	-38.19	-69.44	-93.75	-111.11	-121.53	-125.00	-121.53	-111.11	-93.75	-69.44	-38.19	0.00



ร**ูปที่ 4.20** ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 16x4





ร**ูปที่ 4.22** ความเค้นเฉือนเทียบกับค่าทางทฤษฎี โครงตาข่ายขนาด 32x8







จากตารางที่ 4.15 ถึง 4.19 พบว่า ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟ ในท์เอลิเมนต์เปรียบเทียบกับค่าที่ได้จากทฤษฎีของจุดต่อต่าง ๆ ซึ่งอาศัยหลักการเดียวกันกับความเค้น ตั้งฉากในหัวข้อที่ผ่านมา ในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.2-0.3 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 11.50, 5.26, 2.70, 1.18 และ 1.80 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีที่ช่วง อัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 10.40, 3.63, 3.10, 2.11 และ 1.52 สำหรับ โครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 8.66, 5.63, 3.10, 2.11 และ 1.52 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 ถึง 48x12 ตามลำดับ แสดงได้ดังตารางที่ 4.20

ความแตกต่าง CS-FEM / EXACT (ร้อยละ)											
α	Mesh 16x4	Mesh 24x6	Mesh 32x8	Mesh 40x10	Mesh 48x12						
0.2-0.3	11.50	5.26	2.70	1.18	1.80						
0.3-0.4	10.40	3.63	3.13	1.53	1.57						
0.4-0.5	8.66	5.63	3.10	2.11	1.52						

ตารางที่	4.20	ค่าร้อยละของความแตกต่าง	σ <sub>xy</sub>	ระหว่าง	CS-FEM	กับค่า	EXACT	ที่กึ่งกลาง

จากตารางที่ 4.15 ถึง 4.19 ในลักษณะเดียวกับค่าเค้นตั้งฉาก เมื่อทำการหาค่าเฉลี่ยของค่า ความแตกต่างของผลการวิเคราะห์จากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เมื่อเทียบกับค่าผลเฉลยจาก ทฤษฎี (Exact solution) ของทุกจุดต่อในตำแหน่งที่อยู่ถัดจากขอบบนและขอบล่างเข้ามาหนึ่งตำแหน่ง (รูปที่ 4.7 ตำแหน่งที่ 2 ถึง Ny) พบว่าที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง เป็น ร้อยละ 11.23, 5.54, 3.13, 2.50 และ 1.59 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 11.12, 6.35, 3.51, 2.39 และ 1.95 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ช่วง อัตรา  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 11.92, 5.63, 2.90, 2.48 และ 2.26 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ตามลำดับ ดังรูปที่ 4-25 แสดงถึงร้อยละ ความแตกต่างระหว่างค่าดังกล่าวที่แปรผันไปตามขนาดของโครงตาข่าย ซึ่งพบว่าการเพิ่มขนาดของ โครงตาข่ายให้มีความละเอียดมากขึ้นจะส่งผลให้ผลลัพธ์จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) เข้าใกล้ค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) มากกว่าการเพิ่มค่าของอัตราส่วน  $\alpha$ 



53

# บทที่ 5 สรุปผลการศึกษาและข้อเสนอแนะ

ในเนื้อหาบทนี้จะกล่าวถึงการสรุปผลที่ได้จากการศึกษาครั้งนี้ รวมทั้งข้อเสนอแนะต่าง ๆ ที่ เป็นประโยชน์และแนวทางต่อการวิจัยอย่างต่อเนื่องในการศึกษาวิเคราะห์ปัญหาความเค้นของคานยื่นใน ระนาบ 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์จากการสร้างโดเมนสม่ำเสมอ 4 โดเมนย่อยภายในเอลิเมนต์ ทรงเหลี่ยมสี่หน้า สามารถสรุปผลตามวัตถุประสงค์ได้ดังนี้

## 5.1 สรุปผลการวิจัย

ผลจากการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นของคานยื่นในระนาบ 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ จากการสร้างโดเมนสม่ำเสมอ 4 โดเมนย่อยภายในเอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้า โดยใช้ปัญหาคานยื่นปลาย เป็นตัวอย่างแบบจำลองคณิตศาสตร์ทำการวิเคราะห์หาค่าของการเปลี่ยนตำแหน่ง (displacement) ความเค้นตั้งฉาก (Normal stresses) และความเค้นเฉือน (Shear stress) เปรียบเทียบกับค่าผลเฉลย จากทฤษฎี (Exact solution) สรุปผลได้ดังต่อไปนี้

5.1.1 ค่าของการเปลี่ยนตำแหน่ง (displacement) ผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact Solution) มี ค่าเท่ากับ 8.900x10<sup>-3</sup> m ผลการคำนวณจากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ (CS-FEM) ลู่เข้าใกล้ค่าผลเฉลย จากทฤษฎี (Exact solution) เมื่อช่วงอัตราส่วนของ **a** เพิ่มขึ้นจาก 0.2-0.3 เป็น 0.4-0.5 ขณะที่ จำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ที่มากขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ก็ทำให้ผลการคำนวณจากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิ เมนต์ (CS-FEM) เข้าใกล้ค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) มากขึ้นเช่นเดียวกัน

5.1.2 ความเค้นตั้งฉาก (Normal stresses)

- ตำแหน่งหน้าตัดที่ระยะ L/2 ที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง เป็น ร้อยละ 10.61, 5.19, 3.10, 1.78 และ 1.38 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16×4 เป็น 48×12 ในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 9.67, 4.31, 2.28, 1.87 และ 1.15 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16×4 เป็น 48×12 และในกรณีที่ช่วง อัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 6.71, 3.37, 2.18, 1.35 และ 1.11 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16×4 เป็น 48×12 ตามลำดับ ดังรูปที่ 4.13

- ตำแหน่งหน้าตัดที่ระยะ L/4 ที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่าง เป็น ร้อยละ 11.35, 5.79, 2.98, 1.70 และ 1.43 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 9.56, 4.33, 2.64, 1.61 และ 1.23 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ช่วง อัตราส่วนของ  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 7.71, 3.39, 2.03, 1.34 และ 1.03 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ตามลำดับ ดังแสดงไว้ในรูปที่ 4.19

ค่าความเค้นตั้งฉาก (Normal stress) พบว่า มีแนวโน้มลู่เข้าสู่ค่าทางทฤษฎีเมื่อมีการเพิ่มค่า ของจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์หรือค่าของอัตราส่วน α ค่าใดค่าหนึ่งหรือรวมกันทั้งสองแบบ แต่ในกรณี การแบ่งโครงข่ายเอลิเมนต์ที่มีขนาดหยาบ คือ โครงตาข่ายขนาด 16x4 และ 24x6 นั้น ค่าของอัตราส่วน lpha จะส่งผลต่อร้อยละของค่าเฉลี่ยความแตกต่างอย่างชัดเจน และความแตกต่างของร้อยละค่าเฉลี่ยนั้น จะลดลงเมื่อเพิ่มขนาดของโครงตาข่ายให้มีความละเอียดขึ้น หรืออาจกล่าวได้ว่าในช่วงที่มีการแบ่ง โครงข่ายเอลิเมนต์แบบหยาบนั้น การเลือกใช้ค่าอัตราส่วน lpha ที่สูงถึง 0.4-0.5 จะทำให้ได้ผลลัพธ์ที่ ดีกว่า แต่เมื่อมีการแบ่งเอลิเมนต์มากขึ้นการกำหนดค่าอัตราส่วน lpha จะไม่ทำให้ผลลัพธ์ที่ได้มีความ แตกต่างอย่างมีนัยสำคัญ

5.1.3 ความเค้นเฉือนในระนาบ (Shear Stress) ตลอดความลึกของหน้าตัดคานที่ระยะ L/2 จากจุดรองรับ กรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.2-0.3 มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็น ร้อยละ 11.23, 5.54, 3.13, 2.50 และ 1.59 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 กรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 11.12, 6.35, 3.51, 2.39 และ 1.95 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ช่วงอัตราส่วน  $\alpha$  เท่ากับ 0.4-0.5 พบว่า มีค่าเฉลี่ยของความแตกต่างเป็นร้อยละ 11.92, 5.63, 2.90, 2.48 และ 2.26 เมื่อโครงตาข่ายมี ขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 โดยพบว่าค่าความเค้นเฉือนมีค่าลู่เข้าสู่ผลเฉลยแม่นตรงเมื่อทั้งค่า ของอัตราส่วน  $\alpha$  และจำนวนของโครงตาข่ายเอลิเมนต์เพิ่มขึ้น มีข้อสังเกตจากการวิเคราะห์ในครั้งนี้ว่า การเพิ่มขึ้นของค่าอัตราส่วน  $\alpha$  ที่ใช้ มีส่วนทำให้ค่าผลลัพธ์เข้าใกล้ค่าผลเฉลยจากทฤษฎี (Exact solution) น้อยกว่าการเพิ่มขึ้นของจำนวนการเอลิเมนต์ หรืออาจกล่าวได้ว่าการเพิ่มอัตราส่วน  $\alpha$  ไม่มี ความแตกต่างอย่างมีนัยสำคัญมากกว่าการเพิ่มของจำนวนโครงตาข่าย

ในกรณีของปัญหาความเค้นในระนาบ 2 มิติทั่ว ๆ ไปนั้น ข้อเท็จจริงดังกล่าว อาจไม่ส่งผลต่อ การคำนวณอย่างชัดเจนสำหรับปัญหาพื้นฐานทั่วไป แต่สำหรับในกรณีที่รูปทรงของปัญหาในการ วิเคราะห์มีความไม่ต่อเนื่องกันจนทำให้เกิดความเค้นชุมนุม (Stress concentration) ขึ้นในบริเวณใด บริเวณหนึ่งหรือในบริเวณที่ปลายรอยแตก (Cracks) ที่เกิดความเค้นเอกฐาน (Stress singularity) ปัญหาที่โดเมนมีแตกต่างกัน (Multiple domains) ปัญหาที่มีโครงตาข่ายไม่สอดคล้องกัน (Nonconforming/Non-matching problems) เป็นต้นนั้น อาจสามารถลดเวลาโดยรวมของการวิเคราะห์ ลงได้ โดยทำการแบ่งเอลิเมนต์หลักในบริเวณดังกล่าวออกเป็นโดเมนสม่ำเสมอย่อย ที่มีอัตราส่วน  $\alpha$ ของด้านแต่ละด้านให้ไม่เท่ากัน ( $\alpha_x \neq \alpha_y$ ) ในขณะที่บริเวณอื่น ๆ ซึ่งไกลออกไปจากบริเวณดังกล่าว และไม่ส่งผลกระทบกับค่าที่กำลังพีจารณาอยู่นั้น อาจพิจารณาใช้จำนวนเอลิเมนต์ที่น้อยกว่าควบคู่ไปกับ การใช้โดเมนสม่ำเสมอย่อยแบบด้านคงที่ คือกำหนดให้อัตราส่วน  $\alpha_x$  มีค่าเท่ากับ $\alpha_y$  นั้นอาจส่งผลให้ การคำนวณที่ได้มีความถูกต้องและแม่นยำอยู่ในเกณฑ์ที่ยอมรับได้ในขณะที่ใช้เวลาในการคำนวณน้อยลง อย่างมาก เนื่องจากไม่ต้องทำการ mapping ระหว่าง physical element และ parents element หรือกล่าวอีกนัยหนึ่งคือไม่ต้องคำนวณหาค่าดีเทอมิเนนของเมทริกซ์จาโคเบียนนั่นเอง

## 5.2 ข้อเสนอแนะ

สำหรับงานวิจัยในขั้นต่อไปนั้น ความสัมพันธ์ระหว่างรูปแบบของการสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย แบบ Semi-Unit Cell กับรูปทรงทางเรขาคณิตของปัญหาที่ใช้เอลิเมนต์แบบ RVE (Representative Volume Element) ร่วมกับเงื่อนไขขอบแบบซ้ำกัน (Periodic Boundary Conditions) ในการ วิเคราะห์ รวมทั้งการวิเคราะห์ปัญหาด้านพลศาสตร์ (Dynamics Analysis) และปัญหาของความไม่เชิง เส้น (Nonlinearity Analysis) เป็นสิ่งที่ควรศึกษาเพื่อหาแนวทางในการปรับปรุงวิธีการคำนวณเชิง ตัวเลขให้มีประสิทธิภาพที่ดียิ่งขึ้นไป



