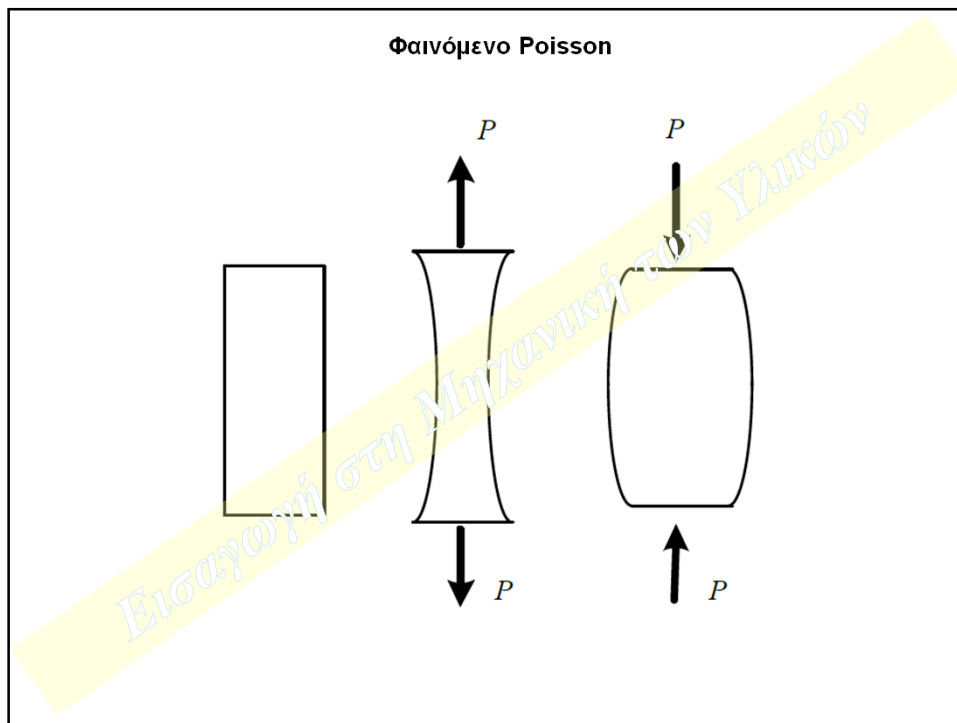



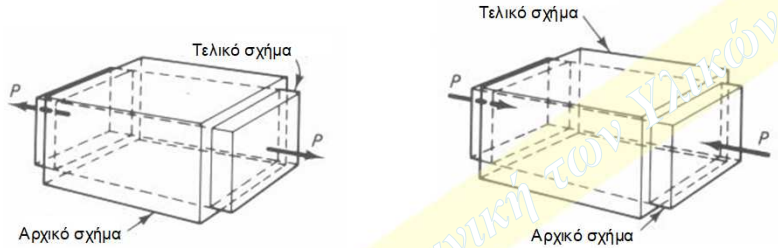
Περιεχόμενα

1. Ορθές και διατμητικές τάσεις, σχεδιασμός δομικών στοιχείων
2. Αξονική καταπόνηση
3. Γενικευμένες σχέσεις τάσεων – παραμορφώσεων, στοιχεία κελύφης
4. Μετασχηματισμοί τάσεων και παραμορφώσεων
5. Θεωρία αστοχίας υλικών
6. Εισαγωγή στη στρέψη

Εισαγωγή στη Μηχανική των Υλικών



Λόγος Poisson



Τελικό σχήμα

Αρχικό σχήμα

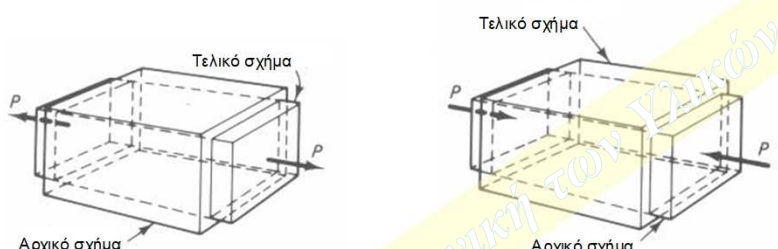
Τελικό σχήμα

Αρχικό σχήμα

$$\text{Λόγος Poisson } \nu = - \frac{\epsilon_t}{\epsilon_\chi}$$

Η τιμή του ν λαμβάνεται συνήθως ίδια τόσο στον εφελκυσμό (εγκάρσια συστολή), όσο και στη θλίψη (εγκάρσια διόγκωση)

Λόγος Poisson



Τελικό σχήμα

Αρχικό σχήμα

Τελικό σχήμα

Αρχικό σχήμα

$$\text{Λόγος Poisson } \nu = - \frac{\epsilon_t}{\epsilon_\chi}$$

Η τιμή του ν λαμβάνεται συνήθως ίδια τόσο στον εφελκυσμό (εγκάρσια συστολή), όσο και στη θλίψη (εγκάρσια διόγκωση)

Η ανάπτυξη εγκάρσιας παραμόρφωσης δεν συνεπάγεται και αντίστοιχη τήξη !!! Προϋπόθεση, βεβαίως, για να ισχύει αυτό είναι να γίνεται η εγκάρσια παραμόρφωση **ανεμπόδιστα**. Σε κάθε άλλη περίπτωση θα προκύψουν και εγκάρσιες τάσεις.

