

## وجهة نظر في معالجة طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات

د. سليمان ابو ديب

### □ ملخص □

في طرق العناصر المحددة تكون التوابع التقريبية للانتقالات غير متعلقة مباشرة بتوابع الحسولات على مستوى العنصر المحدد. تظهر هذه العلاقة بين التوابع المذكورة فقط في جملة المعادلات النهائية الجبرية لانتقالات العقد وبشكل نقطي كعامل الجملة المدرسة. في سياق هذا البحث سوف يتم ربط توابع الانتقالات التقريبية بتوابع الحسولات في مستوى العنصر المحدد وبشكل منظم بحيث يتم تحقيق المعادلة التفاضلية الحاكمة لمسألة المدرسة وسوف تعرض وجهة نظر جديدة في تطبيق طريقة العناصر المحددة - نموذج الانتقالات. ستشخص وجهات النظر المقترنة بناءً على النتائج العددية لعناصر محددة جديدة مطورة لمعالجة مسائل الاطارات والبلاطات الخاضعة للانعطاف.

## ١- مقدمة:

ظهر الربط الأول بين حمولات العنصر المحدد وحالة الاجهادات الناشئة فيه في أعمال PIAN<sup>1</sup> المبنية على أساس مبدأ الطاقة المتممة المعدل، وطور على هذا الأساس عناصر محددة هجينة من نموذج الاجهادات . وانتشر استخدام هذه العناصر على المنشآت التي يصعب فيها تحقيق استمرارية الانتقالات نظراً لشروطها الطبولوجية المعقّدة كالمنشآت المثلثية المستوية التي تحتوي على حروف منكسرة . إن استخدام مبدأ الطاقة المتممة المعدل يتطلب اختيار توابع اجهادات تقريرية ضمن العنصر محققة لشروط التوازن . وبالتالي كان على المذكور أن يختار توابع اجهادات تقريرية مرتبطة بالحملولات الخارجية الموزعة على العنصر. ولكن رغم هذا لم يحصل في حله ربط مباشر بين الحملولات الموزعة ضمن العنصر وحالة الانتقالات الحاصلة ، وإنما ظهرت هذه العلاقة بشكل غير مباشر ونقطي - بعد حذف المعاملات  $\beta$  - في جملة المعادلات الجبرية الخطية النهائية لانطلاقات العقد.

الربط المباشر بين حمولات العنصر وتتابع الانتقالات فيه ظهر في أعمال JIROUSEK<sup>2</sup>، الذي طور زمرة عناصر محددة جديدة من نموذج Trefftz على أساس أحد مبادئ حساب التغيرات واستخدم لهذا الغرض توابع انتقالات تقريرية تحقق المعادلة التفاضلية غير المتجانسة للمسألة المعتبرة. في كل الاستخدامات السابقة لطريقة العناصر المحددة يتم اختيار توابع انتقالات التقريرية بناء على عدد درجات الحرية لعقد العنصر المحدد المعتبر وشروط استمرارية توابع الانتقالات بغض النظر عن حمولات العنصر المحدد . وحتى في النموذج الأخير المقترن من Jirousek اختيرت حدود في توابع الانتقالات تتغير حمولات العنصر ، لكن بشكل عشوائي دون ادخالها في عملية اشتقاء التوابع التقريرية. كما لم يتم اقتراح أية طريقة نظامية لإيجاد الرابط المباشر بين حمولات العنصر وانطلاقاته.

ختبار توابع الانتقالات التقريرية المستخدمة في طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات عادة مستقلة عن توابع الحملولات. فالأساس النظري لهذا الاختيار هو مبدأ الطاقة الكامنة الأصغرى الذي يسمح باستقلالية توابع الانتقالات ضمن العنصر عن توابع الحملولات، إذ لا يفترض في توابع الاجهادات المشتقة من توابع الانتقالات التقريرية أن تحقق معادلات التوازن ضمن العنصر. والعلاقة بين الانتقالات والحملولات تظهر فقط في المعادلات الجبرية الخطية النهائية لجملة المدروسة بشكل نقطي على عقد الجملة . وفي مثل هذه الحالة لا يؤثر توزع توابع الحملولات ضمن العنصر على شكل توابع الاجهادات أو توابع الانتقالات ضمن العنصر نفسه. هناك أعداد لا تُحصى من الأعمال العلمية التي عالجت تطبيق طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات على مختلف انواع المنشآت، استخدم فيها قاطبة توابع انتقالات تقريرية لا تراعي الربط المباشر الواجب اعتباره بين الحملولات والانتقالات وبالتالي الاجهادات المشتقة من الانتقالات . في بعض هذه الأعمال العلمية لم يتم فقط تحقيق المتطلبات التي ينص عليها تطبيق مبدأ الطاقة الكامنة الأصغرى وإنما افترضت فيها توابع انتقالات تقريرية تحقق جزء المعادلة التفاضلية المتجانس للمسألة المطروحة. وعلى أساس هذه الأعمال طورت عناصر محددة أعطت نتائج جيدة تجاري في بعض الأحيان الحل التحليلي في صحتها. ولكن فقط في حال كون الحملولات مركزة على العقد. نضرب مثالاً على ذلك العناصر القضبانية الوحيدة بعد المستخدمة في حل الجوانز الشبكية والعناصر القضبانية الاطارية المستخدمة في حل الاطارات المستوية والفراغية. وفي حال وجود حمولات موزعة ضمن العناصر المحددة المقسمة للجملة الانشائية ظهرت اخطاء في الحل كبيرة نسبياً وفي بعض الحالات وصلت إلى 50% في حسابات القرى القاسمة.

المطروحة . بعد تطبيق المعادلة التفاضلية وتعيين التوابت الزائدة تقسم توابع الانتقالات إلى جزء متاجنس  $M$  وجزء آخر غير متاجنس  $\bar{M}$  ويقتصر عدد التوابت الاختيارية إلى العدد المعتاد وتصبح هذه التوابع متعلقة بمحولات العنصر.

$$(2) \quad V = M \cdot \beta + M \cdot q$$

حيث :

$q$  شاعر محولات العنصر المحدد.

