

## الباب الثالث

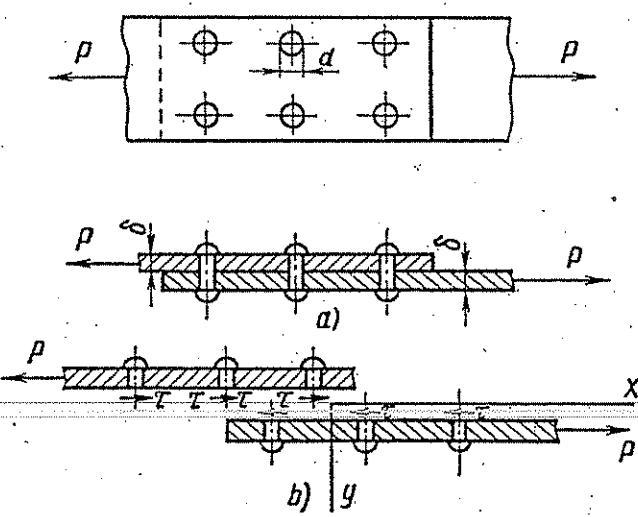
### القص

#### ٢٣ - تجديد الاجهادات

اذا آثرت في المقطع العرضي للقضيب قوة عرضية فقط، وكانت القوى الداخلية الاخرى تساوى صفراء، فان حالة اجهاد القضيب هذه تسمى بالقص في هذه الحالة، تؤثر في المقطع العرضي الاجهادات المماسية وحدها التي تعطى بمثابة القوة العرضية.

وفي اكثر المسائل العملية، تظهر القوة العرضية في نفس الوقت مع عزم الحناء والقوة الطولية، بحيث تؤثر الاجهادات العمودية والمماسية عادة في المقاطع.

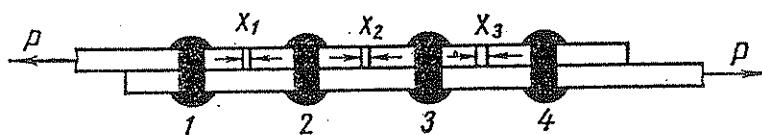
ولكن، اذا كانت الاجهادات المماسية اكبر بكثير من الاجهادات العمودية، عندئذ يمكن اجراء الحساب بالنسبة للقص فقط.



الشكل ١ - ٣

ويعتبر حساب ربط (وصل) البرشامات والمسامير واللحام كمثال نموذجي على هذا الحساب البسيط الذي اظهر التطبيق بأنه مضبوط لدرجة كافية. ويظهر الشكل ٣ - ١، a وصل لوحين بواسطة البرشام (وصلة تراكب). اما الرأس الثاني (القافل) للبرشامة، فيتكون نتيجة لعملية البرشمة. وفي الشكل ٣ - ١، b تظهر صورة الانهيار الممكّن للربط البرشمي. وينهار الربط نتيجة لقص البرشامات في تلامس الالواح. وإذا كان انهيار كل برشامة يحدث في مستوى قطع واحد، فإن الربط البرشمي يسمى مفرد القص (الشكل ٣ - ١)، وإذا كان يحدث بمستويين، فيسمى بالقص المزدوج (الشكل ٣ - ٦) ... الخ.

وتؤثر الاجهادات المماسية على مستوى قص البرشامات ولتحديد مقدار هذه الاجهادات المماسية يجب قبل كل شيء معرفة كيفية توزيع القوة  $P$  بين البرشامات بصورة منفردة. ولهذا فيجب اعتبار الربط البرشمي (الربط بالبرشام) كمجموعتين غير محددة استاتيكيا.



الشكل ٢ - ٣

ويمكن اعتبار الشرط الواجب توافرها بين البرشامات في لوح واحد من الالواح، مجهولة (الشكل ٣ - ٢). (توجد متنوعات أخرى للمجموعة الأساسية). وبمساواة الأزاحات في أماكن مقطع الالواح للصفر، فاننا نحصل على معادلات الشوهات الضرورية لتحديد القوى المجهولة.

وبتحديد القوى في الالواح، فاننا نحصل على قوى القص في البرشامات وهي عبارة عن الفرق بين القوى المجاورة للبرشام، فقوى القص في البرشامة الثالثة مثلاً (الشكل ٣ - ٢) ستتساوى  $X_2 - X_3 = Q_3$  وهكذا في البقية. ان نتائج حل هذه المسألة لوصلة تراكب، عندما تكون مساحة المقطع العرضي للالواح المبرشمة ذات المساحة الواحدة، مبينة في الجدول ٣ - ١.

وكما يوضح الجدول، فإنه بازدياد عدد البرشامات في الصف، يزداد عدم الانظام في عمل البرشامات.

عندما نأخذ ٦ برشمات فإن قوى القص فيها التي تقع في النهايات (البرشامة الأولى والستة) أكثر بحوالى ٥٢ مرة من قوى القص في البرشامات الوسطى (البرشامة الثالثة والرابعة).

