

## บทที่ 3



## วิธีการประดิษฐ์สมการไฟไนต์เอลิเมนต์

## บทนำ

ในการแก้ปัญหาทางด้านกลศาสตร์ของของแข็ง ( solid mechanics ) โดยทั่วไปจะเริ่มมาจากการสร้างสมการเชิงอนุพันธ์ ( differential equation ) หรือ สมการอินทิกรัล ( integral equation ) ที่สามารถอธิบายสถานะของความสมดุลภายใต้แรงกระทำทั้งจากภายนอกและภายใน การที่จะหาผลเฉลยแม่นยำตรง ( exact solution ) จากสมการเหล่านี้โดยวิธีการเชิงวิเคราะห์ ( analytical method ) อาจทำได้ยาก หรือทำไม่ได้เลย ดังนั้นจึงได้มีการคิดค้นวิธีการหาผลเฉลยโดยประมาณ ( approximate methods ) ซึ่งมีอยู่หลายวิธีการ แต่ในที่นี้จะใช้วิธีการที่เรียกว่า ไฟไนต์เอลิเมนต์ ( finite element method )

ในปัญหาใดๆ จะประกอบด้วยสมการเชิงอนุพันธ์ และเงื่อนไขที่ขอบเขต ( boundary condition ) ซึ่งมีค่าผลเฉลยแม่นยำตรงที่ประกอบไปด้วยค่าของตัวแปรต่างๆกัน ตามตำแหน่งต่างๆบนรูปร่างลักษณะของปัญหานั้นๆ ค่าเหล่านี้มีจำนวนมากถึงอนันต์ค่า ซึ่งในทางปฏิบัติไม่สามารถทำได้ ดังนั้น หลักการของไฟไนต์เอลิเมนต์ จึงถูกคิดค้นขึ้นมาเพื่อเปลี่ยนค่าที่มีจำนวนอนันต์มาเป็นค่าโดยประมาณที่มีจำนวนนับได้ ( finite ) โดยการแทนรูปร่างลักษณะของปัญหาด้วยเอลิเมนต์ ( elements ) ขนาดต่างๆกัน ในวิธีการนี้ค่าผลเฉลยของแต่ละเอลิเมนต์จำเป็นต้องสอดคล้อง ( satisfy ) กับสมการเชิงอนุพันธ์ และเงื่อนไขขอบเขตที่กำหนดมาให้ในปัญหานั้นๆ หลักการของวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์จะเริ่มต้นจากการพิจารณา เอลิเมนต์ทีละเอลิเมนต์ และทำการสร้างสมการสำหรับแต่ละเอลิเมนต์ โดยมีพื้นฐานที่ว่า สมการที่สร้างขึ้นมานั้น จำเป็นต้องสอดคล้องกับสมการเชิงอนุพันธ์ของปัญหานั้น จากนั้นจึงนำสมการของแต่ละเอลิเมนต์มารวมกันเป็นระบบสมการใหญ่ ซึ่งในความหมายทางกายภาพก็คือการนำทุกเอลิเมนต์มารวมกันเป็นรูปร่างลักษณะทั้งหมดของปัญหา จากนั้นจึงทำการกำหนดเงื่อนไขขอบเขตที่ให้มาเข้าไปในระบบสมการ

ใหญ่แล้วทำการแก้สมการ

จากหลักการของวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์ จะเห็นได้ว่า ความแม่นยำของค่าผลเฉลย โดยประมาณที่คำนวณได้นั้น จะขึ้นอยู่กับขนาดและจำนวนของเอลิเมนต์ที่ใช้ และนอกจากนี้ยังขึ้นอยู่กับรูปแบบของฟังก์ชันการประมาณภายใน ( interpolation function ) ที่ใช้กับแต่ละเอลิเมนต์

### การสร้างสมการอินทิกรัล

การสร้างสมการอินทิกรัลในที่นี้จะใช้หลักการของงานเสมือน ( virtual work ) จาก

สมการความสมดุล (2.40)  $\frac{\partial s_{ij}}{\partial x_i} = 0 = A(\bar{u})$  โดย  $\{\bar{u}\}$  เป็นระยะเคลื่อนตัว ( displacement ) กำหนดให้  $\delta\bar{u}_i$  เป็นฟังก์ชันถ่วงน้ำหนัก ( weighting function )

$$\{\delta\bar{u}\} = \begin{Bmatrix} \delta u \\ \delta v \\ \delta w \end{Bmatrix} \quad (3.1)$$

$$\int_V \frac{\partial s_{ij}}{\partial x_i} \delta\bar{u}_i dV = 0 \quad (3.2)$$

อินทิเกรตบายพาส ( by pass )

$$\int_V s_{ij} \frac{\partial(\delta\bar{u}_i)}{\partial x_i} dV - \int_V \frac{\partial}{\partial x_i} (s_{ij} \delta\bar{u}_i) dV = 0 \quad (3.3)$$

ใช้ทฤษฎีไดเวอร์เจน ( divergence theorem )

$$\int_V s_{ij} \delta E_{ij} dV - \int_S F_i \delta \bar{u}_i dS = 0 \quad (3.4)$$

ในที่นี้จะพิจารณา  $\bar{u}_i$  เป็นระยะเคลื่อนตัวขั้นเพิ่ม ( increment ) ดังนั้นสมการ (3.4) จะเขียนใหม่ได้เป็น

$$\int_V s_{ij} \delta (dE_{ij}) dV - \int_S F_i \delta \bar{u}_i dS = 0 \quad (3.5)$$