- نعرض الآن إحداثيات عقد العنصر في العلاقات (2) فنحصل على انتقالات العقد :

$$(3) \quad V(e) = A \cdot \beta + A \cdot q$$

حيث :

$A$  و  $\bar{A}$  مصفوفتان تحويان على قيم معلومة فقط وتتجانس عن  $M$  و  $\bar{M}$  بعد التعريف.

يمكن الآن تعين التوابت الاختيارية بدالة انتقالات العقد ومحولات العنصر بنقل الحد الثاني من الطرف اليميني للعلاقة (3) إلى الطرف اليساري وإيجاد مقلوب العلاقة الناتجة.

$$(4) \quad \beta = A^{-1}(V(e) - A \cdot q)$$

بتعويض التوابت الاختيارية من العلاقة السابقة في العلاقة (2) نحصل على توابع انتقالات تقريرية ضمن العنصر مرتبطة بمحولات العنصر بالإضافة إلى ارتباطها بانتقالات العقد.

(5)

$$+ M \cdot q = N \cdot V(e) + N \cdot q$$

$$\bar{N} = -\frac{M}{D} \cdot \bar{A}^{-1} \cdot \bar{A} + \bar{M} \quad (6)$$

$$\underline{\bar{N}} = \underline{\bar{M}} \cdot \underline{\bar{A}}^{-1},$$

وبذلك تكون قد حصلنا على علاقة تربط بين توابع الانتقالات التقريرية ضمن العنصر من جهة وبين انتقالات عقد العنصر بالإضافة إلى المحولات المطبقة على العنصر من جهة أخرى . في الفقرات اللاحقة سيتم إعطاء أمثلة لتوضيح كيفية الحصول على مثل هذه التوابع وذلك لعناصر محددة قضائية اطارية، وعنصر محدد مساحي مستخدم في حل البلاطات.

توبع الانتقالات التقريرية التي تحقق المعادلة التفاضلية غير التجانسة يمكن استخدامها في طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات وطريقة العناصر المحددة نموذج الاجهادات ، إذ أن توابع الاجهادات المشتقة من توبع الانتقالات هذه تتحقق بشكل آلي معادلات التوازن ضمن العنصر المحدد.

في نطاق هذا البحث سوف يتم اقتراح طريقة منظمة للربط المباشر بين محولات العنصر المحدد وانتقالاته من أجل الإيجاد المنظم لتتابع انتقالات تقريرية تتحقق المعادلة التفاضلية غير التجانسة للمسألة المطروحة . وسوف تستخدم مثل هذه التتابع لتطبيق طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات مع تعديل في بعض خطوات هذه الطريقة . إذ لن يتم اختيار حدود توابع الانتقالات في العنصر بغض النظر عن محولاته كما هو شائع سابقاً وإنما سيتم إدخالها في أساس اشتغال التوابع التقريرية.

2- عموميات معدلة لاختيار التوابع التقريرية:  
في البدء نختار توابع الانتقالات التقريرية بالشكل المألف:

$$(1) \quad V = M \cdot \beta$$

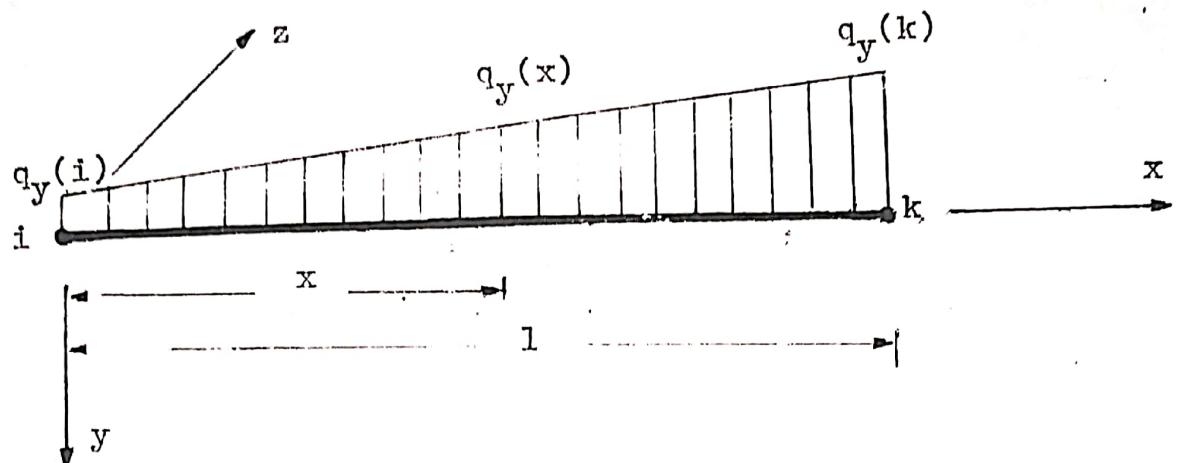
حيث :

$V$  شاعر توابع الانتقالات التقريرية  
ضمن العنصر المحدد.

$M$  مصفوفة التوابع التقريرية.  
 $\beta$  شاعر معاملات أو ثوابت اختيارية  
يجب تعينها.

حررت العادة بـ  $\beta$  يؤخذ عدد التوابت الاختيارية مساوياً لعدد درجات الحرية لعقد العنصر المعتبرة مضروباً بعدد هذه العقد.