### บรรณานุกรม

- [1] Bathe K-J. Finite element procedures prentice hall. New Jersey. 1996.
- [2] Zienkiewicz OC, Taylor RL, Zhu JZ. The finite element method: its basis and fundamentals: Elsevier; 2005.
- [3] Hughes TJ. The finite element method: linear static and dynamic finite element analysis: Courier Corporation; 2012.
- [4] Liu, G.; Trung, N.T. Smoothed Finite Element Methods; CRC Press: Boca Raton, FL, USA, 2010.
- [5] Liu, G.R.; Dai, K.Y.; Nguyen, T.T. A smoothed finite element method for mechanics problems. Comput. Mech. 2007, 39, 859–877.
- [6] Dai K, Liu G, Nguyen T. An n-sided polygonal smoothed finite element method (nSFEM) for solid mechanics. Finite elements in analysis and design. 2007;43(11-12):847-60.
- [7] Liu G, Nguyen-Xuan H, Nguyen-Thoi T, Xu X. A novel Galerkin-like weak form and a superconvergent alpha finite element method (SαFEM) for mechanics problems using triangular meshes. Journal of Computational Physics. 2009;228(11):4055-87.
- [8] Liu G, Zhang G. A normed G space and weakened weak (W<sup>2</sup>) formulation of a cellbased smoothed point interpolation method. International Journal of Computational Methods. 2009;6(01):147-79.
- [9] Hamrani A, Habib SH, Belaidi I. CS-IGA: A new cell-based smoothed isogeometric analysis for 2D computational mechanics problems. Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering. 2017;315:671-90.
- [10] Wang D, Zhang H, Xuan J. A strain smoothing formulation for NURBS-based isogeometric finite element analysis. Science China Physics, Mechanics and Astronomy. 2012;55(1):132-40.
- [11] Bordas SP, Rabczuk T, Hung N-X, Nguyen VP, Natarajan S, Bog T, et al. Strain smoothing in FEM and XFEM. Computers & structures. 2010;88(23-24):1419-43.
- [12] Nguyen-Xuan H, Nguyen-Thoi T. A stabilized smoothed finite element method for free vibration analysis of Mindlin-Reissner plates. Communications in Numerical Methods in Engineering. 2009;25(8):882-906.
- [13] Dai K, Liu G. Free and forced vibration analysis using the smoothed finite element method (SFEM). Journal of Sound and Vibration. 2007;301(3-5):803-20.

## บรรณานุกรม (ต่อ)

- [14] MATLAB. 9.7.0.1190202 (R2019b). Natick, Massachusetts: The MathWorks Inc.; 2018.
- [15] Felippa CA. Introduction to finite element methods (Lecture note). University of Colorado. 2004.
- [16] Liu G-R. Meshfree methods: moving beyond the finite element method: Taylor & Francis; 2009.
- [17] Chen JS, Wu CT, Yoon S, You Y. A stabilized conforming nodal integration for Galerkin mesh-free methods. International journal for numerical methods in engineering. 2001;50(2):435-66.
- [18] Liu G. A generalized gradient smoothing technique and the smoothed bilinear form for Galerkin formulation of a wide class of computational methods. International Journal of Computational Methods. 2008;5(02):199-236.
- [19] Timoshenko S, Goodier J. Theory of Elasticity, 3rd ed McGraw-Hill. New York. 1970.
- [20] Hughes TJR. The Finite Element Method: Linear Static and Dynamic FiniteElement Analysis. Prentice-Hall, Englewood Cliffs, NJ.1987
- [21] Liu GR, Nguyen-Thoi T, Nguyen-Xuan H, Dai KY, and Lam KY. On the essence and the evaluation of the shape functions for the smoothed finite element method (SFEM) (Letter to Editor). International Journal for Numerical Methods in Engineering. 2009; 77: 1863–1869.
- [22] LiuGRand ZhangGY. AnormedGspace and a cell-based smoothed point interpolation method. International Journal of Computational Methods. 2009; 6(1): 147–179.
- [23] Zienkiewicz OC and Taylor RL. The Finite Element Method, 5th edition. Butterworth Heinemann, Oxford.;2000.
- [24] Hung N-X, Stéphane B, and Hung N-D. Smooth finite element methods: Convergence, accuracy and properties. International Journal for Numerical Methods in Engineering. 2008; 74: 175–208.
- [25] Cui XY, Liu GR, Li GY, Zhao X, Nguyen-Thoi T, and Sun GY.Asmoothed finite element method (SFEM) for linear and geometrically nonlinear analysis of plates and shells. CMES-Computer Modeling in Engineering and Sciences. 2008.





## 1. แสดงสถานการณ์ทำงานในแต่ละขั้นตอน

1.1 การทำงานในรอบการคำนวณที่ 1 เพื่อหาคำตอบ โดยสำหรับ Mesh 16x4 ที่ alpha 0.2-0.3 , 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ

#### Starting Program .....

Starting mesh#1 ==> Mesh: 16x4 Starting alpha#1 ==> alpha = 0.2-0.3 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#1 Starting alpha#2 ==> alpha = 0.3-0.4 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#2 Starting alpha#3 ==> alpha = 0.4-0.5 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing ..... End of alpha#3 End of Mesh#1

1.2 การทำงานในรอบการคำนวณที่ 2 เพื่อหาคำตอบ โดยสำหรับ Mesh 24x6 ที่ alpha 0.2 0.3 , 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ

Starting mesh#2 ==> Mesh: 24x6 Starting alpha#1 ==> alpha = 0.2-0.3 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#1 Starting alpha#2 ==> alpha = 0.3-0.4 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#2 Starting alpha#3 ==> alpha = 0.4-0.5 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#3 End of Mesh#2

1.3 การทำงานในรอบการคำนวณที่ 3 เพื่อหาคำตอบ โดยสำหรับ Mesh 32x8 ที่ alpha 0.2-

#### 0.3 , 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ

Starting mesh#3 ==> Mesh: 32x8 Starting alpha#1 ==> alpha = 0.2-0.3 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#1 Starting alpha#2 ==> alpha = 0.3-0.4 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing ..... End of alpha#2 Starting alpha#3 ==> alpha = 0.4-0.5 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#3 End of Mesh#3

1.4 การทำงานในรอบการคำนวณที่ 4 เพื่อหาคำตอบ โดยสำหรับ Mesh 40x10 ที่ alpha 0.2-0.3 , 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ

Starting mesh#4 ==> Mesh: 40x10 Starting alpha#1 ==> alpha = 0.2-0.3 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#1 Starting alpha#2 ==> alpha = 0.3-0.4 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#2 Starting alpha#3 ==> alpha = 0.4-0.5 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#3 End of Mesh#4

1.5 การทำงานในรอบการคำนวณที่ 5 เพื่อหาคำตอบ โดยสำหรับ Mesh 48x12 ที่ alpha 0.2-

0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ

Starting mesh#5 ==> Mesh: 48x12 Starting alpha#1 ==> alpha = 0.2-0.3 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing ..... End of alpha#1 Starting alpha#2 ==> alpha = 0.3-0.4 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#2 Starting alpha#3 ==> alpha = 0.4-0.5 Element Level calculations..... Apply BCs and Loads Conditions..... Solving Nodal Displacement..... Stresses Calculation Processing..... End of alpha#3 End of Mesh#5

End of Program.....

2. ตัวอย่างการเขียน code วิเคราะห์ปัญหาโดยใช้โปรแกรม MATLAB

```
%Main file of 2D problems using triangular or quadrilateral elements %
clear
format long
global ndof sdof edof nel nnel nnode emodule poisson fload
global gcoord ele nods matmtx method lengthx lengthy nx ny a m path
                                                                             -%
     1. PREPROCESSOR PHASE
                                                                             %
                                                                             ---%
clc
delete './RESULTS/*.fig'
example = 'cantilever';
%option2=3;
method = 'CSFEM Q4';
                      %Cell-based smoothed FEM using Q4 elements
nnel =4;
                          %Number of nodes per element
nSD = 4;
%air=input('Irregular factor of mesh (0.0, ..., 0.5)=' );
air=0.0;
                         %irregular factor of mesh
                          %type=1 -plane stress analysis
%type=1;
lengthx=48;
                          %length of x-axis side of problem
lengthy=12;
                          %length of y-axis side of problem
fload=1000;
                          %the total load
emodule=3e7;
                          %Elastic modulus
poisson=0.3;
                         %Poisson's ratio
                           % 1.4 Compute necessary data from input data
                                                                             %
%-----
                                                                            -----%
                         %number of degrees of freedom (dofs)per node
ndof=2;
edof=nnel*ndof;
                         %Dofs per element
                    %matrix of material constants
matmtx=get matmtx(1);
                          %system displacement vector
ddisp=zeros(sdof, 1);
Nodal Disp = cell(5,3);
Centerline Disp = cell(5, 3);
Tip Disp =cell(5,3);
Sigma_xx = cell(5,3);
Sigma_xy = cell(5,3);
path = './RESULTS';
% resultFolder = './RESULTS';
%addpath(sourceFolder);
disp('Starting Program.....')
for m = 1 : 5
                          %5 meshs
    nx = 8*(m+1);
   ny = 2*(m+1);
                         %Total number of element
    nel =nx*ny;
    nnode=(nx+1)*(ny+1);
                         %total number of nodes
                         %total dofs
    sdof=nnode*ndof;
    disp([' Starting mesh#', num2str(m), ' => Mesh: ', num2str(nx), 'x',
num2str(ny)])
```

```
for a = 1 : 3
                         %3 ranges of alpha
  if a = 1
            alpha = [0.2 \ 0.3];
            disp([' Starting alpha#', num2str(a), ' => alpha = ',...
                num2str(alpha(1)), '-', num2str(alpha(2))])
  elseif a =2
            alpha =[0.3 0.4];
            disp([' Starting alpha#', num2str(a), ' => alpha = ',...
                num2str(alpha(1)), '-', num2str(alpha(2))])
  else
            alpha = [0.4 \ 0.5];
            disp([' Starting alpha#', num2str(a), ' => alpha = ',...
                num2str(alpha(1)), '-', num2str(alpha(2))))
  end
  %initial data of geometry, boundary condition and force vector
  [gcoord,ele nods,bcdof,bcval,ff]=get initdata V03;
 %Plotting main meshes and holding for adding SD's meshes on
        hold on;
        figure(1);
        PLOT MESH(gcoord, ele nods, 'Q4', 'ko-');
     2. SOLUTION PHASE
                                                                                  %
                                                                                 -%
% 2.1 Compute the stiffness matrix
                                                                                 %
                                                                                switch method
  case'FEM T3'
   [K]=cal K FEM_T3;
  case'FEM Q4'
   [K]=cal K FEM Q4(nglx,ngly);
   case 'CSFEM Q4'
   [K, SD coord, SD shape]=cal K CSFEM Q4(nSD, alpha);
  end
        text(15,10,['Mesh ',num2str(m), ' alpha ',num2str(a)], 'Color',...
   'blue', 'FontSize', 20, 'FontWeight', 'bold')
        saveas(gcf,fullfile(path,['Mesh ',num2str(m),' alpha ',num2str(a)]),'fig')
        delete(gcf)
                                                                                 __0/_
% 2.2 Apply the boundary condition
                                                                                 %
0/_____
                                                                                ---0/
        disp(' Element Level calculations....')
              %Save K1=K (before applying bcdof)to compute strain energy E
        K1=K;
 [K,ff]=apply_bcdof(K,ff,bcdof,bcval);
       disp(' Apply BCs and Loads Conditions.....')
                                                                                 --%
%2.3 nodal displacement vector
                                                                                 %
        disp(' Solving Nodal Displacement....')
        ddisp=K\ff;
```

```
%Visualization purpose
       ux =1:2:2*nnode-1; uy =2:2:2*nnode;
       XX =ddisp(ux);
                       YY =ddisp(uy);
       Nodal_Disp{m,a} = [XX, YY];
       dispNorm =max(sqrt(XX.^2+YY.^2));
       dispNorm2 = norm(sqrt(XX.^2+YY.^2));
       scaleFact=1000;
    3. POSTPROCESSOR PHASE
0/
                                                                       0/
                                                                    -----%
                                                                      ----%
%3.1 compute strain energy of system
                                                                       %
      energy =0.5*ddisp'*K1*ddisp;
%3.2 error norms:displacement, energy, and recovery energy
                                                                       %
0/_____
                         ______0/
      norm E=0;
0/_____
                                                             _____0/_
%3.3 Output error norms and plot the results of displacement and stress %
   disp(' Stresses Calculation Processing....,')
  switch method
   case 'FEM T3'
   [stress nod, stress ele]=cal stress FEM T3(ddisp);
              nGauss=7; %Gauss-Legendre quadrature
[norm disp,norm E,norm Ereco]=cal norms FEM T3(nGauss,ddisp,stress nod,stress ele
);
   case 'FEM Q4'
   [stress nod=cal stress nod FEM Q4(nglx,ngly,ddisp);
              nglx=3; ngly=3; %3x3 Gauss-Legendre quadrature
   [norm disp,norm E,norm Ereco=cal norms FEM Q4(nglx,ngly,ddisp,stress nod);
   case 'CSFEM 04'
   [stress nod]=cal stress nod CSFEM Q4(nSD, ddisp, SD coord, SD shape);
              nglx=3; ngly=3; %3x3 Gauss-Legendre quadrature
   [norm_disp,norm_Ereco=cal_norms_CSFEM_Q4(nglx,ngly,ddisp,stress_nod);
  end
```

```
%Plotting Part
PLOT_DEFORMED(gcoord,ele_nods,scaleFact,XX,YY);
```

```
% [Tip_dd(a,m), Tip_Exact(a,m), dd_sim, dd_exact]=PLOT_TIP(ddisp);
(Centerline_Disp{m,a},Tip_Disp{m,a}]=PLOT_TIP(ddisp);
```

