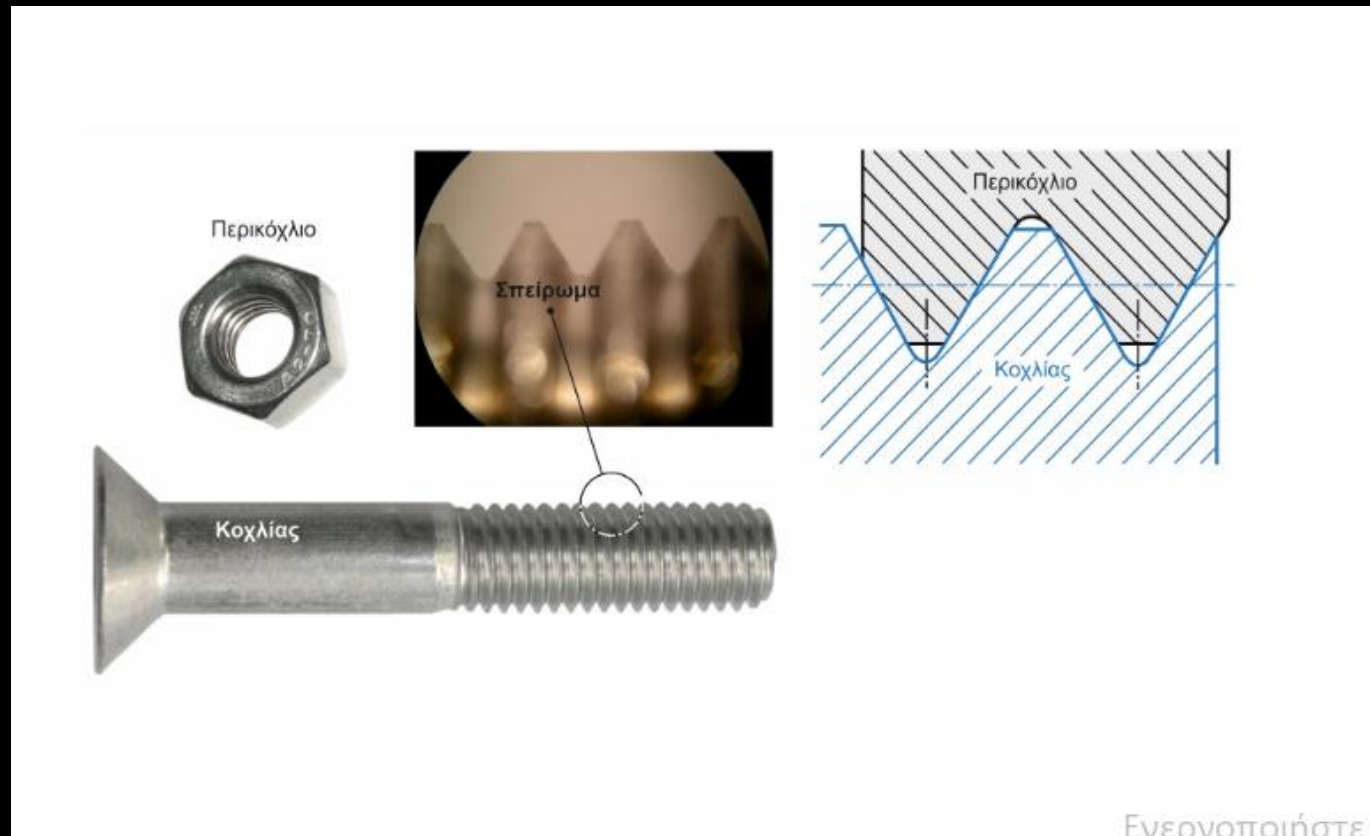


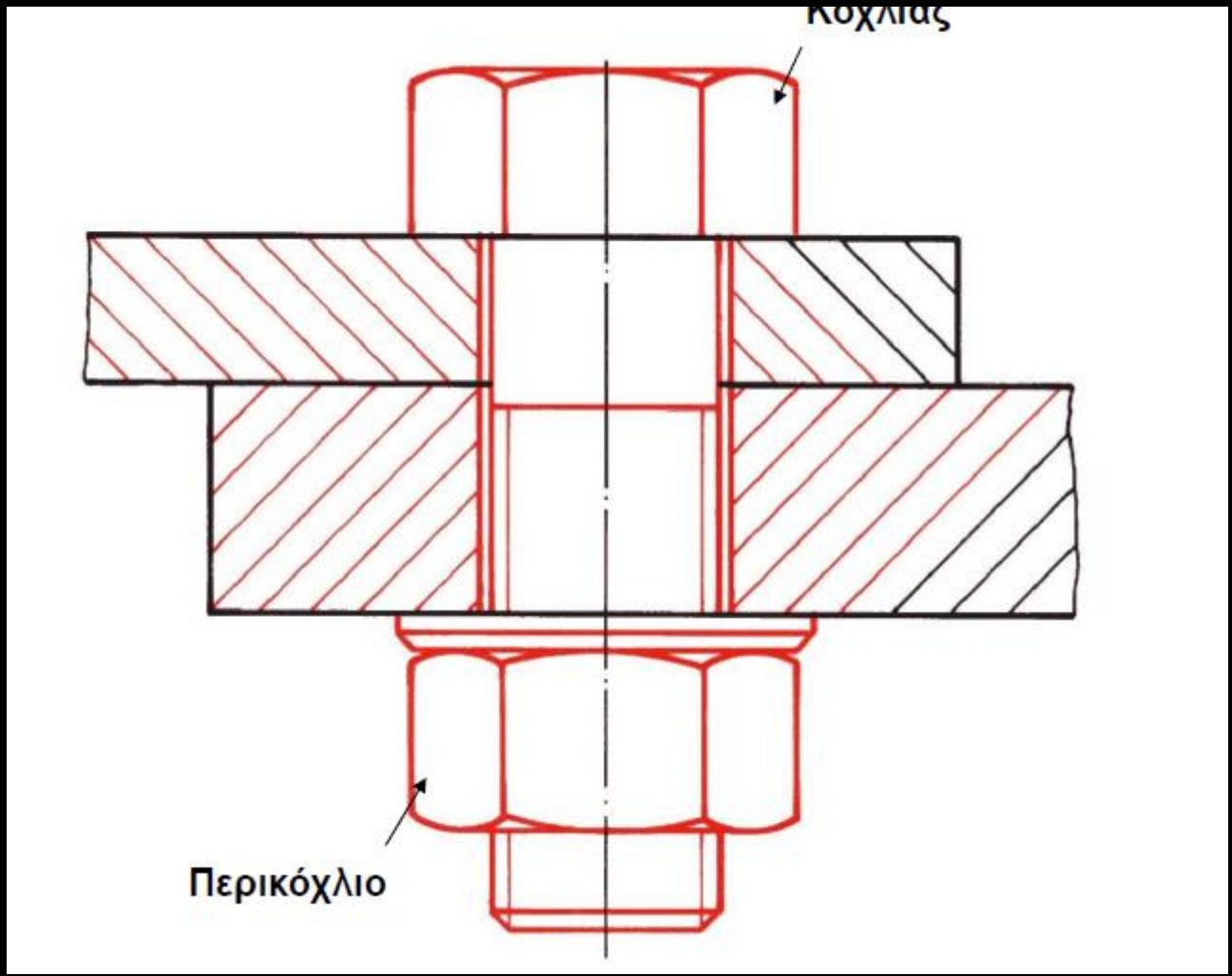
# ΚΕΦΑΛΑΙΟ 4

## ΚΟΧΛΙΕΣ (Βίδες που λύονται)

# ΚΕΦΑΛΑΙΟ 4

## ΚΟΧΛΙΕΣ





## Κατηγορίες Σπειρωμάτων

Τα χρησιμοποιούμενα στη βιομηχανία σπειρώματα διακρίνονται σε δύο βασικές κατηγορίες:

- **Σπειρώματα Σύνδεσης:** είναι συνήθως τριγωνικά και κατασκευάζονται σε κοχλίες, που έχουν σκοπό να επιτύχουν μια σταθερή και γρήγορη σύνδεση στις κατασκευές. Ακόμη τα τριγωνικά σπειρώματα προσφέρονται για μια πιο εύκολη και οικονομική κατασκευή σε σύγκριση με τα άλλα (τετραγωνικά, τραπεζοειδή κλπ).
- **Σπειρώματα Κίνησης:** το πιο διαδεδομένο σπείρωμα κίνησης είναι το μετρικό τραπεζοειδές σπείρωμα. Ως σπείρωμα κίνησης χρησιμοποιούνται επίσης το στρογγυλό και το πριονοειδές σπείρωμα. Με αυτά επιδιώκεται να επιτευχθεί μια γρήγορη ή μια σκόπιμα αργή κίνηση μεταξύ κοχλίας και περικοχλίου συχνά επαναλαμβανόμενη. Χαρακτηριστικό παράδειγμα σπειρωμάτων κίνησης είναι ο κοχλίας που δίνει κίνηση στις σιαγόνες της μέγγενης όπου μέσω του συστήματος κοχλίας – περικόχλιο μετατρέπεται η περιστροφική κίνηση σε ευθύγραμμη.

# Τύποι Σπειρωμάτων

Οι κυριότεροι τύποι σπειρωμάτων είναι οι εξής :

- **Το τριγωνικό**

Τα πιο συνηθισμένα τριγωνικά σπειρώματα είναι:

- Το Μετρικό (M), με γωνία κορυφής  $\alpha=60^\circ$  και όλες τις διαστάσεις σε mm
- Το Whitworth (W,R), με γωνία κορυφής  $\alpha=55^\circ$  και όλες τις διαστάσεις σε ίντσες (")

- **Το τραπεζοειδές**, χρησιμοποιείται στους κοχλίες κίνησης

- **Το ορθογωνικό**, χρησιμοποιείται στους κοχλίες κίνησης

- **Το πριονοειδές**, μπορεί να δεχτεί μεγάλες αξονικές δυνάμεις σε μία μόνο κατεύθυνση

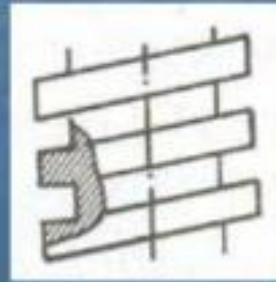
- **Τα ειδικά σπειρώματα** (πχ. Στρογγυλό) χρησιμοποιούνται σε λεπτά ελάσματα, στους ηλεκτρικούς λαμπτήρες και για κοχλίες που φθείρονται εύκολα