และจากงานพลาสติกขั้นเพิ่ม ( plastic work increment ) , สมการ (2.26)

$$dw = s_{ij} dE_{ij} = \bar{s} d\bar{E}$$

$$\int_V \bar{s} \delta (d\bar{E}) dV - \int_S F_i \delta \bar{u}_i dS = 0 \quad (3.6)$$

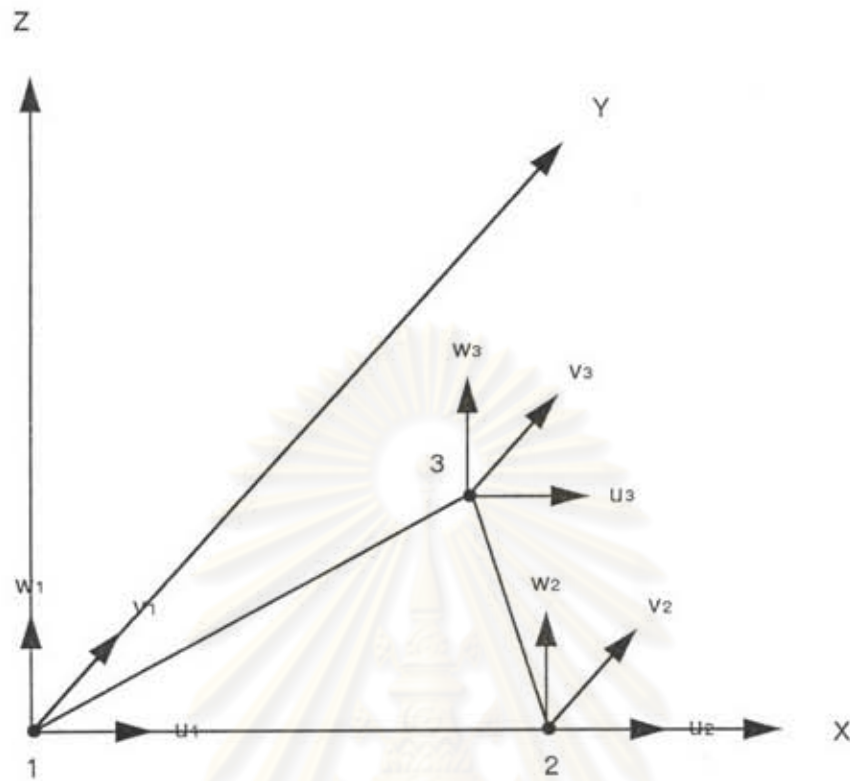
สมการนี้เป็นสมการอินทิกรัล ซึ่งจะถูกใช้ในการแปลงเป็นสมการไฟไนต์เอลิเมนต์ต่อไป

### การสร้างสมการไฟไนต์เอลิเมนต์

การสร้างสมการในที่นี้จะใช้เอลิเมนต์แบบสามเหลี่ยม ( triangular element ) โดยแต่ละเอลิเมนต์มีแกนพิกัดของตัวเอง ( local coordinate ) ระยะเคลื่อนตัวของแต่ละเอลิเมนต์ถูกกำหนดโดยค่า  $u, v, w$  และสมมุติให้มีการเปลี่ยนแปลงเป็นแบบเชิงเส้นในแต่ละเอลิเมนต์ ดังนี้

$$\begin{aligned} u &= a_1 + b_1 x + c_1 y \\ v &= a_2 + b_2 x + c_2 y \\ w &= a_3 + b_3 x + c_3 y \end{aligned} \quad (3.7)$$

ที่จุดต่อแต่ละจุดในแต่ละเอลิเมนต์ จะกำหนดให้ค่าเคลื่อนตัวเป็น  $u_i, v_i, w_i$  ( $i=1,2,3$ ) ดังแสดงในรูปที่ 3.1



รูปที่ 3.1 แสดงค่าเคลื่อนตัวของจุดต่อในแต่ละเอลเมนต์

สมมุติลักษณะการกระจายของการเคลื่อนตัวในแกน  $x, y, z$  เป็นแบบเชิงเส้น ดังนี้

$$\begin{matrix} \{U\} \\ (3 \times 1) \end{matrix} = \begin{matrix} [N] \\ (3 \times 9) \end{matrix} \begin{matrix} \{u\} \\ (9 \times 1) \end{matrix} \quad (3.8)$$

โดยที่  $\{U\}^T = [U, V, W]$

และ  $\{u\}^T = [u_1, v_1, w_1, u_2, v_2, w_2, u_3, v_3, w_3]$

$$[N] = \begin{bmatrix} N_1 & 0 & 0 & N_2 & 0 & 0 & N_3 & 0 & 0 \\ 0 & N_1 & 0 & 0 & N_2 & 0 & 0 & N_3 & 0 \\ 0 & 0 & N_1 & 0 & 0 & N_2 & 0 & 0 & N_3 \end{bmatrix}$$

[N] เป็นเมตริกซ์ของฟังก์ชันการประมาณภายใน เอลเมนต์ ( interpolation matrix )

โดยที่

$$N_i = \frac{1}{2A}(a_i + b_i x + c_i y) \quad i = 1, 2, 3 \quad (3.9)$$

A เป็นพื้นที่เอเลเมนต์สามเหลี่ยม

$$= \frac{1}{2} \{x_2(y_3 - y_1) + x_1(y_2 - y_3) + x_3(y_1 - y_2)\} \quad (3.10)$$

