



ภูมิหลังของทฤษฎีที่ใช้ในการวิเคราะห์

๓.๑ บทนำ

ในการวิเคราะห์พฤติกรรมของวัตถุเมื่อถูกแรงกระทำภายนอกตามทฤษฎีของกลศาสตร์นั้น สมการพื้นฐานซึ่งบรรยายพฤติกรรมของวัตถุ อยู่ในรูปของสมการดิฟเฟอเรนเชียล แบบพาร์เชียล ภายใต้เงื่อนไขขอบพื้นผิวของวัตถุ เรียกกันโดยทั่วไปว่า Boundary Value Problems in Mechanics การวิเคราะห์หาคำตอบแน่นอนของสมการชุดดังกล่าวจะเป็นไปได้ในกรณีที่เราคาดคิด และคุณสมบัติของวัตถุที่พิจารณา ประกอบกับเงื่อนไขขอบพื้นผิวอยู่ในรูปแบบง่าย ๆ เท่านั้น

ดังนั้นเราจึงนิยามหาคำตอบโดยประมาณของปัญหาดังกล่าว เมื่อเงื่อนไขที่กำหนดให้มีความซับซ้อน วิธีการหาคำตอบโดยประมาณมีด้วยกันหลายวิธีการต่างมุ่งหวังที่จะ เปลี่ยนรูปสมการดิฟเฟอเรนเชียลไปเป็นชุดของสมการเชิงเส้น ซึ่งสะดวกในการหาคำตอบโดยใช้เครื่องคำนวณคอมพิวเตอร์ วิธีการหนึ่งที่เรียกกันว่า วิธีการไฟไนท์เอลเมนต์ The Finite Element Method (F.E.M.) กำลังเป็นที่นิยมอย่างกว้างขวางในวงการของนักวิจัยระดับสูงและงานในทางปฏิบัติทั่วไป การวิเคราะห์พฤติกรรมของวัตถุในการวิจัยนี้จึงจะใช้วิธีการของไฟไนท์เอลเมนต์ เป็นรากฐาน

๓.๒ การวิเคราะห์ปัญหาทางกลศาสตร์โดยวิธีไฟไนท์เอลเมนต์ขั้นสูง

ย่อมเป็นที่ทราบกันดีว่าในการวิเคราะห์ปัญหาพฤติกรรมทางโครงสร้างซึ่งเป็นชนิดไร้เชิงเส้นนั้น กระทำได้โดยกฎวิเคราะห์แบบลำดับขั้น (Incremental Formulation) เท่านั้น จึงเป็นสิ่งจำเป็นที่จะต้องทราบถึงหลักการของการวิเคราะห์แบบดังกล่าว

๓.๒.๑ การวิเคราะห์แบบลำดับขั้นสำหรับพฤติกรรมทางโครงสร้างชนิดไร้เชิงเส้น

ในการวิเคราะห์แบบลำดับขั้นนี้ ลำดับของพฤติกรรมของวัตถุจะถูกแบ่งออกเป็นหลายสภาพสมดุล ได้แก่ $\Omega, \Omega', \dots, \Omega^n, \Omega^{n+1}, \dots, \Omega^f$ โดยที่

$^{\circ}\Omega$ คือสภาพสมดุลง่าย ณ จุดเริ่มต้นการเปลี่ยนรูปทรงของวัตถุ

$f\Omega$ คือสภาพสมดุลง่าย ณ จุดสุดท้ายของลำดับพฤติกรรม

$^n\Omega$ คือสภาพสมดุลง่าย ณ จุดปัจจุบันในการวิเคราะห์แบบลำดับขั้น

สมมติว่าตัวแปรทั้งหมดที่เกี่ยวข้อง เช่น สเตรซ, สเตรน และระยะเคลื่อน รวมทั้งประวัติการกระทำของแรง เป็นตัวทราบค่าจากการวิเคราะห์จนถึงสภาพสมดุลง่าย ณ จุดปัจจุบัน และค่าของตัวแปรเหล่านี้ในสภาพสมดุลง่าย ณ จุดต่อไปในการวิเคราะห์เป็นที่ต้องการ ดังนั้นเราจะเขียนสมการของพลังงานส่วนเพิ่มสมมุติ (Equations of Incremental Virtual Work) เพื่อแสดงความสมดุลง่ายของวัตถุ ณ จุด $^{n+1}\Omega$ อย่างไม่ก็คือสภาพของวัตถุที่จุด $^{n+1}\Omega$ ยังเป็นสิ่งไม่ทราบค่า ดังนั้นค่าของตัวแปรทั้งหมดจะต้องอ้างอิงถึงสภาพใดสภาพหนึ่งที่ทราบมาก่อนในลำดับการวิเคราะห์ โดยทั่วไปมักจะเลือกเอาสภาพสมดุลง่าย ณ จุดเริ่มต้น หรือสภาพสมดุลง่าย ณ จุดปัจจุบัน ซึ่งเราเรียกว่าเป็นวิธีการวิเคราะห์แบบลำดับขั้นชนิดลากรางจ์ และ ออยเลอร์ (Lagrangian and Eulerian) ตามลำดับ

เราอาจใช้วิธีการแบบฉบับเช่นที่กล่าวมาสำหรับการวิเคราะห์ในลำดับข้อ ๆ ไปจนกระทั่งได้สภาพสมดุลง่าย ณ จุดสุดท้าย $f\Omega$ ตามที่ต้องการได้

๓.๒.๒ พื้นฐานความรู้ทางกลศาสตร์ขั้นสูงที่จำเป็น

ตัวแปรซึ่งจำเป็นสำหรับการบรรยายพฤติกรรมของวัตถุภายใต้แรงกระทำมีอยู่ด้วยกัน ๓ ชุดคือ สเตรซ (S_{IJ}), สเตรน (E_{IJ}) และระยะเคลื่อน (U_I) เราอาจกล่าวได้ว่าชุดตัวแปรเหล่านี้เกี่ยวข้องกันโดยสมการความสัมพันธ์ซึ่งบรรยายกฎแห่งธรรมชาติดังต่อไปนี้ (6)