خلافاً للمعتاد ينصح بأخذ عدد من التوابت الاختيارية أكبر من العدد المعتاد السابق بحيث نستطيع تمثيل محولات العنصر بشرط أن نستطيع تعين التوابت الزائدة عن عدد درجات الحرية لعقد العنصر مضروباً بعدد العقد من تطبيق المعادلة التفاضلية غير التجانسة التي تحكم المسألة



شكل (1): عنصر قضباني محدد بحمولة على شكل شبه منحرف

(i)  $q_y(i)$  واليمينية  $q_y(k)$  ومنسوب إلى جملة عاشر إحدائية يمينية (الشكل 1)، نجد أن الحمولة على بعد  $X$  من الطرف اليساري مساوية لـ :

### 3- عنصر محدد قضباني للمنشآت الاطارية مع اعتبار حالة تحميله:

باعتبار عنصر محدد قضباني محمل بحمولة على شكل شبه منحرف قيمتها الطرفية اليسارية

$$q_y(x) = q_y(i) + \frac{q_y(k) - q_y(i)}{l} \cdot x \\ = \left[ 1 + \frac{x}{l} \right] \cdot \left[ \frac{q_y(i)}{q_y(k)} \right] \quad (7)$$

والمعادلة التفاضلية التي تحكم هذا العنصر

هي :

$$EI_z \frac{d^4 V_y}{dx^4} = q_y(x) \quad (8)$$

نختار الآن التابع التقريري للانتقالات على غرار النسخة الكاملة لمقال المؤلف (3) المرسل إلى مجلة مهندس البناء الألمانية : (Bauingenieur)

$$V_y(x) = \begin{bmatrix} 1 & x & x^2 & x^3 & x^4 & x^5 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \beta_1 \\ \beta_2 \\ \beta_3 \\ \beta_4 \\ \beta_5 \\ \beta_6 \end{bmatrix} \quad (9)$$

بتطبيق المعادلة التفاضلية (8) على هذا التابع، نجد أن :

$$EI_z [24 - 120x] \begin{bmatrix} \beta_5 \\ \beta_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 + \frac{x}{l} & \frac{x}{l} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_y(i) \\ q_y(k) \end{bmatrix} \quad (10)$$

يعطى المحدود الثابتة مع بعضها البعض والمحدود التي تتحوى على المتحول المستقل  $x$ ، يتحقق:

$$\begin{bmatrix} \beta_5 \\ \beta_6 \end{bmatrix} = \frac{1}{EI_z} \begin{bmatrix} \frac{1}{24} & 0 \\ -\frac{1}{120l} & \frac{1}{120l} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_y(i) \\ q_y(k) \end{bmatrix} \quad (11)$$

بالعودة إلى التابع التقريري للانتقالات (9)

بعد حساب الثوابت الاختيارية  $\beta_5$  و  $\beta_6$  يتحزأ

هذا التابع إلى جزء متجانس وآخر غير متجانس:

$$V_y(x) = \left[ 1 \quad x \quad x^2 \quad x^3 \right] \begin{bmatrix} \beta_1 \\ \beta_2 \\ \beta_3 \\ \beta_4 \end{bmatrix} + \frac{1}{EI_z} \left[ \frac{x^4}{24} - \frac{x^5}{120l} \quad \frac{x^5}{120l} \right] \begin{bmatrix} q_y(i) \\ q_y(k) \end{bmatrix} \quad (12)$$

التابع التقريري وعكس العلاقة الناجمة نحصل على الثوابت الاختيارية المتبقية ومن ثم تعويض قيم الثوابت الاختيارية في العلاقة (12)، نحصل على التابع التقريري للانتقال  $V_y(x)$  بدلالة انتقالات العقدتين (I) و (k) للعنصر المحدد وحمولاته، بغية الاختصار سوف تعطى نتيجة الخطوات الأخيرة المذكورة ، إذ لا مجال هنا لكتابه تفاصيل هذه الإجراءات.

الآن يكفي عدد درجات الحرية المفترضة على عقد العنصر المحدد لتعيين الثوابت الاختيارية المتبقية، ودرجات الحرية هذه هي انتقالات العقد (I) و (k) باتجاه  $y$  أي  $V_y(i)$  و  $V_y(k)$  ودورانات هذه العقد حول المحور  $Z$  أي  $\varphi_z(i)$  و  $\varphi_z(k)$ ، بتعويض إحداثيات العقدتين (I) و (k) في علاقة الانتقالات التقريرية (12) ومشتقها الأول الممثل للدوران

$$V_y(x) = \left[ h1\left(\frac{x}{l}\right) \quad h2\left(\frac{x}{l}\right) \quad h3\left(\frac{x}{l}\right) \quad h4\left(\frac{x}{l}\right) \right] \begin{bmatrix} V_y(i) \\ \varphi_y(i) \\ V_y(k) \\ \varphi_z(k) \end{bmatrix} + \frac{1}{EI_z} \left[ \frac{l^2x^2}{40} - \frac{7lx^3}{120} + \frac{x^4}{24} - \frac{x^5}{120l} \quad \frac{l^2x^2}{60} - \frac{lx^3}{40} + \frac{x^5}{120l} \right] \begin{bmatrix} q_y(i) \\ q_y(k) \end{bmatrix} \quad (13)$$

حيث:

$$\begin{aligned} h1\left(\frac{x}{l}\right) &= 1 - 3\frac{x^2}{l^2} + 2\frac{x^3}{l^3} & ; & \quad h3\left(\frac{x}{l}\right) = 3\frac{x^2}{l^2} - 2\frac{x^3}{l^3} \\ h2\left(\frac{x}{l}\right) &= l\left(\frac{x}{l} - 2\frac{x^2}{l^2} + \frac{x^3}{l^3}\right) & ; & \quad h4\left(\frac{x}{l}\right) = l\left(-\frac{x^2}{l^2} + \frac{x^3}{l^3}\right) \end{aligned} \quad (14)$$

متعلق بالحمولة على التابع التقريري المعناد . لا مجال هنا لذكر تفاصيل الحساب ويكتفى باعطاء النتائج التي مثلت في الأشكال 3، 4، 5 والممثلة على التوالي لتوابع الانتقالات والعزوم والقوى القاسية . من الواضح أن الحل المقدم هنا (مثل على الأشكال السابقة بنقاط) مطابق للحل الدقيق بينما تصل أحاطاء الحل العادي إلى 12٪ في حسابات العزوم وحتى 50٪ في حسابات القوى القاسية ويمكن الاطلاع على نتائج الحل العادي في المصدر<sup>4</sup> لمقارنته بالحل المعطى .