[Sigma\_xx{m,a},Sigma\_xy{m,a}]=PLOT\_STRESSES(stress\_nod);

```
disp([' End of alpha#', num2str(a)])
end %End for alpha's loop
  delete(gcf)
  delete(gcf)
  delete(gcf)
  disp([' End of Mesh#', num2str(m)])
end %End for meshing's loop
disp('End of Program....')
```







Deformed\_Mesh\_1\_alpha\_3



Deformed\_Mesh\_2\_alpha\_3


Deformed\_Mesh\_3\_alpha\_3



Deformed\_Mesh\_4\_alpha\_3



Deformed\_Mesh\_5\_alpha\_3



































ที่ R&D 002/2564

6 มกราคม 2564

เรื่อง การตอบรับลงตีพิมพ์บทความในวิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา

เรียน ผศ.ดร.กำธรเกียรติ มุสิเกต

ตามที่ท่านได้จัดส่งบทความวิจัยเรื่อง "การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟไนท์ เอลิเมนต์จากการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย" เพื่อพิจารณาลงตีพิมพ์ในวิศวกรรม สารอบับวิจัยและพัฒนา ตามที่ทราบแล้วนั้น

กองบรรณาธิการวิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา ขอแจ้งให้ทราบว่าบทความที่เสนอมาได้รับการ พิจารณาประเมินจากผู้ทรงคุณวุฒิเรียบร้อยแล้ว และให้ลงตีพิมพ์ได้ในวิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา ปีที่ 32 ฉบับที่ 3 เดือนกรกฎาคม-กันยายน พ.ศ. 2564

จึงเรียนมาเพื่อโปรดทราบ

ขอแสดงความนับถือ

(รองศาสตราจารย์ถาวร อมตกิตติ์) ประธานคณะอนุกรรมการวิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา

วิศวกรรมสถานแท่งประเทศโทย ในพระบรมราชูปกับก์ (วสก.) The Engineering Institute of Thailand under H.M. The King's Patronage 487 ขอยรามที่แห่ง 38 (กมส์สา1) ถนบรามที่แห่ง แน่วงวิจักองกลาง แต่วังกองกลาง กรุงกันมา 10310 โกรศัมท์ : (พระ) 319 24103, (พระ) 319 2807-9, (พระ) 16 4600-9 โกรสาร : (พระ) 319 2710-1 www.elt.or.th E-mail : elt@elt.or.th

# วิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา



Engineering Journal of Research and Development

วิศวกรรมสถานแห่งประเทศไทย ในพระบรมราชูปถัมภ์ The Engineering Institute of Thailand under H.M. The King's Patronage

# ปีที่ 32 ฉบับที่ 3 กรกฎาคม-กันยายน 2564

Volume 32 Issue 3 July-September 2021

Received 13 October 2020 Revised 6 December 2020 Accepted 6 January 2021

# การวิเคราะห์ปัญหาความเค้นใน 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ จากการสร้างเอลิเมนต์รูปสี่เหลี่ยมใด ๆ แบบ 4 ส่วนย่อย TWO-DIMENSIONAL PLANE STRESS ANALYSIS BY SMOOTHED FINITE ELEMENT METHOD USING 4 SMOOTHING CELLS CREATED BY AN ARBITRARY QUADRILATERAL ELEMENT

วิเชียร จันทร์ชุม<sup>1</sup>, กำธรเกียรติ มุสิเกต²\*, บุญชัย ผึ้งไผ่งาม³, ศุภสิทธิ์ พงศ์ศิวะสถิตย์⁴ ¹ นักศึกษา, ²-⁴ ผู้ช่วยศาสตราจารย์, ภาควิชาวิศวกรรมโยธา คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี \*Corresponding Author, E-mail: Kamtornkiat@rmutt.ac.th

### บทคัดย่อ

การวิเคราะห์สมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ซึ่งนำเสนอในงานครั้งนี้ ใช้หลักการแบ่งเอลิเมนต์ออกเป็นโดเมนสม่ำเสมอย่อยหลาย ๆ โดเมน ภายในเอลิเมนต์ โดเมนสม่ำเสมอที่ใช้นี้เป็นเอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าด้านไม่เท่าที่ได้มาจากการกำหนดตำแหน่งแบบสุ่มด้วยค่า  $\alpha(\alpha_x = \alpha_y)$  ในรูปอัตราส่วนของความยาวด้าน ซึ่งกำหนดให้มีก่าเท่ากันจำนวน 3 ช่วง คือ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 สนาม ความเกรียดสม่ำเสมอถูกสร้างขึ้นมาจากหลักการของ Gradient smoothing เพื่อกระจายความเกรียดตลอดทั้งโคเมนสม่ำเสมอย่อย หลักการความสมมาตรของโดเมนสม่ำเสมอย่อยถูกนำมาประยุกต์ใช้ในการสร้าง "Semi-unit cell" เพื่อทำให้เกิดความต่อเนื่อง ตลอดทั่วทั้งขอบเขตที่พิจารณา ปัญหาตัวอย่างกวามเค้นในระนาบ 2 มิติเป็นการสร้าง "Semi-unit cell" เพื่อทำให้เกิดความต่อเนื่อง ตลอดทั่วทั้งขอบเขตที่พิจารณา ปัญหาตัวอย่างกวามเก้นในระนาบ 2 มิติเป็นการสร้าง "Semi-unit cell" เพื่อทำให้เกิดความต่อเนื่อง เป็นรูปพาราโบลาในแนวดิ่งที่ปลายคาน เพื่อวิเคราะห์ก่าการเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายกาน ความเก้นตั้งฉากและความเก้นเลือนตลอด กวามลึกของหน้าตัดที่ระยะความยาวกึ่งกลางคาน โครงตาข่ายที่ใช้มีจำนวนเท่ากับ 16x4, 24x6, 32x8, 40x10 และ 48x12 ตามลำดับ ณ ระดับที่  $\alpha$  และจำนวนของโครงตาข่ายมีก่ามากที่สุดนั้น ความแตกต่างของการเปลี่ยนตำแหน่งที่ปล่ายกานท่าเห่งที่ปลายกานของการวิเกราะห์ เปรียบเทียบกับก่าที่ได้ทางทฤษฎีมีก่าเป็นร้อยละ 0.78 ความแตกต่างของกวามเด้นตั้งฉากมีก่าเป็นร้อยละ 0.04 และความแตกต่าง ของความเก้นเลือนในระนาบมีก่าเป็นร้อยละ 1.52 ตามลำดับ

<mark>คำสำคัญ:</mark> สมูทไฟไนท์เอลิเมนต์; โคเมนสม่ำเสมอย่อย; เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้า; คานยื่นปลาย; ปัญหาความเค้นในระนาบ 2 มิติ; ความเก้นตั้งฉาก; ความเค้นเฉือน

#### ABSTRACT

The cell-based smoothed finite element analysis for this research used the arbitrary quadrilaterals which sides were randomly selected by  $\alpha(\alpha_x = \alpha_y)$  defined as ratio of its original side. The values of  $\alpha$  were 0.2-0.3, 0.3-0.4 and 0.4-0.5, respectively. Smoothed strain field was created from gradient smoothing technique to distribute all strain field over entire smoothing domains. Symmetrical concept called "semi-unit cell" had been employed to establish pattern providing the continuity for the entire problem domain. Two-dimensional plane stress problem investigated was cantilever beam subjected to parabola traction at the end. In

Wichian Janchum<sup>1</sup>, Kamtornkiat Musiket<sup>2\*</sup>, Boonchai Phungpaingam<sup>3</sup> and Supasit Pongsivasatit<sup>4</sup>

<sup>1</sup> Graduate student, <sup>2-4</sup> Assistant Professor, Department of Civil Engineering, Faculty of Engineering,

Engineering Journal of Research and Development

Volume 32 Issue 3 July-September 2021

order to determine the tip displacements, normal and shear stresses over cross-sectional area of benchmark problem at mid span, meshing was considered to be 16x4, 24x6, 32x8, 40x10 and 48x12, respectively. The percentage differences, at both maximum value of  $\alpha$  and mesh size, between tip displacement, normal stress, and shear stress compared to the exact solutions were 0.78, 0.04 and 1.52 respectively.

**KEYWORDS:** Smoothed finite element; smoothing domain sub-cell; quadrilateral element; cantilever beam; 2D plane stress problem; normal stresses; shear stress

#### 1. บทนำ

ปัญหาทางวิศวกรรมโดยทั่วไปส่วนใหญ่มักจะสามารถแสดงความสัมพันธ์ระหว่างตัวแปรที่ไม่ทราบค่า (Unknown variables) กับสิ่งที่ทราบค่าแล้ว (Constraints) ให้อยู่ในรูปของสมการทางคณิตศาสตร์ที่เรียกว่าสมการเชิงอนุพันธ์ (Ordinary differential equations) หรือสมการเชิงอนุพันธ์ย่อย (Partial differential equations) ในดำดับต่าง ๆ กัน บ่อยครั้งที่พบว่า สมการเชิงอนุพันธ์ย่อย นั้น มีความสลับซับซ้อนอันเนื่องมาจากหลายส่วนเช่น ความซับซ้อนของรูปทรงเรขาคณิตของปัญหา ความซับซ้อนอันเนื่องมาจาก ความสัมพันธ์ที่ไม่เป็นแบบเชิงเส้นระหว่างตัวแปรที่ไม่ทราบค่ากับตัวแปรที่ทราบค่าแล้ว รวมถึงอนุพันธ์สำคับสูงของสมการ เป็น ด้น สิ่งต่าง ๆ เหล่านี้ ทำให้วิธีการทางคณิตศาสตร์ที่มีอยู่ไม่สามารถแก้ปัญหาเพื่อหาผลเฉลยแม่นตรงของปัญหาได้ นักวิจัยได้กิดค้น วิธีการใหม่ๆ เพื่อตอบสนองความต้องการที่จะศึกษาถึงความสัมพันธ์ทางคณิตศาสตร์ที่สลับซับซ้อนนั้นโดยใช้การวิเคราะห์เชิง ด้วเลข (Numerical methods) เข้ามาแก้ปัญหา คำตอบที่ได้จากการแก้ปัญหาด้วยวิธีทางตัวเลขนี้ถึงแม้ว่าจะมีความแม่นยำเพียง พอที่จะใช้อธิบายพฤติกรรมทางกายภาพที่สอดกล้องกับสมการเชิงอนุพันธ์ของปัญหานั้น แต่ก็ยังไม่ไช่ผลเฉลยที่แก้จริง (Exact solution) เป็นเพียงแก่ผลเฉลยโดยประมาณ (Approximate solution) เท่านั้น การลู่เข้าของผลเฉลย โดยประมาณไปสู่ผลเฉลยที่ แท้จริงของปัญหาทางด้านวิสวกรรมนั้น ขึ้นอยู่กับแนวกิดและกรรมวิธีของวิธีการวิเคราะห์เชิงด้วเลข่าง ๆ นั่นเอง

วิธีการวิเคราะห์เชิงตัวเลขมากมายได้ถูกเสนอมาตั้งแต่อดีตถึงปัจจุบันเพื่อแก้ปัญหาทางวิสวกรรมที่นับวันจะมีความ สลับซับซ้อนมากยิ่งขึ้น เริ่มตั้งแต่ วิธีไฟไนต์ดิฟเฟอเรน (Finite different method, FDM) วิธีไฟไนต์วอลลุม (Finite volume method, FVM) วิธีไฟไนต์เอลิเมนต์ (Finite element method, FEM) วิธีเอลิเมนต์ขอบ (Boundary element method, BEM) วิธีสเปลตรัลเอลิ เมนต์ (Spectral element method, SEM) วิธีเมสอิสระ (Meshless methods) วิธีเอลิเมนต์ชมือน (Virtual element method, VEM) และ วิธีสเกลบาวดารีไฟไนท์เอลิเมนต์ (Scaled boundary finite element method, SBFEM) เป็นต้น ในบรรดาวิธีการเหล่านี้ วิธีไฟไนต์เอ ลิเมนต์ [1,2,3] ถือเป็นพื้นฐานที่สำคัญในการคิดค้นพัฒนาวิธีการใหม่ๆขึ้นมา รวมทั้งวิธีไฟไนต์เอลิเมนต์โดยการสร้างความเครียด แบบสม่ำเสมอ ด้วยเช่นกัน หลักการสำคัญของวิธีการวิเคราะห์เชิงตัวเลขเหล่านี้คือการพยายามเปลี่ยนสมการเชิงอนุพันธ์เหล่านั้น ซึ่งอยู่ในรูปที่เรียกว่า "Strong form" ให้อยู่ในรูปของการอินทิเกรตที่เรียกว่า "Weak form" หรือ "Integral form" ซึ่งสามารถ แก้ปัญหาได้ง่ายกว่า ถึงแม้ว่าวิธีไฟไนต์เอลิเมนต์จะเป็นที่นิยมใช้กันอย่างแพร่หลายทั่วโลกอันเนื่องมาจากความสามารถในการ แก้ปัญหาได้อย่างไม่จำกัด แต่ก็ยังคงมีข้อด้อยที่ต้องได้รับการปรับปรุงหลายอย่าง ไม่ว่าจะเป็นเรื่องของปัญหาสติฟเนสที่มากเกิน จริง (Over stiff) ความแม่นยำเที่ยงตรงของค่าความเก้น (Stress accuracy) รวมไปถึงการบิดเบี้ยวของโครงตาข่าย (Mesh distortion) ภายใต้การเสียรูปมาก (Large deformation) เป็นต้น