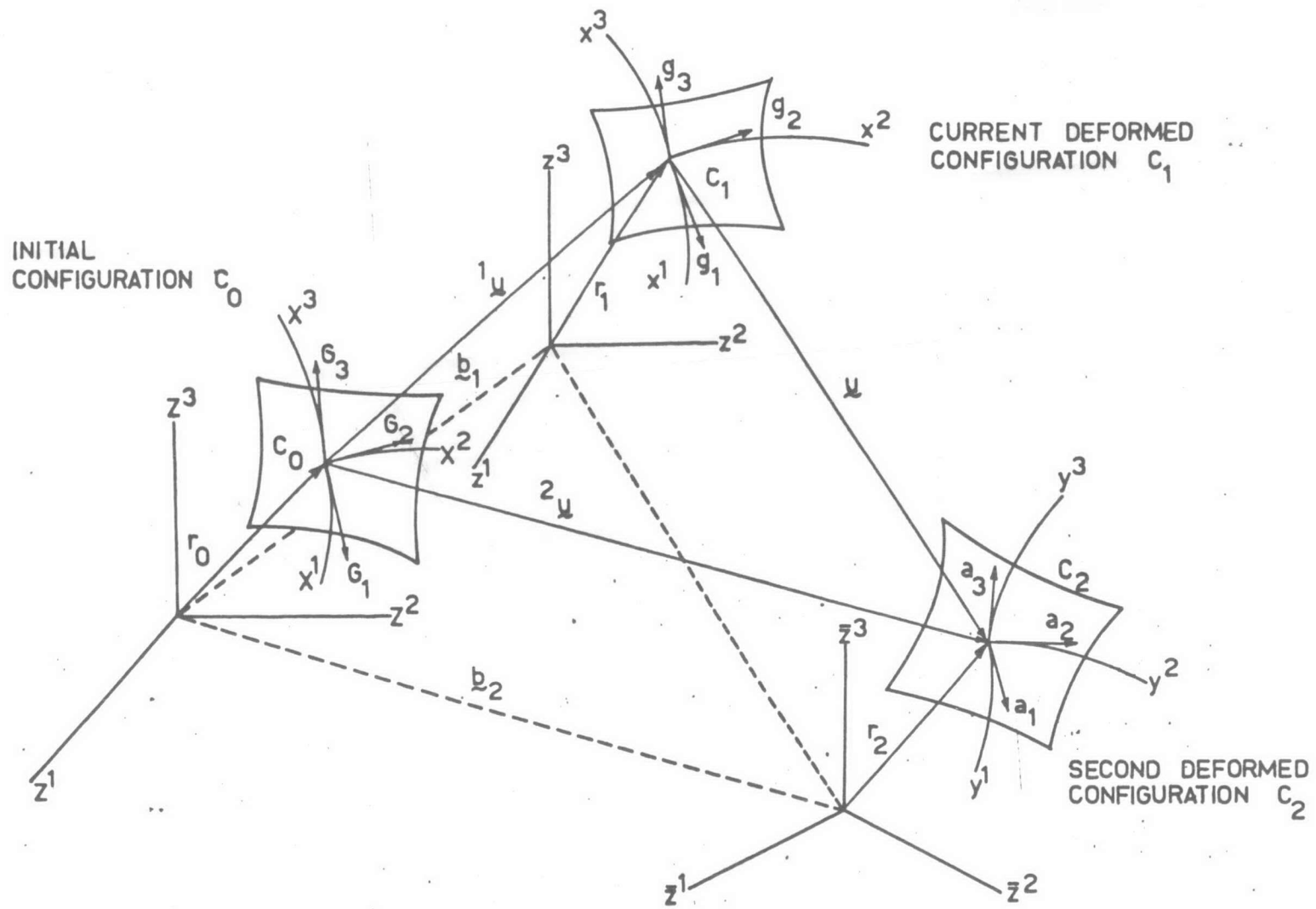
พิจารณารูปที่ ๓.๑ ซึ่งแสดงลำดับการเคลื่อนที่และเปลี่ยนรูปทรงของวัตถุ เราจะพิจารณาสภาพสมดุลง่ายของวัตถุที่ ๓ จุดด้วยกันคือ

ก. สภาพสมดุลง่าย ณ จุดเริ่มต้นและเป็นสภาพที่ตัวแปรทุกตัวอ้างอิงถึง, C_0

ข. สภาพสมดุลง่าย ณ จุดปัจจุบันซึ่งวัตถุได้เปลี่ยนรูปทรง, C_1

ค. สภาพสมดุลง่าย ณ จุดใกล้เคียงต่อจากจุดปัจจุบัน, C_2

ค่าของตัวแปร ณ สภาพสมดุลง่าย C_1 และ C_2 เขียนได้เป็น



รูปที่ ๓.๑ ลำดับการเคลื่อนที่และเปลี่ยนรูปร่างของวัตถุ

$$C_1 : {}^1S_{IJ}, {}^1E_{IJ}, {}^1u_I$$

$$C_2 : {}^2S_{IJ}, {}^2E_{IJ}, {}^2u_I$$

เมื่อตัวเลขมุมบนซ้ายมือของสัญลักษณ์ตัวแปรให้ความหมายว่าค่าตัวแปรในสภาพสมดุลตามหมายเลข
ด้วยหลักการของการวิเคราะห์แบบลำดับชั้นเราอาจเขียนได้ว่า

$${}^2S_{IJ} = {}^1S_{IJ} + S_{IJ}$$

$${}^2E_{IJ} = {}^1E_{IJ} + E_{IJ}$$

$${}^2u_I = {}^1u_I + u_I$$

004798 (๓.๑)

เมื่อ S_{IJ} , E_{IJ} และ u_I คือค่าตัวแปรสเตรซ, สเตรน และระยะเคลื่อนส่วนที่เพิ่มขึ้น เมื่อ
วัตถุเปลี่ยนสภาพสมดุลจาก C_1 ไปเป็น C_2 ตามลำดับ

๓.๒.๒.๑ Kinematic Relations คือชุดสมการซึ่งแสดงค่าของสเตรนในรูปของ
ระยะเคลื่อนเรียกกันโดยทั่วไปว่า Strain-displacement Relationships ได้แก่

$$E_{IJ} = e_{IJ} + \eta_{IJ} \quad (๓.๒ก)$$

เมื่อ $2e_{IJ} = u_{I|J} + u_{J|I} + u_{K|I} {}^1u_{K|J} + {}^1u_{K|I} u_{K|J}$ (๓.๒ข)

และ $2\eta_{IJ} = u_{K|I} u_{K|J}$ (๓.๒ค)

โดยที่เส้นตั้งระหว่างสัญลักษณ์ของดรรชนี หมายถึงการดิฟเฟอเรนเชียลเทียบกับแกนโคออร์ดิเนต
อ้างอิงที่ C_0

๓.๒.๒.๒ Equilibrium Relations โดย Principle of Virtual Work

คือชุดสมการแสดงความสมดุลของทุกจุดภายในวัตถุ ชุดสมการนี้เป็นความสัมพันธ์ในระหว่าง
ตัวแปรสเตรซ เราอาจสร้างสมการแสดงพฤติกรรมความสมดุลของวัตถุในรูปของการวิเคราะห์
แบบลำดับชั้นได้เป็น

$$\begin{aligned} & \int_V [S_{IJ} (\delta e_{IJ} + \delta \eta_{IJ}) + {}^1S_{IJ} \delta \eta_{IJ}] dv \\ & = \int_A \delta u_I \cdot {}^2t_I d\bar{a} + \int_V \delta u_I \cdot {}^2f_I d\bar{v} - \left[\int_A \delta u_I \cdot {}^1t_I d\bar{a} + \int_V \delta u_I \cdot {}^1f_I d\bar{v} \right] \end{aligned} \quad (๓.๓)$$

เมื่อ t_I และ f_I คือเวกเตอร์ของหน่วยแรงกระทำภายนอกและหน่วยแรงมวลตามลำดับ

A และ V คือพื้นที่และปริมาตรของวัตถุอ้างอิงกับสภาพสมดุล ณ จุดเริ่มต้น C_0

a และ v คือพื้นที่และปริมาตรของวัตถุอ้างอิงกับสภาพสมดุลปัจจุบัน ณ จุด C_1

\bar{a} และ \bar{c} คือพื้นที่และปริมาตรของวัตถุอ้างอิงกับสภาพสมดุลง ณ จุด C_2 และถ้าสัญลักษณ์ตัวแปรใดมีตัวเลขมุมซ้ายบนแสดงถึงค่าของตัวแปรในสภาพสมดุลง ณ จุดตามหมายเลขนั้น นอกจากนั้นสัญลักษณ์ δ หมายถึง การแปรผัน (Variation) ของตัวแปรนั้น

