

Εκφυλισμένες ιδιοτιμές

- Υποθέσαμε ότι : $\omega_k \neq \omega_j \quad j \neq k$
- Τι ακριβώς συμβαίνει όταν έχουμε εκφυλισμών των ιδιοτιμών?
- Στην περίπτωση αυτή πολλαπλές ιδιοτιμές αντιστοιχούν σε πολλαπλά ιδιοδιανύσματα
- Η χαρακτηριστική εξίσωση των ιδιοτιμών γράφεται στην περίπτωση αυτή:

$$\det|\mathbf{U}'' - \omega^2 \mathbf{T}| = (\omega^2 - \kappa^2)^m f(\omega^2) = 0 \quad \text{όπου: } \omega = \kappa \text{ με m-εκφυλισμό}$$

- Η εξίσωση ιδιοδιανυσμάτων : $(\mathbf{U}'' - \kappa^2 \mathbf{T}) \mathbf{a}_j = 0$ όπου $j=1, \dots, m$ ιδιοδιανύσματα
- Αλλά ο γραμμικός συνδυασμός ιδιοδιανυσμάτων είναι επίσης ιδιοδιάνυσμα: $c_j \mathbf{a}_j$
- Είναι επίσης δυνατόν να βρεθεί μια ομάδα από m ορθογώνιων διανυσμάτων

Εκφυλισμένες ιδιοτιμές – Η συνταγή

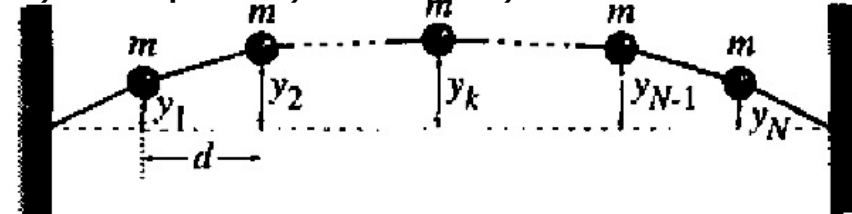
- Για μια m -εκφυλισμένως ιδιοτιμή με m -ιδιοδιανύσματα
- Αρχικά κανονικοποιούμε ένα ιδιοδιάνυσμα χρησιμοποιώντας: $\mathbf{a}_1^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}_1$
- Κατόπιν χρησιμοποιούμε το ιδιοδιάνυσμα \mathbf{a}_2 και το μετασχηματίζουμε ως:

$$\mathbf{a}'_2 = \mathbf{a}_2 - (\mathbf{a}_1^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}_2) \cdot \mathbf{a}_1$$
 - Έτσι ικανοποιείται η συνθήκη ορθοκανονικότητας: $\mathbf{a}_1^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}'_2 = 0$
- Κανονικοποιούμε το ιδιοδιάνυσμα \mathbf{a}'_2 : $\mathbf{a}'_2{}^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}'_2$
- Κατόπιν χρησιμοποιούμε το ιδιοδιάνυσμα \mathbf{a}_3 και το μετασχηματίζουμε ως:

$$\mathbf{a}'_3 = \mathbf{a}_3 - (\mathbf{a}_1^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}_3) \cdot \mathbf{a}_1 - (\mathbf{a}'_2{}^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}_3) \cdot \mathbf{a}'_2$$
 - Ο μετασχηματισμός ικανοποιεί τις συνθήκες: $\mathbf{a}'_2{}^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}'_3 = 0$ και $\mathbf{a}_1^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{a}'_3 = 0$
- Συνεχίζουμε την διαδικασία για τα υπόλοιπα ιδιοδιανύσματα
- Η διαδικασία αυτή οδηγεί σίγουρα στον σχηματισμό του πίνακα \mathbf{A} : $\mathbf{A}^T \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{A} = \mathbf{1}$

Συζευγμένες ταλαντώσεις – Υλικά σημεία σε χορδή

- Θεωρήστε N υλικά σημεία μάζας m , τα οποία ισαπέχουν (απόσταση d μεταξύ δυο γειτονικών σημείων) και συνδέονται με αβαρή χορδή που έχει τάση τ
- Τα άκρα της χορδής είναι ακλόνητα θέτοντας συνοριακές συνθήκες



- Το πρόβλημα ουσιαστικά οδηγεί στην περιγραφή της ταλάντωσης συνεχούς μέσου, διάδοσης κυμάτων μέσω συνεχούς μέσου και δονήσεις ενός κρυσταλικού πλέγματος όπως στα στερεά
- Περιοριζόμαστε μόνο σε εγκάρσιες κινήσεις των μαζών