Τριγωνικό



Τραπεζοειδές



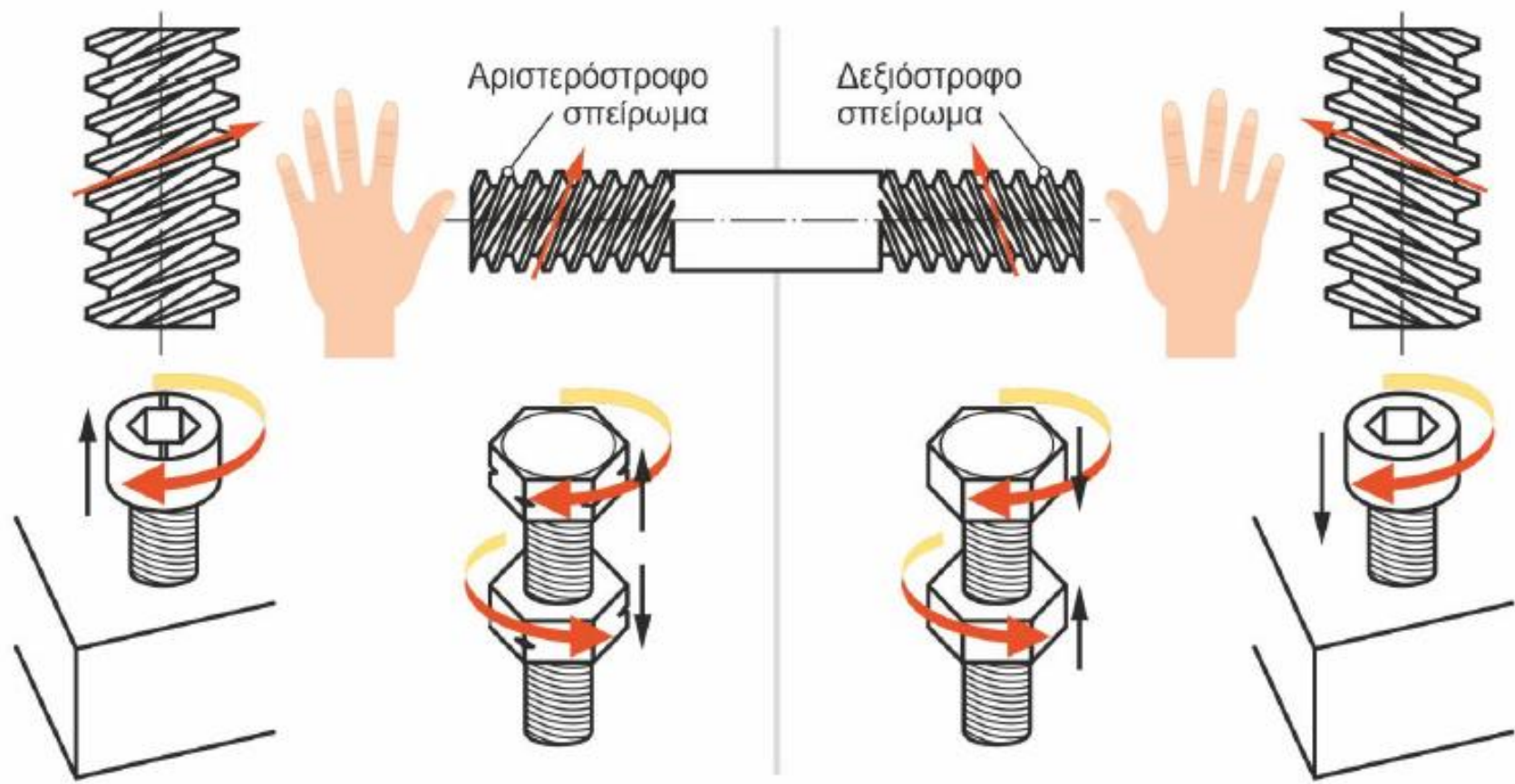
Ορθογωνικό



Πριονοειδές



Στρογγυλό



ΔΕΞΙΟΣΤΡΟΦΟ  
ΣΠΕΙΡΩΜΑ



ΑΡΙΣΤΕΡΟΣΤΡΟΦΟ  
ΣΠΕΙΡΩΜΑ

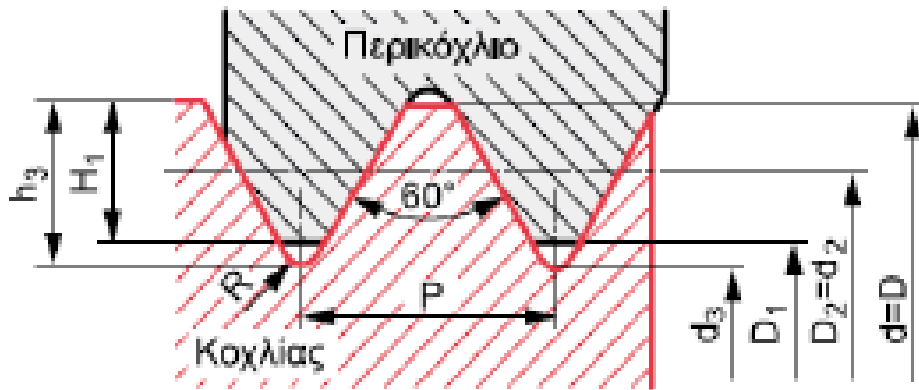


ΚΟΧΛΙΑΣ  
ΚΙΝΗΣΗΣ



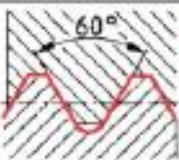
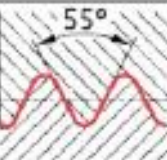
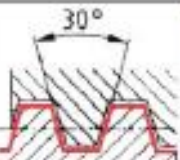
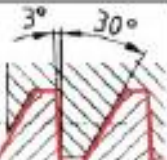
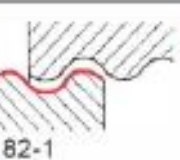
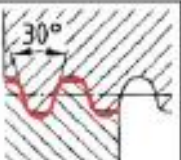

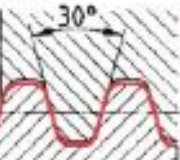

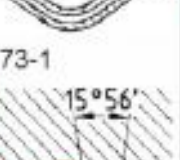
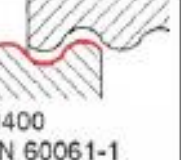
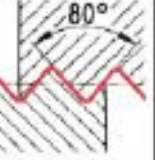

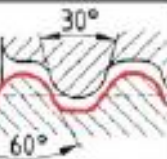

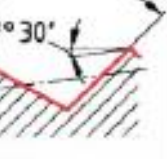
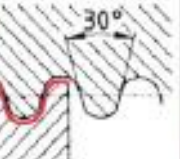


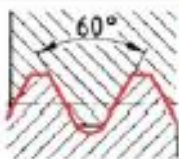
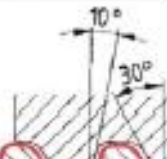

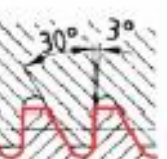

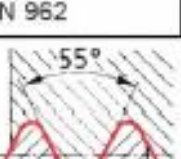


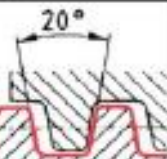

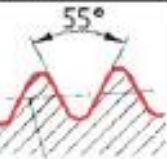
ΚΟΧΛΙΑΣ  
ΚΙΝΗΣΗΣ





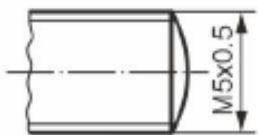
Όνομαστική διάμετρος	$d=D$
Βήμα σπειρώματος	$P$
Γωνία σπειρώματος	$60^\circ$
Μέση διάμετρος σπειρώματος	$d_2=D_2=d-0,6495 \cdot P$
Εσωτερική διάμετρος: Κοχλίας	$d_3=d-1,2269 \cdot P$
Περικόχλιου	$D_1=d-1,0825 \cdot P$
Βάθος σπειρώματος: Κοχλίας	$h_3=0,6134 \cdot P$
Περικόχλιου	$H_1=0,5413 \cdot P$
Ακτίνα καμπυλότητας	$R=0,1443 \cdot P$
Διατομή σπειρώματος	$A_s = \frac{\pi}{4} \cdot \left( \frac{d_2 + d_3}{2} \right)$



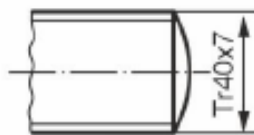
<p><b>M</b></p>  <p>DIN14-1 έως 14-4 DIN13-1 έως 13-11 DIN6630 DIN2510-2 LN9163-1 έως 9163-7 LN9163-10 έως 9163-11 DIN13-51 έως 13-52</p>	<p><b>G</b></p>  <p>DIN ISO 228-1 DIN6630 DIN6602</p>	<p><b>Tr</b></p>  <p>DIN263-1&amp;2 DIN6341-2</p>	<p><b>S</b></p>  <p>DIN513-1 έως 513-3</p>	<p><b>Rd</b></p>  <p>DIN3182-1</p>	<p><b>Rd</b></p>  <p>DIN405-1&amp;2 DIN20400 DIN15403</p>	<p><b>ST</b></p>  <p>DIN EN ISO 1478 DIN7998</p>
<p><b>EG M</b> DIN8140-2</p> <p><b>MFS</b> DIN8141-1</p>	<p><b>Rp</b> DIN2999-1 DIN3858</p>	<p><b>Tr</b></p>  <p>DIN30295-1&amp;2</p>	<p><b>S</b></p>  <p>DIN2781</p>	<p><b>Rd</b></p>  <p>DIN7273-1</p>	<p><b>E</b></p>  <p>DIN40400 DIN EN 60061-1 DIN EN 60399</p>	<p><b>Pg</b></p>  <p>DIN40430</p>
<p><b>M</b></p>  <p>DIN158-1</p>	<p><b>GL</b></p>  <p>DIN20314</p>	<p><b>Tr</b></p>  <p>DIN103-1 έως 103-8 DIN380-1 έως 380-2</p>	<p><b>S</b></p>  <p>DIN71412</p>	<p><b>Rd</b></p>  <p>DIN262-1&amp;2</p>	<p><b>E</b></p>  <p>DIN EN 144-1</p>	<p><b>FG</b></p>  <p>DIN79012 DIN ISO 6698</p>
<p><b>MJ</b></p>  <p>DIN ISO 5855-1&amp;2</p>	<p><b>GS</b></p>  <p>DIN55525</p>	<p><b>Glasg</b></p>  <p>DIN40450</p>	<p><b>S</b></p>  <p>DIN2040-1&amp;2</p>	<p><b>HA-HB</b></p>  <p>DIN264-1&amp;2</p>	<p><b>W</b></p>  <p>DIN EN 962</p>	<p><b>W</b></p>  <p>DIN EN 962</p>
<p><b>KS</b></p>  <p>DIN55525 DIN6063-1</p>	<p><b>KT</b></p>  <p>DIN6063-2</p>	<p><b>Vg</b></p>  <p>DIN7756</p>	<p><b>R</b></p>  <p>DIN2999-1 DIN3858</p>			<p><b>RMS</b> DIN58888</p>

Σύμβολο	Περιγραφή	Παράδειγμα	Επεξήγηση
<b>M</b>	Μετρικό σπείρωμα	M 16	Μετρικό σύστημα ονομαστικής διαμέτρου 20mm
<b>R</b>	Σπείρωμα Whitworth	R 1 1/4	Σπείρωμα Whitworth με ονομαστική διάμετρο 1 1/4" ή 41,910mm
<b>Tr</b>	Τραπεζοειδές σπείρωμα	Tr 20x4	Τραπεζοειδές σπείρωμα με ονομαστική διάμετρο 20mm και βήμα 4mm
<b>Rd</b>	Στρογγυλό σπείρωμα	Rd 10x1/10	Στρογγυλό σπείρωμα με ονομαστική διάμετρο 10mm και βήμα 1/10"
<b>S</b>	Πριονοειδές σπείρωμα	S 48x3	Πριονοειδές σπείρωμα με ονομαστική διάμετρο 48mm και βήμα 3mm

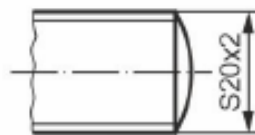
Τα σπείρώματα συμβολίζονται με ένα γράμμα που σχετίζεται με τη μορφή του σπείρώματος που πάντα συνοδεύεται από έναν αριθμό που δίνει την ονομαστική του διάμετρο



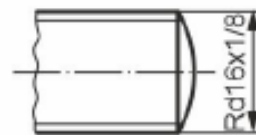
Μετρικό (λεπτό)