และ

$$\begin{aligned} a_1 &= x_2 y_3 - x_3 y_2, & b_1 &= y_2 - y_3, & c_1 &= x_3 - x_2 \\ a_2 &= x_3 y_1 - x_1 y_3, & b_2 &= y_3 - y_1, & c_2 &= x_1 - x_3 \\ a_3 &= x_1 y_2 - x_2 y_1, & b_3 &= y_1 - y_2, & c_3 &= x_2 - x_1 \end{aligned} \quad (3.11)$$

จากสมการ (3.8) สามารถแสดงค่าเกรเดียนของระยะเคลื่อนตัว (displacement gradient) ได้ดังนี้

$$\frac{\partial u}{\partial x} = \frac{1}{2A}(b_1 u_1 + b_2 u_2 + b_3 u_3)$$

$$\frac{\partial u}{\partial y} = \frac{1}{2A}(c_1 u_1 + c_2 u_2 + c_3 u_3)$$

$$\frac{\partial v}{\partial x} = \frac{1}{2A}(b_1 v_1 + b_2 v_2 + b_3 v_3)$$

$$\frac{\partial v}{\partial y} = \frac{1}{2A}(c_1 v_1 + c_2 v_2 + c_3 v_3)$$

$$\frac{\partial w}{\partial x} = \frac{1}{2A}(b_1 w_1 + b_2 w_2 + b_3 w_3)$$

$$\frac{\partial w}{\partial y} = \frac{1}{2A}(c_1 w_1 + c_2 w_2 + c_3 w_3) \quad (3.12)$$

หรือเขียนในรูปเมตริกซ์



$$\begin{Bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} \\ \frac{\partial u}{\partial y} \\ \frac{\partial v}{\partial x} \\ \frac{\partial v}{\partial y} \\ \frac{\partial w}{\partial x} \\ \frac{\partial w}{\partial y} \end{Bmatrix} = \frac{1}{2A} \begin{bmatrix} b_1 & 0 & 0 & b_2 & 0 & 0 & b_3 & 0 & 0 \\ c_1 & 0 & 0 & c_2 & 0 & 0 & c_3 & 0 & 0 \\ 0 & b_1 & 0 & 0 & b_2 & 0 & 0 & b_3 & 0 \\ 0 & c_1 & 0 & 0 & c_2 & 0 & 0 & c_3 & 0 \\ 0 & 0 & b_1 & 0 & 0 & b_2 & 0 & 0 & b_3 \\ 0 & 0 & c_1 & 0 & 0 & c_2 & 0 & 0 & c_3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_1 \\ v_1 \\ w_1 \\ u_2 \\ v_2 \\ w_2 \\ u_3 \\ v_3 \\ w_3 \end{Bmatrix}$$

(3.13)

ส่วนประกอบของความเครียดลากรางเจียน ( lagrangian strain ) มีความสัมพันธ์กับเกรเดียนของระยะเคลื่อนตัวดังสมการที่ (2.13) ในการพิจารณา จะให้  $u, v, w$  เป็นระยะเคลื่อนตัวขั้นเพิ่ม ( incremental displacement ) ทำให้สมการ (2.13) เขียนได้ดังนี้

$$\begin{aligned} dE_x &= \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{1}{2} \left\{ \left( \frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \left( \frac{\partial v}{\partial x} \right)^2 + \left( \frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \right\} \\ dE_y &= \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{1}{2} \left\{ \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 + \left( \frac{\partial v}{\partial y} \right)^2 + \left( \frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \right\} \\ dE_{xy} &= \frac{1}{2} \left\{ \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial x} \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial w}{\partial y} \right\} \\ dE_z &= -(dE_x + dE_y) \end{aligned}$$

(3.14)

หรือเขียนในรูปเมตริกซ์

$$\begin{matrix} \{dE\} \\ 3 \times 1 \end{matrix} = \begin{matrix} [B] \\ 3 \times 9 \end{matrix} \begin{matrix} \{u\} \\ 9 \times 1 \end{matrix} \quad (3.15)$$

[B] เรียกว่า เมตริกซ์ของความเครียด - ระยะเคลื่อนตัว ซึ่งเป็นฟังก์ชันของระยะเคลื่อนตัว  $\{u\}$ , และประกอบด้วย เทอมที่เป็นเชิงเส้น และไม่เชิงเส้นดังนี้

$$[B] = \frac{1}{2A} \begin{bmatrix} b_1 & 0 & 0 & b_2 & 0 & 0 & b_3 & 0 & 0 \\ 0 & c_1 & 0 & 0 & c_2 & 0 & 0 & c_3 & 0 \\ \frac{c_1}{2} & \frac{b_1}{2} & 0 & \frac{c_2}{2} & \frac{b_2}{2} & 0 & \frac{c_3}{2} & \frac{b_3}{2} & 0 \end{bmatrix} + \frac{1}{8A^2} \begin{bmatrix} B_{11} & B_{12} & B_{13} & B_{14} & B_{15} & B_{16} & B_{17} & B_{18} & B_{19} \\ B_{21} & B_{22} & B_{23} & B_{24} & B_{25} & B_{26} & B_{27} & B_{28} & B_{29} \\ B_{31} & B_{32} & B_{33} & B_{34} & B_{35} & B_{36} & B_{37} & B_{38} & B_{39} \end{bmatrix} \quad (3.16)$$