الجدول ٣ - ١

$Q_m$	$Q_6$	$Q_5$	$Q_4$	$Q_3$	$Q_2$	$Q_1$	عدد البرشام
اعتبارها كسر من القوة $P$							
٠,٣٣٣	-	-	-	٠,٣٥٣	٠,٢٩٤	٠,٣٥٣	٣
٠,٢٥	-	-	٠,٢٩	٠,٢١	٠,٢١	٠,٢٩	٤
٠,٢٠	-	٠,٢٦	٠,١٧	٠,١٤	٠,١٧	٠,٢٦	٥
٠,١٦٦	٠,٢٤	٠,١٥	٠,١١	٠,١١	٠,١٥	٠,٢٤	٦

وفي تلك الحالات التي تربط فيها أجزاء مختلف مساحة مقاطعها العرضية، فإن عدم الانظام في عمل البرشامات يزداد. وفي هذه الحالة، فإن البرشامات التي تتميز بأكبر انفعال زائد توجد على اللوح الذي تكون مساحة مقطعه العرضي أقل.

ولكن التجارب أظهرت، انه عند تأثير الحمل الاستاتيكي، تتحطم البرشامات في وقت واحد. وهذا يفسر، بأنه قبل لحظة الانهيار يحدث تساوي لقوى نتيجة للدونة المعادة وكذلك نتيجة للفراغات (الخلوصات) الموجودة بين البرشامات والألواح.

وعند تأثير الاحمال الطارقة (التصادمية) والاهتزازية، من الضروري أن نأخذ عدم انتظام عمل البرشامات في الاعتبار.

وهكذا، فعند تأثير الحمل الاستاتيكي يمكن اعتبار أن قوة القص في كل برشامة تساوى:

$$(1-3) \quad Q = \frac{P}{n}$$

حيث  $P$  — القوة التي تؤثر على المفصل.  
 $n$  — عدد البرشامات.

وفي حالة القص المزدوج للربط البرشمي (انظر الشكل ٣ - ٦)، يجب أن نفهم أن  $n$  هي عدد البرشامات الواقعية على جهة واحدة من محل تشبيث الألواح المربوطة.

وينما بعد، فإن الإجهادات المماسية في مستوى القص تعتبر موزعة بصورة منتظمة، مع العلم بأنه في الواقع، وكما أظهرت الابحاث التجريبية لا يعتبر توزيعها منتظماً. ولكن يصعب الحل النظري الدقيق لهذه المسألة، طالما كانت هناك فراغات (خلوصات) بين البرشامات والألواح، وقوى الاحتكاك بين الألواح، الخ. وعدا ذلك، فعند صنع البرشامات تستهلك أنواع الفولاذ الأكثر لدونة، ولذا فإن عدم الانتظام في توزيع الإجهادات المماسية يزول نتيجة لظهور التشوّهات اللدننة قبل لحظة الانهيار.

وباعتبار توزيع الإجهادات المماسية في مقطع البرشامة منتظماً فمن السهل الحصول على مقدارها.

نضع معادلات التوازن لقسم المفصل المقطوع، وليكن مثلاً الأعلى (الشكل ٣ - ١، ٢) فنحصل على:

$$\Sigma X = 0, \quad -P + n\tau F = 0$$

ومن هنا:

$$(2-3) \quad \tau = \frac{P}{nF}$$

حيث  $F = \frac{\pi d^2}{4}$ ، مساحة المقطع العرضي للبرشامة ذات القطر  $d$ .

وباستعمال الصيغة (٣ - ١) نحصل من (٣ - ٢) على:

$$(3-3) \quad \tau = \frac{Q}{F}.$$

ان شروط مقاومة القص في البرشامات ، تكون بالشكل الآتى :

$$(3) \quad \tau = \frac{P}{F_n} = \frac{Q}{F} \leq [\tau_{sh}] .$$

حيث  $[\tau_{sh}]$  - اجهاد القص المسموح به.

ومن الصيغة (3 - ٤) يمكن تحديد العدد اللازم من البرشامات ذات الفرد بسهولة :

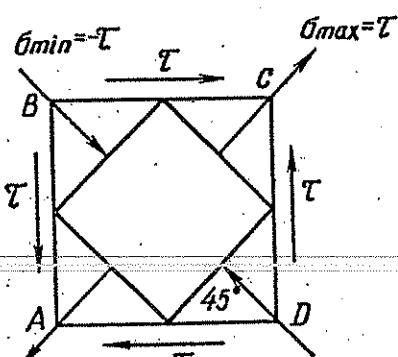
$$(3) \quad n \geq \frac{P}{\frac{\pi d^3}{4} [\tau_{sh}]} .$$

وفي الوصل التى تكون برشاماتها مزدوجة او مضاعفة القص ، نضع المجموع الكلى لمستويات القص المبرشمة الواقعه فى جهة واحدة من الوصلة متساوية  $n$  فى الصيغة (3 - ٤).