การวิเคราะห์ไฟในท์เอลิเมนต์ด้วยการสร้างความเครียดแบบสม่ำเสมอ (Smoothed finite element methods, SFEM) ได้ถูก เสนอขึ้นเป็นครั้งแรกโดย G.R. Liu และคณะ [4] เพื่อแก้ปัญหาทั้งในส่วนของสถิตยศาสตร์และพลศาสตร์ ซึ่งเป็นการพัฒนาต่อ ยอดจากวิธีไฟในท์เอลิเมนต์แบบเดิม (Finite element method, FEM) หัวใจสำคัญของการวิเคราะห์ไฟในท์เอลิเมนต์ด้วยการสร้าง ความเครียดแบบสม่ำเสมอที่แตกต่างจากไฟในท์เอลิเมนต์คือการสร้างสนามความเครียดสม่ำเสมอ (Smoothed strain field) โดยตรง จากการเปลี่ยนตำแหน่งที่สมมุติไว้แล้วด้วยการใช้ Smoothed Galerkin weak form โดยยังคงมีคุณสมบัติของความเสถียรและการลู่ เข้าหาผลเฉลยแม่นตรงไม่น้อยไปกว่าวิธีไฟในท์เอลิเมนต์แบบปกติ ส่วนขั้นตอนอื่น ๆ ของการวิเคราะห์เช่นการหาสติฟเนสของแต่ ละเอลิเมนต์ การรวมกันเพื่อสร้างสติฟเนสหลักของทั้งโดเมน การแก้ระบบสมการเพื่อหาก่าการเปลี่ยนตำแหน่งนั้น ยังคงใช้ขั้นตอน เดียวกันกับที่ใช้ในขั้นตอนของวิธีไฟในท์เอลิเมนต์นั่นเอง

การสร้างโคเมนสม่ำเสมอสำหรับปัญหาในสองมิตินั้น สามารถแบ่งออกได้เป็น 3 แบบด้วยกัน คือ แบ่งโคยใช้เอลิเมนต์ (CSFEM) แบ่งโคยใช้ขอบ (ESFEM) และแบ่งโคยใช้โหนค (NSFEM) ดังแสดงในรูปที่ 1



วิธี SFEM สามารถแก้ปัญหาโดยให้ก่ากวามถูกค้องของกวามเก้นรวมทั้งก่าอื่น ๆ ที่สนใจสูงกว่าวิธีการไฟไนท์เอลิเมนต์ [4] เนื่องจากวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ใช้รูปแบบของ Galerkin weak form ด้วแปรความเครียดสม่ำเสมอจึงมีคุณสมบัติออโธ โกนอล (Orthogonal) กับด้วแปรความเครียดในไฟไนท์เอลิเมนต์ คุณสมบัตินี้ ทำให้วิธีกำตอบที่ได้จากวิธี SFEM มีก่าเป็นขอบเขตล่างของ ปัญหาเมื่อเทียบกับกำคอบที่ได้จากวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์ซึ่งถือว่าเป็นขอบเขตบน หรือกล่าวอีกนัยหนึ่งก็อผลเฉลยที่ได้จากวิธีสมูท ไฟในท์เอลิเมนต์นี้ เป็นกำตอบที่ได้จากวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์ซึ่งถือว่าเป็นขอบเขตบน หรือกล่าวอีกนัยหนึ่งก็อผลเฉลยที่ได้จากวิธีสมูท ไฟในท์เอลิเมนต์นี้ เป็นกำตอบที่อยู่ระหว่างกำตอบที่ได้จากวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์ที่มีหลายด้าน (Polygonal elements) นั้นถูกเสนอเป็นครั้งแรก โดย Dai K. และคณะ [6] โดยทางทฤษฎีแล้ว เอลิเมนต์ที่มีด้านมากกว่าสี่ด้านนี้ สามารถเป็นได้ทั้งเอลิเมนต์ที่มีด้านขึ้นเข้าไปหรือขึ้น ออกจากเอลิเมนต์ หาก SFEM ถูกใช้โดยมีเพียงหนึ่งอลิเมนต์แบบสี่ด้านร้ามกับการใช้ Reduced integration Gauss's rule [5] นอกจากนี้ Liu G. และคณะ [7] ยังได้เสนอวิธีการที่เรียกว่า *αFEM* ซึ่งสนามความเครียดที่สมมูติขึ้นนั้นจะได้มาจากการนำเอาค่าเฉลี่ยของ กวามเครียดที่จุดต่อของเอลิเมนต์โดยการใช้แฟกเตอร์ที่ปรับค่าได้ *α* ไปรวมกับกวามเครียดที่กำนวณได้จาก FEM ปกติ วิธีสมูท ไฟในท์เอลิเมนต์แบบการสร้างโดเมนย่อยสม่ำเสมอภายในเอลิเมนต์หลักนี้ส่วนใหญ่ใช้การประมาณเริงเส้นของโพลิโนเมียด (Linear polynomial interpolation method, LPIM) สำหรับการสร้างพึงก์ชันกรประมาณรูปร่างกยในของเอลิเมนต์ บางกรั้ง อาจ เลี่ยงไม่ได้ที่จะต้องใช้การประมาณแบบโพลิโนเมียลทั่วไปสำหรับการสร้างพึงก์ชันรูปร่างองเอลิเมนต์และนำไปสู่คุณสมบัติชิงถู ลาร์ของเมทริกซ์โมเมนต์ (Moment matrix) เพื่อในมีกรากรสล้างที่จะการมีอุณสบบติชิงถูลาร์ดังกล่าว Liu G. และคณะ [8] ได้ให้สักฤนิ RPIM (Radial point interpolation method) สำหรับการสร้างฟังก์ชันรูปร่างของเอลิเมนต์หลักรูปสามเหลี่ยม ในกรณีที่มีการทำงาน ร่วมกันของคอมพิวเตอร์ช่วยในงานออกแบบ (Computer aided design, CAD) และการวิเคราะห์ไฟไนท์เอลิเมนต์ที่รู้จักกันดีในชื่อ Isogeometric analysis (IGA) นั้น Hamrani A. และคณะ [9] ได้ใช้วิธี Cell-based สมูทไฟในท์เอลิเมนต์ประยุกต์ใช้ร่วมกับ NURBSbased IGA เพื่อแก้ปัญหาโจทย์ใน 2 มิติและสามารถแสดงให้เห็นอย่างเด่นชัดถึงข้อคือันหนึ่งของวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์นั่นคือ การไม่ต้องคำนวณหาอนุพันธ์ของฟังก์ชันของ NURBS [10] นอกจากนั้น ในวิธี Cell-based SFEM ซึ่งถือว่าเป็นวิธี SFEM ที่เป็น พื้นฐานนั้น ยังได้ถูกนำไปศึกษาอย่างแพร่หลายกับปัญหาต่าง ๆ เช่น ปัญหาของการแตกหักในสองมิติ โดยใช้ร่วมกับวิธี Extended Finite Element Method (XFEM) [11] ปัญหาเกี่ยวกับแผ่นบางและแผ่นเปลือกบาง (Plate and Shell) [12] ปัญหาทางด้านพลศาสตร์ (Dynamics) [13] เป็นต้น

งานวิจัขนี้ ทำการศึกษาผลของการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้างโคเมนย่อยสม่ำเสมอ (Smoothing domains) จำนวน สี่ส่วนที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักทรงเหลี่ยมสี่หน้า ความยาวแต่ละด้านของโคเมนย่อยนี้ถูกกำหนดให้เป็นอัตราส่วน α เทียบกับ ความยาวเดิมของเอลิเมนต์หลัก จำนวนของเอลิเมนต์หลักที่สร้างขึ้นนี้ ได้มาจากการสร้างโครงตาข่ายทรงเหลี่ยมสี่หน้าจตุรัสด้วย โปรแกรม MATLAB [14] ดังแสดงในรูปที่ 6 โดยมีอัตราส่วนของโครงตาข่ายในแนวนอนต่อแนวดิ่งเป็น 4:1 สอดกล้องกับ อัตราส่วนขนาดของคานยื่นปลายที่ทำการศึกษาเพื่อป้องกันการเกิดพฤติกรรมของคานที่เรียกว่า Shear locking [15] หลักความ สมมาตรของการทำให้รูปร่างของโคเมนย่อยสม่ำเสมอมีลักษณะเป็น Representative volume element (RVE) ถูกนำมาประยุกต์ใช้ เพื่อให้โคเมนสม่ำเสมอภายในเอลิเมนต์ที่ถูกสร้างขึ้นมีความต่อเนื่องกัน

การศึกษาในครั้งนี้ได้แบ่งหัวข้อดำเนินการออกเป็นส่วนต่าง ๆ ดังต่อไปนี้ สมการของสมูทไฟในท์เอลิเมนต์จะกล่าวไว้ใน ส่วนที่สอง ตามด้วยส่วนที่สามซึ่งจะกล่าวถึงขอบเขตและตัวอย่างของโครงสร้างกานยื่นปลายในสองมิติซึ่งจะใช้ในการวิเคราะห์ เชิงตัวเลขด้วยโปรแกรม MATLAB ในส่วนที่สี่จะกล่าวถึงผลการเปรียบเทียบของกำตอบที่ได้จากวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์กับผล เฉลยแม่นตรง

### 2. ระเบียบวิธีวิจัย(Research Methodology)

# 2.1 สมการครอบคลุมปัญหา (Governing Equations for 2D Linear Elasticity)

พิจารณาโคเมน  $\Omega$  ของรูปทรงใค ๆ ในสองมิติที่มีวัสคุเป็นเนื้อเดียวกันและมีพฤติกรรมเป็นแบบเชิงเส้น โคเมนนี้ ถูก กำหนดให้อยู่ภายในขอบเขตของ  $\Gamma$  โดยที่  $\Gamma = \Gamma_u \cup \Gamma_t, \Gamma_u \cap \Gamma_t = 0$  เมื่อ  $\Gamma_u$  และ  $\Gamma_t$  คือ เงื่อนไขขอบแบบ Dirichlet และ Neumann ตามลำคับ สมการสมคุลของมันสามารถเขียนให้อยู่ในรูปของสัญลักษณ์เทนเซอร์ (Tensor notations) ได้เป็น

$$\nabla . \sigma + f^b = 0 \tag{1}$$

เมื่อ abla คือ ใดเวอร์เจนต์โอเปอเรเตอร์ (Divergence operator)  $\sigma$ คือ Cauchy stress tensor และ  $f^b$  คือ น้ำหนักของวัตถุ โดยที่ เงื่อนไขขอบทั้งสองนั้น ถูกกำหนดว่าเป็น

$$u = \overline{u}$$
 ич  $\Gamma_u$  (2)

$$\sigma.n = f^t$$
 υμ Γ. (3)

เมื่อ *n* คือเวกเตอร์หนึ่งหน่วยที่ตั้งฉากออกจากขอบของโดเมน และ  $\overline{u}$  คือการเปลี่ยนตำแหน่งที่ทราบก่าแล้วบนขอบเขต  $\Gamma_u$  ดัง แสดงตามรูปที่ 2



ความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นและความเครียดนั้น สามารถเขียนให้อยู่ในรูปของ constitutive equation หรือเรียกอีกอย่าง หนึ่งว่า กฎทั่วไปของฮุค กล่าวคือ

$$\sigma = C : \varepsilon \Longrightarrow \sigma_{ij} = C_{ijkl} \varepsilon_{kl}$$