Τραπεζοειδές



Πριονοειδές



Στρογγυλό



Όνομασία	Βήμα	Συνολική Μέση διάμετρος	Εσωτερική διάμετρος (πυρήνα)		Βάθος σπειρώματος		Καμπυλότητα	Διάμετρος σπής	Διατομή
			Κοχλία	Περικοχλίου	Κοχλία	Περικοχλίου			
d=D	P	D <sub>2</sub> =d <sub>2</sub>	d <sub>3</sub>	D <sub>1</sub>	h <sub>3</sub>	H <sub>1</sub>	R	-	A <sub>s</sub>
M 1	0,25	0,838	0,693	0,729	0,153	0,135	0,036	1,2	0,46
M 1,2	0,25	1,038	0,893	0,929	0,153	0,135	0,036	1,4	0,73
M 1,6	0,35	1,373	1,170	1,221	0,215	0,189	0,051	1,8	1,27
M 2	0,4	1,740	1,509	1,567	0,245	0,217	0,058	2,4	2,07
M 2,5	0,45	2,208	1,948	2,013	0,276	0,244	0,065	2,9	3,39
M 3	0,5	2,675	2,387	2,459	0,307	0,271	0,072	3,4	5,03
M 4	0,7	3,545	3,141	3,242	0,429	0,379	0,101	4,5	8,73
M 5	0,8	4,480	4,019	4,134	0,491	0,433	0,115	5,5	14,2
M 6	1	5,350	4,773	4,917	0,613	0,541	0,144	6,6	20,1
M 8	1,25	7,188	6,466	6,647	0,767	0,677	0,180	9	36,6
M 10	1,5	9,026	8,160	8,376	0,920	0,812	0,217	11	58,0
M 12	1,75	10,863	9,853	10,106	1,074	0,947	0,253	13,5	84,3
M 16	2	14,701	13,546	13,835	1,227	1,083	0,289	17,5	157
M 20	2,5	18,376	16,933	17,294	1,534	1,353	0,361	22	245
M 24	3	22,051	20,319	20,752	1,840	1,624	0,433	26	353
M 30	3,5	27,727	25,706	26,211	2,147	2,094	0,505	33	561
M 36	4	33,402	31,093	31,670	2,454	2,165	0,577	39	817
M 42	4,5	39,077	36,479	37,129	2,760	2,436	0,650	45	1120
M 48	5	44,752	41,866	42,587	3,067	2,706	0,722	52	1470
M 56	5,5	52,428	49,252	50,046	3,374	2,977	0,794	62	2030
M 64	6	60,103	56,639	57,505	3,681	3,248	0,866	70	2680

Το **Μετρικό σπείρωμα** κατά ISO είναι αυτό που έχει επικρατήσει στην Ευρώπη.

Κυκλοφορεί σε δύο κατηγορίες, το **κανονικό** και το **λεπτό** σπείρωμα.

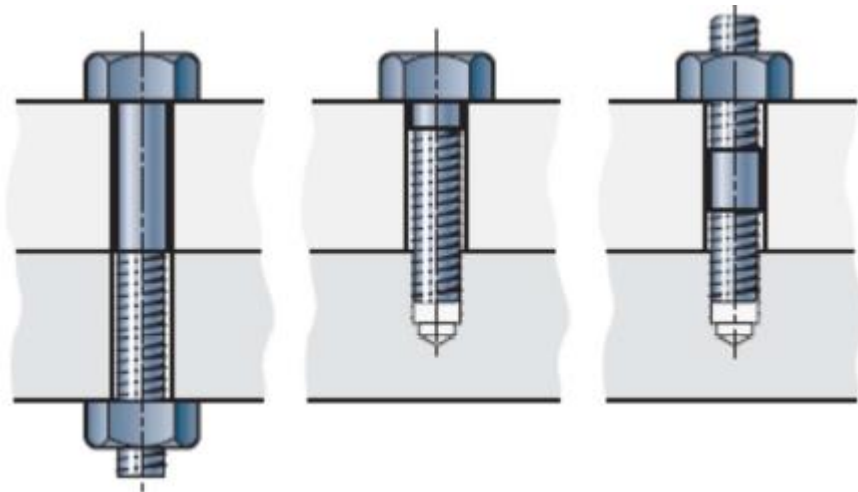
Τα λεπτά μετρικά σπείρωματα έχουν μικρότερο πραγματικό βάθος και μικρότερο βήμα σε σχέση με τα κανονικά Μετρικά σπείρωματα και έτσι έχουν περίπου 15% υψηλότερη αντοχή αλλά όμως μεγαλύτερο κόστος.

Εχουμε Τρία κυρια είδη κοχλιών συνδεσης ή σύσφιξης μπορούμε να διακρίνουμε ανάλογα με τη μορφή και τη χρήση τους:

(α) το σύστημα κοχλία-περικοχλίου (bolt-nut ), που χρησιμοποιείται για να συνδέσει δύο ή περισσότερα αναξάρτητα στοιχεία, περνώντας τον κοχλία από τις αντίστοιχες οπές και βιδώνοντας το περικόχλιο.

(β) τον βιδωτό κοχλία (screw), δηλαδή αυτόν που βιδώνεται σε τρύπα με σπείρωμα αντί του περικοχλίου, για να δημιουργήσει τη σύνδεση.

(γ) τον ακέφαλο κοχλία (stud) με σπείρωμα και στις δυο άκρες, όχι συμμετρικοί κατ' ανάγκη



1. Με τους κοχλίες (βίδες) συνδέουμε διάφορα στοιχεία μηχανών ή άλλα μεταλλικά και άλλων υλικών αντικείμενα. Το πλεονέκτημα που έχουν σε σχέση με τους ήλους, είναι ότι λύνονται, δηλαδή μπορούμε να τους αφαιρέσουμε, να κάνουμε μια εργασία, και να τους επανατοποθετήσουμε. Τα αντικείμενα τα οποία συνδέουν οι κοχλίες ασφαλώς θα δέχονται ορισμένες δυνάμεις που μεταφέρονται σε αυτούς.

2. Επειδή οι κοχλίες δέχονται πολλών ειδών καταπονήσεις και κινδυνεύουν να χάσουν τις ιδιότητες που έχουν και τελικά να σπάσουν-γίνονται έλεγχοι ώστε να διαπιστωθεί αν η σύνδεση που κάνουν θα έχει πρόβλημα αντοχής.

3. Παρακάτω θα δούμε τις πιθανές καταπονήσεις των κοχλιών και τον τρόπο ελέγχου.

1) **Αξονική φόρτιση.** Οι κοχλίες σύνδεσης όταν έχουν σφικτεί καταπονούνται σε εφελκυσμό διότι ενώ η κεφαλή μένει σταθερή το περικόχλιο όπως περιστρέφεται (βιδώνει) εφελκύει (τραβά) τον πυρήνα του κοχλία με αποτέλεσμα την καταπόνηση του πυρήνα σε εφελκυσμό. Για τον έλεγχο σε εφελκυσμό χρησιμοποιούμε τον γνωστό τύπο , σύμφωνα με τον οποίο υπολογίζουμε την τάση και πρέπει να είναι μικρότερη από την επιτρεπόμενη

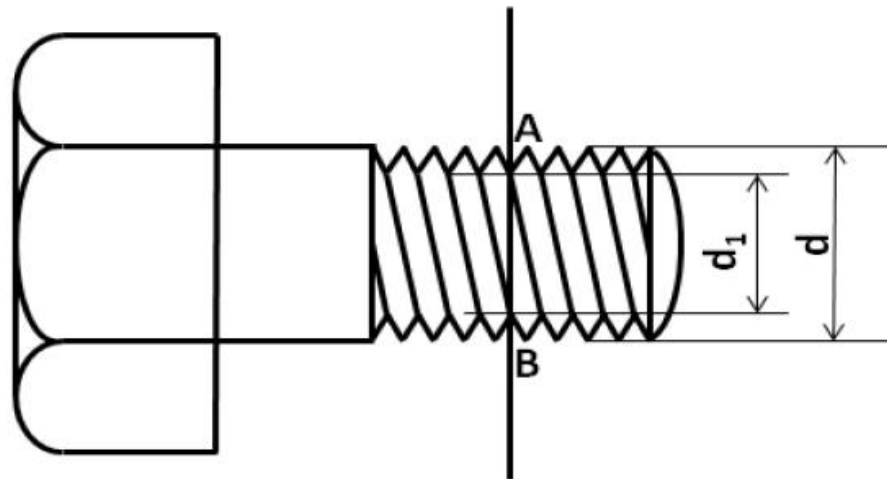
$$\sigma = \frac{P}{A} \leq \sigma \text{ (επιτρεπ)}$$

Όπου  $P$  είναι το φορτίο εφελκυσμού και  $A$  είναι το εμβαδόν της διατομής του πυρήνα. Στο επόμενο σχήμα φαίνεται ένας κοχλίας και πρέπει να προσέξετε ότι για τον υπολογισμό της διατομής  $A$  παίρνουμε την διάμετρο  $d_1$  του πυρήνα και όχι την ονομαστική διάμετρο  $d$ . Αυτό γίνεται γιατί ο κοχλίας κινδυνεύει να κοπεί στη διατομή  $AB$  (επικίνδυνη διατομή), όπου η διάμετρος είναι μικρότερη από την ονομαστική. Όπως γνωρίζουμε οι υπολογισμοί αντοχής των στοιχείων μηχανών γίνονται στη δυσμενέστερη διατομή.

$$\sigma = \frac{P}{A} \leq \sigma \text{ (επιτρεπ)}$$

Όπου  $P$  είναι το φορτίο εφελκυσμού και  $A$  είναι το εμβαδόν της διατομής του πυρήνα.

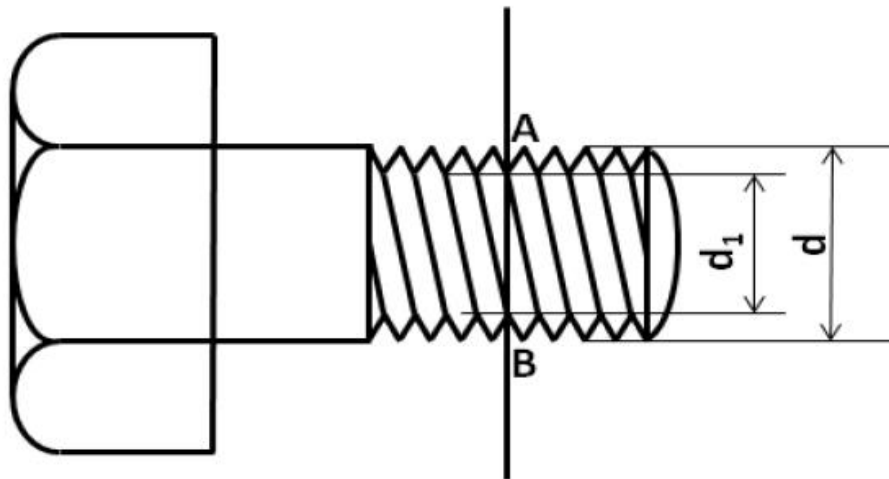
**ΠΡΟΣΟΧΗ !** για τον υπολογισμό της διατομής  $A$  παίρνουμε την εσωτερική διάμετρο  $d_1$  (ή διάμετρο του πυρήνα) και όχι την εξωτερική διάμετρο  $d$  (ή ονομαστική διάμετρο  $d$ ). Αυτό γίνεται γιατί ο κοχλίας κινδυνεύει να κοπεί στη διατομή  $AB$  (επικίνδυνη διατομή), όπου η διάμετρος είναι μικρότερη από την ονομαστική γιατί οι υπολογισμοί αντοχής των στοιχείων μηχ



$$\sigma = \frac{P}{A} \leq \sigma \text{ (επιτρεπ)}$$

Όπου  $P$  είναι το φορτίο εφελκυσμού και  $A$  είναι το εμβαδόν της διατομής του πυρήνα.