ويثبت عادة مقدار اجهادات القص عن طريق التجارب نكى يتبع تأثير عدم انتظام توزيع الاجهادات على متانة الربط ، وتأثير قوى الاحتكاك الفراغات (الخلوصات) وما شاكل ذلك. وعند القيام بحساب البرشامات تستعمل  $[\tau_{sh}] = [0.6 \div 0.8]$  ، حيث  $[\tau]$  هو الاجهاد المسموح به عند الشد لقد اثبتت التجارب ان المواد الليفية (الخشب مثلاً) ، والتى تعتبر متجانسة جداً ومتباينة الخواص ، فانها ، تظهر مقاومة قليلة للقص الذى يحدث باتجاه الاليف. عند قص الصنوبر مثلاً باتجاه الاليف تستعمل  $[\tau] = 0.1$  ولا تؤثر الاجهادات المماسية (الشكل ٣ - ٣) على مساحتى القص  $BC$  و  $AD$  فقط بل وعلى المساحتين  $CD$  و  $AB$  العموديتين على المساحتين الساسيات وهذا ما يستخلص من قانون ترافق الاجهادات المماسية.

وفي المقاطع المائلة ، تؤثر الاجهادات العمودية والمماسية. والاجهادات العمودية تكون في المساحات الرئيسية. ويمكن تحديد مقدارها واتجاهاتها بواسطة الصيغ

(٣٦ - ٢ - ٣٥).



الشكل ٣ - ٣

وبما أن  $\sigma_{\beta} = \sigma_0$ ، فاننا في حالتنا هذه نحصل من الصيغة (٢ - ٣٥) على:

$\tan 2\delta_0 = 0$ .  
اذن فالمساحات الرئيسية تنحرف عن اتجاه مساحات القص بزاوية  $45^\circ$  (انظر الشكل ٣ - ٣).

ان الاجهادات الرئيسية المحددة بواسطة الصيغة (٢ - ٣٦) تساوى:

$$(7-3) \quad \frac{\sigma_{\max}}{\sigma_{\min}} = \pm \infty$$

اى انها تساوى الاجهادات المماسية التي تؤثر على مستوى القص، من حيث المقدار. وهنا يكون اجهاد رئيسي واحد شادا، والثانى ضاغطا (انظر الشكل ٣ - ٣). وبما ان كلا من الاجهادين الرئيسيين لا يساوى صفراء، فان القص يعتبر حالة خاصة من حالات الاجهاد الثنائى المحور وهذا ما ذكر سابقا (انظر الشكل ٢ - ٣٦ d).

وعدا حساب القص فعند تصميم الوصل المبرشمة، يحسب ايضا التهضر. ويتأكد من اجهادات التهضر على مساحات التلامس بين الالواح المربوطة والبرشامات. وبين الشكل ٣ - ١، a، مساقط مساحات التهضر على مستوى الرسم بخطوط عريضة. وتؤخذ مساحة تهضر برشامة واحدة مساوية  $F_{cr} = d\delta$ . وتعتبر اجهادات التهضر منتظمة التوزيع على مساحة التهضر، وان شروط المثانة عند التهضر يعبر عنها بالصيغة:

$$(7-4) \quad \sigma_{cr} = \frac{P}{n'F_{cr}} \leq [\sigma_{cr}]$$

حيث  $[\sigma_{cr}]$  - الاجهاد المسموح به عند التهضر.  
 $n'$  - عدد البرشامات.

في حالة وصلة تراكب لوحين مختلفي السمك فعند حساب  $F_{cr}$  يجب اخذ  $\delta_{\min}$ . وفي حالة وصلة تراكب لها لوحان لتفطية (انظر الشكل ٣ - ٦)، يجب فهم انى سلك الالواح المربوطة، اذ كان لا يزيد عن  $2\delta_{pl}$ ، حيث  $\delta_{pl}$  سمك لوح تفطية واحد وبالعكس عند  $\delta > 2\delta_{pl}$ .  
 $F_{cr} = 2d\delta_{pl}$ .

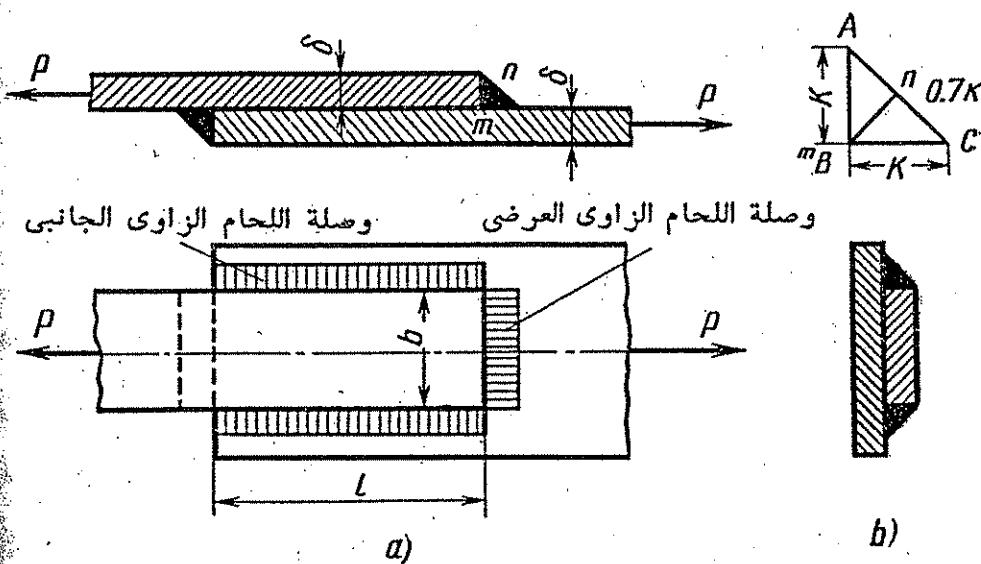
وفي حالة الثقوب المستحدثة بواسطة الثاقب او بواسطة الضغط ، والموس بعد ذلك ، تؤخذ  $[σ_{cr}] = 2[σ]$ .