Λόγος Poisson

Αρχικό σχήμα

Τελικό σχήμα

Αρχικό σχήμα

Τελικό σχήμα

$$\nu = - \frac{\epsilon_t}{\epsilon_\chi}$$

Η τιμή του ν λαμβάνεται συνήθως ίδια τόσο στον εφελκυσμό (εγκάρσια συστολή), όσο και στη θλίψη (εγκάρσια διόγκωση)

Για τα συνηθή υλικά : $0 \leq \nu \leq 0.5$


(a)

$$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E} \quad \sigma_y = \sigma_z = 0$$

$$\epsilon_y = \epsilon_z \neq 0$$

Simeon Denis Poisson
(1781-1840)

$$\nu = \left| \frac{\text{lateral strain}}{\text{axial strain}} \right| = - \frac{\epsilon_y}{\epsilon_x} = - \frac{\epsilon_z}{\epsilon_x}$$



$\nu = ?$
 $E = ?$

$\Delta = 0.219 \text{ mm}$

$P = 100 \text{ kN}$

$D = 50 \text{ mm}$

$L = 300 \text{ mm}$

$|\Delta D| = 0.01215 \text{ mm}$

$$\varepsilon_t = \frac{\Delta D}{D} = \frac{-0.01215}{50} = -0.000243$$

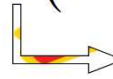
$$\varepsilon_x = \frac{\Delta L}{L} = \frac{0.01215}{300} = 0.0000405$$

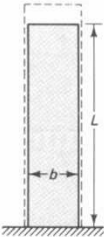
$$\nu = -\frac{\varepsilon_t}{\varepsilon_x} = -\frac{-0.000243}{0.0000405} = 0.333$$

$$E = \frac{PL}{A\Delta} = \frac{100 \times 10^3 \times 300}{1960 \times 0.219} = 70 \times 10^3 \text{ MPa}$$

Θερμικές παραμορφώσεις


$$\varepsilon_T = \alpha(T - T_0) = \alpha \Delta T$$


συντελεστής θερμικής διαστολής




(α)

- Γενικά η αύξηση της θερμοκρασίας στα υλικά προκαλεί διαστολή και η μείωση προκαλεί συστολή.
- Οι θερμικές παραμορφώσεις στα ισότροπα υλικά είναι ίσες προς κάθε διεύθυνση.



(β)

- Επίσης, οι θερμικές παραμορφώσεις γενικώς δεν συνοδεύονται από τάσεις, αρκεί φυσικά να γίνονται ανεμπόδιστα.



(γ)

Υλικό	α ($^{\circ}\text{C}$) ⁻¹ x 10 ⁻⁶
Αλουμίνιο	24
Γυαλί κοινό	9
Γυαλί pyrex	3,2
Κράμα invar	0
Μόλυβδος	29
Σίδηρος	12
Σκυρόδεμα	12
Χαλαζίας	0
Χαλκός	17

Θερμικές παραμορφώσεις

$$\varepsilon_T = \alpha(T - T_0) = \alpha\Delta T$$

$\Delta T = \varepsilon_T \cdot L = \alpha\Delta T L$

$\Delta T > 0 \quad \left| \begin{array}{c} \leftarrow \rightarrow \\ \sigma < 0 \end{array} \right| \quad \Delta T < 0 \quad \left| \begin{array}{c} \leftarrow \rightarrow \\ \sigma > 0 \end{array} \right|$

(α) (β) (γ)

$T_{\text{αρχ.}} = 20^\circ\text{C}$ $E = 120 \text{ GPa}$
 $\sigma_{T=20^\circ\text{C}} = 0 \text{ MPa}$ $\alpha = 20 \times 10^{-6} \text{ grad}^{-1}$
 $\sigma_{T=45^\circ\text{C}} = ? \text{ MPa}$

$|\Delta T| = |45 - 20| = 25^\circ\text{C}$

$$\Delta_T = \varepsilon_T L = \alpha \Delta T L = 20 \cdot 10^{-6} \times 1.5 \times 25 = 0.75 \text{ mm}$$

$$P = \frac{\Delta_T}{L} EA = \frac{0.75}{1.500} \times 120 \times 10^3 \times 20 \times 10^2 = 120 \text{ kN}$$

$$\sigma_{T=45^\circ\text{C}} = \frac{P}{A} = \frac{120000}{20 \times 10^2} = 60 \text{ MPa}$$