๓.๒.๒.๓ Constitutive Relations เนื่องจากทั้งสองชุดของสมการดังกล่าวข้างต้นมิได้เกี่ยวข้องกับชนิดของวัสดุที่ประกอบขึ้นเป็นวัตถุที่พิจารณา ดังนั้นชุดสมการที่เรียกว่า Constitutive relations นี้จึงใช้แสดงอิทธิพลของชนิดวัสดุออกมาในรูปของความสัมพันธ์ระหว่างสเตรซและสเตรน โดยมีข้อกำหนดต่าง ๆ ตามหลักเกณฑ์ของ Thermodynamics ถ้าวัสดุเป็นอีลาสติกเราอาจเขียนชุดสมการนี้ได้เป็น

$$S_{IJ} = C_{IJMN} E_{MN} \tag{๓.๔}$$

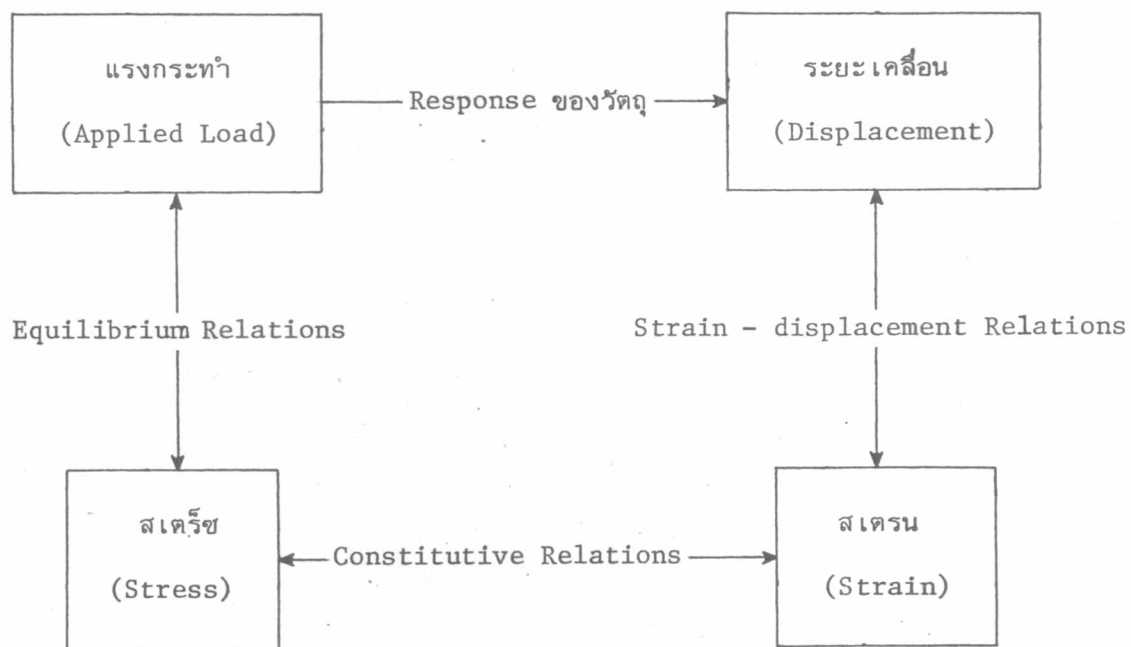
ในเมื่อ C_{IJMN} เป็นสัมประสิทธิ์อีลาสติกแสดงคุณสมบัติวัสดุ ความสัมพันธ์ในระหว่างตัวแปรทั้งสามชุดดังกล่าวมาแล้วอาจเขียนเป็นแผนภูมิได้ตามรูปที่ ๓.๒

๓.๓ การวิเคราะห์พฤติกรรมโดยใช้ตัวแปรระยะเคลื่อนเป็นหลัก

ในการวิเคราะห์พฤติกรรมของวัตถุใดจำเป็นต้องอาศัยชุดสมการแสดงความสัมพันธ์ระหว่างตัวแปรดังกล่าวแล้วในหัวข้อที่ ๓.๒ หากแต่ว่าในการปฏิบัติเรานิยมลดรูปของชุดสมการทั้งหมดให้อยู่ในรูปของตัวแปรเพียงชุดเดียว ซึ่งมักจะนิยมใช้ชุดตัวแปรระยะเคลื่อน ในกรณีนี้เราจะลดรูปชุดสมการความสัมพันธ์ทั้งสามลงเหลือเพียงชุดสมการ Equilibrium ในเทอมของตัวแปรระยะเคลื่อนได้ซึ่งจะให้ความสะดวกในการวิเคราะห์หาคำตอบโดยวิธีของไฟไนท์เอลเมนต์ วิธีการลดรูปชุดสมการความสัมพันธ์ดังกล่าวกระทำได้ดังนี้

เมื่อแทนสมการที่ (๓.๔) ลงในสมการที่ (๓.๓) ก็จะได้ชุดสมการไร้เชิงเส้นในตัวแปรไม่ทราบค่าของระยะเคลื่อน u_I ดังนี้

$$\int_V [C_{IJMN} e_{MN} \delta e_{IJ} + C_{IJMN} (e_{MN} \delta \eta_{IJ} + \eta_{MN} \delta e_{IJ}) + C_{IJMN} \eta_{MN} \delta \eta_{IJ} + {}^1S_{IJ} \delta \eta_{IJ}] dv = \int_A \delta u_I \cdot t_I d\bar{a} + \int_V \delta u_I \cdot f_I d\bar{c} - \left[\int_A \delta u_I \cdot {}^1t_I da + \int_V \delta u_I \cdot {}^1f_I dv \right] \tag{๓.๕}$$



รูปที่ ๓.๒ แผนภูมิแสดงความสัมพันธ์ระหว่างตัวแปรสเตรซ, สเตรน และระยะเคลื่อน

การหาคำตอบของสมการที่ (๓.๕) นั้นไม่อาจกระทำได้โดยตรงเพราะเป็นสมการ ไร้เชิงเส้น จึงจำเป็นต้องเปลี่ยนรูปให้อยู่ในชุดของสมการเชิงเส้นโดยการตั้งสมมติฐานเพื่อการ ประมาณดังนี้

ก. เป็นการเพียงพอที่จะสมมติว่าคุณสมบัติวัสดุเป็นไปตามกฎเกณฑ์ของสมการเชิงเส้นที่ (๓.๔)

ข. ในสมการที่ (๓.๕) เทอมซึ่งให้ความสัมพันธ์ไร้เชิงเส้นเป็นต้นว่า

$$C_{IJMN}(e_{MN} \delta_{IJ} + \eta_{MN} s e_{IJ})$$

$$C_{IJMN} \eta_{MN} \delta_{IJ}$$

สามารถละทิ้งได้ในขบวนการเปลี่ยนรูปเป็นสมการเชิงเส้น

ค. ถ้าการเปลี่ยนรูปทรงของวัตถุมีผลต่อแรงกระทำภายนอก เราอาจจะหาพลังงาน เนื่องจากแรงกระทำภายนอกที่สภาพสมดุลย์ของวัตถุ ณ จุด C_2 ได้โดยการประมาณเท่านั้น

ด้วยข้อสมมติฐานดังกล่าวจึงอาจจะสรุปได้ว่า ในการวิเคราะห์แบบลำดับขั้นนั้น เราอาจจะได้คำตอบสภาพวัตถุ ณ ตำแหน่ง C_1 ไม่อยู่ในสภาพสมดุลย์อย่างแท้จริง เพราะการเปลี่ยนสมการ ไร้เชิงเส้น (๓.๕) ให้อยู่ในรูปของสมการเชิงเส้นนั้นเป็นการประมาณ ซึ่งจะทำให้เกิดพลังงาน เหลืออยู่ $\delta^1 W_{res}$ (Residual Work) นั่นคือ

$$\delta^1 W_{res} = \int_A \delta u_I \cdot t_I da + \int_V \delta u_I \cdot f_I dv - \int_V \delta s_{IJ} s e_{IJ} dv \quad (๓.๖)$$