ภายใด้เงื่อนไขของสมมุติฐานที่ว่าการเคลื่อนที่ที่เกิดขึ้นมีก่าน้อย ๆ (small-displacement theory) นั้น สมการความสอดคล้อง ที่แสดงความสัมพันธ์ระหว่าง strain tensor  $\mathcal{E}_{ii}$  กับการเคลื่อนที่ สามารถแสดงได้เป็น

$$\varepsilon = \frac{1}{2} \left[ \nabla u + \nabla u^T \right] \tag{5}$$

สมการที่ 1-3 รวมเรียกว่า Strong form ซึ่งจะถูกเปลี่ยนให้อยู่ในรูปอย่างง่ายที่เรียกว่า Weak form เพื่อใช้ในการหาผลเฉลย โดยประมาณด้วยการสร้างสมการไฟในท์เอลิเมนต์ต่อไป การเปลี่ยนรูปดังกล่าวนี้ สามารถทำได้สองวิธีด้วยกันคือทั้งการใช้วิธีหลัก ของพลังงาน (Energy method) หรือวิธีการถ่วงเศษน้ำหนัก (Weighted residual methods) ตกก้างขึ้นอยู่กับรูปแบบของปัญหา สำหรับปัญหาความเค้นในระนาบสองมิติสำหรับวัสดุที่เป็น Isotropic linear elastic material นั้น การสร้างสมการไฟในท์เอลิเมนต์ นิยมเขียนให้อยู่ในรูปของเมทริกซ์เพื่อความสะดวกได้ดังนี้

$$\begin{bmatrix} \sigma \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_{xx} & \sigma_{xy} \\ \sigma_{yx} & \sigma_{yy} \end{bmatrix} , \qquad \begin{bmatrix} \varepsilon \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \varepsilon_{xx} & \varepsilon_{xy} \\ \varepsilon_{yx} & \varepsilon_{yy} \end{bmatrix}$$
(6)

Volume 32 Issue 3 July-September 2021

(9)

(10)

และนิยมเขียนให้อยู่ในรูปของ Voigt notation เพื่อความสะควกในการเขียนโปรแกรมคอมพิวเตอร์ คือ

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\sigma}_{xx} \, \boldsymbol{\sigma}_{yy} \, \boldsymbol{\sigma}_{xy} \end{bmatrix}^{T}, \qquad \boldsymbol{\varepsilon} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\varepsilon}_{xx} \, \boldsymbol{\varepsilon}_{yy} \, \boldsymbol{\varepsilon}_{xy} \end{bmatrix}^{T} \tag{7}$$

ในขณะที่เทนเซอร์ C สำหรับปัญหาในความเค้นในสองมิติลครูปลงเป็น

$$D = \frac{E}{1 - v^2} \begin{bmatrix} 1 & v & 0 \\ v & 1 & 0 \\ 0 & 0 & (1 - v)/2 \end{bmatrix}$$
(8)

และ ใคเวอร์เจนต์ โอเปอเรเตอร์สามารถเขียนให้อยู่ในรูปของสองมิติได้เป็น

$$L = \begin{bmatrix} \partial/\partial x & 0 \\ 0 & \partial/\partial y \\ \partial/\partial y & \partial/\partial x \end{bmatrix}$$

หากพิจารณาการสร้างสมการไฟในท์เอลิเมนต์ด้วยการใช้วิธีเศษถ่วงน้ำหนักตกก้างโดยคูณสมการที่ 1 ด้วยฟังก์ชันทคสอบ V แล้วทำการอินทิเกรตตลอดทั่วทั้งโดเมนของปัญหาจะได้ว่า

$$\int_{\Omega} V^T L^T \sigma \, d\Omega + \int_{\Omega} V^T f^b \, d\Omega = 0$$

ใช้การอินทิเกรตทีละส่วน (Integration by parts) ร่วมกับเงื่อน ใจขอบตามสมการที่ 2 และ 3 จะได้ว่า

$$\delta V^{T} \left[ \int_{\Omega} \left( B^{T} D B \right) u \, d\Omega - \int_{\Omega} f^{b} \, d\Omega - \int_{\Gamma} f^{t} \, d\Gamma \right] = 0$$
<sup>(11)</sup>

หากต้องการให้สมการที่ 11 เป็นจริงสำหรับพึงก์ชันทคสอบใด ๆ ก่าภายในวงเล็บต้องมีก่าเป็นศูนย์สำหรับทุกไฟในท์เอลิ เมนต์เล็ก ๆ ที่ถูกแบ่งจากโคเมนของปัญหานั่นเอง คังนั้น สมการไฟในท์เอลิเมนต์ของปัญหากวามเก้นในระนาบ 2 มิติ สามารถ แสดงได้เป็น

$$Ku = F \tag{12}$$

Engineering Journal of Research and Development

โดยที่

$$F = \sum_{e} F^{e} = \sum_{e} \left( \int_{\Omega} N^{T} f^{b} d\Omega + \int_{\Gamma} N^{T} f^{t} d\Gamma \right)$$
(13)

เมื่อ K, F, u, N คือ สติฟเนสเมทริกซ์ เวกเตอร์ของแรงกระทำที่ปลายจุดต่อของเอลิเมนต์ การเกลื่อนที่ปลายจุดต่อของเอลิเมนต์ และฟังก์ชันการประมาณรูปร่างภายในของเอลิเมนต์ตามลำดับในระบบ โคออร์ดิเนตหลัก (Global system)

# 2.2 การสร้างสนามความเครียดสม่ำเสมอ (Smoothed Strain Field Construction)

ดำดับขั้นตอนการทำงานของวิธีสมูท ไฟไนท์เอลิเมนต์นั้น มีความคด้ายกลึงกับวิธีการ ไฟไนท์เอลิเมนต์แทบทุกขั้นตอน เริ่มต้นจากการแบ่ง โคเมนของปัญหาออกเป็นเอลิเมนต์ย่อย ๆ ที่มีหลายค้าน (N-sided polygonal element) ทำการสร้างความเครียด แบบสม่ำเสมอ โดยอาศัยเทคนิคของ Strain/gradient smoothing บน โคเมนสม่ำเสมอที่อยู่ภายในทุก ๆ เอลิเมนต์ ขั้นตอนนี้เป็นเพียง ขั้นตอนเดียวที่แตกต่างจากวิธี ไฟไนท์เอลิเมนต์ ขั้นตอนอื่น ๆ นอกเหนือจากนี้ เช่น การสร้างสมการ Weak form การกำหนด เงื่อนไขขอบ การนำสมการของแต่ละเอลิเมนต์ ย้อยมาประกอบกันเข้าเป็นสมการในระบบหลัก การแก้สมการ ในระบบหลักเพื่อหา ค่าของการเปลี่ยนตำแหน่ง รวมไปถึงการคำนวณกลับมาเพื่อหาก่าความเค้น ความเครียดและปริมาณอื่น ๆ ที่ต้องการ ล้วนแล้วแต่ ดำเนินการไปในทิศทางเดียวกับวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์โดย สนามความเครียดสม่ำเสมอที่ต้องการนี้ได้มาจากการคำนวณโดยใช้ค่าของ การเปลี่ยนตำแหน่งของจุดที่อยู่บนด้านของ โดเมนสม่ำเสมอจึงทำให้สามารถใช้กับเอลิเมนต์ที่มีด้านมากกว่าสี่ด้านซึ่งเป็นข้อดีที่ เหนือกว่าวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์ เนื่องจากการประมาณภายในของการเคลื่อนที่ของจุดต่อที่อยู่บนด้านของเอลิเมนต์ทุกเอลิเมนต์ ภายในโดเมนสม่ำเสมอเป็นแบบเชิงเส้น จึงส่งผลให้มีความต่อเนื่องของการเคลื่อนที่ของทั้งโดเมนสำหรับปัญหานี้

วิธีการที่เรียกว่า Strain/gradient smoothing ถือว่าเป็นวิธีที่ง่ายและสะควกที่สุดสำหรับการสร้างความเครียคแบบสม่ำเสมอ สำหรับการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ ซึ่งขึ้นอยู่กับสมมุติฐานที่ว่าความเครียด ณ ตำแหน่งใด ๆ ภายในโดเมนสม่ำเสมอ ได้มาจากการทำให้ความเครียดแบบเดิมที่ใช้ในวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ (Compatible strain field) เกิดการกระจายอย่างสม่ำเสมอตลอด ทั่วทั้งโดเมนสม่ำเสมอที่กำลังสนใจนั้น นอกจากนี้ ยังสมมุติว่า ความเครียดสม่ำเสมอภายในโดเมนสม่ำเสมอที่ได้นั้นมีก่าคงที่ [5]

ในกรณีที่ความเครียดแบบเดิมที่ได้จากวิธีไฟในท์เอลิเมนต์ที่เรียกว่า Compatible strain field นี้ สามารถหาได้โดยอาศัย ความสัมพันธ์ระหว่างความเครียด-การเคลื่อนที่ (Strain-displacement relation) และกำหนดให้เป็น є แล้วนั้น ความเครียดแบบ สม่ำเสมอ ๔ ณ ตำแหน่ง x, ใด ๆ สามารถหาค่าได้จากสมการที่ (14) [16]

$$\overline{\varepsilon}(x_i) = \int_{\Omega} \varepsilon(x) W(x_i - x) d\Omega = \int_{\Omega} L\overline{u}(x) W(x_i - x) d\Omega$$
(14)

โดยที่  $W(x_i - x)$  คือฟังก์ชันถ่วงน้ำหนักของตำแหน่งที่กำลังสนใจโดยที่ฟังก์ชันถ่วงน้ำหนักนี้ จะต้องเป็นไปตามเงื่อนไขที่ กำหนดไว้ใน Chen JS. และคณะ [17] เพื่อความสะดวกในการนำไปใช้ จะกำหนดให้ฟังก์ชันถ่วงน้ำหนักนี้อยู่ในรูปของ Heaviside step function ดังนี้คือ

# วิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา

Engineering Journal of Research and Development

Volume 32 Issue 3 July-September 2021

(17)

$$W(x_i - x) = \begin{cases} \frac{1}{A_i^S}, & x \in \Omega_i^S \\ 0, & x \notin \Omega_i^S \end{cases}$$
(15)

เมื่อ  $A^S_i = \int\limits_{\Omega^S_i} d\Omega$  คือพื้นที่ของโดเมนสม่ำเสมอ ในกรณีที่ความเครียดแบบเดิมสามารถหาได้ง่าย ก็สามารถคำนวณหา

ความเครียดแบบสม่ำเสมอได้โดยตรงซึ่งส่งผลให้ความเครียดแบบสม่ำเสมอสำหรับวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์นี้กงที่ภายในโดเมน สม่ำเสมอที่กำหนดไว้นั่นเอง ในกรณีที่การหาค่าของความเครียดแบบดั้งเดิมสามารถทำได้ยาก การเปลี่ยนจากความเครียดมาเป็น การเปลี่ยนตำแหน่งแทนแล้วใช้ทฤษฎี Green-Gauss จะช่วยแก้ปัญหาดังกล่าวได้เป็นอย่างดี กล่าวคือ

$$\bar{\varepsilon}(x_i) = \int_{\Omega} L \bar{u}(x) W(x_i - x) d\Omega = \frac{1}{A_i^S} \int_{\Gamma} L_n(x) \bar{u}(x) d\Gamma$$
(16)

เมื่อ  $L_{_n}(x)$  คือเมทริกซ์ของเวลเตอร์หนึ่งหน่วยที่มีทิศทางตั้งฉากออกจากด้านของ  $\Gamma$ 

หากแทนค่าการเคลื่อนที่ปลายจุดต่อของเอลิเมนต์ในวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ $ar{u}(x) = \sum_{i=1}^n N_i \overline{u}_i(x)$  ลงในสมการที่ 16 แล้ว ทำการจัดรูปสมการเสียใหม่จะได้

$$\overline{\varepsilon} = \sum_{i=1}^{n} \left[ \overline{B}_{1}(x) \ \overline{B}_{2}(x) \cdots \overline{B}_{n}(x) \right] \overline{d} = \overline{B}(x) \overline{d}$$

โดยที่  $\overline{B}$  คือเมทริกซ์ความเกรียด-การเปลี่ยนตำแหน่งแบบสม่ำเสมอในระบบโคออร์ดิเนตหลัก (Global smoothed straindisplacement matrix) ซึ่งสามารถเขียนในรูปเมทริกซ์ได้เป็น

$$\overline{B}_{I}(x) = \frac{1}{A_{i}^{S}} \int_{\Gamma} L_{n}(x) N_{I}(x) d\Gamma = \begin{bmatrix} \overline{b}_{x} & 0 \\ 0 & \overline{b}_{y} \\ \overline{b}_{y} & \overline{b}_{x} \end{bmatrix}$$
(18)