ค่า  $B_{ij}$  ( $i = 1, 2, \dots, 9$ ) ( $j = 1, 2, 3$ ) ถูกกำหนดโดย

$$\begin{aligned} B_{11} &= (XBU)b_1, & B_{21} &= (XCU)c_1, & B_{31} &= (XBU)c_1 \\ B_{12} &= (XBV)b_1, & B_{22} &= (XCV)c_1, & B_{32} &= (XBV)c_1 \\ B_{13} &= (XBW)b_1, & B_{23} &= (XCW)c_1, & B_{33} &= (XBW)c_1 \\ B_{14} &= (XBU)b_2, & B_{24} &= (XCU)c_2, & B_{34} &= (XBU)c_2 \\ B_{15} &= (XBV)b_2, & B_{25} &= (XCV)c_2, & B_{35} &= (XBV)c_2 \\ B_{16} &= (XBW)b_2, & B_{26} &= (XCW)c_2, & B_{36} &= (XBW)c_2 \\ B_{17} &= (XBU)b_3, & B_{27} &= (XCU)c_3, & B_{37} &= (XBU)c_3 \\ B_{18} &= (XBV)b_3, & B_{28} &= (XCV)c_3, & B_{38} &= (XBV)c_3 \\ B_{19} &= (XBW)b_3, & B_{29} &= (XCW)c_3, & B_{39} &= (XBW)c_3 \end{aligned} \quad (3.17)$$

โดย

$$\begin{aligned}
 XBU &= b_1 u_1 + b_2 u_2 + b_3 u_3 \\
 XBV &= b_1 v_1 + b_2 v_2 + b_3 v_3 \\
 XBW &= b_1 w_1 + b_2 w_2 + b_3 w_3 \\
 XCU &= c_1 u_1 + c_2 u_2 + c_3 u_3 \\
 XCV &= c_1 v_1 + c_2 v_2 + c_3 v_3 \\
 XCW &= c_1 w_1 + c_2 w_2 + c_3 w_3
 \end{aligned} \tag{3.18}$$

จากสมการ (2.38)  $d\bar{E} = \sqrt{\frac{2}{3} \{dE\}^T [D] \{dE\}}$  หาแวริเอชัน (variation) ของ  $d\bar{E}$  เทียบกับ  $dE$  ได้ว่า

$$\frac{\delta(d\bar{E})}{\delta(dE)} = \frac{1}{2} \left( \frac{2}{3} \{dE\}^T [D] \{dE\} \right)^{-\frac{1}{2}} \cdot \frac{2}{3} \left( \{dE\}^T [D] \{1\} + \{1\}^T [D] \{dE\} \right)$$

จัดรูปใหม่จะได้

$$\delta(d\bar{E}) = \frac{2}{3} (d\bar{E})^{-1} \{dE\}^T [D] \delta(dE) \tag{3.19}$$

หาแวริเอชัน (Variation) ของ  $dE$  เทียบกับ  $\{u\}$  ได้ว่า

$$\begin{aligned}
 \frac{\delta(dE)}{\{\delta u\}} &= [B] + [B]_{,\{u\}} \{u\} \\
 \delta(dE) &= [B] \{\delta u\} + [B]_{,\{u\}} \{u\} \{\delta u\}
 \end{aligned} \tag{3.20}$$

แทนค่า สมการ (3.19), (3.20) ใน (3.6) จะได้สมการอินทิกรัลของเอลิเมนต์ย่อย

$$\begin{aligned}
 \delta\phi^{(e)} &= \int_V \bar{S} \frac{2}{3} (d\bar{E})^{-1} \{dE\}^T [D] \left( [B] + [B]_{,\{u\}} \{u\} \right) \{\delta u\} dV \\
 &\quad - \int_S \{\delta u\}^T [N]^T \{F\} dS
 \end{aligned}$$



$$\begin{aligned}
&= \int_V \frac{2}{3} \cdot \frac{\bar{S}}{dE} (\{u\}^T [B]) [D] ([B] + [B]_{, \{u\}} \{u\}) \{\delta u\} dV \\
&\quad - \int_S \{\delta u\}^T [N]^T \{F\} dS \\
&= \int_V \frac{2}{3} \cdot \frac{\bar{S}}{dE} \left[ (\{u\}^T [B] [D] [B] \{\delta u\}) \right. \\
&\quad \left. + (\{u\}^T [B] [D] [B]_{, \{u\}} \{u\}) \{\delta u\} \right] dV - \int_S \{\delta u\}^T [N]^T \{F\} dS \\
&= \int_V \frac{2}{3} \cdot \frac{\bar{S}}{dE} \left[ \{\delta u\}^T [B]^T [D] [B] \{u\} \right. \\
&\quad \left. + (\{\delta u\}^T [B]_{, \{u\}} \{u\})^T [D] [B] \{u\} \right] dV - \int_S \{\delta u\}^T [N]^T \{F\} dS \\
&= \int_V \frac{2}{3} \cdot \frac{\bar{S}}{dE} \{\delta u\}^T [B] + [B]_{, \{u\}} \{u\} \Big]^T [D] [B] \{u\} dV \\
&\quad - \int_S \{\delta u\}^T [N] \{F\} dS \tag{3.21}
\end{aligned}$$