เพื่อที่จะป้องกันความผิดพลาดของคำตอบจากความไม่เป็นจริง ดังนั้นเราจึงควรจะบวกพลังงานที่เหลือ ตามสมการที่ (๓.๖) เข้ากับสมการพลังงาน (๓.๕) เพื่อใช้ในการวิเคราะห์แบบ Iterative

นอกจากนี้ถ้าเราสมมติว่าส่วนประกอบของแรงกระทำภายนอกสามารถกำหนดให้โดยอ้างอิง กับสภาพสมดุลย์เริ่มต้น C_0 ได้เสมอ เราจะได้จากการประมาณว่า

$$\int_A \delta u_I \cdot t_I d\bar{a} + \int_V \delta u_I \cdot f_I d\bar{v} \approx \int_A \delta u_I \cdot t_I dA + \int_V \delta u_I \cdot f_I dv \quad (๓.๗)$$

ดังนั้นสมการแสดงพฤติกรรมความสมดุลย์ของวัตถุในรูปของการวิเคราะห์แบบลำดับขั้นอาจเขียนได้เป็น

$$\int_V [C_{IJMN} e_{MN} s e_{IJ} + C_{IJMN} (e_{MN} \delta_{IJ} + \eta_{MN} s e_{IJ}) + C_{IJMN} \eta_{MN} \delta_{IJ} + \delta s_{IJ} \delta \eta_{IJ}] dv$$

$$= \int_A \delta u_I \cdot t_I dA + \int_V \delta u_I \cdot f_I dv - \int_V \delta s_{IJ} s e_{IJ} dv \quad (๓.๘)$$

สมการที่ (๓.๘) เป็นชุดของสมการเชิงเส้นในตัวแปรไม่ทราบค่าระยะเคลื่อน u_1 และเป็นพื้นฐานในการวิเคราะห์ด้วยวิธีไฟไนต์เอลเมนต์

๓.๔ การประยุกต์วิธีการของไฟไนต์เอลเมนต์สำหรับการวิเคราะห์พฤติกรรมซึ่งใช้ตัวแปรระยะเคลื่อนเป็นหลัก

การวิเคราะห์ด้วยวิธีไฟไนต์เอลเมนต์ต้องประกอบด้วยหลักการใหญ่ ๓ ข้อคือ

๓.๔.๑ การแยกออกเป็นส่วนย่อย (Discretization) ซึ่งได้แก่การแบ่งอาณาบริเวณของวัตถุที่ต้องการวิเคราะห์ออกเป็นส่วนย่อย ๆ เรียกว่า ไฟไนต์เอลเมนต์ โดยที่ส่วนย่อยเหล่านี้เชื่อมต่อกันที่จุดเรียกว่า Nodal points ดังแสดงในรูปที่ ๓.๓ แต่ละไฟไนต์เอลเมนต์มีคุณสมบัติว่า

$$u_K(x) = \phi^m(x) \hat{q}_{mK} \quad (๓.๙)$$

เมื่อ $u_K(x)$ คือส่วนประกอบของเวกเตอร์ระยะเคลื่อนที่จุดใด ๆ ภายในไฟไนต์เอลเมนต์เมื่อวัตถุอยู่ในสภาพสมดุลที่ C_α

$\phi^m(x)$ คือฟังก์ชันแห่งการประมาณ (Interpolation Functions) ที่จุด m ของ nodal point ในแต่ละไฟไนต์เอลเมนต์

\hat{q}_{mK} คือส่วนประกอบของเวกเตอร์ระยะเคลื่อนที่จุด m ของ nodal point ของแต่ละไฟไนต์เอลเมนต์

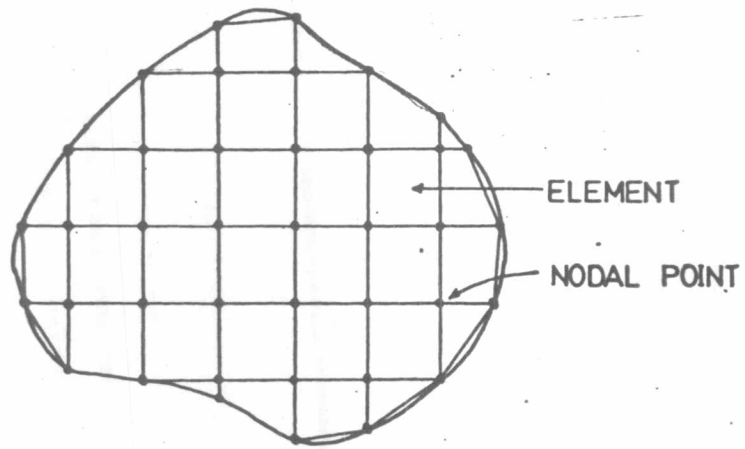
สมการนี้ให้ความหมายว่า ค่าระยะเคลื่อนของจุดใด ๆ ภายในไฟไนต์เอลเมนต์อาจหาได้โดยการประมาณจากค่าของระยะเคลื่อนที่เกิดขึ้นที่ nodal point ของไฟไนต์เอลเมนต์นั้น

สำหรับการวิจัยนี้ใช้ไฟไนต์เอลเมนต์ชนิด Isoparametric ดังนั้นระยะเคลื่อนส่วนเพิ่มระหว่างสภาพสมดุลของวัตถุที่จุด C_1 และ C_2 ในการวิเคราะห์แบบลำดับขั้น และโคออร์ดิเนตของจุดใด ๆ ภายในไฟไนต์เอลเมนต์จะเขียนได้ตามสมการที่ (๓.๙) เป็น

$$u_K(x) = \phi^m(x) \hat{q}_{mK} \quad (๓.๑๐ก)$$

$$x_K = \phi^m(x) \hat{x}_{mK} \quad (๓.๑๐ข)$$

$$\alpha x_K = \phi^m(x) \alpha \hat{x}_{mK} \quad , \quad \alpha = 1, 2 \quad (๓.๑๐ค)$$



รูปที่ ๓.๓ การแบ่งอาณาบริเวณของวัตถุเป็นไฟไนท์เอลเมนต์

เมื่อ \hat{q}_{mK} คือส่วนประกอบของเวกเตอร์ระยะเคลื่อนที่จุด m ของ nodal point ของแต่ละ
ไฟไนท์เอลเมนต์

\hat{x}_{mK} และ $\alpha \hat{x}_{mK}$ คือโคออร์ดิเนตของจุด nodal point ในสภาพสมมูลย์ของวัตถุที่จุด C_0
และ C_α ตามลำดับ

เมื่อแทนคุณสมบัติของไฟไนท์เอลเมนต์ตามสมการที่ (๓.๑๐ก) ลงในสมการแสดงพฤติกรรม
ความสมมูลย์ของวัตถุในรูปของการวิเคราะห์แบบลำดับชั้น (๓.๔) โดยอาศัยสมการที่ (๓.๒) จะได้

$$\delta \hat{q} \left[\{ K_L({}^1\hat{q}) + K_G({}^1s) \} \cdot \hat{q} \right] = \delta \hat{q} \cdot [{}^2P - {}^1R] \quad (๓.๑๑)$$