Αρχή Saint Venant και συγκεντρώσεις τάσεων

$\sigma_{av.} = \frac{P}{A}$
 $\sigma_{max} = 2.575\sigma_{av.}$ (β)
 $\sigma_{max} = 1.387\sigma_{av.}$ (γ)
 $\sigma_{max} = 1.027\sigma_{av.}$ (δ)

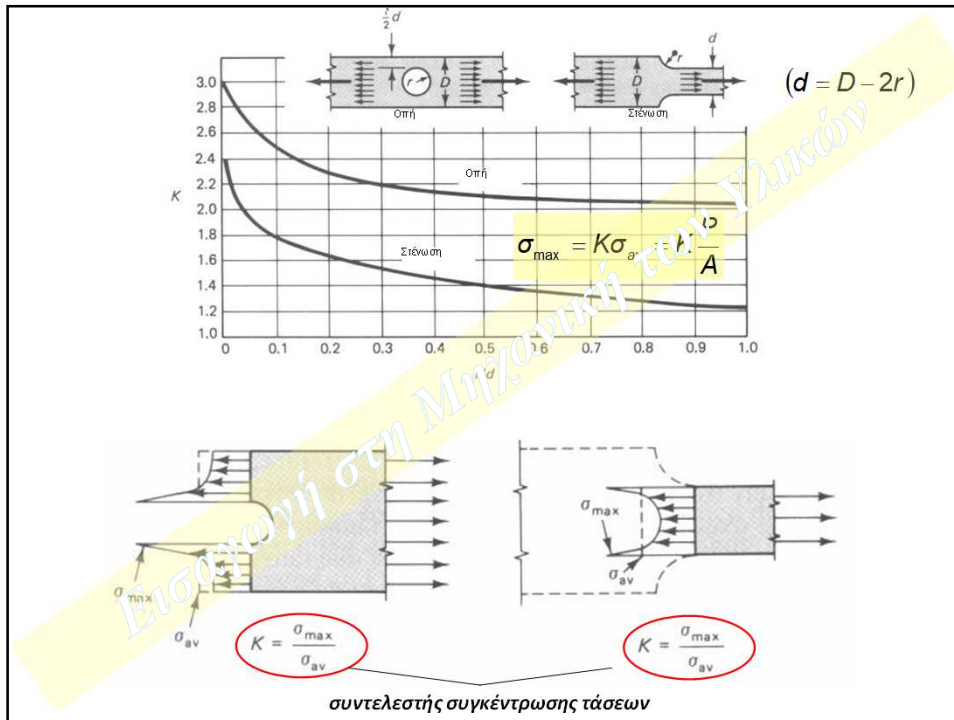
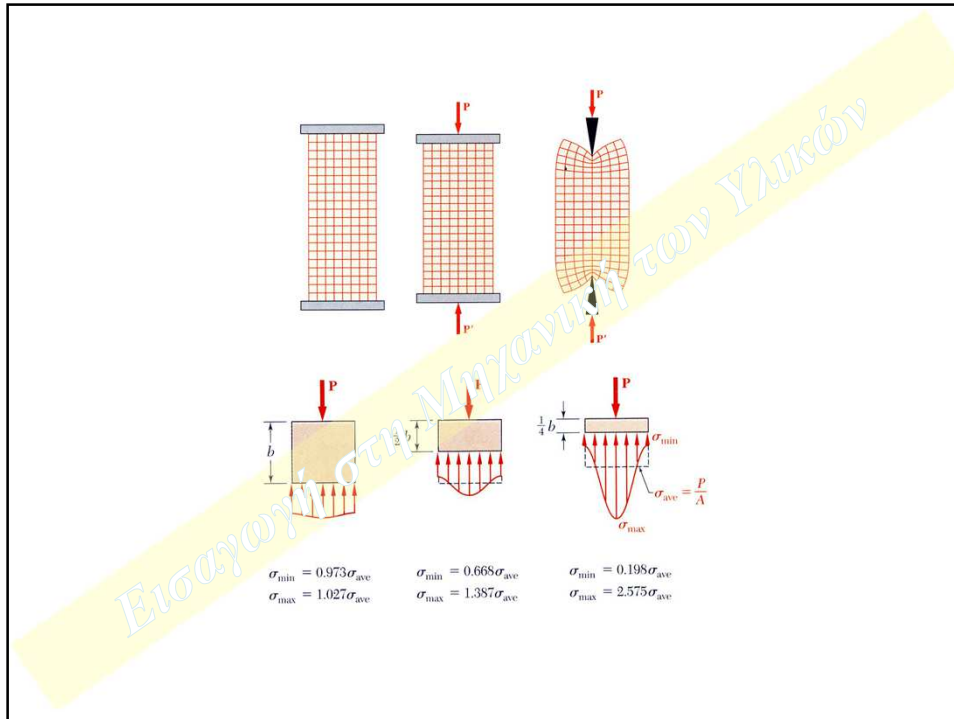
Adhémar-Jean-Claude Barré de Saint-Venant
(1797-1886)