**5- عنصر محدد للبلاطات مع اعتبار حالة تحميده:**  
سوف يقتصر الآن لإيضاح كيفية إيجاد توابع الانتقالات تقريرية متعلقة بالحملات لعناصر بلاطات على عنصر محدد تحمل حمولة موزعة بانتظام وذلك لتوفر المثال العددي له علماً أن المؤلف قد أنهى الصياغة النظرية لاعتبار حالات تحمل لا على التعبين . وإن التطبيق العددي لهذه الصياغة النظرية هو قيد الانجاز .

لتتمكن من اعتبار حالة تحمل موزعة بانتظام لعنصر بلاطات محدد مستطيل بأربع عقد طرفية وثلاث درجات حرية لكل عقدة، نضيف إلى الجزء المتجانس لتابع الانتقالات التقريري المؤلف من اثني عشر حداً الوارد في المصدر<sup>5</sup>، (انظر المصدر<sup>6</sup> صفحة 227) حداً ثالث عشر من الدرجة الرابعة فيصبح التابع التقريري مكافأً لـ:

من العلاقة (13) يمكن استنتاج التابع التقريري للانتقال في حالة الحمولة المثلثية بإعطاء (i,j) القيمة الصفرية أو (k,j) حسب وضعية تحمل العنصر المحدد، ويمكن استنتاجها أيضاً لحالة الحمولة الموزعة بانتظام أي عندما يكون  $q_{ij} = q_{kj} = 0$  ففي الحالة الأخيرة يكون الجزء غير المتجانس من التابع التقريري مكافأً لـ:

$$(15) \quad \bar{N} = \frac{1}{EI_z} \left( \frac{l^2 x^2}{24} - \frac{lx^3}{12} + \frac{x^4}{24} \right)$$

#### 4- اختبار عددي لنتائج العنصر المحدد في الفقرة 3:

لتوضيح الفارق النوعي في صحة نتائج العنصر المحدد المطور هنا بالنسبة إلى العنصر المحدد العادي بتابع تقريري للانتقالات غير متعلق بالحملات، نأخذ مثلاً بسيطاً يمكن إجراء الحسابات عليه دون الاستعانة بالحاسب الآلي، وهو عبارة عن جائز صلابته ثابتة وموثوق من الطرفين، معرض لحمولة خارجية موزعة بانتظام (شكل 2).

يقسم هذا الجائز إلى أربعة عناصر محددة متساوية الطول (شكل 3)، ويجري حساب مصفوفات القساوة للعناصر هذه كما هو مألف بعد تقسيم تعبير الطاقة الكامنة.

مصفوفات القساوة الناتجة عن هذا التقسيم مطابقة لتلك الناتجة عن استخدام العنصر المحدد المعروف كما أن خطوطات الحل مشابهة للشكل المعناد مع اختلاف في التفاصيل ناتج عن زيادة حد

$$w(x,y) = \beta_1 + \beta_2 \cdot x + \beta_3 \cdot y + \beta_4 \cdot x^2 + \beta_5 \cdot xy + \beta_6 \cdot y^2 + \beta_7 \cdot x^3 + \beta_8 \cdot x^2y + \beta_9 \cdot xy^2 + \beta_{10} \cdot y^3 + \beta_{11} \cdot x^3y + \beta_{12} \cdot xy^3 + \beta_{13} \cdot x^2y^2 \quad (16)$$

$q_z$ : الحمولة الموزعة بانتظام .

نستطيع تحديد ثابت الاختباري الزائد عن عدد العقد مضروباً بعدد درجات الحرية لكل عقدة ومقداره:

$$\beta_{13} = \frac{q_z}{8k} \quad (18)$$

بتطبيق المعادلة التفاضلية للبلاطة مع

استخدام طرقة الكتابة بالدلائل:

$$w_{z,ikki} = \frac{q_z}{8k} ; \quad i, k = x, y \quad (17)$$

حيث:

$k$ : ثابت الصلابة للبلاطة .

الطبيعية واتباع طريقة الكتابة باستخدام الدلالات  
(المصدر 7) على تابع الانتقالات التقريري:

$$W = N^\rho \cdot V_\rho + \bar{N} q(z); \quad V_\rho = w_1(1) \varphi_1(1) \varphi_2(1) \dots \varphi_2(4) \quad (19)$$

حيث:  $\theta^1, \theta^2$  الاحداثيات الطبيعية للعنصر المحدد. و  $k$  تعني الان ثابت صلابة البلاطة في الاحداثيات الطبيعية.

بتقييم تعبير الطاقة الكامنة لمبدأ الطاقة الكامنة الأصغرى مع اعتبار التابع التقريري للانتقالات (18) نحصل على :

باتباع خطوات مشابهة لتلك التي وردت في الفقرة 3 نحصل بعد الانتقال إلى الاحداثيات

حيث:  $e$  دالة تأخذ أرقام عقد العنصر،  $V_\rho$  تمثل شعاع انتقالات ودورانات عقد العنصر. يحتوي هذا التابع التقريري على جزء متجانس  $\underline{N}$  مطابق لمقابله في المصدر<sup>6</sup> ولا داعي لذكره هنا إذ من الممكن الحصول عليه من المصدر السابق وأخر غير متجانس وهو:

$$\bar{N} = (1 - (\theta^1)^2 - (\theta^2)^2 + (20) \\ + (\theta^1)^2 \cdot (\theta^2)^2 / k$$

(21)

$$\Pi = \frac{1}{2} \int_A V_\rho N_{,\alpha\beta} E^{\alpha\beta\gamma\delta} N_{,\gamma\delta} dA - \int_A \bar{q}^2(z) \bar{N} dA - \int_A V_\rho N_{,\beta} \bar{q}(z) dA + \int_A V_\rho N_{,\alpha\beta} E^{\alpha\beta\gamma\delta} \bar{N}_{,\gamma\delta} \bar{q}(z) dA + \frac{1}{2} \int_A \bar{q}^2(z) \bar{N}_{,\alpha\beta} E^{\alpha\beta\gamma\delta} \bar{N}_{,\gamma\delta} dA$$

$$\Pi = \frac{1}{2} V_\rho K^{\rho\eta} V_\eta - V_\rho \bar{f}_1^\rho + V_\rho \bar{f}_2^\rho + C \quad (22)$$