โดยที่ $\delta \hat{q} \cdot K_L \cdot \hat{q} = \int_{\text{vol}} C_{IJKL} e_{MN} \delta e_{IJ} dv \quad (๓.๑๑ก)$

$$\delta \hat{q} \cdot K_G \cdot \hat{q} = \int_{\text{vol}} {}^1s_{IJ} \delta \eta_{IJ} dv \quad (๓.๑๑ข)$$

$$\delta \hat{q} \cdot {}^1R = \int_{\text{vol}} {}^1s_{IJ} \delta e_{IJ} dv \quad (๓.๑๑ค)$$

$$\delta \hat{q} \cdot {}^2P = \int_A \delta u_I^2 t_I dA + \int_{\text{vol}} \delta u_I^2 f_I dv \quad (๓.๑๑ง)$$

สมการที่ (๓.๑๑) แสดงพฤติกรรมของไฟไนท์เอลเมนต์ในการวิเคราะห์แบบลำดับชั้น

จากสภาพสมมูลย์ที่จุด C_1 ไปสู่ C_2 สำหรับเมทริกซ์ที่ได้ในสมการดังกล่าวมีชื่อเรียกดังนี้

K_L เรียกว่า Linear Stiffness Matrix

K_G เรียกว่า Geometric Stiffness Matrix ซึ่งเป็นฟังก์ชันของสเตรชที่ลำดับ
ชั้น C_1

2P เรียกว่า Generalized Nodal Load คือเวกเตอร์รวมของหน่วยแรงกระทำ
ภายนอกและหน่วยแรงมวล

1R เรียกว่า Load Correction Vector คือเวกเตอร์ของหน่วยแรงที่ทำให้เกิด
สภาพสมมูลย์อย่างแท้จริง ณ จุด C_1

๓.๔.๒ การรวมส่วนย่อยโดยตรง (Direct Stiffness Assembling Process)

สมการที่ (๓.๑๑) แสดงพฤติกรรมของแต่ละไฟไนท์เอลเมนต์ เมื่อรวมสมการเหล่านี้
เข้าด้วยกันทั้งหมดตามวิธีการของ Direct Stiffness Process⁽⁷⁾ ก็จะประกอบกันเป็นชุด

สมการแสดงพฤติกรรมของวัตถุ ในตัวแปรไม่ทราบค่าระยะเคลื่อนที่จุด nodal point ทั้งหมดของวัตถุ ซึ่งเขียนได้เป็น

$$\delta q \left[\{\bar{K}_L + \bar{K}_G\} \cdot q \right] = \delta q \cdot [{}^2\bar{P} - {}^1\bar{R}] \quad (๓.๑๓)$$

โดยที่

$$\bar{K}_L = \sum_{e=1}^M K_L^{(e)}$$

$$\bar{K}_G = \sum_{e=1}^M K_G^{(e)}$$

$${}^2\bar{P} = \sum_{e=1}^M {}^2P^{(e)}$$

$${}^1\bar{R} = \sum_{e=1}^M {}^1R^{(e)}$$

เมื่อ $\sum_{e=1}^M$ แสดงถึงการรวมส่วนย่อยโดยตรงตามวิธีของ Direct Stiffness Assembling Process และ M หมายถึงจำนวนไฟไนท์เอลเมนต์ทั้งหมดที่ประกอบกันขึ้นเป็นวัตถุ

๓.๔.๓ การหาสภาพสมดุลของวัตถุโดย Minimization Process

สมการที่ (๓.๑๓) แสดงถึงพฤติกรรมความสมดุลของวัตถุในรูปของการแปรผันค่าระยะเคลื่อนที่จุด nodal point ทั้งหมดของวัตถุ ซึ่งการแปรผันนี้จะให้สภาพสมดุลของวัตถุที่แท้จริงสำหรับค่าระยะเคลื่อนที่ใด ๆ ก็ต่อเมื่อ

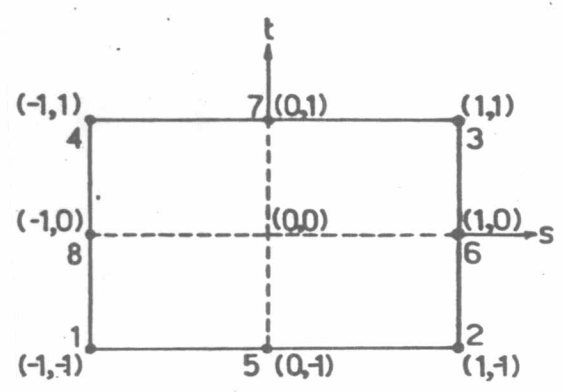
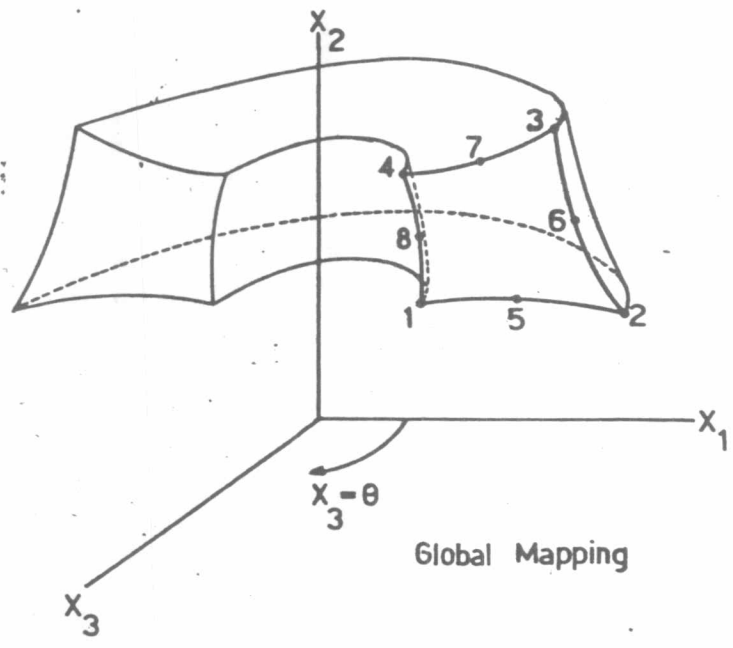
$$\{\bar{K}_L + \bar{K}_G\} \cdot q = {}^2\bar{P} - {}^1\bar{R} \quad (๓.๑๔)$$

ซึ่งเป็นชุดสมการเชิงเส้นในตัวแปรไม่ทราบค่าระยะเคลื่อนที่จุด nodal point ทั้งหมด การวิเคราะห์แบบลำดับขั้นสำหรับพฤติกรรมของวัตถุชนิดไร้เชิงเส้น อาจกระทำได้โดยอาศัยสมการที่ (๓.๑๔) นี้พร้อมด้วยวิธีการแบบ Iterative⁽⁶⁾ ชนิดของ Newton-Raphson

๓.๕ การสร้างเมทริกซ์สำหรับคุณสมบัติของไฟไนท์เอลเมนต์

๓.๕.๑ ไฟไนท์เอลเมนต์ชนิดสมมาตรรอบแกนและหน้าตัดสี่เหลี่ยม (Axisymmetric Quadrilateral Ring Element)

ไฟไนท์เอลเมนต์ที่จะพิจารณาประกอบด้วย 8 nodal points บนหน้าตัดสี่เหลี่ยมและมีความสมมาตรรอบแกนหมุน ทำให้เกิดเป็นรูปร่างทวนขึ้น ดังแสดงในรูปที่ ๓.๔ กรณีของสเตรน