**ΠΡΟΣΟΧΗ !** για τον υπολογισμό της διατομής  $A$  παίρνουμε την διάμετρο  $d_1$  του πυρήνα και όχι την ονομαστική διάμετρο  $d$ . Αυτό γίνεται γιατί ο κοχλίας κινδυνεύει να κοπεί στη διατομή  $AB$  (επικίνδυνη διατομή), όπου η διάμετρος είναι μικρότερη από την ονομαστική γιατί οι υπολογισμοί αντοχής των στοιχείων μηχανών γίνονται στη δυσμενέστερη διατομή.



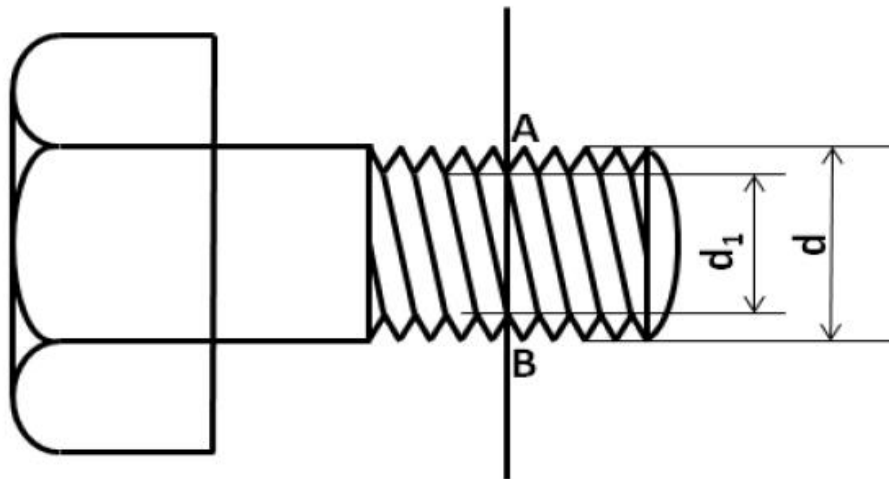
$$A = \frac{\pi \cdot (d_1)^2}{4}$$



$$\sigma = \frac{P}{A} \leq \sigma \text{ (επιτρεπ)}$$

Όπου  $P$  είναι το φορτίο εφελκυσμού και  $A$  είναι το εμβαδόν της διατομής του πυρήνα.

**ΠΡΟΣΟΧΗ !** για τον υπολογισμό της διατομής  $A$  παίρνουμε την διάμετρο  $d_1$  του πυρήνα και όχι την ονομαστική διάμετρο  $d$ . Αυτό γίνεται γιατί ο κοχλίας κινδυνεύει να κοπεί στη διατομή  $AB$  (επικίνδυνη διατομή), **όπου η διάμετρος είναι μικρότερη από την ονομαστική** γιατί οι υπολογισμοί αντοχής των στοιχείων μηχανών γίνονται στη δυσμενέστερη διατομή.



$$A = \frac{\pi \cdot (d_1)^2}{4}$$

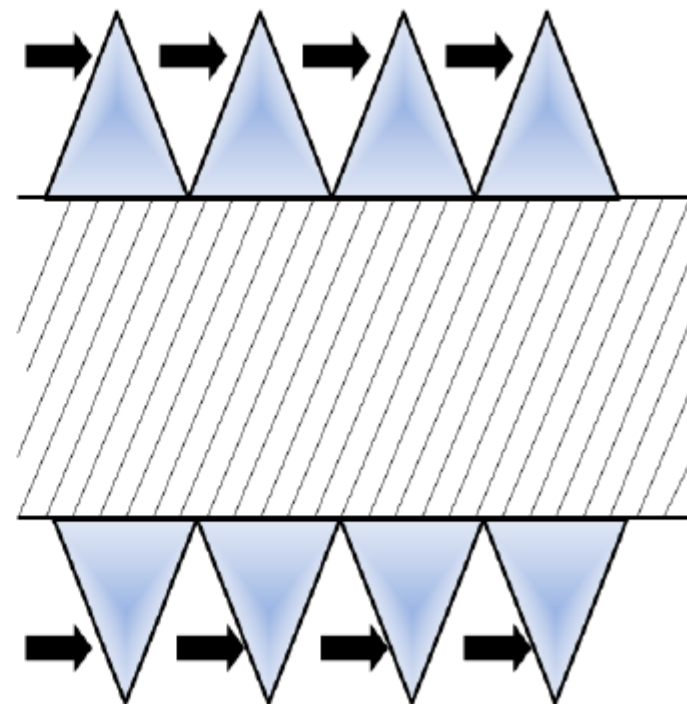
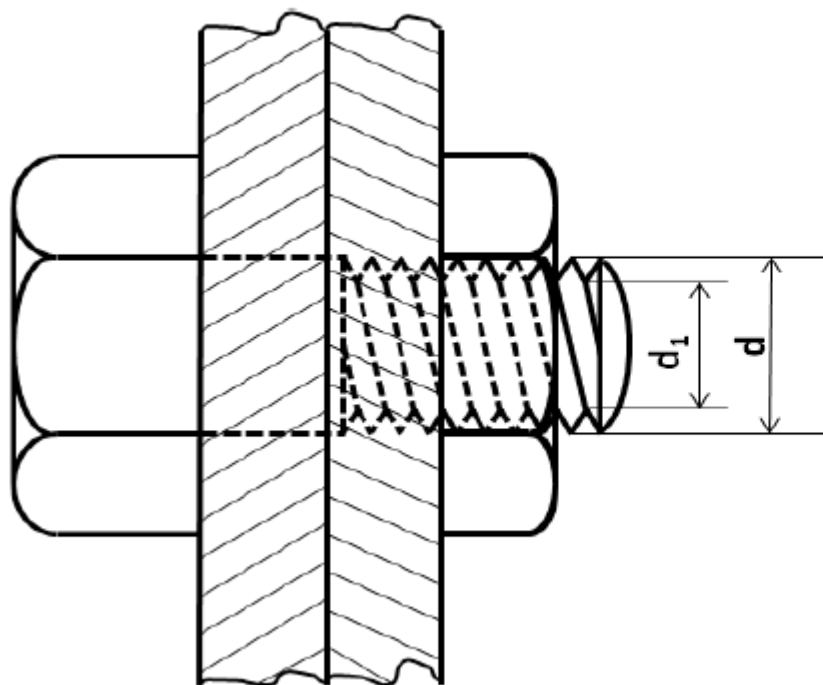
## ΜΟΝΑΔΕΣ

Στους τύπους που αναφέρθηκαν μπορούν να χρησιμοποιηθούν ως μονάδες εκείνες του SI, αλλά συνήθως για το μήκος χρησιμοποιείται το cm, για τη δύναμη το kp ή το daN και για την τάση το kp/cm<sup>2</sup> ή το daN/cm<sup>2</sup>.

**2) Επιφανειακή πίεση.** Οι κοιλίες ενδέχεται να καταστραφούν λόγω θραύσης του σπειρώματός τους και η καταπόνηση ονομάζεται επιφανειακή πίεση ή πίεση επιφανείας

Αυτό σημαίνει το εξής: Εστω ότι ο κοιλίας εφελκύεται αλλά δεν έχει πρόβλημα αντοχής ο πυρήνας του. Όμως αν δεν έχουν βιδωθεί αρκετές σπείρες ή το υλικό δεν αντέχει, υπάρχει περίπτωση να καταστραφεί μόνο το σπείρωμα που δένει με το περικόχλιο. Αυτό θα συμβεί αν δεν αντέξουν οι σπείρες του κοιλία στην πίεση που ασκούν οι σπείρες του περικοχλίου. Την πίεση αυτήν θα την παραλάβουν φυσικά μόνο οι σπείρες που βιδώνουν στο περικόχλιο και μόνο η επιφάνεια μεταξύ των διαμέτρων  $d$  και  $d_1$ .

Εστω κοχλίας που συνδέει δύο μεταλλικά κομμάτια και να έχει τοποθετηθεί το περικόχλιο. Ο κοχλίας έχει συνολικά εννέα σπείρες. Το περικόχλιο έχει συσφίξει τις τέσσερις από αυτές. Αν θεωρήσουμε τον κοχλία σταθερό και μια δύναμη να τραβά το περικόχλιο προς τα δεξιά, αυτό κρατιέται από αυτές μόνο τις 4 σπείρες. Στο δεξιό σχήμα βλέπουμε τις 4 σπείρες να ωθούνται από τη δύναμη, η οποία κατανέμεται στις 4 σπείρες. Η επιφάνεια στην οποία ασκείται η δύναμη περιορίζεται ανάμεσα στους κύκλους με διαμέτρους  $d$  και  $d_1$ .



Άρα, αν γενικά έχουμε αριθμό καταπονούμενων σπειρών ίσο με  $z$ , και για κάθε σπείρα η επιφάνεια που καταπονείται είναι η Ασπείρα, η επιφάνεια που δέχεται την πίεση θα έχει εμβαδόν ίσο με:

$$A_{\text{συνολικό}} = z \cdot A_{\text{σπείρα}} = z \cdot (A_d - A_{d_1}) = z \cdot \left\{ \left( \frac{\pi \cdot d^2}{4} \right) - \left( \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \right) \right\} = z \cdot \frac{\pi}{4} (d^2 - d_1^2)$$

Το εμβαδόν της επιφάνειας αυτής θα πρέπει να ελεγχθεί εάν αντέχει την εφελκυστική δύναμη  $F$ . Ως επιτρεπόμενη τάση ( $p_{επ}$ ) θα πάρουμε μία τιμή που δίνεται σε πίνακες για το υλικό του κοχλίου. Αυτές οι επιτρεπόμενες τάσεις είναι σχετικά μικρές και εξαρτώνται από το είδος της καταπόνησης. Ο μαθηματικός τύπος με τον οποίο θα γίνει ο έλεγχος θα είναι:

$$p = \frac{F}{A_{\text{συνολικό}}} = \frac{F}{z \cdot A_{\text{σπείρα}}} = \frac{F}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \leq p_{επ}$$

στους τύπους οι μονάδες είναι εκείνες του SI, αλλά πιο συχνά για το μήκος χρησιμοποιείται το cm, για τη δύναμη το kp ή το daN και για την τάση το kp/cm<sup>2</sup> ή το daN/cm<sup>2</sup>.

3) Καταπόνηση σε διάτμηση. Οι κοιλίες συχνά καταπονούνται σε διάτμηση, με τρόπο παρόμοιο με τους ήλους. Ο τρόπος ελέγχου είναι ο ίδιος, δηλαδή ο γνωστός τύπος της τάσης.

$$\tau = \frac{P}{A} = \frac{P}{\frac{\pi \cdot (d_1)^2}{4}} \leq \tau \text{ (επιτρεπ)}$$

με εμβαδόν επιφάνειας να θεωρείται το εμβαδόν του πυρήνα και επιτρεπόμενη τάση η διατμητική τεπ για το υλικό του κοιλία.