สมการ (3.21) เป็น สมการของแต่ละเอลเมนต์ โดยอ้างอิงกับพิกัดของเอลเมนต์นั้นๆ หากต้องการนำสมการของแต่ละเอลเมนต์มารวมกัน จำเป็นต้องแปลงพิกัด ให้อยู่ในการอ้างอิงของระบบรวมก่อน ดังแสดงในรูปที่ 3.2 ในการแปลงพิกัดจะใช้ความสัมพันธ์ดังนี้

$$\bar{A} = [\lambda] \{B - C\} \tag{3.22}$$

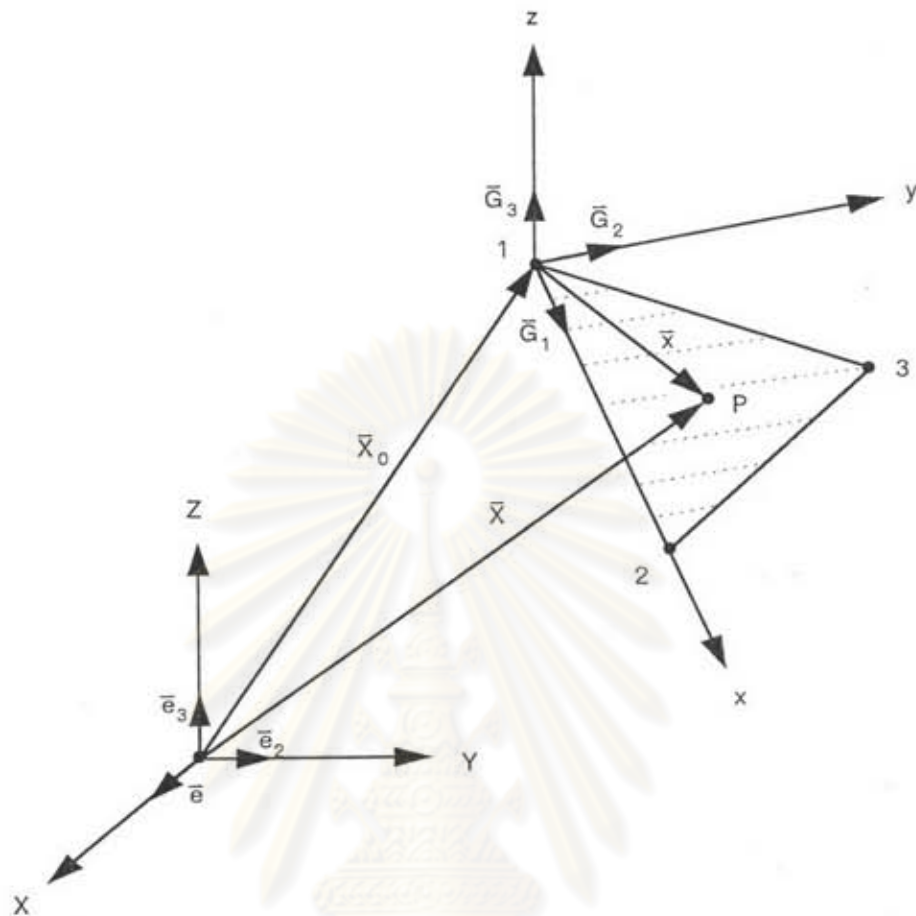
โดยที่

$\bar{A}$  เป็นเวกเตอร์ บอกตำแหน่งของจุดใดๆ P เทียบกับแกนอ้างอิง (x, y, z)

$B$  เป็นเวกเตอร์ บอกตำแหน่งของจุดใดๆ P เทียบกับแกนอ้างอิง (x, y, z)

$C$  เป็นเวกเตอร์ บอกตำแหน่งของแกนอ้างอิง (X, Y, Z) เทียบกับแกนอ้างอิง (x, y, z)

$[\lambda]$  เป็น เมตริกซ์ของการแปลงพิกัด ประกอบด้วยค่าโคซายบอกทิศทางดังนี้



รูปที่ 3.2 แสดงแกนอ้างอิงของแต่ละเอลเมนต์และแกนอ้างอิงของระบบรวม

$$[\lambda] = \begin{bmatrix} \bar{G}_1 \cdot \bar{e}_1 & \bar{G}_1 \cdot \bar{e}_2 & \bar{G}_1 \cdot \bar{e}_3 \\ \bar{G}_2 \cdot \bar{e}_1 & \bar{G}_2 \cdot \bar{e}_2 & \bar{G}_2 \cdot \bar{e}_3 \\ \bar{G}_3 \cdot \bar{e}_1 & \bar{G}_3 \cdot \bar{e}_2 & \bar{G}_3 \cdot \bar{e}_3 \end{bmatrix} \quad (3.23)$$

จากรูปที่ 3.2 เวกเตอร์หนึ่งหน่วยของแกนอ้างอิง  $(x, y, z)$  สามารถแสดงในเทอมของแกนอ้างอิง  $(X, Y, Z)$  ได้ดังนี้

$$\begin{aligned} \bar{G}_1 &= \frac{\bar{R}_{12}}{|\bar{R}_{12}|} \\ \bar{G}_3 &= \frac{\bar{R}_{12} \times \bar{R}_{13}}{|\bar{R}_{12} \times \bar{R}_{13}|} \\ \bar{G}_2 &= \bar{G}_3 \times \bar{G}_1 \end{aligned} \quad (3.24)$$