حيث:

$$K^{\rho\eta} = \int_A N_{,\alpha\beta}^\rho E^{\alpha\beta\gamma\delta} N_{,\gamma\delta}^\eta dA \quad (23)$$

6- اختبار عددي لنتائج العنصر المحدد في الفقرة 5:

بغية الاختبار العددي لنتائج التعديل النظري الوارد في الفقرة تؤخذ بلاطة مربعة مستندة استناداً بسيطاً من جميع أطرافها ومحملة بحملة موزعة بانتظام على كامل مساحتها وثوابتها الهندسية معطاة في الشكل 6. الحل الدقيق لهذه البلاطة معروف وممثل إلى جانب الحل الحالي وحلول عناصر مختلفة أخرى. مأخوذة من المصادرين<sup>8</sup> و<sup>9</sup> وهي العنصر المحدد المعروف بـ(ACM) والعنصر المحدد المعروف بـ(DKQ) على الأشكال من 7 إلى 11. من الواضح أن الحل الحالي المسمى بـ(DE) يمثل تحسيناً نوعياً لنتائج الطاقة الكامنة (الشكل 7) وانتقالات نقطة منتصف البلاطة (شكل 8) وعزوم المقطع للبلاطة (شكل 9 و10) والقوى القاسية فيها (شكل 11). كما يلاحظ أن تقارب الحل الحالي إلى الحل الدقيق أسرع من الحلول الأخرى. وبالتالي يمكن

$$\bar{f}_1^\rho = \int_A N^\rho \bar{q}(z) dA; \quad (24) \\ \bar{f}_2^\rho = \int_A N_{,\alpha\beta}^\rho E^{\alpha\beta\gamma\delta} \bar{N}_{,\gamma\delta} \bar{q}(z) dA$$

$$C = \frac{1}{2} \int_A \bar{q}^2(z) \bar{N}_{,\alpha\beta} E^{\alpha\beta\gamma\delta} \bar{N}_{,\gamma\delta} dA \quad (25) \\ - \int_A \bar{q}^2(z) \bar{N} dA$$

بالتحويل إلى الاحداثيات الديكارتية وبالجمع على عناصر المنشأ كلها وأخذ التغير الأول لانتقالات العقد نحصل على جملة المعادلات الجبرية الخطية.

$$\underline{K} \cdot \underline{V} = \underline{F} \quad (26)$$

المتحانسة للمسألة المعالجة إضافة إلى الشروط المنصوص عنها في طريقة العناصر المحددة العادلة نموذج الانتقالات.

وأخطاء الحل في هذه الطريقة تحصر في الأخطاء الناتجة عن التقسيم إلى عناصر محددة (والتي تنتج عن خرق شروط استمرارية الانتقالات) وخرق الشروط الظرفية الميكانيكية لنظرية المرونة ، بينما كانت الأخطاء في الطريقة العادلة تشمل خطأً هاماً ينتج عن خرق شروط التوازن الداخلية .

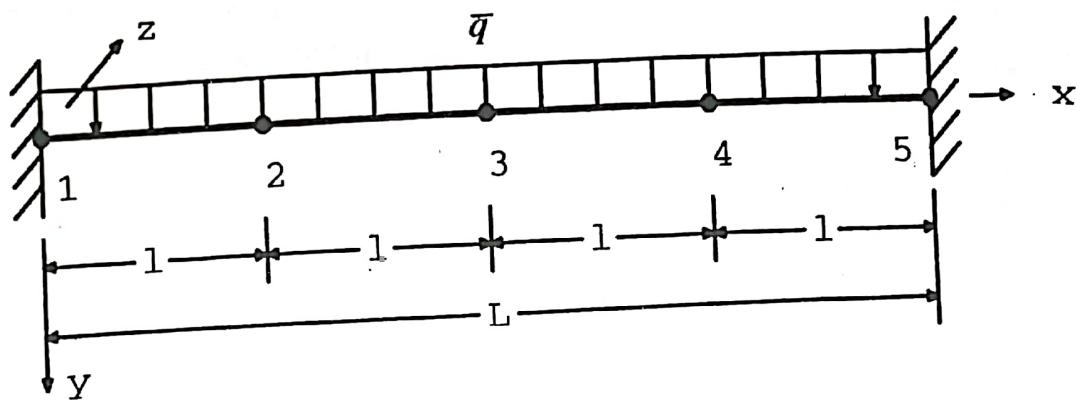
للحصول على حل نظري أمين لمسائل نظرية المرونة في المنشآت المأمة يمكن اللجوء إلى إحدى طرق التخمين اللاحقة لأخطاء نظرية العناصر المحددة التي لاقت انتشاراً واسعاً في الحقبة الأخيرة من هذا القرن. من هذه الطرق ما يكتفي بتخمين هذه الأخطاء كالمصدرين<sup>(10)</sup> و<sup>(11)</sup> ومنها ما يحاول معالجة هذه الأخطاء وتحويلها إلى حمولات إضافية على المنشآت تؤدي إلى انتقالات وقوى مقطع تصحيحة تضاف إلى انتقالات وقوى المقطع الأساسية المصدر<sup>(12)</sup>.

الحصول على نتائج مقبولة هندسياً باستخدام الحل الحالي دون الحاجة إلى تقسيم شبكي دقيق للمنشأ المراد حلّه.