4) **Σύνθετη καταπόνηση.** Οι κοιλίες πολύ συχνά χρησιμοποιούνται σε μηχανές που κάνουν εργασίες που έχουν ως αποτέλεσμα να καταπονούνται οι κοιλίες ταυτόχρονα σε ποικιλία καταπονήσεων. Οι πιο συχνές είναι ο εφελκυσμός, η θλίψη και η στρέψη. Τότε λέμε ότι ο κοιλίας υφίσταται σύνθετη καταπόνηση. Σε αυτή την περίπτωση η τάση που θα αναπτυχθεί στον κοιλία δεν επιτρέπεται να είναι πολύ μεγάλη, όπως σε ένα απλό εφελκυσμό. Γι' αυτό η επιτρεπόμενη τάση είναι τα  $\frac{3}{4}$  της επιτρεπόμενης στον εφελκυσμό. Αυτό σημαίνει ότι αν είχαμε απλό εφελκυσμό η μέγιστη επιτρεπτή δύναμη θα ήταν:

$$F_{max} = \sigma_{επιτρ} * A$$

Αν όμως έχουμε σύνθετη καταπόνηση, η μέγιστη δύναμη θα είναι μικρότερη από την προηγούμενη κατά τα  $\frac{3}{4}$  αυτής, διότι θα ισχύει:

$$F_{max} = \frac{3}{4} \sigma_{επιτρ} * A \qquad A = \frac{\pi \cdot (d_1)^2}{4}$$



4) **Σύνθετη καταπόνηση.** Οι κοιλίες πολύ συχνά χρησιμοποιούνται σε μηχανές που κάνουν εργασίες που έχουν ως αποτέλεσμα να καταπονούνται οι κοιλίες ταυτόχρονα σε ποικιλία καταπονήσεων. Οι πιο συχνές είναι ο εφελκυσμός, η θλίψη και η στρέψη. Τότε λέμε ότι ο κοιλίας υφίσταται σύνθετη καταπόνηση. Σε αυτή την περίπτωση η τάση που θα αναπτυχθεί στον κοιλία δεν επιτρέπεται να είναι πολύ μεγάλη, όπως σε ένα απλό εφελκυσμό. Γι' αυτό η επιτρεπόμενη τάση είναι τα  $\frac{3}{4}$  της επιτρεπόμενης στον εφελκυσμό. Αυτό σημαίνει ότι αν είχαμε απλό εφελκυσμό η μέγιστη επιτρεπτή δύναμη θα ήταν:

$$F_{max} = \sigma_{επιτρ} * A$$

Αν όμως έχουμε σύνθετη καταπόνηση, η μέγιστη δύναμη θα είναι μικρότερη από την προηγούμενη κατά τα  $\frac{3}{4}$  αυτής, διότι θα ισχύει:

$$F_{max} = \frac{3}{4} \sigma_{επιτρ} * A$$

$$A = \frac{\pi \cdot (d_1)^2}{4}$$

A είναι το εμβαδόν της διατομής του πυρήνα (διάμετρος d1)

4) Σύνθετη καταπόνηση. Γι' αυτό η επιτρεπόμενη τάση είναι τα  $\frac{3}{4}$  της επιτρεπόμενης στον εφελκυσμό. Αυτό σημαίνει ότι αν είχαμε απλό εφελκυσμό η μέγιστη επιτρεπτή δύναμη θα ήταν:

$$F_{max} = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot A = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \approx 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}$$

ΔΙΑΤΟΜΗ ΚΟΧΛΙΑ που καταπονείται σε απλο εφελκυσμό ή σύνθετη καταπόνηση, διατομή A, η οποία θα είναι ίση με:

Απλή καταπόνηση

$$F_{max} = \sigma_{\epsilon\pi\iota\tau\rho} * A$$

$$A = \frac{F_{max}}{\sigma_{\epsilon\pi\iota\rho\epsilon\pi}}$$

Σύνθετη καταπόνηση

$$F_{max} = \frac{3}{4} * \sigma_{\epsilon\pi\iota\tau\rho} * A$$

$$A = \frac{F_{max}}{\frac{3}{4} * \sigma_{\epsilon\pi\iota\rho\epsilon\pi}}$$

$$A = \frac{4}{3} * \frac{F_{max}}{\sigma_{\epsilon\pi\iota\rho\epsilon\pi}}$$

ΔΙΑΤΟΜΗ ΚΟΧΛΙΑ που καταπονείται σε απλο εφελκυσμό ή σύνθετη καταπόνηση, διατομή A, η οποία θα είναι ίση με:

Απλή καταπόνηση

$$A = \frac{F_{max}}{\sigma_{\text{επιτρεπ}}}$$

Σύνθετη καταπόνηση

$$A = \frac{4}{3} * \frac{F_{max}}{\sigma_{\text{επιτρεπ}}}$$

Στην **συνθετη καταπόνηση** η διατομή του κοχλία θα πρεπει να είναι κατά 4/3 μεγαλύτερη (από τη διατομή στον απλό εφελκυσμό) για να αντέξει ο κοχλίας.

## ΑΣΚΗΣΕΙΣ: ΠΕΝΤΕ ΕΙΔΗ ΑΣΚΗΣΕΩΝ

- 1) Ζητούνται οι διαστάσεις του κοιλία (ουσιαστικά μόνο την διάμετρο του πυρήνα ή την ονομαστική). Στην περίπτωση αυτή θα βρίσκουμε τη διατομή από τον έλεγχο αντοχής που είναι κατάλληλος για την περίπτωση και θα προχωράμε στον υπολογισμό της διαμέτρου.
- 2) Έλεγχος της αντοχή του κοιλία. Στη δεύτερη θα υπολογίζουμε την αναπτυσσόμενη τάση και θα τη συγκρίνουμε με την επιτρεπόμενη.
- 3) Ζητείται το **μέγιστο φορτίο αντοχής του κοιλία** , οπότε το υπολογίζουμε με την σχέση

$$F_{\max} = \sigma_{\text{επιτρ}} * A$$

$$F_{\max} = \frac{3}{4} * \sigma_{\text{επιτρ}} * A$$

## ΑΣΚΗΣΕΙΣ: ΠΕΝΤΕ ΕΙΔΗ ΑΣΚΗΣΕΩΝ

4) Ζητείται και έλεγχος του κοιλία ή των κοιλιών σε συγκεκριμένη καταπόνηση, όπως ας πούμε σε επιφανειακή πίεση ή διάτμηση.

Πολλές φορές κάνοντας έλεγχο της αντοχής ενός κοιλία υπολογίζουμε τη διάμετρό του, η οποία είναι αρκετή για την καταπόνηση από την οποία προέκυψε, όμως ίσως δεν είναι ικανή σε μια άλλη καταπόνηση.

Για παράδειγμα στην άσκηση μπορεί να μας λέει ότι είναι σε επαφή πέντε σπείρες, αλλά αυτές να αποδειχτεί ότι είναι λίγες γιατί δεν αντέχουν σε πίεση επιφανείας.

5) Ζητείται να υπολογίσουμε πόσες σπείρες είναι απαραίτητες για να αντέξει το σπείρωμα.

**ΑΣΚΗΣΗ 4.1)** Να υπολογιστεί ένας κοχλίας που καταπονείται σε εφελκυσμό με μέγιστη δύναμη  $F=2000 \text{ kp}$  και το υλικό με το οποίο είναι κατασκευασμένος έχει  $\sigma_{\epsilon\pi}=800 \text{ kp/cm}^2$ . 2. Κατόπιν να τον υπολογίσετε αν η καταπόνηση ήταν σύνθετη.

**Λυση:** 1. Απλός εφελκυσμός: Χρησιμοποιούμε την γνωστή σχέση, από την οποία υπολογίζεται η διατομή του πυρήνα του κοχλίας:

$$\sigma = \frac{F}{A} \Rightarrow A = \frac{F}{\sigma_{\epsilon\pi}} \Rightarrow A = \frac{2000 \text{ kp}}{800 \text{ kp/cm}^2} \Rightarrow A = 2,5 \text{ cm}^2$$

$$A = \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \Rightarrow d_1^2 = \frac{4 \cdot A}{\pi} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot A}{\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot 2,5 \text{ cm}^2}{3,14}} \Rightarrow d_1 = 1,78 \text{ cm} = 17,8 \text{ mm}$$

**ΑΣΚΗΣΗ 4.1)** Να υπολογιστεί ένας κοχλίας που καταπονείται σε εφελκυσμό με μέγιστη δύναμη  $F=2000 \text{ kp}$  και το υλικό με το οποίο είναι κατασκευασμένος έχει  $\sigma_{\epsilon\pi}=800 \text{ kp/cm}^2$ . 2. Κατόπιν να τον υπολογίσετε αν η καταπόνηση ήταν σύνθετη.

**Λυση:** 1. Απλός εφελκυσμός: Χρησιμοποιούμε την γνωστή σχέση, από την οποία υπολογίζεται η διατομή του πυρήνα του κοχλίας:

$$\sigma = \frac{F}{A} \Rightarrow A = \frac{F}{\sigma_{\epsilon\pi}} \Rightarrow A = \frac{2000 \text{ kp}}{800 \text{ kp/cm}^2} \Rightarrow A = 2,5 \text{ cm}^2$$

$$A = \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \Rightarrow d_1^2 = \frac{4 \cdot A}{\pi} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot A}{\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot 2,5 \text{ cm}^2}{3,14}} \Rightarrow d_1 = 1,78 \text{ cm} = 17,8 \text{ mm}$$



Η διάμετρος του πυρήνα θα είναι τουλάχιστον 17,8 mm.

Αν δούμε τον πίνακα καταλήγουμε σε κοχλία με ονομαστική διάμετρο M22, ο οποίος έχει διάμετρο  $d_1=18,933$  mm.

Οι κοχλίες των οποίων οι ονομαστικές διαμέτροι είναι σημειωμένες είναι οι πιο συχνά χρησιμοποιούμενοι. Οι κενές γραμμές αντιστοιχούν κοχλίες λιγότερο χρησιμοποιούμενοι.

Για να βρούμε την ονομαστική τους διάμετρο υπολογίζουμε το άθροισμα της διαμέτρου του πυρήνα συν δύο βάθη σπειρώματος.

Σειρά	Βήμα	Διάμετρος πλευρών	Διάμετρος πυρήνα		Βάθος σπειρώματος	
			d1	D1	t1	T1
M 1	0,25	0,838	0,693	0,729	0,153	0,135
	0,25	0,938	0,793	0,829	0,153	0,135
M 1,2	0,25	1,038	0,893	0,929	0,153	0,135
	0,3	1,205	1,032	1,075	0,184	0,162
M 1,6	0,35	1,373	1,171	1,221	0,215	0,189
	0,35	1,573	1,371	1,421	0,215	0,189
M 2	0,4	1,740	1,509	1,567	0,245	0,217
	0,45	1,908	1,648	1,713	0,276	0,244
M 2,5	0,45	2,208	1,948	2,013	0,276	0,244
M 3	0,5	2,675	2,387	2,459	0,307	0,271
	0,6	3,110	2,764	2,850	0,368	0,325
M 4	0,7	3,545	3,141	3,242	0,429	0,379
	0,75	4,013	3,580	3,688	0,460	0,406
M 5	0,8	4,480	4,019	4,134	0,491	0,433
M 6	1	5,350	4,773	4,917	0,613	0,541
	1	6,350	5,773	5,917	0,613	0,541
M 8	1,25	7,188	6,466	6,647	0,767	0,677
	1,25	8,188	7,466	7,647	0,767	0,677
M 10	1,5	9,026	8,160	8,376	0,920	0,812
	1,5	10,026	9,160	9,376	0,920	0,812
M 12	1,75	10,863	9,853	10,106	1,074	0,947
	2	12,701	11,546	11,835	1,227	1,083
M 16	2	14,701	13,546	13,835	1,227	1,083
	2,5	16,376	14,933	15,294	1,534	1,353
M 20	2,5	18,376	16,933	17,294	1,534	1,353
	2,5	20,376	18,933	19,294	1,534	1,353
M 24	3	22,051	20,319	20,752	1,840	1,624
	3	25,051	23,319	23,752	1,840	1,624
M 30	3,5	27,727	25,706	26,211	2,147	1,894
	3,5	30,727	28,706	29,211	2,147	1,894
M 36	4	33,402	31,093	31,670	2,454	2,165
	4	36,402	34,093	34,670	2,454	2,165
M 42	4,5	39,077	36,479	37,129	2,760	2,436
	4,5	42,077	39,479	40,129	2,760	2,436
M 48	5	44,752	41,866	42,587	3,067	2,706
	5	48,752	45,866	46,587	3,067	2,706

**ΑΣΚΗΣΗ 4.1)** Να υπολογιστεί ένας κοχλίας που καταπονείται σε εφελκυσμό με μέγιστη δύναμη  $F=2000$  kp και το υλικό με το οποίο είναι κατασκευασμένος έχει  $\sigma_{\varepsilon\pi}=800$  kp/cm<sup>2</sup>. 2. Κατόπιν να τον υπολογίσετε αν η καταπόνηση ήταν σύνθετη.