โดยที่  $\vec{R}_{12}, \vec{R}_{13}$  เป็น เวกเตอร์บอกตำแหน่งของจุด 2, 3 ตามลำดับ

$$\vec{R}_{12} = (x_2 - x_1)\vec{e}_1 + (y_2 - y_1)\vec{e}_2 + (z_2 - z_1)\vec{e}_3$$

$$\vec{R}_{13} = (x_3 - x_1)\vec{e}_1 + (y_3 - y_1)\vec{e}_2 + (z_3 - z_1)\vec{e}_3 \quad (3.25)$$

จากสมการ (3.24) และ (3.25) สามารถหาค่าโคซายบอทิศทาง ( direction cosine )  
ในสมการ (3.23) ได้ดังนี้

$$\vec{G}_1 \cdot \vec{e}_1 = \frac{A}{\sqrt{A^2 + B^2 + C^2}} = \lambda_1$$

$$\vec{G}_1 \cdot \vec{e}_2 = \frac{B}{\sqrt{A^2 + B^2 + C^2}} = \lambda_2$$

$$\vec{G}_1 \cdot \vec{e}_3 = \frac{C}{\sqrt{A^2 + B^2 + C^2}} = \lambda_3$$

$$\vec{G}_3 \cdot \vec{e}_1 = \frac{P}{\sqrt{P^2 + Q^2 + T^2}} = \lambda_7$$

$$\vec{G}_3 \cdot \vec{e}_2 = \frac{Q}{\sqrt{P^2 + Q^2 + T^2}} = \lambda_8$$

$$\vec{G}_3 \cdot \vec{e}_3 = \frac{T}{\sqrt{P^2 + Q^2 + T^2}} = \lambda_9$$

โดย  $A = x_2 - x_1$

$$B = y_2 - y_1$$

$$C = z_2 - z_1$$

$$P = (y_2 - y_1)(z_3 - z_1) - (z_2 - z_1)(y_3 - y_1)$$

$$Q = (z_2 - z_1)(x_3 - x_1) - (x_2 - x_1)(z_3 - z_1)$$

$$T = (x_2 - x_1)(y_3 - y_1) - (y_2 - y_1)(x_3 - x_1)$$

และ

$$\vec{G}_2 \cdot \vec{e}_1 = \lambda_8 \lambda_3 - \lambda_9 \lambda_2 = \lambda_4$$

$$\vec{G}_2 \cdot \vec{e}_2 = \lambda_9 \lambda_1 - \lambda_7 \lambda_3 = \lambda_5$$

$$\vec{G}_2 \cdot \vec{e}_3 = \lambda_7 \lambda_2 - \lambda_8 \lambda_1 = \lambda_6$$

(3.26)

จากสมการ (3.22) สามารถเขียนใหม่ได้เป็น

$$\begin{Bmatrix} x \\ y \\ z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & \lambda_2 & \lambda_3 \\ \lambda_4 & \lambda_5 & \lambda_6 \\ \lambda_7 & \lambda_8 & \lambda_9 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} X_B - X_C \\ Y_B - Y_C \\ Z_B - Z_C \end{Bmatrix} \quad (3.27)$$

ในทำนองเดียวกันกับการแปลงค่าระยะเคลื่อนตัว ( displacement )

$$\begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & \lambda_2 & \lambda_3 \\ \lambda_4 & \lambda_5 & \lambda_6 \\ \lambda_7 & \lambda_8 & \lambda_9 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} U \\ V \\ W \end{Bmatrix} \quad (3.28)$$

หรือในรูปเมตริกซ์  $\{\bar{u}\} = [\lambda]\{U\}$

ในการแปลงพิกัดของระยะเคลื่อนตัวในแต่ละเอลิเมนต์ ซึ่งประกอบด้วย 3 จุด ต่อเมตริกซ์ของการเปลี่ยนพิกัด ถูกกำหนดเป็น  $[\Lambda]_{(9 \times 9)}$

$$[\Lambda]_{(9 \times 9)} = \begin{bmatrix} [\lambda] & [\lambda] & [\lambda] \\ [\lambda] & [\lambda] & [\lambda] \\ [\lambda] & [\lambda] & [\lambda] \end{bmatrix} \quad (3.29)$$

ให้  $[Q] = [B] + [B]_{\{u\}} \{u\}$  และแปลงพิกัดของสมการ (3.21) จะได้

$$\psi^{(e)} = \delta\phi^{(e)} = \int_V \frac{2}{3} \frac{\bar{S}}{dE} \{\delta u\}^T [\Lambda]^T [Q]^T [D][B][\Lambda]\{u\} dV - \int_S \{\delta u\}^T [\Lambda]^T [N]^T \{F\} dS \quad (3.30)$$

สมการที่ (3.30) เป็นสมการแบบไม่เชิงเส้นเนื่องจาก [B] เป็นฟังก์ชันของ {U} ดังนั้นในการแก้สมการจึงต้องใช้วิธีการแบบไม่เชิงเส้นในที่นี้จะใช้วิธีการของนิวตันราฟสัน (Newton Raphson) ซึ่งเป็นระเบียบวิธีทางเชิงเลข ( numerical method )

### การแก้สมการ

การแก้สมการแบบไม่เชิงเส้น ( non-linear ) โดยวิธีการของนิวตันราฟสัน มีหลักการคือ การประมาณสมการแบบไม่เชิงเส้น โดยการกระจายเทอมออกเป็นอนุกรมของเทย์เลอร์ ( Taylor's series expansion ) ดังสมการ

$$F(u) = f(u^*) + \left[ \frac{\partial f(u)}{\partial u} \right]^* \Delta u + \dots = 0 \quad (3.31)$$