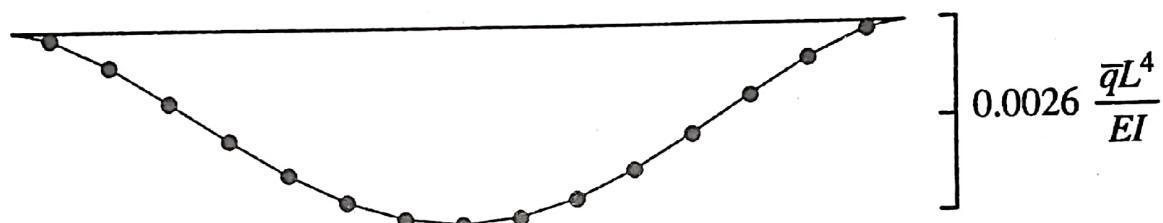
## 7- ملاحظات ختامية:

إن إدخال التعديل النظري المقترن في الفقرات السابقة على طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات يمثل أماناً نظرياً لنتائج هذه الطريقة ، كما أن إجراء التعديلات الناتجة عن هذا الاقتراح على برامج العناصر المحددة والمنتشرة في كل مكان ليس عملية في غاية الصعوبة ويمكن ضبط هذه التعديلات بحيث يتم تعديل الطرف الثاني للمعادلات الجبرية الخطية النهائية للمنشآت المعالجة. كما يمكن معالجة حالات التحميل العامة بتقريب توابع هذه الحالات وفق خطوط منكسرة متعاقبة لمسائل الوحيدة بعد. وبمساحات مستوية متعاقبة لمسائل الثنائية بعد.

من الواضح أن الحل المقترن يمثل تحسيناً نوعياً لنتائج طريقة العناصر المحددة نموذج الانتقالات، إذ أن التوابع التقريرية للانتقالات المشتقة بهذه الطريقة تحقق معادلات التوازن الداخلية غير



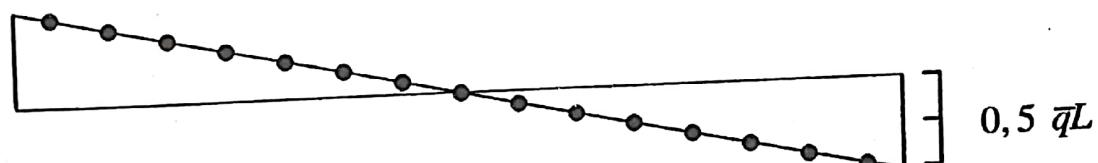
شكل 2: جائز بسيط موثوق من الطرفين تحت تأثير حمولة موزعة بانتظام ثابت الصلابة، التقسيم إلى أربع عناصر محددة.



شكل 3:تابع الانتقالات الحاصلة.



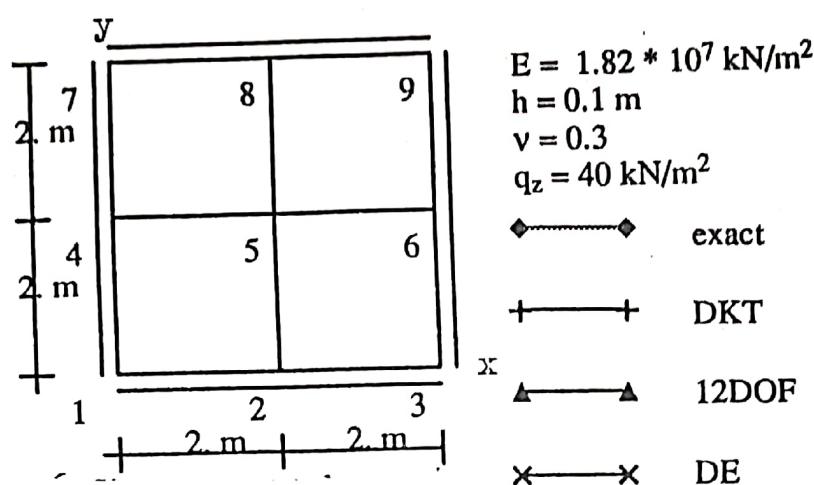
شكل 4:تابع العزوم الحاصل.



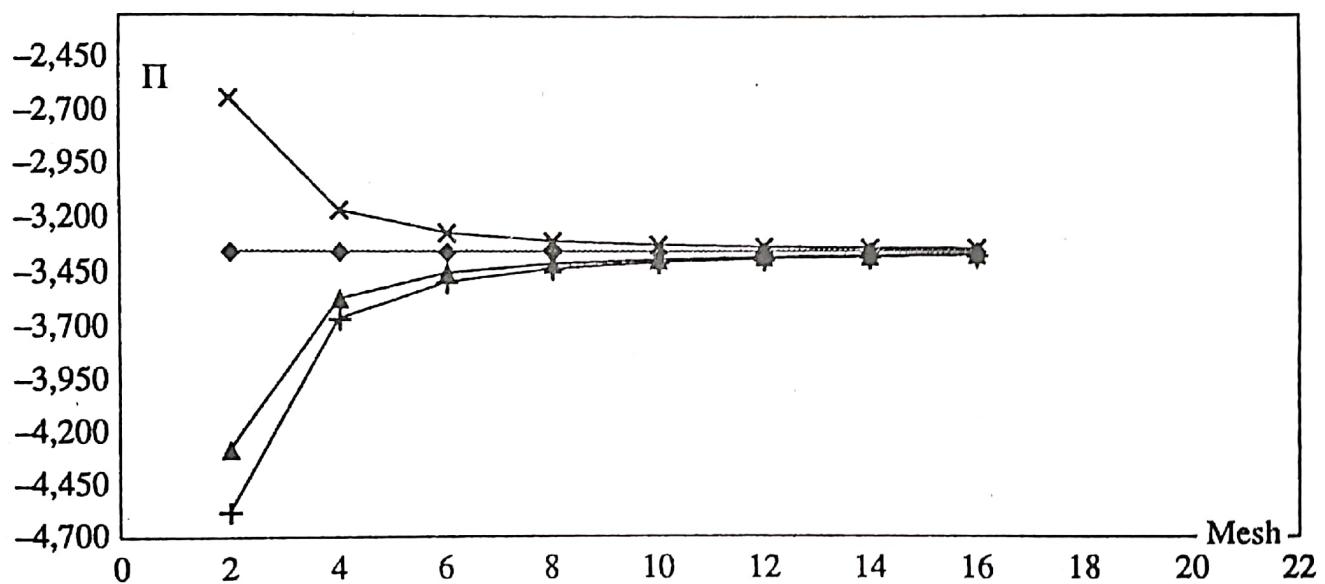
شكل 5:تابع القوى القاصة الحاصل.