ومن الصيغة (٣ - ٧) ، يمكن تحديد عدد البرشامات اللازمة ، حيث شروط المتنانة عند التهضر :

$$(3) \quad n' > \frac{P}{d_0(σ_{cr})}.$$

ومن المقدارين  $n$  و  $n'$  نختار المقدار الأكبر.

وباستعمال الصيغة  $\frac{Q}{F}$  ، يمكن تصميم الوصل الملجمة التي اختبرت في السنوات الأخيرة محل الوصل المبرشمة. الشكل ٣ - ٤ ، a يبين وصلات لوحين بواسطة اللحام الزاوي العرضي والجانبي. وعند تصميم اللحام



الشكل ٣ - ٤

الزاوي العرضي والجانبي ، نعتبر ان المقطع الخطر في اللحام ينطبق مع المسار الذي يمر بالمنصف  $mn$  للزاوية القائمة  $ABC$  (الشكل ٣ - ٤). وهكذا فان مساحة المقطع الخطر في كل لحام زاوي عرضي ، تساوى  $60.7k$  ، ولكن لحام زاوي جانبي تساوى  $10.7k$  ، حيث  $k$  - قاعدة اللحام ، وفي الموضعية في الشكل ٣ - ٤ ، فان قاعدة اللحام تساوى سمك اللوحة العا

وتعتبر اجهادات القص موزعة بصورة منتظمة على مساحة المقطع الخطر.  
وبأخذ الافتراضات التي ذكرناها في الاعتبار، فإن الحمل المسموح به في اللحام الزاوي العرضي يحدد بالصيغة:

$$(9-3) \quad [P_{tr}] = 0.7k[\tau_w]$$

حيث  $\tau_w$  – اجهاد القص المسموح به لذلك اللحام.  
الحمل المسموح به في اللحام الزاوي الجانبي:

$$(10-3) \quad [P_s] = 1.07k[\tau_w].$$

ومن أجل أن يكون اللحام قوياً يجب أن تكون المقاومة الكلية المسموح بها لذلك اللحام، أقل من القوة المؤثرة على الوصلة (المفصل).

$$(11-3) \quad 2[P_s] + 2[P_{tr}] \geq P.$$

وباستعمال هذه المعادلات، واعطاء ابعاد  $[K]$ ، يمكن تحديد طول اللحام الضروري.

ان انواع الوصل المبشرمة والملحومة متنوعة جداً. وتدرس هذه بصورة مفصلة في موضوع «قطع غيار الآلات» ومواضيع خاصة أخرى.

#### ٤ - التشوهات عند القص

ان الجزء  $ABCD$  المستطيل قبل التشوه (الشكل ٣ - ٥) يأخذ بعد تشوه القص الشكل  $AB'C'D$  (نعتبر الضلع  $AD$  ثابتاً).

ان مقدار  $\Delta S = CC'$  ويسمى القص التام.

ونسبة  $\gamma = \frac{\Delta S}{a}$  تسمى القص النسبي. ونظراً لقلة التشوهات، يمكن اعتبار  $\gamma \approx \tan \alpha$ . وتسمى هذه الزاوية بزاوية القص.

وقد أظهرت التجارب، بأن لكثير من المواد، حتى خلود معينة من التحميل علاقة خطية بين الاجهادات والتشوهات عند القص.

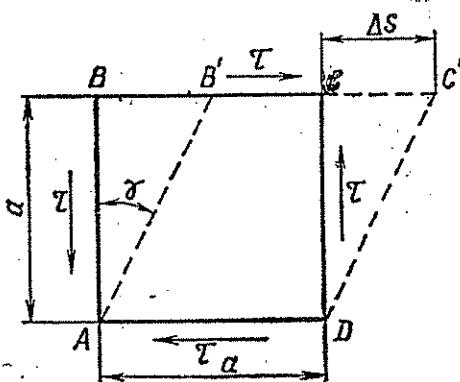
$$(12-3) \quad \gamma = \frac{e}{G}$$

والتي تعبّر عن قانون هوك لحالات القص  
المعامل الثابت  $G$  يسمى بمعامل القص  
(معامل المرونة) من الدرجة الثانية  
وهو يبيّن قابلية المادة على مقاومة تشوهات  
القص . وبمعرفة  $\tau$  يمكن الحصول على  
القص التام :

$$(3-3) \quad \Delta S = \frac{\tau a}{G} = \frac{Qa}{GF}$$

حيث  $Q$  — القوة المؤثرة على الوجه  $BC$

— مساحة هذا الوجه (هذا وكما سبق، نعتبر ان اجهادات القص موزعة



الشكل ٣ - ٠

بانظام على مساحات تأثيرها).