เมื่อ

$$\overline{b}_{i} = \frac{1}{A_{i}^{S}} \int_{\Gamma} n_{i}(x) N_{I}(x) d\Gamma, \quad i = x, y \text{ trav} \quad I = 1, 2, \cdots N_{n}$$

$$(19)$$

สมการที่ 19 เป็นสมการอินทิเกรตในหนึ่งมิติของขอบของเอลิเมนต์ที่อยู่ภายในโดเมนสม่ำเสมอนั่นเอง เช่นเดียวกันกับวิธีไฟ ในท์เอลิเมนต์ สามารถใช้กฎการอินทิเกรตของเกาส์ *(Gauss quadrature rules)* เข้ามาช่วยได้ หากการเปลี่ยนตำแหน่งที่ใช้บนแต่ละ ด้านของเอลิเมนต์นั้นมีการแปรผันแบบเชิงเส้น ตำแหน่งของเกาส์เพียงแก่หนึ่งจุด ณ ตำแหน่งกึ่งกลางด้านก็เพียงพอที่จะให้ก่าการ ประมาณของฟังก์ชันโพลิโนเมียลมีความถูกต้องถึงกำลัง  $2n^G - 1 = 1$  เมื่อ  $n^G$  จำนวนจุดของเกาส์ ดังนั้น เครื่องหมายอินทิเกรต ในสมการที่ 19 สามารถเปลี่ยนให้อยู่ในรูปเครื่องหมายผลรวมได้เป็น

$$\overline{b}_{i} = \frac{1}{A_{i}^{S}} \sum_{j=1}^{n_{i}^{S}} n_{i,j}(x) N_{I}(x_{j}^{G}) L_{j}, i = x, y$$
(20)

เมื่อ  $n_{\Gamma}^{S}$  คือจำนวนด้านของเซลล์ที่อยู่ภายในโดเมนสม่ำเสมอและ  $x_{j}^{G}$  คือตำแหน่งของจุดเกาส์ ณ กึ่งกลางด้านนั้น ๆ  $n_{i,j}$  คือ เวกเตอร์หนึ่งหน่วยที่พุ่งออกจากด้านของเซลล์และ  $L_{j}$  คือความยาวด้านของเซลล์นั้นตามลำดับ จะสังเกตเห็นว่าในวิธีสมูทไฟไนท์ เอลิเมนต์นี้ เมทริกซ์ความเกรียด-การเปลี่ยนตำแหน่งซึ่งเป็นเมทริกซ์สำคัญสำหรับการกำนวณหาสติฟเนสเมทริกซ์ต่อไปนั้น ไม่ ต้องทำการหาอนุพันธ์ ทำให้สามารถทำงานได้เร็วกว่าวิธีแบบเดิมมากสำหรับปัญหาที่มีจำนวนเอลิเมนต์มาก

# 2.3 โดเมนสม่ำเสมอโดยการแบ่งเอลิเมนต์ทรงสี่หน้า (Cell-based Quadrilateral Smoothing Domain)

งานวิจัยในครั้งนี้ ใช้การแบ่งโคเมนใหญ่ของทั้งปัญหาออกเป็นโคเมนย่อย ๆ โคยใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้า (Quadrilateral element) เป็นเอลิเมนต์หลักคังแสดงในรูปที่ 3 เอลิเมนต์หลักคังกล่าว จะถูกนำมาแบ่งออกเป็นส่วยย่อยที่เรียกว่า โคเมนสม่ำเสมอ (Smoothing domain, SD) ด้วยการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเช่นกัน จำนวนน้อยที่สุดของโคเมนสม่ำเสมอ สำหรับปัญหาของของแข็งใน 2 มิติ ซึ่งแนะนำโดย [18] มีค่าเท่ากับ 2*n* / 3 เมื่อ *n* คือจำนวนจุดต่อทั้งหมดของปัญหา การแบ่ง โดเมนย่อยสม่ำเสมอนี้ สามารถทำได้โดยทำการลากเส้นเชื่อมต่อระหว่างกึ่งกลางค้านทั้งสองที่อยู่ตรงข้ามกันคังแสดงในรูปที่ 3



เนื่องจากการเคลื่อนที่ปลายจุดต่อของด้านที่อยู่บนโดเมนสม่ำเสมอนี้ใช้การประมาณเป็นแบบเชิงเส้น เมทริกซ์ความเครียด-การเปลี่ยนตำแหน่งแบบสม่ำเสมอในระบบโคออร์ดิเนตหลัก (สมการที่ 18) สามารถคำนวณได้ด้วยการใช้ก่าของฟังก์ชันรูปร่าง (Shape function) ของเกาส์ ณ จุดกึ่งกลางด้านเพียงจุดเดียวโดยไม่จำเป็นต้องหาอนุพันธ์ของมัน ในทางปฏิบัติ นิยมใช้การประมาณ เชิงเส้นสำหรับการหาก่าของฟังก์ชันรูปร่างดังกล่าว ในรูปที่ 4 วงกลมทึบ 1-2-3-4 แสดงตำแหน่งจุดต่อของเอลิเมนต์หลักทรง เหลี่ยมสี่หน้า วงกลม 5-6-7-8-9 แสดงตำแหน่งของจุดต่อของโดเมนย่อยสม่ำเสมอสี่โดเมน วงกลมกากบาท g1-g12 แสดงตำแหน่ง

ปีที่ 32 ฉบับที่ 3 กรกฎาคม-กันยายน 2564

Volume 32 Issue 3 July-September 2021

ของจุดเกาส์ทั้งหมด



#### 2.4 สมการสมุทใฟในท์เอลิเมนต์

้จากหลักการของวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ที่กล่าวมาเบื้องต้น สามารถเขียนเป็นสมการสุดท้ายได้ว่า

$$\overline{K}^{SFEM}\overline{u} = \overline{F}$$

โดยใช้สัญลักษณ์บาร์ด้านบนเพื่อแสดงให้เห็นถึงความแตกต่างกับสมการไฟไนท์เอลิเมนต์นั่นเอง เพราะฉะนั้น สติฟเนสเมท ริกซ์สม่ำเสมอในระบบโคออร์ดิเนตหลัก สามารถเขียนให้อยู่ในรูปผลรวมของสติฟเนสสม่ำเสมอย่อยได้เป็น

$$\overline{K}^{SFEM} = \sum \overline{B}^T D \overline{B} A_k^s$$

ซึ่งสามารถแก้ระบบสมการที่ 21 เพื่อหาค่าการเปลี่ยนตำแหน่งปลายจุดต่อที่ต้องการได้

# 3. การจำลองเชิงตัวเลข (Numerical Simulations)

# 3.1 การเปรียบเทียบผลเชิงตัวเลข

10 |

การศึกษาวิจัยนี้ คำเนินการศึกษาโดยทำการปรับปรุงโปรแกรมที่ถูกเขียนขึ้นด้วย MATLAB สำหรับการวิเคราะห์ปัญหา ของแข็งในสองมิติโดย Liu G. และคณะ [5] ด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ โดเมนย่อยสม่ำเสมอที่ใช้เป็นแบบความยาวด้านไม่คงที่ แปรเปลี่ยนเป็นอัตราส่วน a เทียบกับความยาวเดิมของค้านนั้น ๆ ปัญหาที่ใช้ในการตรวจสอบความถูกต้องของอัลกอรึทึมและผล การวิเคราะห์เป็นตัวอย่างกานยื่นปลายที่มีความยาว 48 เมตร ความลึก 12 เมตร และความหนา 1 เมตรเพื่อให้เป็นปัญหาความเก้นใน



(22)

(21)

ระนาบแบบสองมิติ ปลายกานด้านหนึ่งมีแรงกระทำแบบไม่สม่ำเสมอเป็นรูปพาราโบลา ที่ด้านปลายยื่นด้านขวามือเท่ากับ 1000 นิว ตัน ปลายกานด้านซ้ายมือมีสภาพเป็นแบบยึดหมุน (Hinge support) ที่ระยะกึ่งกลางของความลึกโดยที่ขอบด้านบนและด้านล่างมี สภาพเป็นฐานรองรับแบบเกลื่อนที่ได้ในแนวคิ่ง (Roller support) ดังรูปที่ 5



ผลเฉลยแม่นตรงของคานยื่นปลายคังกล่าวซึ่งได้แก่ การเคลื่อนที่ทั้งสองแกน สามารถแสคงในรูปสมการได้เป็น [19]

$$u_{x}(x,y) = \frac{Py}{6EI} \left[ (6L - 3x)x + (2 + v)(y^{2} - \frac{D^{2}}{4}) \right]$$

$$u_{y}(x,y) = -\frac{P}{6EI} \left[ 3vy^{2}(L - x) + (4 + 5v)\frac{xD^{2}}{4} + (3L - x)x^{2} \right]$$
(23)

เมื่อ I = D<sup>3</sup> / 12 คือ โมเมนต์กวามเฉื่อขของกานรูปสี่เหลี่ยมผืนผ้าที่มีกวามหนาเท่ากับหนึ่งหน่วย กวามเก้นในระนาบที่กำนวณได้ จากก่าของการเปลี่ยนตำแหน่งดังกล่าวสามารถแสดงได้ดังสมการที่ 25

$$\sigma_{xx}(x,y) = \frac{Py}{I}(L-x), \ \sigma_{yy}(x,y) = 0, \ \sigma_{xy}(x,y) = -\frac{P}{2I}(\frac{D^2}{4} - y^2)$$
(25)

# 3.1 การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย

การสร้างโคเมนสม่ำเสมอย่อยในแต่ละเอเมนต์นั้น เริ่มค้นโคยการสุ่มตำแหน่งบนค้านทั้งสี่ค้านสอคกล้องกับค่า *a* ที่กำหนค ไว้ ( $\alpha_x = \alpha_y$ ) ทำการลากเส้นเชื่อมจากตำแหน่งที่ทำการสุ่มไปยังค้านตรงข้ามทำให้สามารถแบ่งเอลิเมนต์แต่ละเอลิเมนต์ ออกเป็นรูปสี่เหลี่ยมค้านไม่เท่าจำนวนสี่โคเมนคังรูปที่ 6 (ซ้าย) จากรูปคังกล่าวพบว่า การสร้างโคเมนแบบอิสระนี้ ลักษณะรูปร่าง ของ smoothing domain ที่ได้จะมีลักษณะเป็นรูปสี่เหลี่ยมค้านไม่เท่าที่มีขนาคและรูปร่างแตกต่างกันอย่างไม่มีรูปแบบใค ๆ ซึ่ง



สังเกตเห็นได้ชัดเจนว่าพื้นที่ที่เกี่ยวข้องกับจุดต่อของเอลิเมนต์หลักจะมีความแปรผันมาก ทำให้ผลของการคำนวณมีค่าที่ไม่แน่นอน ควบคุมไม่ได้และมีโอกาสผิดพลาดสูง



เพื่อขจัดความไม่แน่นอนดังกล่าวออกไปจากการสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อย หลักการของ Unit cell จะถูกนำมาประยุกต์ใช้ โดยการสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อยในลักษณะที่ทำให้การกระจายตัวมีความสม่ำเสมอต่อเนื่องกันไปทั่วทั้งโดเมนของปัญหาที่กำลัง สนใจ การทำเช่นนี้ ทำให้ได้รูปแบบของ Smoothing domain ในลักษณะที่เรียกว่า Semi-unit cell ดังแสดงในรูปที่ 6 (ขวา)

# 4. ผลและการวิเคราะห์ผล (Results and Discussions)

ส่วนนี้จะกล่าวถึงผลของการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นในระนาบสองมิติโดยใช้คานยื่นปลายเป็นตัวอย่างสำหรับคำนวณค่า ของการเปลี่ยนตำแหน่ง (Displacement) ความเก้นตั้งฉาก (Normal stresses) และความเค้นเฉือน (Shear stresses) เพื่อเปรียบเทียบค่า จากการวิเคราะห์เชิงตัวเลขด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์ดังกล่าวกับค่าที่ได้ทางทฤษฎี (Exact solution) โดยมีการแบ่งจำนวนของเอ ลิเมนต์ทางแนวนอนต่อแนวตั้งออกเป็น 5 ชุด คือ 16x4, 24x6, 32x8, 40x10 และ 48x12 ตามลำดับ โดยในแต่ละชุดทำการสร้าง โดเมนสม่ำเสมอ (Smoothing domain) แบบสี่เหลี่ยมด้านไม่เท่า จำนวนสี่ส่วนย่อย อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักทุกเอลิเมนต์ การระบุ ตำแหน่งที่ทำการแบ่งเอลิเมนต์ย่อยเพื่อสร้างโดเมนสม่ำเสมอ (Smoothing domain) บนความยาวด้านของแต่ละเอลิเมนต์ ทำได้โดย กำหนดแบบทำการสุ่มในช่วงอัตราส่วน α คือ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ของความยาวด้านของเอลิเมนต์ ตามลำดับ ผลการ วิเคราะห์สามารถสรุปได้ดังต่อไปนี้