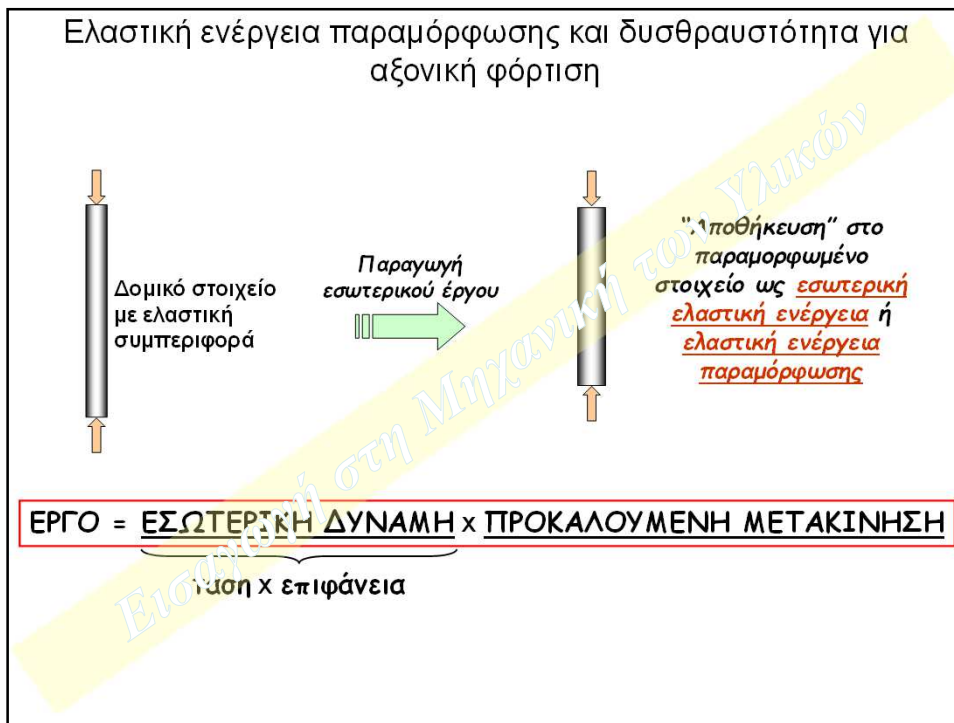
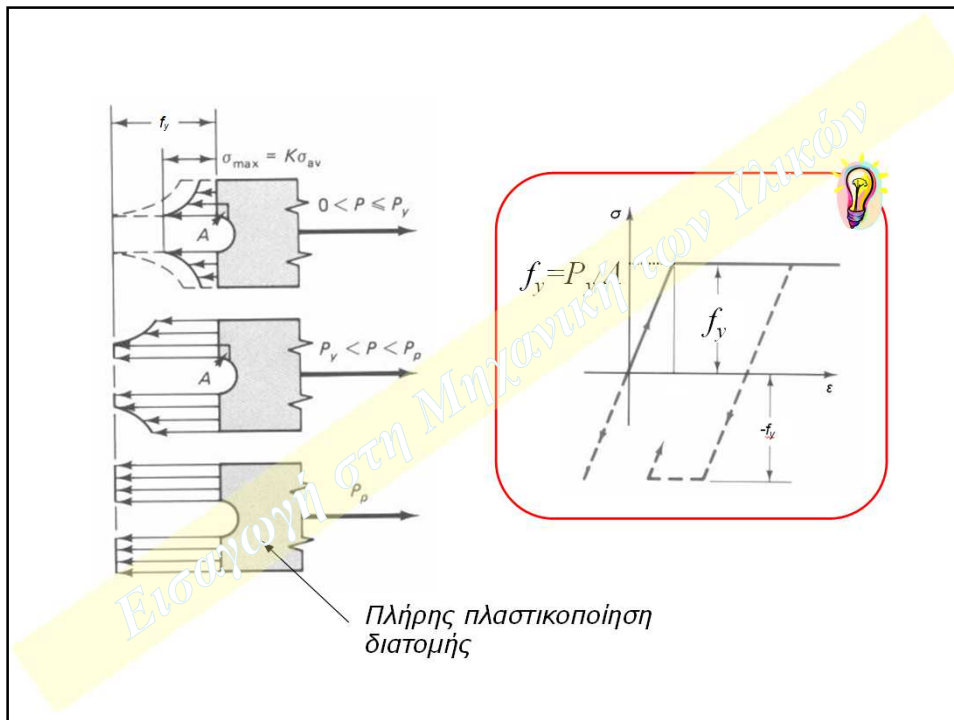
Αρχή Saint Venant και συγκεντρώσεις τάσεων