**Λυση:** 1. Σύνθετη Καταπόνηση: Χρησιμοποιούμε την σχέση και λύνουμε ως προς  $d_1$

$$F_{max} = \frac{3}{4} * \sigma_{\varepsilon\pi} * A$$

$$F_{max} = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot A = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \approx 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}$$

$$F_{max} = 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \Rightarrow d_1^2 = \frac{F_{max}}{0,6 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{F_{max}}{0,6 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{2000kp}{0,6 \cdot 800 \text{ kp/cm}^2}} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow d_1 = 2,04cm = 20,4mm$$

**ΑΣΚΗΣΗ 4.1) Λυση:** 1. Σύνθετη Καταπόνηση: Χρησιμοποιούμε την σχέση και λύνουμε ως προς  $d_1$

$$F_{max} = 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \Rightarrow d_1^2 = \frac{F_{max}}{0,6 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{F_{max}}{0,6 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{2000kp}{0,6 \cdot 800 \text{ kp/cm}^2}} \Rightarrow$$
$$\Rightarrow d_1 = 2,04cm = 20,4mm$$

Βρέθηκε στην περίπτωση αυτή μεγαλύτερη διάμετρος πυρήνα.

Από τον ίδιο πίνακα του βιβλίου βρίσκουμε κοχλία με ονομαστική διάμετρο M27 με διάμετρο  $d_1=23,319 \text{ mm}$ . Για λίγο δεν είναι αποδεκτός ο M24.

**ΑΣΚΗΣΗ 4.2)** Ένας κοχλίας καταπονείται σε απλό εφελκυσμό με μέγιστη δύναμη  $Q=3000\text{kr}$  και το υλικό του έχει  $\sigma_{\text{επ}}=1000\text{ kr/cm}^2$  και  $\rho_{\text{επ}}=200\text{ kr/cm}^2$ . 1) Να υπολογίσετε την απαιτούμενη διάμετρό του ώστε να αντέχει την δύναμη  $Q$ . 2) Αν το περικόχλιο είναι σε επαφή με 4 σπείρες να γίνει έλεγχος σε επιφανειακή πίεση. 3) Αν ο κοχλίας δεν αντέχει στην πίεση επιφανείας, να υπολογίσετε πόσες σπείρες θα έπρεπε να συνεργάζονται με το περικόχλιο.

**Λύση:** 1). Για τον απλό εφελκυσμό εφαρμόζουμε τον γνωστό τύπο ελέγχου και έχουμε:

$$\sigma = \frac{Q}{A} \Rightarrow A = \frac{Q}{\sigma_{\text{επ}}} \Rightarrow A = \frac{3000}{1000} \Rightarrow A = 3\text{cm}^2$$

Από την διατομή του πυρήνα υπολογίζεται η διάμετρός του:

$$A = \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \Rightarrow d_1^2 = \frac{4 \cdot A}{\pi} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot A}{\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot 3}{3,14}} \Rightarrow d_1 = 1,954\text{cm} = 19,54\text{mm}$$

**ΑΣΚΗΣΗ 4.2)** Από τον πίνακα 14.4.α της σελίδας 316 του σχολικού βιβλίου καταλήγουμε σε κοχλία με ονομαστική διάμετρο M24, ο οποίος έχει διάμετρο  $d_1=20,319$  mm και βήμα 3 mm.

2). Για τον έλεγχο σε επιφανειακή πίεση χρησιμοποιούμε τον τύπο 4.5.

$$p = \frac{F}{A_{\text{συνολικό}}} = \frac{F}{z \cdot A_{\text{σπείρα}}} = \frac{F}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \leq p_{\text{επ}}$$

Στον τύπο αυτό πρέπει να γνωρίζουμε την ονομαστική διάμετρο του κοχλία η οποία είναι 24 mm = 2,4 cm. Ως διάμετρο σπειρώματος βάζουμε στον τύπο όχι τα 19,54 mm που βρήκαμε αλλά τα 20,319 mm = 2,0319 cm του κοχλία που θα χρησιμοποιηθεί.

$$p = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} = \frac{3000}{4 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 586 \text{ kp/cm}^2 \geq p_{\text{επ}} = 200 \text{ kp/cm}^2$$

## ΑΣΚΗΣΗ 4.2)

$$p = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} = \frac{3000}{4 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 586 \text{ kp/cm}^2 \geq p_{\text{επ}} = 200 \text{ kp/cm}^2$$

Επομένως δεν αντέχει σε πίεση επιφανείας ο κοχλίας.

3). Για να βρεθεί ο αριθμός των σπειρών που πρέπει να είναι σε επαφή με το περικόχλιο για να αντέξουν, πρέπει να λύσουμε την εξίσωση 4.5 ως προς  $z$  θέτοντας όπου η  $p$  την  $p_{\text{επ}}$ .

$$p_{\text{επ}} = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow z = \frac{Q}{p_{\text{επ}} \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow$$
$$\Rightarrow z = \frac{3000}{200 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 11,72 \text{ σπείρες}$$

## ΑΣΚΗΣΗ 4.2)

$$p = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} = \frac{3000}{4 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 586 \text{ kp/cm}^2 \geq p_{\text{επ}} = 200 \text{ kp/cm}^2$$

Επομένως δεν αντέχει σε πίεση επιφανείας ο κοχλίας.

3). Για να βρεθεί ο αριθμός των σπειρών που πρέπει να είναι σε επαφή με το περικόχλιο για να αντέξουν, πρέπει να λύσουμε την παρακάτω εξίσωση ως προς  $z$  θέτοντας όπου η  $p$  την  $p_{\text{επ}}$ .

$$p_{\text{επ}} = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow z = \frac{Q}{p_{\text{επ}} \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow$$
$$\Rightarrow z = \frac{3000}{200 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 11,72 \text{ σπείρες}$$

## ΑΣΚΗΣΗ 4.2)

$$p = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} = \frac{3000}{4 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 586 \text{ kp/cm}^2 \geq p_{\varepsilon\pi} = 200 \text{ kp/cm}^2$$

Επομένως δεν αντέχει σε πίεση επιφανείας ο κοχλίας.

3). Για να βρεθεί ο αριθμός των σπειρών που πρέπει να είναι σε επαφή με το περικόχλιο για να αντέξουν, πρέπει να λύσουμε την παρακάτω εξίσωση ως προς  $z$  θέτοντας όπου η  $p$  την  $p_{\varepsilon\pi}$ .

$$p_{\varepsilon\pi} = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow z = \frac{Q}{p_{\varepsilon\pi} \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow$$
$$\Rightarrow z = \frac{3000}{200 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,4^2 - 2,0319^2)} = 11,72 \text{ σπείρες}$$

Εφόσον το  $z=11,72$  σπείρες θα πρέπει οι σπείρες να είναι στον πλησιέστερο μεγαλύτερο ακέραιο δηλαδή 12, άρα το περικόχλιο πρέπει να είναι σε επαφή με 12 σπείρες.



**ΑΣΚΗΣΗ 4.3)** Πέντε κοχλίες συνδέουν δύο ελάσματα και καταπονούνται σε διάτμηση με δύναμη  $Q=18.000 \text{ kp}$  και το υλικό τους έχει  $\tau_{\text{επ}}=1000 \text{ kp/cm}^2$ . Να υπολογίσει τε την απαιτούμενη διάμετρό τους ώστε να αντέχουν.

Απάντηση: Για τον υπολογισμό σε διάτμηση θα χρησιμοποιήσουμε τον τύπο 4.6, όπου ως φορτίο όμως θα πάρουμε το που αντιστοιχεί σε κάθε κοχλία και θα είναι ίσο με  $Q/5=3600 \text{ kp}$ , ενώ  $A$  θα είναι η διατομή του πυρήνα με διάμετρο  $d_1$ . έχουμε:

$$\tau = \frac{Q}{A} = \frac{Q}{\frac{\pi \cdot (d_1)^2}{4}} = \tau_{\text{επιτρεπ}}$$

$$\tau = \frac{Q_1}{A} \Rightarrow \tau = \frac{Q_1}{\frac{\pi \cdot d_1^2}{4}} = \tau_{\text{επ}} \Rightarrow d_1^2 = \frac{4 \cdot Q_1}{\pi \cdot \tau_{\text{επ}}} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot 3600 \text{kp}}{3,14 \cdot 1000 \text{kp/cm}^2}} \Rightarrow d_1 = 2,14 \text{cm} = 21,4 \text{mm}$$

Σειρά 1	Βήμα	Διάμετρος πλευρών	Διάμετρος πυρήνα		Βάθος σπειρώματος	
			d1	D1	t1	T1
M 1	0,25	0,838	0,693	0,729	0,153	0,135
	0,25	0,938	0,793	0,829	0,153	0,135
M 1,2	0,25	1,038	0,893	0,929	0,153	0,135
	0,3	1,205	1,032	1,075	0,184	0,162
M 1,6	0,35	1,373	1,171	1,221	0,215	0,189
	0,35	1,573	1,371	1,421	0,215	0,189
M 2	0,4	1,740	1,509	1,567	0,245	0,217
	0,45	1,908	1,648	1,713	0,276	0,244
M 2,5	0,45	2,208	1,948	2,013	0,276	0,244
M 3	0,5	2,675	2,387	2,459	0,307	0,271
	0,6	3,110	2,764	2,850	0,368	0,325
M 4	0,7	3,545	3,141	3,242	0,429	0,379
	0,75	4,013	3,580	3,688	0,460	0,406
M 5	0,8	4,480	4,019	4,134	0,491	0,433
M 6	1	5,350	4,773	4,917	0,613	0,541
	1	6,350	5,773	5,917	0,613	0,541
M 8	1,25	7,188	6,466	6,647	0,767	0,677
	1,25	8,188	7,466	7,647	0,767	0,677
M 10	1,5	9,026	8,160	8,376	0,920	0,812
	1,5	10,026	9,160	9,376	0,920	0,812
M 12	1,75	10,863	9,853	10,106	1,074	0,947
	2	12,701	11,546	11,835	1,227	1,083
M 16	2	14,701	13,546	13,835	1,227	1,083
	2,5	16,376	14,933	15,294	1,534	1,353
M 20	2,5	18,376	16,933	17,294	1,534	1,353
	2,5	20,376	18,933	19,294	1,534	1,353
M 24	3	22,051	20,319	20,752	1,840	1,624
	3	25,051	23,319	23,752	1,840	1,624
M 30	3,5	27,727	25,706	26,211	2,147	1,894
	3,5	30,727	28,706	29,211	2,147	1,894
M 36	4	33,402	31,093	31,670	2,454	2,165
	4	36,402	34,093	34,670	2,454	2,165
M 42	4,5	39,077	36,479	37,129	2,760	2,436
	4,5	42,077	39,479	40,129	2,760	2,436
M 48	5	44,752	41,866	42,587	3,067	2,706
	5	48,752	45,866	46,587	3,067	2,706

Επομένως η διάμετρος του πυρήνα των κοχλιών θα είναι 21,4 mm και σύμφωνα με τον Πίνακα, ο κοχλίας θα έχει ονομαστική διάμετρο M27 που έχει διάμετρο πυρήνα 23,319 mm.