รูปที่ ๓.๔ โฟลว์ไลน์ที่เอเลเมนต์ทรงกลมใน Global System และ Local System

และสเตรียชบนระนาบก็อาจประยุกต์นำไปใช้ได้โดยตรง

ก. ส่วนประกอบของสเตรียชและสเตรินประกอบด้วย

$$E_{IJ} = \langle E_{11} \quad E_{22} \quad 2E_{12} \quad E_{33} \rangle \quad (\text{ต.๑๕ก})$$

$$S_{IJ} = \langle S_{11} \quad S_{22} \quad S_{12} \quad S_{33} \rangle \quad (\text{ต.๑๕ข})$$

ข. ฟังก์ชันแห่งการประมาณสำหรับไฟไนท์เอลเมนต์ชนิดนี้ประกอบด้วย

$$\phi^m(s, t) = \frac{1}{4}(1+s.s_m)(1+t.t_m) - \frac{1}{4}(1+s.s_m)(1-t^2) - \frac{1}{4}(1-s^2)(1+t.t_m) \quad (\text{ต.๑๖ก})$$

เมื่อ $m = 1, \dots, 4$ และ $(s_m, t_m) = \pm 1$

และสำหรับจุด nodal point ที่กึ่งกลางด้าน

$$\phi^m(s, t) = \frac{1}{2}(1-s^2)(1+t.t_m) \quad , s_m = 0 \quad (\text{ต.๑๖ข})$$

$$\phi^m(s, t) = \frac{1}{2}(1+s.s_m)(1-t^2) \quad , t_m = 0 \quad (\text{ต.๑๖ค})$$

เมื่อ $m = 5, \dots, 8$ ซึ่งในรูปของเมทริกซ์เขียนได้เป็น

$$\phi = \left\{ \begin{array}{l} \frac{1}{4}(1-s)(1-t) - \frac{1}{4}(1-s)(1-t^2) - \frac{1}{4}(1-s^2)(1-t) \\ \frac{1}{4}(1+s)(1-t) - \frac{1}{4}(1+s)(1-t^2) - \frac{1}{4}(1-s^2)(1-t) \\ \frac{1}{4}(1+s)(1+t) - \frac{1}{4}(1+s)(1-t^2) - \frac{1}{4}(1-s^2)(1+t) \\ \frac{1}{4}(1-s)(1+t) - \frac{1}{4}(1-s)(1-t^2) - \frac{1}{4}(1-s^2)(1+t) \\ \frac{1}{2}(1-s^2)(1-t) \\ \frac{1}{2}(1+s)(1-t^2) \\ \frac{1}{2}(1-s^2)(1+t) \\ \frac{1}{2}(1-s)(1-t^2) \end{array} \right\} \quad (\text{ต.๑๖ง})$$

ค. ความสัมพันธ์ระหว่างสเตรินและระยะเคลื่อน สเตรินอาจแยกออกได้เป็นส่วน

เชิงเส้นและส่วนไรเชิงเส้นดังนี้

$$\begin{Bmatrix} E_{11} \\ E_{22} \\ 2E_{12} \\ E_{33} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} e_{11} \\ e_{22} \\ 2e_{12} \\ e_{33} \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} \eta_{11} \\ \eta_{22} \\ 2\eta_{12} \\ \eta_{33} \end{Bmatrix} \quad (\text{ต.๑๗})$$

สำหรับส่วนไว้เชิงเส้นนั้นจะพบว่าสามารถสร้างความสัมพันธ์กับระยะเคลื่อนได้โดยตรง ส่วนสเตรนเชิงเส้นนั้นเขียนในรูปของระยะเคลื่อนได้ดังนี้

$$e = {}^1F \cdot u_0$$

$$\text{เมื่อ } {}^1F = \begin{bmatrix} \left(1 + \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_1}\right) & 0 & \frac{\partial^1 u_2}{\partial x_1} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_2} & 0 & \left(1 + \frac{\partial^1 u_2}{\partial x_2}\right) & 0 \\ \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_2} & \left(1 + \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_1}\right) & \left(1 + \frac{\partial^1 u_2}{\partial x_2}\right) & \frac{\partial^1 u_2}{\partial x_1} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \left(1 + \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_1}\right) \end{bmatrix} \quad (\text{ท.๑๘ก})$$

$$\text{และ } u_0^T = \left\langle \frac{\partial u_1}{\partial x_1} \quad \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \quad \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \quad \frac{\partial u_2}{\partial x_2} \quad \frac{u_1}{x_1} \right\rangle \quad (\text{ท.๑๘ข})$$

เนื่องจากอนุพันธ์ของระยะเคลื่อน $u_{I|J}$ และ ${}^1u_{I|J}$ สัมพันธ์กับระยะเคลื่อนที่ nodal point โดยสมการที่ (๓.๔) ดังนั้นจึงเขียนได้ว่า

$$u_0 = N \cdot q \quad (\text{ท.๑๘ก})$$

$$\text{หรือ } \begin{Bmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} \\ \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_2} \\ \frac{u_1}{x_1} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \phi_{,x_1}^T & 0 \\ \phi_{,x_2}^T & 0 \\ 0 & \phi_{,x_1}^T \\ 0 & \phi_{,x_2}^T \\ \phi_{,x_1}^T & 0 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix} \quad (\text{ท.๑๘ข})$$

เมื่อ , หมายถึงการหาอนุพันธ์เทียบกับ

$$\text{และ } {}^1u_0 = N \cdot {}^1q \quad (\text{ท.๒๐ก})$$

$$\text{เมื่อ } {}^1u_0^T = \left\langle \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_1} \quad \frac{\partial^1 u_1}{\partial x_2} \quad \frac{\partial^1 u_2}{\partial x_1} \quad \frac{\partial^1 u_2}{\partial x_2} \quad \frac{{}^1u_1}{x_1} \right\rangle \quad (\text{ท.๒๐ข})$$

ดังนั้นเราจึงสามารถเขียนส่วนสเตรนเชิงเส้นในรูปของตัวแปรระยะเคลื่อนที่ nodal point ได้เป็น

$$e = {}^1F \cdot N \cdot q = B \cdot q \quad (\text{ท.๒๐๑})$$

ง. Jacobian Transformation ในแมทริกซ์ N ซึ่งได้มาตามสมการที่ (๓.๑๙) นั้น จะต้องอาศัยการหาอนุพันธ์ของฟังก์ชันแห่งการประมาณ $\phi^m(s,t)$ เทียบกับโคออร์ดิเนต X_1 และ X_2 : ดังนั้นจึงจำเป็นต้องใช้ Jacobian Transformation ในการหาอนุพันธ์ดังกล่าวดังนี้

เมื่อพิจารณาจากกฎลูกโซ่แห่งการหาอนุพันธ์จะได้ว่า

$$\begin{Bmatrix} \frac{\partial}{\partial s} \\ \frac{\partial}{\partial t} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} X_{1,s} & X_{2,s} \\ X_{1,t} & X_{2,t} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \frac{\partial}{\partial X_1} \\ \frac{\partial}{\partial X_2} \end{Bmatrix} \quad (๓.๒๒)$$

หรือในส่วกลับ

$$\begin{Bmatrix} \frac{\partial}{\partial X_1} \\ \frac{\partial}{\partial X_2} \end{Bmatrix} = \frac{1}{\det J} \begin{bmatrix} X_{2,t} & -X_{2,s} \\ -X_{1,t} & X_{1,s} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \frac{\partial}{\partial s} \\ \frac{\partial}{\partial t} \end{Bmatrix} \quad (๓.๒๓)$$