$\sigma_{av.} = \frac{P}{A}$
 $\sigma_{max} = 2.575\sigma_{av.}$ (β)
 $\sigma_{max} = 1.387\sigma_{av.}$ (γ)
 $\sigma_{max} = 1.027\sigma_{av.}$ (δ)

Αν οι δυνάμεις εφαρμόζονται "σημειακά", δηλαδή σε μία πολύ μικρή επιφάνεια στο εξωτερικό ενός στοιχείου, τότε οι τάσεις σε διατομές κοντά στη θέση εφαρμογής της δύναμης έχουν ανομοιόμορφη κατανομή και η μέγιστη τάση σ_{max} μπορεί να είναι αρκετές φορές μεγαλύτερη της μέσης $\sigma_{av.} = P/A$.

Σε διατομές που απέχουν απόσταση μεγαλύτερη από το πλάτος (κατά προσέγγιση) της φορτιζόμενης διατομής η κατανομή των τάσεων ομαλοποιείται, έτσι ώστε $\sigma \approx \sigma_{av.}$





$U_o = \frac{1}{2} \varepsilon_x \sigma_x = \frac{1}{2} \frac{\sigma_x}{E} \sigma_x = \frac{\sigma_x^2}{2E}$
 $U = \int \frac{\sigma_x^2}{2E} dV$

Μέση δύναμη = $(1/2)\sigma_x dydz$
 Μετακίνηση = $\varepsilon_x dx$

Παραγόμενο έργο = $(1/2)\sigma_x dydz \times \varepsilon_x dx \equiv dU$ (ενέργεια παραμόρφωσης)

Απώλειες ενέργειας = 0

$dU = \underbrace{\frac{1}{2}\sigma_x dydz}_{\text{δύναμη}} \cdot \underbrace{\varepsilon_x dx}_{\text{απόσταση}} = \frac{1}{2}\sigma_x \varepsilon_x dx dy dz = \frac{1}{2}\sigma_x \varepsilon_x dV$

ειδική ενέργεια παραμόρφωσης ή πυκνότητα ενέργειας παραμόρφωσης
 $U_o = \frac{dU}{dV} = \frac{\sigma_x \varepsilon_x}{2} = \frac{\sigma_x^2}{2E}$

Όγκος στοιχείου

$U_o = \frac{dU}{dV} = \frac{\sigma_x \varepsilon_x}{2} = \frac{\sigma_x^2}{2E}$

για $\sigma_x = \sigma_y \Rightarrow$ Μέτρο ανάπαλσης: $U_o = \frac{\sigma_y^2}{2E}$

μέτρο της ενέργειας που αποθηκεύει το υλικό χωρίς να υφίσταται παραμένοντα παραμόρφωση

Όριο διαρροής

Υλικό : ελαττωτικό ή τυχόν

Υλικό μεγαλύτερης δυσπλασιότητας

Ελαστική ανάπαλση

Υπερελαστική ανάπαλση



Οι ελαστικές ράβδοι του Σχήματος φορτίζονται αξονικά αποθηκεύοντας την ίδια ποσότητα ενέργειας

The diagram shows two bars, labeled 1 and 2. Bar 1 has length L and cross-sectional area A . Bar 2 has length $\frac{3}{4}L$ and cross-sectional area $2A$. Both bars are fixed at the top and have a displacement $V_1 = V_2$ at the bottom. The stress in bar 1 is σ_1 and in bar 2 is σ_2 . The condition $\sigma_1 = ? \times \sigma_2$ is indicated.

$$U_1 = \int_V \frac{\sigma_1^2}{2E} dV = \frac{\sigma_1^2 AL}{2E}$$

$$U_2 = U_{\text{κάτω τμήμα}} + U_{\text{πάνω τμήμα}}$$

$$U_{\text{κάτω τμήμα}} = \int_{V_{\text{κάτω τμήμα}}} \frac{\sigma_2^2}{2E} dV_{\text{κάτω τμήμα}} = \frac{1}{4} AL$$

$$U_{\text{πάνω τμήμα}} = \int_{V_{\text{πάνω τμήμα}}} \frac{(\sigma_2/2)^2}{2E} dV_{\text{πάνω τμήμα}} = \frac{3}{4} 2AL = \frac{3}{2} AL$$

$$U_2 = \frac{\sigma_2^2}{2E} \left(\frac{5}{8} AL \right)$$

$$U_1 = U_2 \Leftrightarrow \frac{\sigma_1^2 AL}{2E} = \frac{\sigma_2^2}{2E} \left(\frac{5}{8} AL \right) \Rightarrow \sigma_2 = 1.265 \sigma_1$$