الحل الدقيق: الخط المستمر.

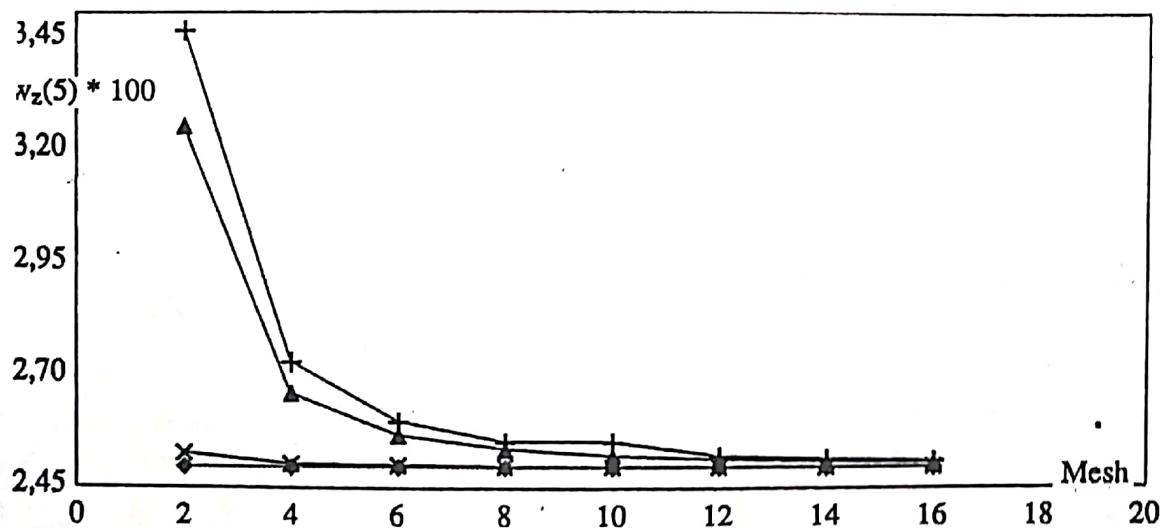
الحل الحالى: الخط المنقط.



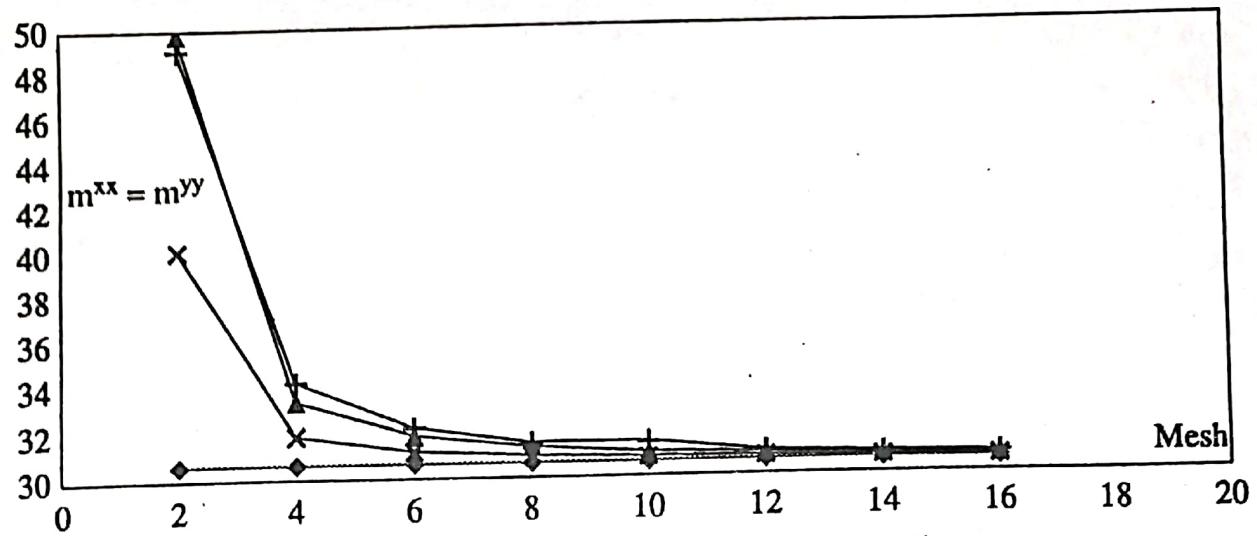
شكل 6: بلاطة مستندة استناداً بسيطاً من جميع أطراها وحملة جمولة موزعة بانتظام.



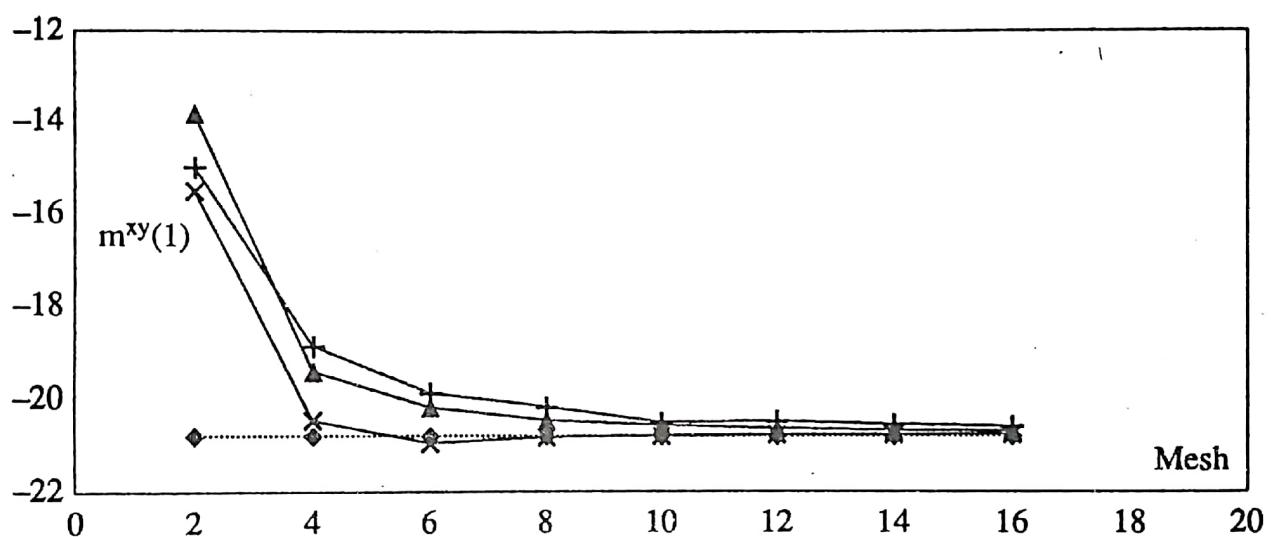
شكل 7: الطاقة الكامنة.