ان العلاقة الخطية بين  $\tau$  و  $Q$  تبقى سارية المفعول ما دامت اجهادات القص

لا تتجاوز الحد التناصي عند القص.

ومن الصيغة (٢ - ٤٢) يتضح، انه عند القص البحث، يكون الشكل  
الجمعي  $\tau$  مساوياً للصفر وذلك لأن

$$\sigma_1 = \tau, \quad \sigma_3 = -\tau, \quad \sigma_2 = 0.$$

٢٥ - طاقة الوضع عند القص. العلاقة بين ثوابت المرونة الثلاثة  $E$ ،  $G$ ،  $\mu$

لحساب طاقة الوضع عند القص، ولسهولة نفترض ان الوجه  $AD$  من اوجات  
المادة ثابت (انظر الشكل ٣ - ٥) وعند ذلك فان طاقة الوضع ستتساوى بـ  
القوة  $Q$  المؤثرة على الوجه  $BC$  :

$$(4-3) \quad II = \frac{Q\Delta S}{2} = \frac{Q^2 a}{2GF}.$$

طاقة الوضع النوعية ستتساوى:

$$(5-3) \quad u = \frac{II}{V} \frac{Q^2 a}{2GF^2 a} = \frac{\tau^2}{2G}$$

(وذلك لأن  $\frac{Q}{F} = \tau$  و  $V = Fa$ )

ومن ناحية أخرى، يمكن حساب طاقة الوضع باعتبارها شغل الاجهادات العمودية الرئيسية (شكل ٣ - ٣). ومن الصيغة (٢ - ٥٣) لحالة الاجهاد السطحي، الذي يعتبر قصا بحثا، نفترض ان  $\sigma_2 = 0$  حيث نحصل على

$$(16 - ٣) \quad u = \frac{1}{2E} (\sigma_1^2 + \sigma_3^2 - 2\mu\sigma_1\sigma_3)$$

ولكن الاجهادات الرئيسية متساوية  $\sigma_1 = \sigma_3$  و  $\tau = \sigma_3$  اذن:

$$(17 - ٣) \quad u = \frac{\tau^2(1+\mu)}{E}$$

وبما ان مقدار الطاقة لا يجب ان يتعلق باتجاه اصلاح المادة، فيمساواة الاطراف اليمنى للمعادلتين (٣ - ١٥) و (٣ - ١٧)، نحصل على

$$\frac{\tau^2}{2G} = \frac{\tau^2(1+\mu)}{E}$$

ومن هنا نجد العلاقة بين معامل القص  $G$  ومعامل المرونة من الدرجة الأولى  $E$

$$(18 - ٣) \quad G = \frac{E}{2(1+\mu)}$$

للفولاد:

$$G = \frac{2 \times 10^8}{2(1+0.3)} \approx 8 \times 10^5 \text{ kg/cm}^2$$

مثال ٣ - ١. يراد تصميم وصلة مبرشمة للوحين مقطعهما واحد يبلغ سمكه  $\delta = 16mm$ ، ومغطيان بلوحي تغطية (الشكل ٣ - ٦)، اذا كانت  $P = 60t$  والاجهادات المسموح بها  $[\tau_{sh}] = 1000 \text{ kg/cm}^2$ ،  $[\sigma_c] = [\sigma_t] = 1600 \text{ kg/cm}^2$ ،  $[\sigma_{cr}] = 3200 \text{ kg/cm}^2$ .

الحل. في هذه الحالة يكون البرشام مزدوج القص، ولذلك فلكي تنهار الوصلة يجب ان تقص كل برشامة بمستويين. نعتبر قطر البرشامة  $d = 20mm$ . ونحدد عدد مستويات القص الضرورية بواسطة الصيغة (٣ - ٥):

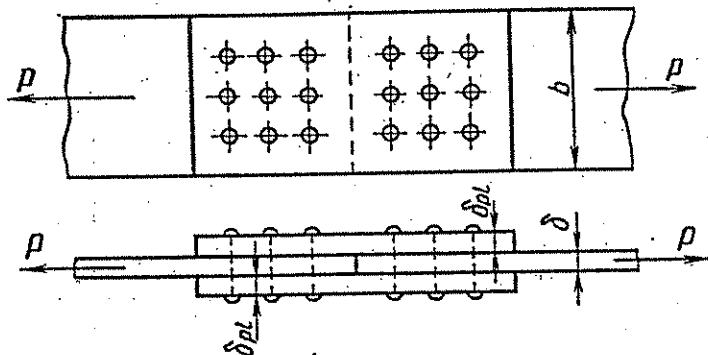
$$n = \frac{P}{\frac{\pi d^3}{4} [\tau_{sh}]} = \frac{60000 \times 4}{3.14 \times 2^3 \times 1000} = 17.4$$