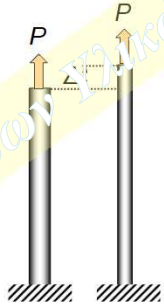
Εισαγωγή στις ενεργειακές μεθόδους για τον υπολογισμό μετακινήσεων

$U = W_e$

$W_e = \frac{1}{2} P \Delta$

$U = \sum_i \frac{(N_i / A_i)^2 A_i L_i}{2E} = \frac{1}{2} P \Delta \Rightarrow \frac{\sum_i N_i^2 L_i}{2A_i E} = \frac{1}{2} P \Delta$


για κατασκευές αποτελούμενες από αξονικά φορτιζόμενα στοιχεία



$U = W_e \Rightarrow \frac{\sigma_1^2 AL}{2E} = \frac{1}{2} P \Delta \Rightarrow \frac{(P/A)^2 AL}{2E} = \frac{1}{2} P \Delta \Rightarrow \Delta = \frac{PL}{AE}$

Εισαγωγή στους στατικά αόριστους φορείς

Οι εξισώσεις ισορροπίας δεν «φτάνουν»....



Η μέθοδος των δυνάμεων

1. Αγνοείται η ύπαρξη ενός συγκεκριμένου αριθμού αντιδράσεων στις στηρίξεις του φορέα, ώστε να είναι εύκολος ο υπολογισμός των υπολοίπων βάσει των εξισώσεων ισορροπίας.
2. Υπολογίζονται οι αντιδράσεις που αρχικά αγνοήθηκαν, μέσω της επιβολής του συμβιβαστού των παραμορφώσεων στις προαναφερθείσες στηρίξεις.

Υποφωρέας «0» ή «κύριος φωρέας»
Δεχνό την πάκτωση, ενεργεί η P ,
δεχνό την R_1

Υποφωρέας «1»
Δεχνό την πάκτωση,
ενεργεί η R_1 , δεχνό την P

αρχή της επαλληλίας

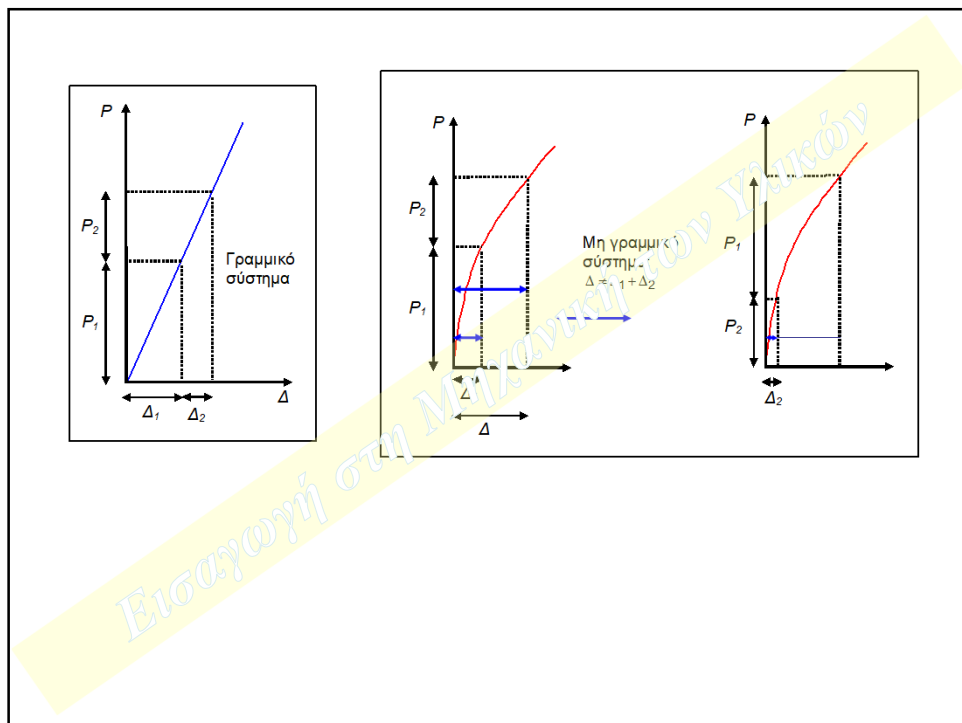
Υποφωρέας «0» ή «κύριος φωρέας»
Λόγω της δύναμης P : $\Delta_0 = \frac{Pb}{A_2E_2} \Rightarrow \Delta_0 = f_2 \times P$

Υποφωρέας «1»
Λόγω της αντίδρασης R_1 : $\Delta_1 = f_1R_1 + f_2R_1 \Rightarrow \Delta_1 = (f_1 + f_2)R_1$