เมื่อ $\det J = X_{1,s} X_{2,t} - X_{1,t} X_{2,s}$ (๓.๒๔)

ตามสมการที่ (๓.๑๐) เราได้ว่า

$$\begin{aligned} X_{1,s} &= \phi_{,s}^T \hat{X}_1 & , & & X_{1,t} &= \phi_{,t}^T \hat{X}_1 \\ X_{2,s} &= \phi_{,s}^T \hat{X}_2 & , & & X_{2,t} &= \phi_{,t}^T \hat{X}_2 \end{aligned} \quad (๓.๒๕)$$

เมื่อแทนสมการที่ (๓.๒๕) ลงในสมการที่ (๓.๒๓) จะได้

$$\begin{aligned} \det J &= \hat{X}_1^T \phi_{,s} \phi_{,t}^T \hat{X}_2 - \hat{X}_1^T \phi_{,t} \phi_{,s}^T \hat{X}_2 \\ &= \hat{X}_1^T [\phi_{,s} \phi_{,t}^T - \phi_{,t} \phi_{,s}^T] \hat{X}_2 \\ &= \hat{X}_1^T \cdot P \cdot \hat{X}_2 = -\hat{X}_2^T \cdot P \cdot \hat{X}_1 \end{aligned} \quad (๓.๒๖)$$

เมื่อ $P = \phi_{,s} \phi_{,t}^T - \phi_{,t} \phi_{,s}^T = -P^T$ (๓.๒๗)

เพราะฉะนั้น $\phi_{,X_1}^T$, $\phi_{,X_2}^T$ จึงสามารถคำนวณได้ตามสมการ (๓.๒๓) ดังนี้

$$\phi_{,X_1} = \frac{1}{\det J} [X_{2,t} \phi_{,s}^T - X_{2,s} \phi_{,t}^T] \quad (๓.๒๘)$$

แทนค่าสำหรับ $X_{2,t}$ และ $X_{2,s}$ จากสมการ (๓.๒๕) ก็จะได้

$$\begin{aligned}
\phi_{,x_1} &= \frac{1}{\det J} \left[\hat{x}_2^T \phi_{,t} \phi_{,s}^T - \hat{x}_2^T \phi_{,s} \phi_{,t}^T \right] \\
&= \frac{1}{\det J} \hat{x}_2^T \left[\phi_{,t} \phi_{,s}^T - \phi_{,s} \phi_{,t}^T \right] \\
&= - \frac{1}{\det J} \hat{x}_2^T \cdot P
\end{aligned} \tag{๓.๒๘}$$

ในทำนองเดียวกัน

$$\phi_{,x_2} = \frac{1}{\det J} \hat{x}_1^T \cdot P \tag{๓.๓๐}$$

นอกจากนี้ยังได้ว่า ดิฟเฟอเรนเชียลของปริมาตร dV มีค่าเป็น

$$dV = (\det J) x_1 dx_3 ds dt \tag{๓.๓๑}$$

๓.๕.๒ รูปสำเร็จของเมทริกซ์สำหรับคุณสมบัติของไฟไนท์เอลเมนต์

การสร้างเมทริกซ์แสดงคุณสมบัติของไฟไนท์เอลเมนต์สำหรับการวิเคราะห์ตามสมการที่ (๓.๑๔) กระทำได้ด้วยการหาค่าของอินทิเกรตต่าง ๆ สามสมการที่ (๓.๑๒) และคุณสมบัติต่าง ๆ ของไฟไนท์เอลเมนต์ตามหัวข้อที่ ๓.๕.๑ ซึ่งในการอินทิเกรตบนปริมาตรของไฟไนท์เอลเมนต์จะใช้วิธีการประมาณของ Gaussian Quadrature Formulas⁽⁶⁾ ดังนี้

ก. Linear Stiffness Matrix ตามสมการที่ (๓.๑๒ก) ได้ว่า

$$K_L = \int_V B^T \cdot C \cdot B \, dV \tag{๓.๓๒}$$

ซึ่งจะเขียนในรูปของการอินทิเกรตในโคออร์ดิเนต s และ t ได้เป็น

$$K_L = \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 B^T \cdot C \cdot B \det J x_1 \, ds dt \tag{๓.๓๓}$$

และโดยการประมาณตามสูตรของ Gaussian Quadrature มีค่า

$$\begin{aligned}
K_L &= \sum_j \sum_k w_j w_k \left[B^T(s_j, t_k) \cdot C(s_j, t_k) \cdot B(s_j, t_k) \right] \\
&\quad \det J(s_j, t_k) x_1(s_j, t_k)
\end{aligned} \tag{๓.๓๔}$$

โดยที่ w_j, w_k คือ Weight Functions

ข. Geometric Stiffness Matrix ตามสมการที่ (๓.๑๒ข) ได้ว่า

$$s \hat{q} \cdot K_G \cdot \hat{q} = \int_V s_{IJ} \delta \eta_{IJ} \, dV \tag{๓.๓๕}$$

โดยที่ส่วนประกอบสเตรนชนิดไร้เชิงเส้น η_{IJ} เขียนได้เป็น

$$\begin{cases} \eta_{11} \\ \eta_{22} \\ 2\eta_{12} \\ \eta_{33} \end{cases} = \begin{cases} \frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial u_1}{\partial x_1} \right)^2 + \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_1} \right)^2 \right] \\ \frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial u_1}{\partial x_2} \right)^2 + \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_2} \right)^2 \right] \\ \left[\frac{\partial u_1}{\partial x_1} \frac{\partial u_1}{\partial x_2} + \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \frac{\partial u_2}{\partial x_2} \right] \\ \frac{1}{2} \left(\frac{u_1}{x_1} \right)^2 \end{cases} \quad (๓.๓๖)$$

ซึ่งสามารถทำให้อยู่ในรูปสมมาตรกับ ${}^1S_{IJ}$ ได้ดังนี้

$$\begin{aligned} 2{}^1S_{IJ}\eta_{IJ} &= \begin{pmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} & \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \end{pmatrix} \begin{bmatrix} {}^1S_{11} & {}^1S_{12} \\ {}^1S_{21} & {}^1S_{22} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} \\ \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \end{Bmatrix} \\ &+ \begin{pmatrix} \frac{\partial u_2}{\partial x_1} & \frac{\partial u_2}{\partial x_2} \end{pmatrix} \begin{bmatrix} {}^1S_{11} & {}^1S_{12} \\ {}^1S_{21} & {}^1S_{22} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_2} \end{Bmatrix} \\ &+ \left\langle \frac{u_1}{x_1} \right\rangle {}^1S_{33} \left\langle \frac{u_1}{x_1} \right\rangle \end{aligned} \quad (๓.๓๗)$$

หรือ $2{}^1S_{IJ}\eta_{IJ} = u_0^T \cdot {}^1\hat{S} \cdot u_0 \quad (๓.๓๘)$

เมื่อ u_0 หาได้จากสมการที่ (๓.๑๔) และ ${}^1\hat{S}$ คือ

$${}^1\hat{S} = \begin{bmatrix} {}^1S_{11} & {}^1S_{12} & 0 & 0 & 0 \\ {}^1S_{21} & {}^1S_{22} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & {}^1S_{11} & {}^1S_{12} & 0 \\ 0 & 0 & {}^1S_{21} & {}^1S_{22} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & {}^1S_{33} \end{bmatrix} \quad (๓.๓๙)$$