โดย  $F(u)$  เป็นฟังก์ชันต่อเนื่องและหาอนุพันธ์ได้ ( differentiable )

$$\Delta u = u - u^*$$

$u^*$  เป็นค่าคาดเดาเริ่มต้น ( initial guess )

จากสมการที่ (3.30) โดยใช้วิธีการกระจายของเทย์เลอร์ จะได้ว่า

$$\psi^{(e)} = \psi^{(e)*} + \left[ \frac{d\psi^{(e)}}{dU} \right] \{ \Delta U \} + \dots \quad (3.32)$$

โดยที่ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

$$\psi^{(e)*} = \left[ \int_V \frac{2}{3} \cdot \frac{\bar{S}}{d\bar{E}} \{ \delta U \}^T [ \Lambda ]^T [ Q ]^T [ D ] [ B ] [ \Lambda ] \{ u \} dV - \int_S \{ \delta U \}^T [ \Lambda ]^T [ N ]^T \{ F \} dS \right]^*$$



$$\left[ \frac{d\Psi^{(e)}}{dU} \right]^* = \left[ \frac{d}{du} \left\{ \int_V \frac{2}{3} \cdot \frac{\bar{S}}{d\bar{E}} \{\delta u\}^T [Q]^T [D][B]\{u\} dV - \int_S \{\delta u\}^T [N]^T \{F\} dS \right\} \frac{du}{dU} \right]^*$$

เนื่องจาก  $\frac{du}{dU} = [\Lambda]$

$$\frac{d}{du} \left[ \frac{\bar{S}}{d\bar{E}} \right] = -\frac{1}{3} \bar{S}_0 \left[ \frac{2}{3} \{u\}^T [B]^T [D][B]\{u\} \right]^{-\frac{3}{2}} \{dE\}^T [D][Q]$$

$$\frac{d}{du} [Q]^T [D][B]\{u\} = [Q]^T [D][B] + [Q]^T [D][B]_{,\{u\}} \{u\} + [Q]_{,\{u\}}^T [D][B]\{u\}$$

ดังนั้น

$$\Psi^{(e)*} = \frac{2}{3} \frac{\bar{S}}{d\bar{E}} \{\delta u\}^T [\Lambda]^T [Q]^T [D][E][\Lambda]\{u\} t_A - \{\delta u\}^T [\Lambda]^T [N]^T \{F\} A$$

และ

$$\left[ \frac{d\Psi^{(e)}}{dU} \right]^* = \frac{2}{3} \frac{\bar{S}}{d\bar{E}} \{\delta u\}^T \left\{ \begin{aligned} & [Q]^T [D][B]_{,\{u\}} \{u\} \\ & + [Q]^T [D][B] + [Q]_{,\{u\}}^T [D][B]\{u\} \\ & - \sqrt{\frac{3}{2}} \bar{S}_0 \left[ \{dE\}^T [D]\{dE\} \right]^{-\frac{3}{2}} \{dE\}^T [D][Q][Q]^T [D][B]\{u\} \end{aligned} \right\} [\Lambda] t_A$$

t เป็นความหนาของแต่ละเอลเมนต์

A เป็นพื้นที่ของแต่ละเอลเมนต์

สมการที่ (3.32) เป็นสมการย่อยของแต่ละเอลเมนต์ ในการสร้างระบบสมการรวมจะทำการรวมสมการย่อยทั้งหมดเข้าด้วยกัน

$$\sum_{i=1}^n \psi_i^{(e)}(U) = 0 \quad (3.33)$$

$n$  เป็น จำนวนเอเลเมนต์ทั้งหมด

จากสมการที่ (3.32) สามารถเขียนสมการ (3.33) ได้เป็น

$$\sum_{i=1}^n [\psi_i^{(e)}(U)]^* + \sum_{i=1}^n \left[ \frac{d\psi_i^{(e)}}{dU} \right]^* \{\Delta U\} = 0 \quad (3.34)$$

$\{\Delta U\}$  เป็นค่าที่ได้จากการแก้สมการ (3.34) สมการที่ (3.34) สามารถเขียนใหม่ได้เป็น

$$[P]^* \{\Delta U\} = \{ \{F\} - \{H\}^* \} \quad (3.35)$$

สมการที่ (3.35) เป็นสมการเชิงเส้น ซึ่งสามารถใช้วิธีการแก้สมการเชิงเส้นโดยทั่วไปได้ แต่ก่อนที่จะแก้สมการ จำเป็นต้องกำหนดเงื่อนไขที่ขอบเขตเข้าไปในสมการก่อน โดยเงื่อนไขที่ขอบเขตมีอยู่ 2 แบบคือ ระยะเคลื่อนตัว ( displacement ) และ แรงที่กระทำ ( traction ) บริเวณใดที่รู้ระยะเคลื่อนตัว  $\{\Delta U\}$  จะเท่ากับ ศูนย์ ส่วนบริเวณใดที่รู้แรงที่กระทำ ค่าของแรงกระทำจะถูกใส่เข้าไปใน  $\{F\}$  การแก้สมการ (3.25) จะเป็นแบบการทำซ้ำ ( iteration ) ซึ่งในการคำนวณครั้งแรกได้ค่า  $\{\Delta U\}$  ออกมา แล้วนำไปปรับปรุง ( update ) ค่าคาดเดาเริ่มต้น  $\{U\}^1$  คือ  $\{U\}^2 = \{U\}^1 + \{\Delta U\}$  หลังจากนั้น ค่า  $\{U\}^2$  จะถูกนำไปเป็นค่าคาดเดาเริ่มต้น สำหรับการแก้สมการในครั้งที่สอง การแก้สมการแบบการทำซ้ำจะหยุดก็ต่อเมื่อ ค่าอัตราส่วนนอร์ม ( fractional norm ) มีค่าน้อยกว่าที่กำหนด ซึ่งเรียกว่า เป็นการลู่เข้าหาค่าตอบ ( convergence )