συμβιβαστό των παραμορφώσεων
 $\Delta_0 + \Delta_1 = 0$

$\sum F_x = 0 \Leftrightarrow R_1 + R_2 + P = 0$

$R_1 = -\frac{f_2}{f_1 + f_2}P$



Γνωστά: P, A, E
Άγνωστα: N_i

Συμμετρικός ο φορέας

“κρίσιμη” φορέας

$$\sum F_Y = 0 \Leftrightarrow 2R_{2,0} \cos \alpha = P \Rightarrow R_{2,0} = \frac{P}{2 \cos \alpha}$$

$$\Delta_0 \cos \alpha = (\Delta_{AD})_0 \Rightarrow \Delta_0 = -PL / 2AE \cos^3 \alpha$$

$$L_{AD} = L_{CD} = \frac{L}{\cos \alpha}$$

$$(\Delta_{AD})_0 = \frac{R_{2,0} L_{AD}}{AE} = \frac{PL}{2AE \cos^2 \alpha} = (\Delta_{CD})_0$$

$$\Delta_1 = \frac{R_1 L}{AE} + \frac{R_1 L}{2AE \cos^3 \alpha}$$

συμβιβαστό των παραμορφώσεων $\rightarrow \Delta_0 + \Delta_1 = 0$

$$\left. \begin{aligned} \Delta_0 &= -PL / 2AE \cos^3 \alpha \\ \Delta_1 &= \frac{R_1 L}{AE} + \frac{R_1 L}{2AE \cos^3 \alpha} \end{aligned} \right\} \Rightarrow \frac{R_1 L}{AE} \left(1 + \frac{1}{2 \cos^3 \alpha} \right) = \frac{PL}{2AE \cos^3 \alpha} \Leftrightarrow R_1 = \frac{P}{2 \cos^3 \alpha}$$

$$\left. \begin{aligned} \Delta_0 + \Delta_1 &= 0 \\ R_1 + 2R_2 \cos \alpha &= P \end{aligned} \right\}$$

$$R_1 = \frac{P}{2 \cos^3 \alpha + 1} \quad R_2 = \frac{P}{2 \cos^3 \alpha + 1} \cos^2 \alpha$$

Η μέθοδος των μετακινήσεων

1. Προσδιορίζονται οι μετακινήσεις του φορέα σε επιλεγμένες θέσεις.
2. Υπολογίζονται οι αντιδράσεις και οι εσωτερικές δυνάμεις.

Ισορροπία κόμβου B

$$-k_1\Delta - k_2\Delta + P = 0 \Rightarrow \Delta = \frac{P}{k_1 + k_2}$$

Ισορροπία κόμβου A

$$R_1 = -k_1\Delta$$

Ισορροπία κόμβου C

$$R_2 = -k_2\Delta$$

$$R_1 = -\frac{k_1}{k_1 + k_2} P$$

$$R_2 = -\frac{k_2}{k_1 + k_2} P$$

$\Delta = \frac{PL}{AE} \Leftrightarrow P = \left(\frac{AE}{L}\right) \Delta \Leftrightarrow P = k\Delta$

Δυστένεια

$$k = \left(\frac{AE}{L}\right)$$

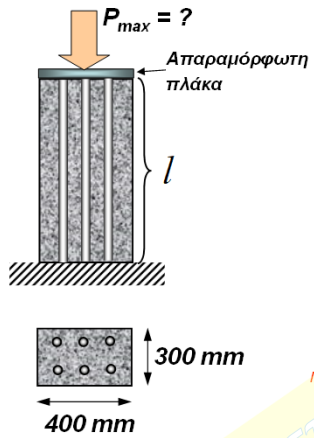
$$k_1 = A_1 E_1 / a$$

$$k_2 = A_2 E_2 / b$$

$$k_1 \Delta + k_2 \Delta - P = 0 \Rightarrow \Delta = \frac{P}{k_1 + k_2}$$

$$R_1 = k_1 \Delta = k_1 \frac{P}{k_1 + k_2} = \frac{P}{1 + \frac{k_2}{k_1}}$$

$$R_2 = \frac{k_2}{k_1 + k_2} P = \frac{P}{\frac{k_1}{k_2} + 1}$$



$P_{max} = ?$
Απαρμόρφωτη πλάκα
 l
300 mm
400 mm

$A = 12 \times 10^4 \text{ mm}^2$
 $A_x = 2\% \times A = 2400 \text{ mm}^2$
 $A_c = A - A_x = 117600 \text{ mm}^2$

$\sigma_{επ.,x} = \frac{\sigma_{θρ.,x}}{\Sigma A} = \frac{330}{3} = 110 \text{ MPa}$
 $\sigma_{επ.,c} = \frac{\sigma_{θρ.,c}}{\Sigma A} = \frac{24}{3} = 8 \text{ MPa}$