**ΑΣΚΗΣΗ 4.4)** Ένας σφιγκτήρας χρησιμοποιείται για να τεντώνει ένα συρμα τόσχοινο και το περικόχλιό του έχει 10 σπείρες. Η εφελκυστική δύναμη είναι  $Q=4000$  kr και το υλικό του σφιγκτήρα αλλά και του κοχλία έχει  $\sigma_{\varepsilon\pi}=1100$  kr/cm<sup>2</sup> και  $\rho_{\varepsilon\pi}=140$  kr/cm<sup>2</sup>. Να υπολογίσετε τον κοχλία ώστε να αντέχει σε εφελκυσμό και να ελέγξετε αν αντέχει τότε σε επιφανειακή πίεση το σπείρωμά του.

Απάντηση:

Ο υπολογισμός του κοχλία θα γίνει από τον έλεγχο της αντοχής του σε εφελκυσμό.

$$\sigma = \frac{Q}{A} \Rightarrow A = \frac{Q}{\sigma_{\varepsilon\pi}} \Rightarrow A = \frac{4000}{1100} \Rightarrow A = 3,64 \text{ cm}^2$$

Η διατομή του πυρήνα  $A$  έχει εμβαδόν ίσο με  $3,64$  cm<sup>2</sup>. Από αυτό βρίσκουμε τη διάμετρο που πρέπει να έχει ο πυρήνας:

$$A = \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \Rightarrow d_1^2 = \frac{4 \cdot A}{\pi} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot A}{\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot 3,64}{3,14}} \Rightarrow d_1 = 2,153 \text{ cm} = 21,53 \text{ mm}$$

Η διατομή του πυρήνα Α έχει εμβαδόν ίσο με 3,64 cm<sup>2</sup>. Από αυτό βρίσκουμε τη διάμετρο που πρέπει αν έχει ο πυρήνας: Αυτή είναι η διάμετρος του πυρήνα. Από τον πίνακα επιλέγουμε κοχλία με ονομαστική διάμετρο M27, ο οποίος έχει διάμετρο d<sub>1</sub>=23,319 mm. Αφού η ονομαστική διάμετρος του κοχλία είναι 27 mm σημαίνει ότι έχουμε d=27 mm, και θα χρησιμοποιήσουμε την σχέση για τον έλεγχο της επιφανειακής πίεσης. Θα λάβουμε υπ' όψιν ότι z=10 και p<sub>επ</sub>=140 kp/cm<sup>2</sup> και θα υπολογίσουμε:

$$p = \frac{Q}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} = \frac{4000}{10 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot (2,7^2 - 2,3319^2)} = 275 \text{ kp/cm}^2 \geq p_{\text{επ}} = 140 \text{ kp/cm}^2$$

Επομένως ο κοχλίας αν και αντέχει σε εφελκυσμό δεν αντέχει σε επιφανειακή πίεση. Για να αντέχει ο κοχλίας σε επιφανειακή πίεση θα πρέπει ή να αυξηθούν οι σπείρες του σφικτήρα ή να μεγαλώσει ο κοχλίας ώστε το σπείρωμά του να έχει μεγαλύτερη επιφάνεια.

**Άσκηση 4.5)** Έχει υπολογιστεί ότι το φορτίο που θα παραλάβει ένας κοχλίας μιας πρέσας είναι  $Q=2000$  kp. Αν επιλεγεί κοχλίας από χάλυβα με  $\sigma_{\epsilon\pi}=1200$  kp/cm<sup>2</sup> να υπολογίσετε τη **διάμετρο που πρέπει να έχει**. Να θεωρήσετε ότι ο κοχλίας θα υφίσταται σύνθετη καταπόνηση.

Ο υπολογισμός του κοχλίου σε σύνθετη καταπόνηση γίνεται με βάση τον παρακάτω τύπο. Έχοντας γνωστό το φορτίο  $Q$  (στον τύπο αντικαθιστούμε την  $F$  με  $Q$ ) και την επιτρεπόμενη τάση, λύνουμε την εξίσωση ως προς τη διάμετρο του πυρήνα:

$$Q_{max} = 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\epsilon\pi} \Rightarrow d_1^2 = \frac{Q_{max}}{0,6 \cdot \sigma_{\epsilon\pi}} \Rightarrow$$
$$\Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{2000kp}{0,6 \cdot 1200 \text{ kp/cm}^2}} \Rightarrow d_1 = 1,667cm = 16,67mm$$

**Άσκηση 4.5)** Έχει υπολογιστεί ότι το φορτίο που θα παραλάβει ένας κοχλίας μιας πρέσας είναι  $Q=2000$  kp. Αν επιλεγεί κοχλίας από χάλυβα με  $\sigma_{\epsilon\pi}=1200$  kp/cm<sup>2</sup> να υπολογίσετε τη **διάμετρο που πρέπει να έχει**. Να θεωρήσετε ότι ο κοχλίας θα υφίσταται σύνθετη καταπόνηση.

Ο υπολογισμός του κοχλίου σε σύνθετη καταπόνηση γίνεται με βάση τον παρακάτω τύπο. Έχοντας γνωστό το φορτίο  $Q$  (στον τύπο αντικαθιστούμε την  $F$  με  $Q$ ) και την επιτρεπόμενη τάση, λύνουμε την εξίσωση ως προς τη διάμετρο του πυρήνα:

$$Q_{max} = 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\epsilon\pi} \Rightarrow d_1^2 = \frac{Q_{max}}{0,6 \cdot \sigma_{\epsilon\pi}} \Rightarrow$$
$$\Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{2000kp}{0,6 \cdot 1200 \text{ kp/cm}^2}} \Rightarrow d_1 = 1,667cm = 16,67mm$$

Επομένως η διάμετρος του πυρήνα θα είναι  $d_1=16,67$ mm. Από τον πίνακα επιλέγεται κοχλίας M20.

**Άσκηση 4.6)** Έχουμε κοχλία M24 από υλικό με σεπ=1000 kp/cm<sup>2</sup>. Να προσδιορίσει τε το μέγιστο φορτίο που μπορεί να δεχτεί: α) αν φορτιστεί σε εφελκυσμό και β) αν υφίσταται σύνθετη καταπόνηση.

Για τον υπολογισμό των κοχλιών λαμβάνεται στους τύπους η διάμετρος του πυρήνα d<sub>1</sub> την οποία θα βρούμε εδώ από τον πίνακα 14.4.α του βιβλίου, όπου για κοχλία M24 είναι d<sub>1</sub>=20,319 mm=2,0319 cm.

Ο υπολογισμός των δύο δυνάμεων θα γίνει χωριστά για τις δύο καταπονήσεις. Δεν πρέπει να ξεχνάμε ότι οι υπολογισμοί γίνονται με μονάδα του μήκους το cm.

$$A = \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \Rightarrow A = \frac{3,14 \cdot (2,0319\text{cm})^2}{4} \Rightarrow A = 3,24\text{cm}^2$$

Σειρά 1	Βήμα	Διάμετρος πλευρών	Διάμετρος πυρήνα		Βάθος σπειρώματος	
			d1	D1	t1	T1
M 1	0,25	0,838	0,693	0,729	0,153	0,135
	0,25	0,938	0,793	0,829	0,153	0,135
M 1,2	0,25	1,038	0,893	0,929	0,153	0,135
	0,3	1,205	1,032	1,075	0,184	0,162
M 1,6	0,35	1,373	1,171	1,221	0,215	0,189
	0,35	1,573	1,371	1,421	0,215	0,189
M 2	0,4	1,740	1,509	1,567	0,245	0,217
	0,45	1,908	1,648	1,713	0,276	0,244
M 2,5	0,45	2,208	1,948	2,013	0,276	0,244
M 3	0,5	2,675	2,387	2,459	0,307	0,271
	0,6	3,110	2,764	2,850	0,368	0,325
M 4	0,7	3,545	3,141	3,242	0,429	0,379
	0,75	4,013	3,580	3,688	0,460	0,406
M 5	0,8	4,480	4,019	4,134	0,491	0,433
M 6	1	5,350	4,773	4,917	0,613	0,541
	1	6,350	5,773	5,917	0,613	0,541
M 8	1,25	7,188	6,466	6,647	0,767	0,677
	1,25	8,188	7,466	7,647	0,767	0,677
M 10	1,5	9,026	8,160	8,376	0,920	0,812
	1,5	10,026	9,160	9,376	0,920	0,812
M 12	1,75	10,863	9,853	10,106	1,074	0,947
	2	12,701	11,546	11,835	1,227	1,083
M 16	2	14,701	13,546	13,835	1,227	1,083
	2,5	16,376	14,933	15,294	1,534	1,353
M 20	2,5	18,376	16,933	17,294	1,534	1,353
	2,5	20,376	18,933	19,294	1,534	1,353
M 24	3	22,051	20,319	20,752	1,840	1,624
	3	25,051	23,319	23,752	1,840	1,624
M 30	3,5	27,727	25,706	26,211	2,147	1,894
	3,5	30,727	28,706	29,211	2,147	1,894
M 36	4	33,402	31,093	31,670	2,454	2,165
	4	36,402	34,093	34,670	2,454	2,165
M 42	4,5	39,077	36,479	37,129	2,760	2,436
	4,5	42,077	39,479	40,129	2,760	2,436
M 48	5	44,752	41,866	42,587	3,067	2,706
	5	48,752	45,866	46,587	3,067	2,706

Άσκηση 4.6) Έχουμε κοχλία M24 από υλικό με σεπ=1000 kp/cm<sup>2</sup>. Να προσδιορίσετε το μέγιστο φορτίο που μπορεί να δεχτεί: α) αν φορτιστεί σε εφελκυσμό και β) αν υφίσταται σύνθετη καταπόνηση.