# 4.1 การเคลื่อนที่ของปลายคาน (Beam Tip Displacement)

ผลการวิเคราะห์ระขะการเคลื่อนตัวที่ปลายคานปัญหาตัวอย่างโดยวิธี CSFEM แบบ การใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อ สร้างโคเมนย่อยสม่ำเสมอจำนวนสี่ส่วนที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักรูปทรงเหลี่ยมสี่หน้า แสดงไว้ในตารางที่ 1 จากตารางดังกล่าว พบว่า ค่าผลเฉลยจากทฤษฎีมีค่าเท่ากับ 8.90 ในขณะที่ผลการคำนวณจากวิธี CSFEM ได้กำตอบที่แปรผันตาม อัตราส่วนของ α และ จำนวนของการแบ่งเอลิเมนต์ กล่าวคือ ผลการคำนวณจากวิธี CSFEM ลู่เข้าใกล้ค่าผลเฉลยจากทฤษฎีเมื่ออัตราส่วนของ α เพิ่มขึ้น ขณะที่จำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ ที่มากขึ้นทำให้ผลการคำนวณจากวิธี CSFEM เข้าใกล้ค่าผลเฉลยจากทฤษฎีเมื่ออัตราส่วนของ α Engineering Journal of Research and Development

Volume 32 Issue 3 July-September 2021

MECH		Encederal disc				
MESH	0.20-0.30	0.30-0.40	0.40-0.50	Exact solution		
16x4	-8.6932	-8.7866	-8.8308	-8.9000		
24x6	-8.8044	-8.8471	-8.8690	-8.9000		
32x8	-8.8469	-8.8708	-8.8824	-8.9000		
40x10	-8.8658	-8.8810	-8.8887	-8.9000		
48x12	-8.8763	-8.8869	-8.8922	-8.9000		

ตารางที่ 1 การเคลื่อนที่ของปลายคาน (Tip displacement (x10<sup>-3</sup> m))



รูปที่ 7 แสดงผลของการเปรียบเทียบการเปลี่ยนตำแหน่งที่ได้จากตารางที่ 1 กับก่าทางทฤษฎี ก่าร้อยละของความแตกต่าง เมื่อ พิจารณาจากจำนวนเอลิเมนต์ที่มีความหยาบมากสุคคือขนาด 16x4 จะพบว่า ที่อัตราส่วน α เท่ากับ 0.2-0.3 นั้น ผลการคำนวณมีก่า แตกต่างจากก่าทางทฤษฎีเท่ากับ 2.32 ในขณะที่ช่วงอัตราส่วน α เท่ากับ 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ผลการคำนวณก่าการเกลื่อนที่ปลาย คานจากวิธี CS-FEM มีก่าแตกต่างจากก่าทางทฤษฎีลดลงเป็นร้อยละ 1.27 และ 0.78 ตามลำดับ ในขณะที่เมื่อมีการเพิ่มจำนวนของเอ ลิเมนต์ให้มีความละเอียดมากขึ้นเป็น 48x12 จะมีก่าความแตกต่างจากก่าทางทฤษฎีเท่ากับร้อยละ0.33, 0.14 และ 0.11 ที่ α เท่ากับ 0.2-0.3, 0.3-0.4 และ 0.4-0.5 ตามลำดับ แสดงให้เห็นว่าก่าของการเปลี่ยนตำแหน่งนี้ จะลู่เข้าสู่ก่าทางทฤษฎีมากขึ้นเมื่อมีการเพิ่มขึ้น ของทั้งอัตราส่วน α และจำนวนการแบ่งเอลิเมนต์ที่มากขึ้น

# 4.2 ความเค้นตั้งฉาก (Normal stresses)

การวิเคราะห์เพื่อศึกษาค่าความเค้นตั้งฉากของคานปัญหาตัวอย่างนั้น เนื่องจาก σ<sub>yy</sub>(x,y) = 0 จึงใช้เพียงค่าของ σ<sub>xx</sub>(x,y) สำหรับทำการเปรียบเทียบผลการคำนวณจากวิธี CSFEM กับผลลัพธ์ทางทฤษฎีของคานตัวอย่างที่ระยะกึ่งกลางคาน L/2 โดยใช้ค่าความเก้นตั้งฉากทุกค่าที่คำนวณได้จากผิวบนสุด (+Y) ถึงผิวล่างสุด (-Y) การแบ่งจำนวนของเอลิเมนต์และค่าของ **α** ใช้ในลักษณะเดียวกันกับที่วิเคราะห์ในหัวข้อ 4.1 นั่นเอง

ผลการวิเคราะห์ค่าความเค้นตั้งฉากของคานปัญหาตัวอย่างโดยวิธี CSFEM แบบการใช้เอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าเพื่อสร้าง โคเมนย่อยสม่ำเสมอจำนวนสี่ส่วนที่อยู่ภายในเอลิเมนต์หลักรูปทรงเหลี่ยมสี่หน้ากับค่าที่ได้จากทฤษฎีจะถูกนำมาเปรียบเทียบ เหมือนในหัวข้อที่ผ่านมา จากผลการเปรียบเทียบของการเปลี่ยนตำแหน่งที่ปลายคาน พบว่า มีแนวโน้มลู่เข้าสู่ค่าทางทฤษฎีเมื่อมีการ เพิ่มค่าของจำนวนเอลิเมนต์หรือค่าของ α ค่าใดค่าหนึ่งหรือรวมกันทั้งสองแบบ ในกรณีความเค้นตั้งฉากของหน้าตัด ณ กึ่งกลาง คานก็เช่นเดียวกัน ค่าความเค้นที่ได้จากการวิเคราะห์ มีค่าลู่เข้าสู่ค่าทางทฤษฎีเมื่อมีการเพิ่มค่าของจำนวนเอลิเมนต์หรือค่าของ α ค่า ใดค่าหนึ่งหรือรวมกัน ทั่งสองแบบต่างกันตรงที่ตำแหน่งของจุดต่อหรือระยะในแนวดิ่งของหน้าตัดจะมีค่าโคออร์ดิเนตไม่เท่ากัน ขึ้นอยู่กับจำนวนของเอลิเมนต์ที่ใช้ในการแบ่ง ค่าความเค้นตั้งฉากของหน้าตัด ณ กึ่งกลางกานที่ระยะกึ่งกลางความยาวคานซึ่งนำมา พิจารณา แสดงได้ดังตารางที่ 2 และรูปที่ 8

**ตารางที่ 2** ค่าความเค้นตั้งฉากสำหรับโครงตาข่ายขนาดต่าง ๆ

	Mesh 16x4 Me										24x6		505		Mesh 32x8												
node									node	2		5	~	node													
a	1	2	3	4	5	1 <sup>u</sup>	1	l I	2	3	4	500	6	6 7		1	1 2		4	3	5	6	7	8	9		
0.2-0.3	-800.63	-488.3	0 14.8	494.49	9 809.24	0.2-0.3	3 -86	1.20 -	660.42	-333.95	2.14	336.43	656.05	863.80	0.2-0.3	-904.7	1 -742.	85 -493.9	6 -247.7	1 -4	.04 2	47.49	497.99	744.32	899.76		
0.3-0.4	-831.51	-486.4	3 3.43	491.6	1 825.44	0.3-0.	4 -88	7.21 -	661.93	-328.06	2.25	338.60	664.86	895.50	0.3-0.4	-921.3	9 -747.	33 -503.6	8 -249.9	5 -0	.20 2	47.89	496.59	749.38	922.37		
0.4-0.5	-872.25	-497.3	1 2.57	498.13	3 868.55	0.4-0.5	5 -913	3.50 -0	661.36	-331.26	0.66	337.26	669.03	913.73	0.4-0.5	-932.1	5 -742.	19 -495.3	0 -248.0	4 -0	.89 2	48.69	499.05	745.37	934.12		
Exact	-1000.00	-500.0	0.00	500.00	0 1000.00	Exac	-100	0.00 -	666.67	-333.33	0.00	333.33	666.67	1000.00	Exact	-1000.0	0 -750.	00 -500.0	0 -250.0	0 0.	00 2	50.00	500.00	750.00	1000.00		
-					Mesh 40x	(10				- J.	S.YE	YYS	MY	YYYY	2,55	)		Mesh 48x1	2								
~					r	ode				3	15BZ	~	node														
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	a	51	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13		
0.2-0.3	-927.78	-795.50	-595.20	-400.16	-199.62	-0.12 1	98.27	398.62	600.99	798.93	925.70	0.2-0.3	-936.4	5 -829.62	-665.75	-497.10	-329.68	-167.17 -	1.56 1	65.79	331.60	499.43	669.20	832.76	939.47		
0.3-0.4	-935.43	-798.04	-598.08	-401.36	-205.06	-2.90 1	97.82	398.14	600.76	797.44	931.58	0.3-0.4	-946.5	-834.60	-665.51	-496.96	-332.76	166.47	3.28 1	67.62	336.55	499.12	663.41	833.14	949.43		
0.4-0.5	-948.04	-801.16	-600.85	-398.81	-200.92	-2.75 1	97.26	401.59	598.85	798.36	949.52	0.4-0.5	-954.5	-830.71	-670.54	-502.13	-334.26	164.24	1.52 10	66.95	334.57	501.80	669.22	835.34	958.04		
Exact	-1000.00	-800.00	-600.00	-400.00	-200.00	0.00 2	00.00	400.00	600.00	800.00	1000.00	Exact	-1000.0	0 -833.33	-666.67	-500.00	-333.33	-166.67	0.00 1	66.67	333.33	500.00	666.6	833.33	1000.00		



# วิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา

# ปีที่ 32 ฉบับที่ 3 กรกฎาคม-กันยายน 2564

Engineering Journal of Research and Development

Volume 32 Issue 3 July-September 2021



จากตารางที่ 2 เพื่อความสะดวก ผู้เขียนจะใช้จุดต่อ 2 จุดซึ่งอยู่ถัดจากตำแหน่งผิวบนและผิวล่างของคานเข้ามาตามลำดับ สำหรับการเปรียบเทียบกับค่าของความเก้นตั้งฉากที่ได้จากทฤษฎี กล่าวคือ จุดต่อ 2, 4 (โครงตาข่าย 16x4) จุดต่อ2, 6 (โครงตาข่าย 24x6) จุดต่อ 2, 8 (โครงตาข่าย 32x8) จุดต่อ 2, 10 (โครงตาข่าย 40x10) และ จุดต่อ 2, 12 (โครงตาข่าย 48x12) ตามลำคับ ความ แตกต่างของก่าเฉลี่ยที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์เมื่อเทียบกับก่าที่ได้จากทฤษฎีของจุดต่อต่าง ๆ เหล่านี้ใน กรณีที่ α มีก่าอยู่ระหว่าง 0.2-0.3 พบว่ามีก่าเป็นร้อยละ 1.72, 1.26, 0.86, 0.35 และ 0.26 เมื่อโครงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีของ & มีค่าอยู่ระหว่าง 0.3-0.4 พบว่ามีก่าเป็นร้อยละ 2.20 , 0.49 , 0.19, 0.28 และ 0.06 สำหรับโกรงตาข่ายที่มี ขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีของ & ที่มีค่าอยู่ระหว่าง 0.4-0.5 พบว่า ความแตกต่างของก่าเฉลี่ยมีก่าเป็นร้อยละ 0.46, 0.22, 0.81, 0.03 และ 0.04 เมื่อโกรงตาข่ายมีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ตามลำดับ

## 4.3 ความเค้นเฉือนในระนาบ (Shear stresses)

ในลักษณะเดียวกันกับความเค้นตั้งฉากในหัวข้อที่ผ่านมา ความเค้นเฉือนในระนาบ  $\sigma_{_{xy}}(x,y)$  ก็สามารถแสดงผลได้ดัง ตารางที่ 3 โดยเปรียบเทียบค่าที่ได้จากการใช้ lpha ทั้ง 3 ค่ากับค่าที่ได้จากทฤษฎี ค่าความเค้นเฉือนมากสุดทางทฤษฎี เกิดขึ้น ณ ตำแหน่งกึ่งกลางของหน้าตัด (Y=0) ซึ่งมีค่าเท่ากับ -125 นิวตันต่อตารางเมตร

จากตารางที่ 3 พบว่า ความแตกต่างของค่าเฉลี่ยที่ได้จากการวิเคราะห์ด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์เปรียบเทียบกับค่าที่ได้จาก ทฤษฎีของจุดต่อต่าง ๆ ซึ่งอาศัยหลักการเดียวกันกับความเก้นตั้งฉากในหัวข้อที่ผ่านมา ในกรณีของ a มีค่าอยู่ระหว่าง 0.2-0.3 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 11.50, 5.26, 2.70, 1.18 และ 1.80 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 ในกรณีที่ a มี ค่าอยู่ระหว่าง 0.3-0.4 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 10.40, 3.63, 3.13, 1.53 และ 1.57 สำหรับโครงตาข่ายที่มีขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 เป็น 48x12 และในกรณีที่ a มีค่าอยู่ระหว่าง 0.4-0.5 พบว่ามีค่าเป็นร้อยละ 8.66, 5.63, 3.10, 2.11 และ 1.52 สำหรับโครงตาข่ายที่มี ขนาดเพิ่มขึ้นจาก 16x4 ถึง 48x12 ตามลำดับ ค่าต่าง ๆ ในตารางที่ 3 สามารถนำไปวาดกราฟความเก้นเฉือน ณ ตำแหน่งจุดต่อต่าง ๆ แยกตามจำนวนของโครงตาข่ายที่สร้างขึ้นมาบนกราฟเดียวกันกับค่าที่คำนวณได้ทางทฤษฎีแสดงได้ดังรูปที่ 9