اذن، فمن الضروري اخذ ٩ برشامات وعدد البرشامات الضرورية عند التهصر، حسب الصيغة (٣ - ٨) يساوى:

$$n' = \frac{P}{\delta d [\sigma_{crush}]} = \frac{60000}{1.6 \times 2 \times 3200} = 5.85 \approx 6 \text{ rivets}$$

وعند تصميم الوصل المبرشمة فان حساب القص هو الحساب الذى يعتمد عليه نهائياً. نأخذ ٩ برشامات على كل من جانبي الوصلة في ثلاثة خطوط وفي كل خط ثلاث برشامات (انظر الشكل ٣ - ٦). ونختار مقطع اللوح اعتماداً على حساب الشد:

$$F = \frac{P}{[\sigma_t]} = \frac{60000}{1600} = 37.5 \text{ cm}^2$$



الشكل ٣ - ٦

ومن هنا، عندما يكون السماك  $\delta = 1.6 \text{ cm}$ ، نجد عرض اللوح:

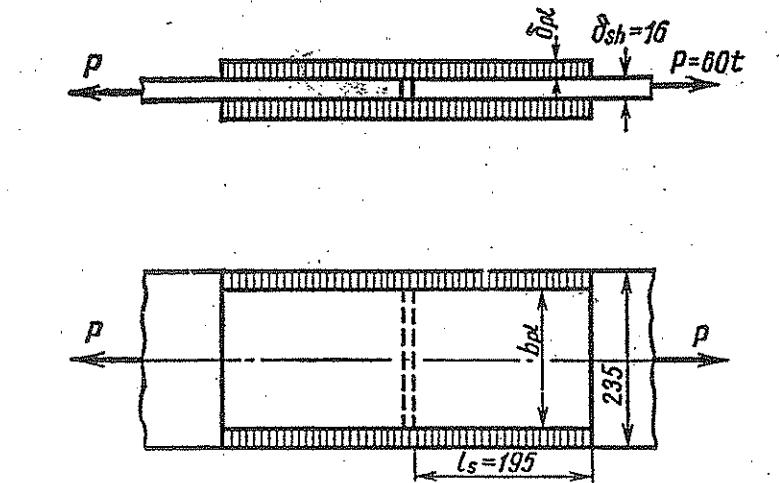
$$b_1 = \frac{F}{\delta} = \frac{37.5}{1.6} = 23.5 \text{ cm.}$$

والى هذا العرض يجب اضافة عرض الثقوب  $3d = 6 \text{ cm}$  وعند ذاك فان العرض الكلى للوح  $= 23.5 + 6 = 29.5 \text{ cm}$ . ان هذا العرض يكفى لاستيعاب ثلاث برشامات (ان المسافة بين مراكز البرشامات تؤخذ متساوية  $(3d)$ ). ان سماكة كل لوح تغطية  $\delta_p$ ، يجب ان يكون اكبر من نصف سماكة اللوح، ولذلك  $\delta_p = 0.8 \text{ cm}$ .

مثال ٣ - ٢ . يراد تصميم وصلة ملحومة حسب معطيات المثال السابق  
 (الشكل ٣ - ٧). مع العلم بأن اجهاد القص المسموح به بذلك اللحام يساوى:

$$[\tau_w] = 1100 \text{ kg/cm}^2$$

الحل. لكي نترك منحلا لوضع اللحام الزاوي نجعل عرض لوح التغطية، اقل من عرض اللوح  $b_{sh}$  الى حدما اي  $b_{sh} - 2\delta = 235 - 32 = 203 \text{ mm}$  .



الشكل ٣ - ٧.

وبحسب شروط المثانة المتيساوية، فان مساحة المقطع العرضي للوح التغطية، يجب ان لا تكون اقل من مساحة المقطع العرضي للوح اي:  $2b_{pl}\delta_{pl} \geq F_{sh}$ .  
 ومن هنا فان سمك لوح التغطية:

$$\delta_{pl} \geq \frac{1.6 \times 23.5}{2 \times 20.3} = 0.92 \text{ cm.}$$

لأنحد  $\delta_{pl} = 10 \text{ mm}$  ، ونحدد الطول العملي الضروري للحام الزاوي الجانبي  
 من الشروط (راجع الصيغة ٣ - ١٠)  $60000 \geq 1100 \times 4 \times 0.7l_s$  . ومن  
 هنا  $l_s = 19.5 \text{ cm}$ .

## الباب الرابع

### الخصائص الهندسية للمقاطع

#### ٢٦ - العزم الاستاتيكي المقطعي

عند الدراسة اللاحقة لمسائل المثانة والصلابة والاستقرار، يتوجب على معرفة بعض الخصائص الهندسية للمقطع: العزوم الاستاتيكية، عزوم القصر الذاتي وعزوم المقاومة.