από τον τύπο ,  $\sigma = \frac{P}{A}$

αφού θέσουμε όπου  $\sigma$  το  $\sigma_{\text{επιτρεπ}}$  , θα βρούμε την μέγιστη δύναμη :

$$\sigma(\text{επιτρεπ}) = \frac{P_{\text{εφελκυσμο}}}{A}$$

β) Στη σύνθετη καταπόνηση αφού η επιτρεπόμενη τάση είναι κατά τα  $\frac{3}{4}$  μικρότερη, κατά τα  $\frac{3}{4}$  θα είναι μικρότερο και το μέγιστο επιτρεπόμενο φορτίο  $P_{\text{συν}}$ .

$$P_{\text{συν}} = \frac{3}{4} \cdot P_{\text{εφ}} \Rightarrow P_{\text{συν}} = \frac{3}{4} \cdot 3240 \text{kp} \Rightarrow P_{\text{συν}} = 2430 \text{kp}$$



**Άσκηση 4.6) Β)** Στη σύνθετη καταπόνηση αφού η επιτρεπόμενη τάση είναι κ ατά τα  $\frac{3}{4}$  μικρότερη, κατά τα  $\frac{3}{4}$  θα είναι μικρότερο και το μέγιστο επιτρεπόμενο φορτίο  $P_{\sigma\upsilon\nu}$ .

$$P_{\sigma\upsilon\nu} = \frac{3}{4} \cdot P_{\varepsilon\varphi} \Rightarrow P_{\sigma\upsilon\nu} = \frac{3}{4} \cdot 3240kp \Rightarrow P_{\sigma\upsilon\nu} = 2430kp$$

Ή διαφορετικά γράφουμε

$$P_{\sigma\upsilon\nu} = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot A \Rightarrow P_{\sigma\upsilon\nu} = \frac{3}{4} \cdot 1000 \text{ kp/cm}^2 \cdot 3,24\text{cm}^2 \Rightarrow P_{\sigma\upsilon\nu} = 2430kp$$

Μπορούμε να χρησιμοποιήσουμε και το τελευταίο σκέλος της σχέσης

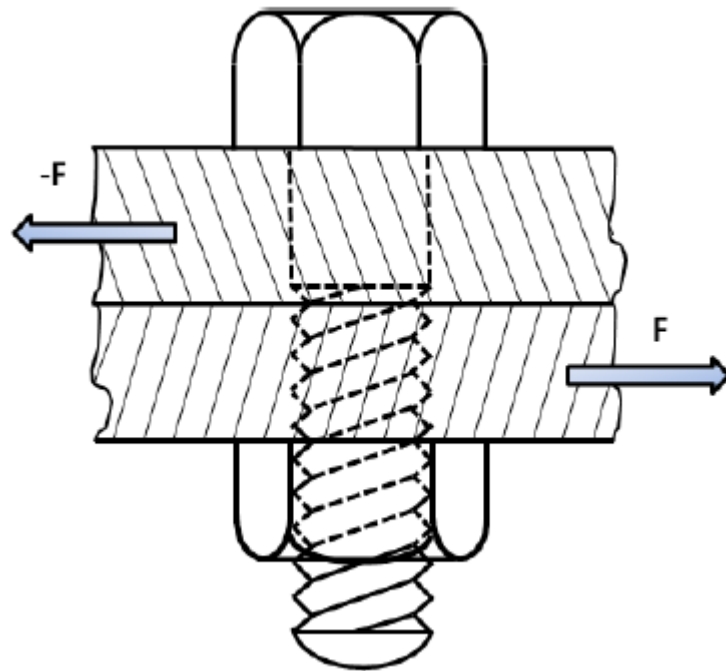
$$F_{max} = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot A = \frac{3}{4} \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \cdot \frac{\pi \cdot d_1^2}{4} \approx 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi}$$

αλλά αυτό είναι προσεγγιστικό και το αποτέλεσμα θα έχει μια μικρή διαφορά από το προηγούμενο. Ας το δούμε όμως:

$$P_{\sigma\upsilon\nu} = 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\varepsilon\pi} \Rightarrow P_{\sigma\upsilon\nu} = 0,6 \cdot (2,0319\text{cm})^2 \cdot 1000 \text{ kp/cm}^2 \Rightarrow P_{\sigma\upsilon\nu} = 2477kp$$

Βλέπουμε ότι υπάρχει μια διαφορά περίπου 2%. Όμως, όποιον και από τους δύο τύπους και να χρησιμοποιήσετε για τη λύση σας, το αποτέλεσμα θα γίνει δεκτό.

Άσκηση 4.7) Ένας κοχλίας M24 από υλικό με  $\sigma_{επ}=1200 \text{ kp/cm}^2$  και  $\tau_{επ}=1000 \text{ kp/cm}^2$  συνδέει δύο ελάσματα όπως φαίνεται στο επόμενο σχήμα, στα οποία ασκείται η δύναμη  $F=5000 \text{ kp}$  και η αντίδρασή της  $-F$ . Να ελέγξετε την αντοχή του κοχλίου, αφού προσδιορίσετε το είδος της καταπόνησης την οποία υφίσταται.



Λύση : Ο κοχλίας είναι προφανές ότι καταπονείται σε διάτμηση, αφού η δύναμη  $F$  και η αντίδρασή της με τον τρόπο που ασκούνται, τείνουν να κόψουν τον κοχλία στην διάμετρο του πυρήνα, εκεί που έρχονται σε επαφή τα δύο ελάσματα. Επομένως θα κάνουμε έλεγχο του κοχλία σε διάτμηση με τον τύπο 4.6. Προφανώς θα χρησιμοποιηθεί μόνο η επιτρεπόμενη τάση διάτμησης και όχι εφελκυσμού (το σεπ εδώ δόθηκε παραπλανητικά). Η διάμετρος πυρήνα του κοχλία M24 δίνεται από τον πίνακα βιβλίου και είναι  $d_1=20,319 \text{ mm} = 2,0319 \text{ cm}$ .

$$\tau = \frac{F}{A} = \frac{F}{\frac{\pi \cdot d_1^2}{4}} = \frac{4 \cdot F}{\pi \cdot d_1^2} = \frac{4 \cdot 5000 \text{kp}}{3,14 \cdot (2,0319 \text{cm})^2} = 1543 \text{kp/cm}^2 \geq \tau_{\varepsilon\pi} = 1000 \text{kp/cm}^2$$

Επομένως ο κοχλίας δεν θα αντέξει

Λύση :Αν θέλαμε να κάνουμε κάτι για να αντέξει η κοχλιοσύνδεση αυτή τη δύναμη είχαμε δυο επιλογές: α) να επιλέξουμε ένα κοχλία με μεγαλύτερη από 1543 kp/cm<sup>2</sup> επιτρεπόμενη τάση διάτμησης. β) να επιλέξουμε ένα κοχλία με μεγαλύτερη διάμετρο πυρήνα. Αυτή τη διάμετρο μπορούμε να υπολογίσουμε από τον τύπο, θέτοντας όπου τ το τεπ και λύνοντάς την ως προς d<sub>1</sub>:

$$\tau_{\varepsilon\pi} = \frac{F}{A} \Rightarrow \tau_{\varepsilon\pi} = \frac{F}{\frac{\pi \cdot d_1^2}{4}} \Rightarrow \tau_{\varepsilon\pi} = \frac{4 \cdot F}{\pi \cdot d_1^2} \Rightarrow d_1^2 = \frac{4 \cdot F}{\pi \cdot \tau_{\varepsilon\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot F}{\pi \cdot \tau_{\varepsilon\pi}}} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{4 \cdot 5000kp}{3,14 \cdot 1000 \text{ kp/cm}^2}} \Rightarrow d_1 = 2,524cm = 25,24mm$$

Με τη διάμετρο πυρήνα d<sub>1</sub>=25,24 mm που βρήκαμε ότι πρέπει να έχει ο κοχλίας, από τον πίνακα επιλέγουμε κοχλία M30 με d<sub>1</sub>=25,706 mm

Άσκηση 4.8) Θέλουμε να τοποθετήσουμε ένα κοχλία από υλικό με  $\sigma_{\epsilon\pi}=1400$   $\text{kp/cm}^2$  και  $\rho_{\epsilon\pi}=200$   $\text{kp/cm}^2$  σε εργαλειομηχανή ώστε να μεταφέρει μια ροπή. Το φορτίο που καταπονεί τον κοχλία είναι  $F=2000$   $\text{kp}$ . Να βρείτε πόσες σπείρες  $z$  πρέπει να έρθουν σε επαφή με το περικόχλιο ώστε να αντέξει ο κοχλίας σε επιφανειακή πίεση.

Λύση : Εφόσον ο κοχλίας μεταφέρει ροπή, η καταπόνησή του θεωρείται σύνθετη. Για να βρεθεί ο αριθμός των σπειρών χρησιμοποιείται ο τύπος 4.5. Σε αυτόν όμως είναι άγνωστες οι διάμετροι  $d$  και  $d_1$  τις οποίες πρέπει να υπολογίσουμε. Αυτό μπορεί να γίνει από τον έλεγχο σε σύνθετη καταπόνηση, με βάση τον τύπο 4.8. Από τον 4.8 θα βρούμε μία ελάχιστη απαιτούμενη διάμετρο.

$$F = 0,6 \cdot d_1^2 \cdot \sigma_{\epsilon\pi} \Rightarrow d_1^2 = \frac{F}{0,6 \cdot \sigma_{\epsilon\pi}} \Rightarrow d_1 = \sqrt{\frac{2000 \text{kp}}{0,6 \cdot 1400 \text{kp/cm}^2}} \Rightarrow d_1 = 1,54 \text{cm} = 15,4 \text{mm}$$

Από τον πίνακα του βιβλίου επιλέγουμε κοχλία M20 με  $d_1=16,933 \text{ mm}=1,6933 \text{ cm}$  και  $d=20 \text{ mm}=2 \text{ cm}$ . Τώρα από τον τύπο για την επιφανειακή πίεση μπορούμε να επιλύσουμε ως προς  $z$  για να βρούμε τον αριθμό των σπειρών που απαιτούνται. Όπου  $p$  θα θέσουμε  $p_{επ}$ .

$$p_{επ} = \frac{F}{z \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow z = \frac{F}{p_{επ} \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_1^2)} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow z = \frac{2000kp}{200 \text{ kp/cm}^2 \cdot \frac{3,14}{4} \cdot ((2\text{cm})^2 - (1,6933\text{cm})^2)} \Rightarrow z = 11,25 \text{ σπείρες}$$

Επομένως απαιτείται η επαφή 12 σπειρών του κοχλία με το περικόχλιο. Επειδή οι σπείρες είναι σχετικά πολλές, μπορούμε να πάρουμε κοχλία M24 που είναι μεγαλύτερος και να υπολογίσουμε τον νέο αριθμό σπειρών.

# ΒΙΒΛΙΟΓΡΑΦΙΑ

Η ΕΛΛΗΝΙΚΗ ΚΑΙ ΞΕΝΟΓΛΩΣΣΗ ΒΙΒΛΙΟΓΡΑΦΙΑ ΠΑΡΟΥΣΙΑΖΕΤΑΙ ΣΤΟ ΤΕΛΟΣ ΤΩΝ ΔΙΑΛΕΞΕΩΝ. ΕΝΔΕΙΚΤΙΚΑ ΑΝΑΦΕΡΕΤΑΙ :

1. Στοιχεία Μηχανών, Βασικές Αρχές Σχεδιασμού, Robert C. Juvinall, Kurt M. Marshek, 2000, Εκδόσεις :Τζιόλα
2. Στοιχεία Μηχανών Ι , Στεργίου Ιωάννης, Στεργίου Κωνσταντίνου, 2003, Εκδόσεις : Σύγχρονη Εκδοτική
3. Στοιχεία Μηχανών, Νικόλαος Χονδράκης, Διπλωματούχος Μηχανολόγος Μηχανικός
4. Στοιχεία Μηχανών, Δρ. Στέργιος Μαρόπουλος

QUITTERS NEVER WIN. WINNERS NEVER QUIT

# NEVER QUIT



STORY LINE BY STEPHEN LEONARDI  
SCREENPLAY BY JOHN DAHLER  
DIRECTED BY JOHN DAHLER  
CASTING BY JOHN DAHLER  
EDITING BY JOHN DAHLER  
PRODUCTION DESIGNER JOHN DAHLER  
EXECUTIVE PRODUCERS JOHN DAHLER  
PRODUCED BY JOHN DAHLER  
WRITTEN BY JOHN DAHLER  
DIRECTED BY JOHN DAHLER

## SUCCESS STEPS