ตารางที่ 3 ค่าความเค้นเฉือนสำหรับโครงตาข่ายขนาดต่าง ๆ

										2.5	99/1				III CY	157											
		Mesh	16x4							Mesh	24x6			1	Mesh 32x8												
~	node							6		node					23		$\mathcal{D}$	)	node								
u	1	2	3	4	5	٦ '	. –	1	2	3	4	5	6	~	a	I	2	2	3	4	5	6	7	8	9		
0.2-0.3	-42.20	-84.30	-110.6	2 -82.3	9 -47.0	67 0.2	-0.3 -	34.87	-63.99	-105.63	-118.43	-104.25	-67.04	-33.72	0.2-0.3	-24.2	38 -53	55 -9	1.81 -1	12.93 -	121.63	-114.55	-90.62	-51.49	-27.82		
0.3-0.4	-46.43	-84.76	-112.0	0 -81.2	2 -47.5	52 0.3	-0.4 -	36.29	-63.01	-104.57	-120.46	-103.75	-65.04	-33.53	0.3-0.4	-25.1	18 -52	.62 -9	0.15 -1	14.43 -	121.09	-114.03	-89.85	-52.16	-26.90		
0.4-0.5	-45.11	-80.00	-114.1	7 -82.1	0 -46.0	08 0.4	-0.5 -	32.86	-66.43	-105.49	-117.97	-105.37	-63.93	-33.15	0.4-0.5	-26.	33 -53	31 -9	1.13 -1	15.00 -	121.12	-112.80	-90.78	-52.98	-26.82		
Exact	0.00	-93.75	-125.0	0 -93.7	5 0.0	0 Ex	act	0.00	-69.44	-111.11	-125.00	-111.11	-69.44	0.00	Exact	0.0	0 -54	.69 -9.	3.75 -1	17.19 -	125.00	-117.19	-93.75	-54.69	<b>0.</b> 00		
					Mesh 4	0x10				$(\Box)$		Eg	Ê)	BE		$\bigcirc$		Mesh 4	8x12								
~						node			7/1/				গতত	25		7		22	node								
u	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	u	1	2	- 3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13		
0.2-0.3	-21.14	-44.61	-78.13	-102.94	-116.89	-123.52	-117.64	-103.41	-76.84	-42.22	-21.86	0.2-0.3	-18.15	-38,03	-67.93	-92.95	-110.01	-120.72	-122.75	-119.7	6 -110.1	1 -92.4	8 -67.62	-36.58	-18.90		
0.3-0.4	-22.09	-43.55	-77.16	-103.72	-117.69	-123.09	-117.62	-103.15	-77.88	-43.36	-22.46	0.3-0.4	-18.39	-36.24	-67.94	-92.45	-109.37	-120.88	-123.04	-120.7	2 -108.1	6 -92.4	6 -68.97	-36.75	-19.00		
0.4-0.5	-20.65	-42.71	-78.84	-102.34	-118.54	-122.37	-119.06	-102.51	-77.84	-43.17	-20.97	0.4-0.5	-18.09	-37.40	-67.51	-92.34	-109.14	-120.14	-123.10	-120.7	2 -109.8	7 -91.1	-67.98	-35.36	-19.10		
Exact	0.00	-45.00	-80.00	-105.00	-120.00	-125.00	-120.00	-105.00	-80.00	-45.00	0.00	Exact	0.00	-38.19	-69.44	-93.75	-111.11	-121.53	-125.00	-121.5	3 -111.1	1 -93.7	5 -69.44	-38.19	0.00		
## วิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา

### ปีที่ 32 ฉบับที่ 3 กรกฎาคม-กันยายน 2564

Engineering Journal of Research and Development

Volume 32 Issue 3 July-September 2021



#### 5. สรุปผล (Conclusions)

ผลจากการวิเคราะห์ปัญหาความเค้นของคานยื่นในระนาบ 2 มิติด้วยวิธีสมูทไฟในท์เอลิเมนต์จากการสร้างโคเมนสม่ำเสมอ 4 โคเมนย่อยภายในเอลิเมนต์ทรงเหลี่ยมสี่หน้าพบว่า ทั้งการเปลี่ยนตำแหน่งของปลายคาน (x = L) ความเค้นตั้งฉากรวมทั้งความเค้น เฉือนตลอดความลึกของหน้าตัดคาน ณ ระยะกึ่งกลาง (x = L/2) มีก่าลู่เข้าสู่ผลเฉลยแม่นตรงเมื่อทั้งก่าของ α และจำนวนของโครง ตาข่ายเพิ่มขึ้น โดยพบว่าการเพิ่มขึ้นของจำนวนโครงตาข่ายส่งผลต่อความแม่นยำในการกำนวณในระดับเดียวกันกับการเพิ่มขึ้นของ ก่า α ที่ใช้ ในกรณีของปัญหาความเก้นในระนาบสองมิติทั่ว ๆ ไปนั้น ข้อเท็จจริงดังกล่าว อาจไม่ส่งผลต่อการกำนวณอย่างชัดเจน ในกรณีนี้ แต่สำหรับในกรณีที่รูปทรงของปัญหาในการวิเคราะห์มีความไม่ต่อเนื่องกัน จนทำให้เกิดความเก้นชุมนุม (Stress concentration) ขึ้น หรือในบริเวณปลายรอยแตก (Cracks) ที่เกิด Stress singularity เป็นต้นนั้น สามารถลดเวลาโดยรวมของการ วิเคราะห์ลงได้ โดยทำการแบ่งเอลิเมนต์หลักในบริเวณที่กาดว่าจะเกิดความเก้นชุมนุมคังกล่าว ออกเป็นโดเมนสม่ำเสมอย่อย ที่มี อัตราส่วนของด้านไม่เท่ากัน α<sub>x</sub> ≠ α<sub>y</sub> ในขณะที่บริเวณอื่น ๆ ซึ่งอยู่ใกลออกไปจากบริเวณดังกล่าว และความเค้นชุมนุมไม่ส่งผล กระทบกับค่าที่กำนวณได้อย่างมีนัยสำคัญนั้น อาจพิจารณาใช้จำนวนเอลิเมนต์ที่น้อยกว่าควบคู่ไปกับการใช้โดเมนสม่ำเสมอย่อย แบบด้านคงที่ α<sub>x</sub> = α<sub>y</sub>อาจส่งผลให้การกำนวณที่ได้มีความถูกต้องและแม่นยำอยู่ในเกณฑ์ที่ขอมรับได้ในขณะที่ใช้เวลาในการ กำนวณน้อยลง เนื่องจากไม่ต้องทำการ โยงความสัมพันธ์ระหว่าง Physical element และ Parent element หรือกล่าวอีกนัยหนึ่งกือไม่ ต้องกำนวณหา่าดีเกตอมิเนนท์ของจาโดเบียนเมทริกซ์นั่นเอง สำหรับงานวิจัยในขั้นต่อไปนั้น ความสัมพันธ์ระหว่างรูปแบบของ การสร้างโดเมนสม่ำเสมอย่อยแบบ Semi-unit cell กับรูปทรงทางเรขาคณิตของปัญหาที่ใช้เอลิเมนต์แบบ RVE (Representative volume element) ร่วมกับเงื่อนไขขอบแบบซ้ำกัน (Periodic boundary conditions) ในการวิเคราะห์ เป็นสิ่งที่ควรศึกษาเพื่อหา แนวทางในการปรับปรูงวิธีการกำนวณเชิงตัวเลขด้วอวิธีสมูทไฟไนท์เอลิเมนต์ให้มีประสิทธิภาพที่ดียิ่งขึ้นไป

#### กิตติกรรมประกาศ

คณะผู้เขียนขอขอบคุณ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี สำหรับการสนับสนุนงานวิจัยในครั้งนี้

#### เอกสารอ้างอิง

- [1] Bathe K-J. Finite element procedures, Prentice hall. New Jersey. 1996.
- [2] Zienkiewicz OC, Taylor RL, Zhu JZ. The finite element method: its basis and fundamentals: Elsevier; 2005.
- [3] Hughes TJ. The finite element method: linear static and dynamic finite element analysis, Courier Corporation, 2012.
- [4] Liu, G.; Trung, N.T. Smoothed Finite Element Methods, CRC Press: Boca Raton, FL, USA, 2010.
- [5] Liu, G.R.; Dai, K.Y.; Nguyen, T.T. A smoothed finite element method for mechanics problems. Comput. Mech. 2007, 39, pp.859-877.
- [6] Dai K, Liu G, Nguyen T. An n-sided polygonal smoothed finite element method (nSFEM) for solid mechanics. *Finite elements in analysis and design*. 2007, 43(11-12), pp.847-60.
- [7] Liu G, Nguyen-Xuan H, Nguyen-Thoi T, Xu X. A novel Galerkin-like weak form and a superconvergent alpha finite element method (SαFEM) for mechanics problems using triangular meshes. *Journal of Computational Physics*. 2009, 228(11), pp.4055-87.
- [8] Liu G, Zhang G. A normed G space and weakened weak (W<sup>2</sup>) formulation of a cell-based smoothed point interpolation method. International *Journal of Computational Methods*, 2009, 6(01), pp.147-79.
- [9] Hamrani A, Habib SH, Belaidi I. CS-IGA: A new cell-based smoothed isogeometric analysis for 2D computational mechanics problems. Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering, 2017, 315, pp.671-690.
- [10] Wang D, Zhang H, Xuan J. A strain smoothing formulation for NURBS-based isogeometric finite element analysis. Science China Physics, Mechanics and Astronomy. 2012, 55(1), pp.132-140.
- [11] Bordas SP, Rabczuk T, Hung N-X, Nguyen VP, Natarajan S, Bog T, et al. Strain smoothing in FEM and XFEM. Computers & structures. 2010, 88(23-24), pp.1419-1443.

## วิศวกรรมสารฉบับวิจัยและพัฒนา

Engineering Journal of Research and Development

- [12] Nguyen-Xuan H, Nguyen-Thoi T. A stabilized smoothed finite element method for free vibration analysis of Mindlin-Reissner plates. Communications in Numerical Methods in Engineering. 2009, 25(8), pp.882-906.
- [13] Dai K, Liu G. Free and forced vibration analysis using the smoothed finite element method (SFEM). *Journal of Sound and Vibration*. 2007, 301(3-5), pp.803-820.
- [14] Natick, MATLAB. 9.7.0.1190202 (R2019b). Massachusetts, The MathWorks Inc., 2018.
- [15] Felippa CA. Introduction to finite element methods (Lecture note). University of Colorado. 2004.
- [16] Liu G-R. Meshfree methods: moving beyond the finite element method, Taylor & Francis, 2009.
- [17] Chen JS, Wu CT, Yoon S, You Y. A stabilized conforming nodal integration for Galerkin mesh-free methods. *International journal for numerical methods in engineering*, 2001, 50(2), pp.435-466.
- [18] Liu G. A generalized gradient smoothing technique and the smoothed bilinear form for Galerkin formulation of a wide class of computational methods. *International Journal of Computational Methods*. 2008, 5(02), pp.199-236.
- [19] Timoshenko S, Goodier J. Theory of Elasticity, 3rd ed, McGraw-Hill, New York. 1970.



# ประวัติผู้เขียน

ชื่อ – สกุล	นายวิเชียร จันทร์ชุม
วัน เดือน ปีเกิด	29 ตุลาคม 2524
ที่อยู่	87 หมู่ที่ 3 ตำบลแดนสงวน อำเภอระโนด จังหวัดสงขลา 90140
การศึกษา	ปริญญาตรี คณะวิศวกรรมศาสตร์ สาขาวิศวกรรมโยธา มหาวิทยาลัยขอนแก่น
ประสบการณ์การทำงาน	
2549-2558	วิศวกรโยธา บริษัท พีเคที เอ็นจิเนียริ่งเซอร์วิส จำกัด
2558-2559	วิศวกรโยธาปฏิบัติการ สำนักงานการปฏิรูปที่ดินเพื่อเกษตรกรรม
2559-ปัจจุบัน	วิศวกรโยธาปฏิบัติการ กรมชลประทาน
เบอร์โทรศัพท์	093-584-2644
อีเมล์	wichian_j@mail.rmutt.ac.th
	wic.jan@gmail.com