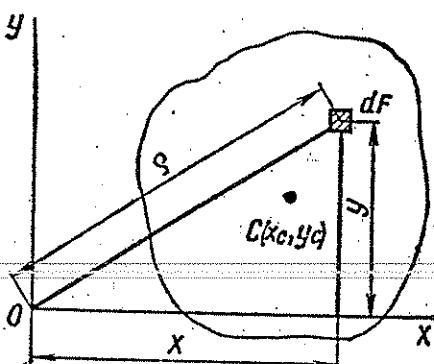
ان العزم الاستاتيكي  $S_x$  لمقطع او لشكل بالنسبة الى محور  $x$  (الشكل ٤ - ١)، الخاصية الهندسية او الكمية التي تحدد بواسطة التكامل الآتي:

$$S_x = \int_F y dF$$

حيث  $y$  - المسافة بين المساحة الاولية  $dF$  وبين المحور  $x$ .  
ان بعد العزم الاستاتيكي - وحدة الطول مرفوعة الى الدرجة الثالثة وتكون عادة سـ<sup>٣</sup> (cm<sup>٣</sup>). ويمكن ان يكون العزم موجبا او سالبا، واحيانا مسالطا للصفر. واذا تطابقت المساحة مع القوس

فان التكامل (٤ - ١) يمكن اعثاره كمجموع عزوم القوى  $dF$  بالنسبة الى المحور  $x$ . وطبقا لما نعرفه من الميكانيكا النظرية، فمن الممكن كتابة معادلة عن المحصلة كما يلى:

$$(4) \quad S_x = \int_F y dF = Fy_c$$



الشكل ٤ - ١

حيث  $F$  – المساحة الكلية للشكل (المحصلة).

$y_c$  – المسافة بين مركز ثقل الشكل والمحور  $x$ .

ونستخلص من الصيغة (٤ - ٢) صيغة لتحديد الاحداثي الرأسى لمركز

الثقل:

$$(4-3) \quad y_c = \frac{S_x}{F}$$

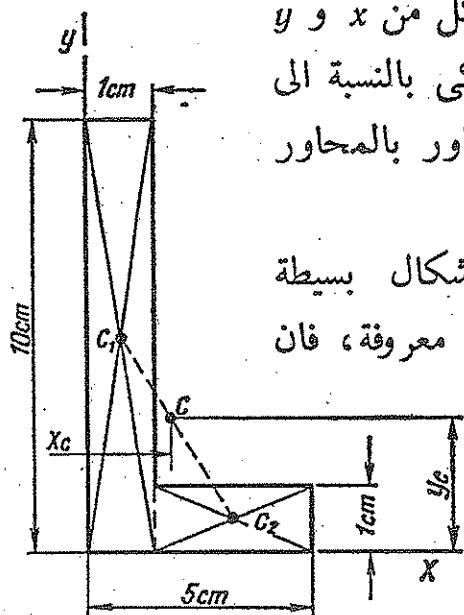
وكذلك، فان العزم الاستاتيكي بالنسبة الى المحور  $y$  يساوى:

$$(4-4) \quad S_y = \int x dF = Fx_C$$

ومن هنا:

$$(4-5) \quad x_C = \frac{S_y}{F}$$

ومن هذه الصيغ نستنتج ، انه اذا كان كل من  $x$  و  $y$  يمر بمركز ثقل الشكل، فان العزم الاستاتيكي بالنسبة الى هذه المحاور يساوى صفر. وتسمى هذه المحاور بالمحاور المركزية.



الشكل ٤ - ٢

واذا امكن تصور الشكل، كعدة اشكال بسيطة (مربعات، مثلثات، الخ) تكون مراكز ثقلها معروفة، فان العزم الاستاتيكي للشكل باجمعه، يمكن الحصول عليه بجمع العزوم الاستاتيكية لهذه الاشكال البسيطة. وهذا يستنتاج مباشرة من خصائص التكامل المحدود.

واذا كان للشكل محور تماثل، فان محور التماثل يمر دائماً بمركز ثقل الشكل، ولذا فان العزم الاستاتيكي للشكل بالنسبة الى محور التماثل يساوى صفرأ.

مثال ٤ - ١. يراد تحديد موضع مركز ثقل المقطع (الشكل ٤ - ٢).

الحل. نقسم المقطع الى مستطيلين، نقوم بمد محاور اضافية  $x$  و  $y$ .

وبواسطة الصيغ (٤ - ٣) و (٤ - ٥) نحصل على:

$$x_c = \frac{S_y}{F} = \frac{F_1 x_1 + F_2 x_2}{F_1 + F_2} = \frac{10 \times 1 \times 0.5 + 4 \times 1 \times 3}{10 + 4} = 1.2 \text{ cm}$$

$$y_c = \frac{S_x}{F} = \frac{F_1 y_1 + F_2 y_2}{F_1 + F_2} = \frac{10 \times 1 \times 5 + 4 \times 1 \times 0.5}{14} = 3.7 \text{ cm.}$$

وبواسطة هذين الاحداثين نحصل على نقطة  $C$  - مركز ثقل المقطع

## ٢٧ - عزم القصور الذاتي للمقطع (العفن)

ان عزم القصور الذاتي المحوري او الاستوائي لمساحة المقطع العرضي هو الخاصية الهندسية للمقطع التي تساوى عدديا التكامل:

$$(4-6) \quad J_x = \int_F y^2 dF$$

وبالمثل، فان عزم القصور الذاتي حول المحور  $y$  يساوى:

$$J_y = \int_F x^2 dF$$

حيث  $y$  - المسافة بين المساحة الاولية  $dF$  وبين المحور  $x$  (انظر الشكل ٤ - ١).