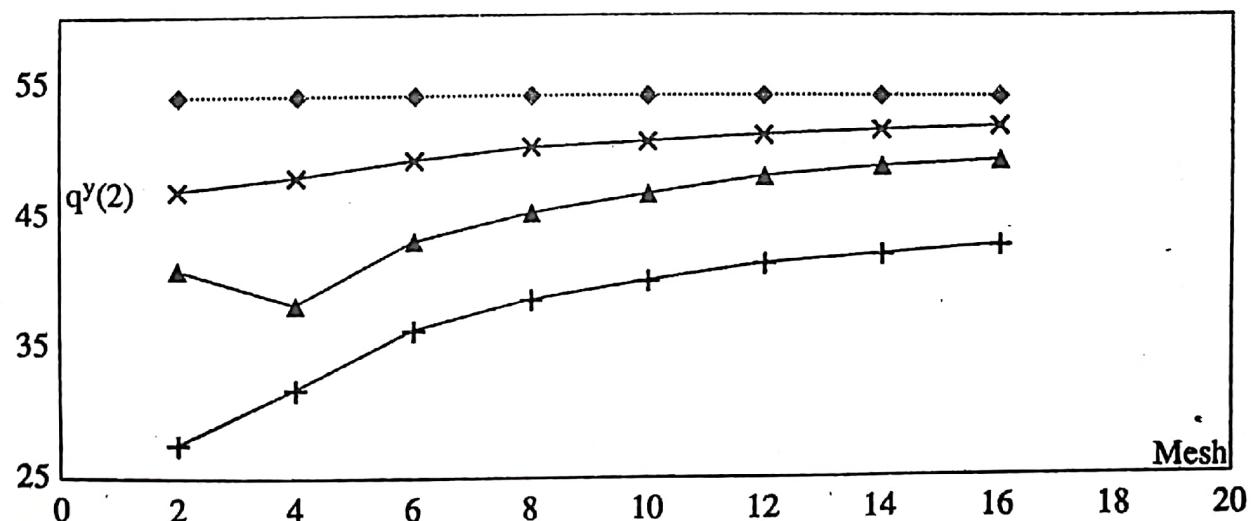
شكل 8: انتقالات نقطة منتصف البلاطة.



شكل 9: عزوم الانعطاف.



شكل 10: عزم الفتيل.



شكل 11: القوى القاسية.

## □ ABSTRACT □

*By finite element methods, the displacement functions within the element are usually not connected directly with the load functions. The relationship between displacements and loading appears only in a discreet way in the final algebraic system of equations for the nodal displacements. The displacements and the loadings within the element would be systematically connected together in such a way, that the governing differential equations of the concerned problems are exactly fulfilled. New aspects of the application of the finite element displacement approach are introduced. The numerical performance of the introduced aspects is examined by the use of a new developed beam element and a new developed plate bending element.*

## المصادر العلمية

1. T. H. H. Pian, "Finite element methods by variational principles with relaxed continuity requirement in Engineering vol. 1-3, Southampton England, Southampton Uni Press, 1973.
2. J. Jirousek and L. Guex, "The hybrid Trefftz finite element model and its application to plate bending", Int. J. Num. Meth. Eng., vol. 13, 651-93, 1986.
3. S. Abo Diab, "Entwicklung und Einsatz hybrid finiter Stabelement für Aufgaben der linearen Kinetik und Statik von räumlichen Stabtragwerke - Kompakte gerade Stäbe", Bauingenieur 66, 437-440, 1991.
4. V. Kolar, J. Kratochvil, F. Leitner, A. Zinesek, "Berechnung von Flächen-und Raumtragwerken nach der Methode der finiten Elemente", Springer-Verlag, Wien, New York, 1975.
5. O. C. Zienkiewicz, Y. K. Cheung, "The finite element method for analysis of elastic and orthotropic slabs", Proc. Inst. Civ. Eng., 28, 471-88, 1964.
6. O. C. Zienkiewicz, "Methode der finiten Elemente", VEB Fachbuchverlag, Leipzig, 1987.
7. E. Kliingbeil, "Tensorrechnung für Ingenieure", Bd. 197, Wissenschaftsverlag, Mannheim/Wien/Zürich, 1989.
8. O.C. Zienkiewicz, R. L. Taylor, "The finite element method", Vol. 2, Solid and Fluidemchanics Dynamics and Nonlinearity, McGraw-Hill Book Company, London, 1991.
9. J. L. Batoz, M. Ben Tahhar, "Evalution of a new quadrilateral thin plate bending element, Int. J. Num. Meth. Eng., Vol. 18 1655-77, 1982.
10. I. Babuska, C. W. rheinboldt, "A-posteriori error estimates for the finite elemnet method", Int. J. Num. Meth. Eng. Vol. 12, 1597-1615, 1978.
11. O. C. Zienkiewicz, J. Z. Zhu, "A simple error estimate and adaptive procedure for practical engineering analysis", Int. J. Num. Meth. Eng., Vol. 24, 337-57, 1987.
12. U. Meißner, H. Wibbler, "A least square principle for the aposteriori computation of the finite element approximation errors", Comp. Meth. Appl. Eng. 85, 89-108, 1991.