ถ้าแทน u_0 ตามสมการที่ (๓.๑๔) ลงในสมการที่ (๓.๓๘) จะได้ผลลัพธ์เป็น

$${}^1S_{IJ}\eta_{IJ} = \frac{1}{2} q^T [N]^T [{}^1\hat{S}] [N] q \quad (๓.๔๐)$$

เมื่อทำการแปรผันของสมการที่ (๓.๔๐) จะได้ว่า

$${}^1s_{IJ} \delta \eta_{IJ} = \delta q^T [N]^T [{}^1\hat{S}] [N] q \quad (๓.๔๑)$$

ดังนั้น geometric stiffness matrix จึงเขียนได้ในรูปที่มีความสมมาตรเป็น

$$K_G = \int_{\text{vol}} [N]^T [{}^1\hat{S}] [N] dv \quad (๓.๔๒)$$

หรือ

$$K_G = \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 [N]^T [{}^1\hat{S}] [N] \det J \cdot x_1 ds dt \quad (๓.๔๓)$$

ซึ่งโดยการประมาณมีค่าเป็น

$$K_G = \sum_j \sum_k w_j w_k \left[N^T(s_j, t_k) \cdot {}^1\hat{S}(s_j, t_k) \cdot N(s_j, t_k) \right] \det J(s_j, t_k) \cdot x_1(s_j, t_k) \quad (๓.๔๔)$$

ค. Equivalent Nodal Load Vector 1R for Equilibrium Correction

เวกเตอร์ของหน่วยแรงที่ทำให้เกิดสภาพสมดุลแท้จริง เขียนได้ตามสมการที่ (๓.๑๒ค) เป็น

$$\delta q^T {}^1R = \int_{\text{vol}} {}^1s_{IJ} \delta e_{IJ} dv \quad (๓.๔๕)$$

นั่นคือ

$${}^1R = \int_{\text{vol}} B^T \cdot {}^1s dv \quad (๓.๔๖)$$

โดยที่

$$\langle {}^1s \rangle = \langle {}^1s_{11} \quad {}^1s_{22} \quad {}^1s_{12} \quad {}^1s_{33} \rangle \quad (๓.๔๗)$$

และในโคออร์ดิเนต s, t เขียนได้เป็น

$${}^1R = \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 B^T \cdot {}^1s \det J \cdot x_1 ds dt \quad (๓.๔๘)$$

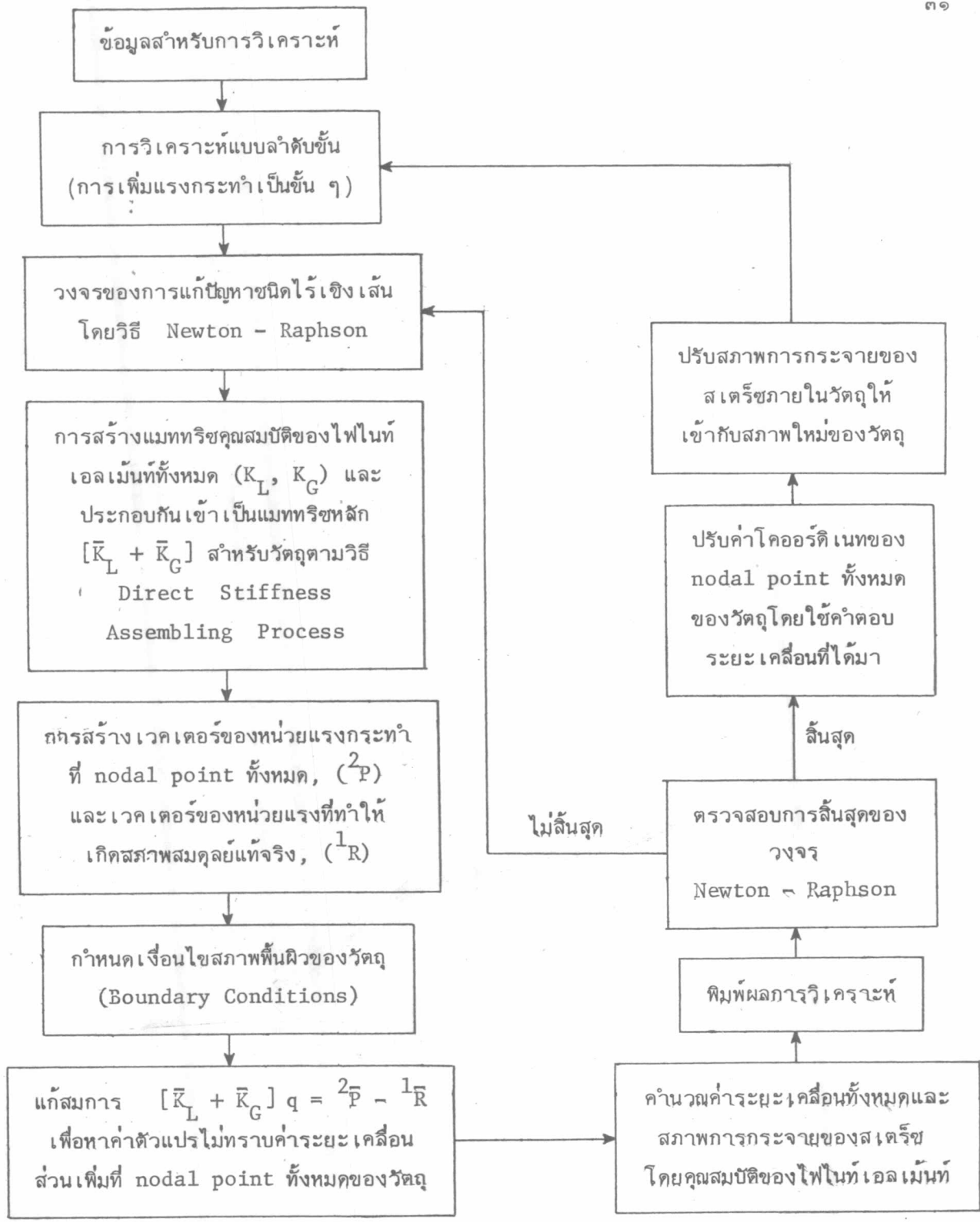
ซึ่งในการอินทิเกรตโดยประมาณมีค่าเท่ากับ

$${}^1R = \sum_j \sum_k w_j w_k \left[B^T(s_j, t_k) \cdot {}^1s(s_j, t_k) \right] \det J(s_j, t_k) \cdot x_1(s_j, t_k) \quad (๓.๔๙)$$

ง. Consistent Nodal Load Vector เป็นเวกเตอร์ที่ได้จากการหาค่าแรง

กระทำภายนอกซึ่งกระทำที่ nodal point ต่าง ๆ ของไฟไนต์เอลเมนต์ตามวิธีการเบื้องต้นของวิธีการไฟไนต์เอลเมนต์ (6)

การวิเคราะห์ด้วยวิธีไฟไนท์เอลเมนต์แบบลำดับชั้นที่ได้กล่าวมาทั้งหมดนี้ เราสามารถเขียนโปรแกรมคอมพิวเตอร์เพื่อทำการคำนวณโดยมีขั้นตอนต่าง ๆ แสดงในแผนภูมิรูปที่ ๓.๕



รูปที่ ๓.๕ แผนภูมิของโปรแกรมคอมพิวเตอร์สำหรับการวิเคราะห์โดยวิธีไฟไนต์ เอลเมนต์แบบลำดับชั้น