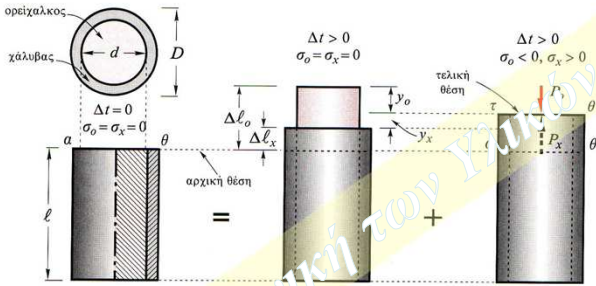
συμβιβαστικό των παραμορφώσεων $\rightarrow \Delta l_x = \Delta l_c$

$\frac{P_x l}{E_x A_x} = \frac{P_c l}{E_c A_c} \Leftrightarrow \frac{\sigma_x}{E_x} = \frac{\sigma_c}{E_c} \Leftrightarrow \sigma_x = \frac{E_x}{E_c} \sigma_c = 10 \sigma_c$

$\Sigma A \sigma_c = \sigma_{επ.,c} \Rightarrow \sigma_x = 80 \text{ MPa}$
(Αν $\sigma_x = \sigma_{επ.,x} \Rightarrow \sigma_c = 11 \text{ MPa} > 8 \text{ MPa} \rightarrow$ αδύνατο)

$P_{max} = P_x + P_c = \sigma_x A_x + \sigma_{επ.,c} A_c =$
 $= 80 \times 2400 \times 10^{-6} + 8 \times 117600 \times 10^{-6} = 1.13 \text{ MN}$

$\Sigma A = 3$
 $A_x = 2\% A$
 $E_x = 200 \text{ GPa}$
 $\sigma_{θρ.,x} = 330 \text{ MPa}$
 $E_c = 20 \text{ GPa}$
 $\sigma_{θρ.,c} = 24 \text{ MPa}$



$d = 40 \text{ mm}$
 $D = 80 \text{ mm}$
 $\Delta T = 100^\circ \text{C}$
 $E_x = 200 \text{ GPa}$
 $\alpha_x = 12 \cdot 10^{-6} \text{ grad}^{-1}$
 $E_o = 100 \text{ GPa}$
 $\alpha_o = 18 \cdot 10^{-6} \text{ grad}^{-1}$

$\Delta l_x = \alpha_x \Delta T$
 $\Delta l_o = \alpha_o \Delta T$ } (αν οι κύλινδροι ήταν κλειστοί να διασπαλούν)

$\alpha_o > \alpha_x \Rightarrow \Delta l_o > \Delta l_x$

$P_x + P_o = 0 \Rightarrow P_o = -P_x$

$y_o = \frac{P_o l}{E_o A_o} = -\frac{P_x l}{E_o A_o}$
 $y_x = \frac{P_x l}{E_x A_x}$

$|y_o| + |y_x| = \Delta l_o - \Delta l_x = (\alpha_o - \alpha_x) \Delta T$

$P_x \left(\frac{1}{E_o A_o} + \frac{1}{E_x A_x} \right) = (\alpha_o - \alpha_x) \Delta T \Rightarrow$
 $\Rightarrow P_x = -P_o = \frac{E_o A_o E_x A_x}{E_o A_o + E_x A_x} (\alpha_o - \alpha_x) \Delta T$

$\sigma_o = \frac{P_o}{A_o} = -5.73 \text{ kPa}$, $\sigma_x = \frac{P_x}{A_x} = 0.48 \text{ kPa}$

$l_x = 1\text{ m}, l_o = 0.8\text{ m}$
 $l_1 = 5\text{ m}, l_2 = 4\text{ m}$
 $l = 6\text{ m}$
 $A_x = A_o = A = 12\text{ cm}^2$
 $E_x = 210\text{ GPa}, E_o = 90\text{ GPa}$
 $P_1 = 20\text{ kN}, P_2 = 10\text{ kN}$
 $\sigma_x = ?, \sigma_o = ?$

$\sum F_x = 0 \Rightarrow H_A = 0$
 $\sum F_y = 0 \Rightarrow P_o + P_x + V_A - P_1 - P_2 = 0$
 $\sum M_A = 0 \Rightarrow -l_2 P_o - l P_x + l_1 P_1 - l_2 P_2 = 0$

$\frac{\Delta l_x}{l} = \frac{\Delta l_o}{l_2} \Rightarrow \Delta l_o = \frac{l_2}{l} \Delta l_x \Leftrightarrow \frac{P_o l_o}{E_o A} = \frac{l_2}{l} \frac{P_x l_x}{E_x A}$

$P_o = 6.57\text{ kN}$
 $P_x = 18.43\text{ kN}$
 $V_A = 5\text{ kN}$

$\sigma_x = \frac{P_x}{A} = 15.36\text{ MPa}$
 $\sigma_o = \frac{P_o}{A} = 5.48\text{ MPa}$

$\varphi = \arctan\left(\frac{\Delta l_x}{l}\right) = \arctan\left(\frac{P_x l_x}{E_x A}\right) = 0.0007^\circ$