การลู่เข้าหาค่าตอบ สามารถกำหนดได้โดยค่า อัตราส่วนนอร์ม,  $\frac{\|\Delta U\|}{\|U\|}$ , ต้องมีค่าเท่ากับหรือน้อยกว่า  $10^{-5}$  ซึ่งการคำนวณซ้ำจะหยุดและค่าตอบที่ได้จะมีความแม่นยำ ( accuracy ) พอเพียง ค่านอร์ม ( norm ) ถูกกำหนดดังนี้

$$\|U\| = \sqrt{\sum_{i=1}^n U_i^2}$$

$$\|\Delta U\| = \sqrt{\sum_{i=1}^n (\Delta U_i)^2} \quad (3.36)$$

โดยที่  $n$  เป็นจำนวนของสมการทั้งหมด

### การเพิ่มประสิทธิภาพวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์ด้วยการจัดเอลิเมนต์โดยอัตโนมัติ

เนื่องจากความแม่นยำของผลลัพธ์ที่ได้จากการคำนวณโดยวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์ขึ้นอยู่กับขนาดของเอลิเมนต์ที่ใช้ ยิ่งเอลิเมนต์มีขนาดเล็กมากเท่าใด ความแม่นยำก็จะมากขึ้นเท่านั้น แต่ในขณะเดียวกัน ยิ่งเอลิเมนต์มีจำนวนมากเท่าใด ก็จะใช้หน่วยความจำของคอมพิวเตอร์มากขึ้น และเวลาที่ใช้การคำนวณก็จะมากขึ้นด้วย ดังนั้นหากต้องการความแม่นยำของผลลัพธ์ และการใช้หน่วยความจำของเครื่องคอมพิวเตอร์น้อย ก็สามารถทำได้โดยการใช้เอลิเมนต์ขนาดเล็กเฉพาะในบริเวณที่มีการเปลี่ยนแปลงของผลลัพธ์มาก ส่วนบริเวณใดที่มีการเปลี่ยนแปลงไม่มาก ก็ใช้เอลิเมนต์ขนาดใหญ่

การที่จะหาว่าบริเวณไหนควรมีเอลิเมนต์ขนาดใด จำเป็นต้องทราบพารามิเตอร์ (parameter) ตัวไหนเป็นตัวหลัก (key) เช่น ปัญหาเกี่ยวกับ กลศาสตร์ของของแข็ง (solid mechanics) ความเค้น (stress) เป็นพารามิเตอร์หลัก หรือปัญหาทางด้านความร้อน หรือความเย็น อุณหภูมิ เป็นพารามิเตอร์หลัก ขั้นตอนต่อไปคือ การหาอนุพันธ์อันดับ 2 ของพารามิเตอร์หลัก ในที่นี้ คือ  $\phi$  โดยเทียบกับพิกัดอ้างอิง  $x$  และ  $y$  ดังนี้

$$\begin{bmatrix} \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} & \frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y} \\ \frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y} & \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 \\ 0 & \lambda_2 \end{bmatrix} \quad (3.37)$$

ค่า  $\lambda_1, \lambda_2$  ตัวใดที่มีค่ามากที่สุด จะถูกเลือกเพื่อใช้หาระยะห่างระหว่างจุดต่อที่น้อยที่สุด ( minimum nodal spacing ) ตามสมการ

$$\lambda h^2 = \text{constant} = \lambda_{\max} h_{\min}^2 \quad (3.38)$$

$h_{\min}$  เป็นค่าระยะห่างระหว่างจุดต่อที่น้อยที่สุดซึ่งค่านี้จะถูกนำไปสร้างขนาดเอลเมนต์ใหม่ การหาอนุพันธ์อันดับ 2 ของ  $\phi$  สามารถหาได้จาก การหาอนุพันธ์อันดับ 1 ของ  $\phi$  คือ

$$\frac{\partial \phi}{\partial x} = [N] \left\{ \frac{\partial \phi}{\partial x} \right\} \quad (3.39)$$

$[N]$  เป็นฟังก์ชันประมาณภายในของเอลเมนต์

$\left\{ \frac{\partial \phi}{\partial x} \right\}$  เป็นเวกเตอร์ที่ประกอบด้วยตัวไม่ทราบค่าของอนุพันธ์อันดับ 1

$\left\{ \frac{\partial \phi}{\partial x} \right\}$  สามารถหาได้จากสมการ

$$\int_A \{N\} [N] dA \left\{ \frac{\partial \phi}{\partial x} \right\} = \int_A \{N\} dA \frac{\partial \phi}{\partial x} \quad (3.40)$$

$\frac{\partial \phi}{\partial x}$  เป็นค่าคงที่เกรเดียน ( gradient ) ของเอลเมนต์

อนุพันธ์อันดับ 2 หาได้โดยการใช้สมการ (3.39) อีกครั้งหนึ่ง โดยให้  $\phi$  แทน  $\frac{\partial \phi}{\partial x}$  ซึ่งทราบค่าแล้ว จากสมการ (3.39) และ (3.40)