$x$  - المسافة بين المساحة الاولية  $dF$  وبين المحور  $y$ .

ان عزم القصور الذاتي القطبي لمساحة المقطع هو الخاصية الهندسية التي تحدد بالتكامل:

$$(4-7) \quad J_p = \int_F \rho^2 dF$$

حيث  $\rho$  - المسافة بين المساحة  $dF$  وبين القطب (انظر الشكل ٤ - ١)، الذي يحسب عزم القصور الذاتي بالنسبة له.

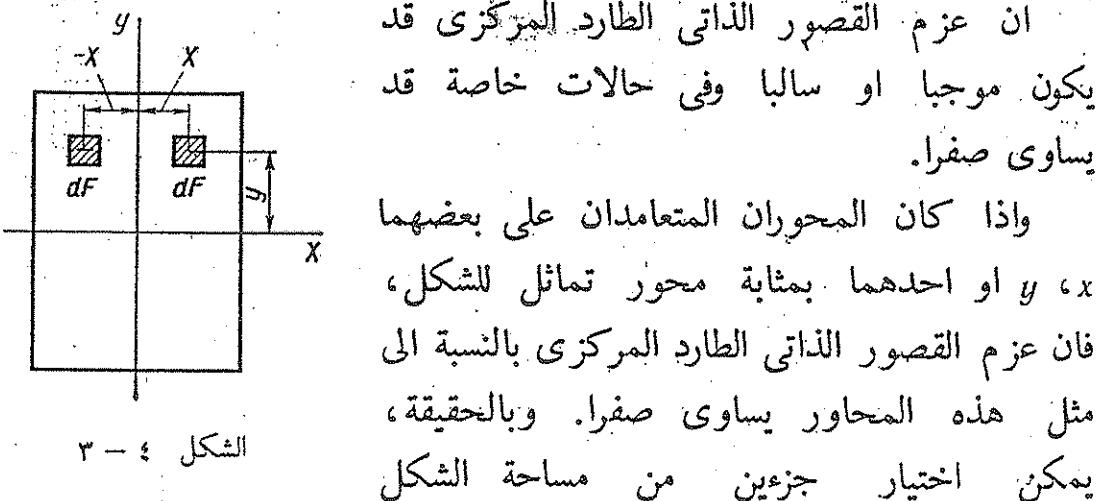
ان عزوم القصور الذاتي المحورية والقطبية هي مقادير موجبة دائمًا وفي الحقيقة، فإن عزم التصور الذاتي المناظر بغض النظر عن اشارة احداثيات المساحة الاختيارية يكون موجبا حيث يدخل مربع هذا الاحداثي ضمنه.

ان عزم القصور الذاتي الطارد المركزي لمساحة المقطع هو الخاصية الهندسية التي تحدد بالتكامل:

$$(4-8) \quad J_{xy} = \int_F xy dF$$

حيث  $x$  و  $y$  — المسافتان بين المساحة  $dF$  وبين المحورين  $x$  و  $y$ . ووحدة قياس كافة عزوم القصور الذاتي هي وحدة الطول مرفوعة الى الدرجة الرابعة (عادة سم<sup>4</sup>، cm<sup>4</sup>).

ان عزم القصور الذاتي الطارد المركزي قد يكون موجبا او سالبا وفي حالات خاصة قد يساوى صفراء.



الشكل ٤ - ٤

وإذا كان المحوران المتعامدان على بعضهما  $x$ ،  $y$  او أحدهما بمثابة محور تماثل للشكل، فإن عزم القصور الذاتي الطارد المركزي بالنسبة الى مثل هذه المحاور يساوى صفراء. وبالحقيقة، يمكن اختيار جزءين من مساحة الشكل

المتماثل دائما (الشكل ٤ - ٣) بحيث يكون لهما احدايني رأسيا واحدا واحدايان افقيان متساويان في المقدار ومتضادان في الاشارة. وبجمع حاصل الضرب  $xy dF$  لمثل هذه الاجزاء، اي بحساب التكامل (٤ - ٨)، نحصل في النتيجة على صفر.

ويمكن البرهنة بسهولة على ان عزم القصور الذاتي القطبي حول اي نقطة كانت، يساوى مجموع عزوم القصور الذاتي المحورية، حول محورين متعامدين على بعضهما يمران بهذه النقطة.

وفي الواقع، يتضح من الشكل ٤ - ١ ان  $x^2 + y^2 = r^2$  وبتعويض هذه القيمة في المعادلة (٤ - ٧)، فانا نحصل على:

$$J_p = \int_F p^2 dF = \int_F (x^2 + y^2) dF = \int_F x^2 dF + \int_F y^2 dF.$$

اذن:

$$(4-9) \quad J_p = J_x + J_y.$$