- Έστω y_k η μετατόπιση του σημείου k

- Η κινητική ενέργεια θα είναι: $T = \frac{1}{2} m \dot{y}_k^2$ (1)

- Θεωρώντας την επιμήκυνση της χορδής, Δl , μεταξύ δυο υλικών σημείων:

$$\Delta l = \sqrt{d^2 + (y_{k+1} - y_k)^2} - d \Rightarrow \Delta l \simeq d + \frac{1}{2d} (y_{k+1} - y_k)^2 - d \Rightarrow \Delta l = \frac{1}{2d} (y_{k+1} - y_k)^2$$

- Για τάση, τ , η δυναμική ενέργεια στο τμήμα αυτό της χορδής θα είναι:

$$U_{(k+1,k)} = \tau \Delta l = \frac{\tau}{2d} (y_{k+1} - y_k)^2 \quad (2)$$

Υλικά σημεία σε χορδή

- Για ένα τμήμα της χορδής έχουμε: $T = \frac{1}{2} m \dot{y}_k^2$ και $U_{(k+1,k)} = \frac{\tau}{2d} (y_{k+1} - y_k)^2$
- Για όλο το σύστημα επομένως: $T = \sum_{k=1}^N \frac{1}{2} m \dot{y}_k^2$ και $U = \sum_{k=1}^N \frac{\tau}{2d} (y_{k+1} - y_k)^2$

$$\Rightarrow U = \frac{\tau}{2d} \sum_{k=1}^N (y_{k+1} - y_k)^2 \Rightarrow U = \frac{K}{2} \sum_{k=1}^N (y_{k+1} - y_k)^2 \text{ όπου: } K = \frac{\tau}{d}$$

με συνοριακές συνθήκες: $y_0 = y_{N+1} = 0$

- Η Lagrangian θα είναι: $L = \frac{1}{2} \sum_{k=1}^N \left[m \dot{y}_k^2 - K (y_{k+1} - y_k)^2 \right]$ k διαφορικές εξισώσεις

- και οι ΕΟΚ: $\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{y}_k} \right) - \left(\frac{\partial L}{\partial y_k} \right) = 0$ δίνουν: $m \ddot{y}_k = -K (y_k - y_{k-1}) + K (y_{k+1} - y_k)$

π.χ. για δυο σώματα: $L = \frac{1}{2} m (\dot{y}_1^2 + \dot{y}_2^2) - K \left((y_1 - y_0)^2 + (y_2 - y_1)^2 \right)$

οπότε: $m \ddot{y}_2 = -K (y_2 - y_1) + K (y_3 - y_2)$ και: $m \ddot{y}_1 = -K y_1 + K (y_2 - y_1)$

- Υποθέτουμε ότι τα y_k κινούνται αρμονικά και εξετάζουμε την λύση: $y_k = a_k \cos \omega t$ όπου a_k το πλάτος ταλάντωσης του k -υλικού σημείου
- Αντικατάσταση στις διαφορικές εξισώσεις δίνει: $-m \omega^2 a_k = K (a_{k-1} - 2a_k + a_{k+1})$
- που περιλαμβάνει τα άκρα της χορδής όπου: $a_0 = a_{N+1} = 0$

Υλικά σημεία σε χορδή

- Στην συνηθισμένη μορφή πινάκων:

$$\mathbf{T} = \frac{m}{2} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & \cdots \\ 0 & 1 & 0 & \cdots \\ 0 & 0 & 1 & \cdots \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots \end{pmatrix} \quad \text{και} \quad \mathbf{U}'' = K \begin{pmatrix} 2 & -1 & 0 & \cdots \\ 1 & 2 & -1 & \cdots \\ 0 & -1 & 2 & \cdots \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots \end{pmatrix}$$

- Η χαρακτηριστική εξίσωση των ιδιοτιμών θα είναι: $\det|-\omega^2 \mathbf{T} + \mathbf{U}''| = 0$

$$\det \begin{vmatrix} 2K - \frac{m\omega^2}{2} & -K & 0 & \cdots \\ K & 2K - \frac{m\omega^2}{2} & -K & \cdots \\ 0 & -K & 2K - \frac{m\omega^2}{2} & \cdots \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots \end{vmatrix} = 0 \quad N \text{ λύσεις για } \omega$$

- Αντί να λύσουμε την ορίζουσα, μπορούμε να δουλέψουμε με την εξίσωση:

$$-m\omega^2 a_k = K(a_{k-1} - 2a_k + a_{k+1}) \text{ και υποθέτουμε ότι: } a_k = A \sin k\varphi$$

- Αντικατάσταση: $-m\omega^2 A \sin(k\varphi) = KA(\sin(k\varphi - \varphi) - 2\sin(k\varphi) + \sin(k\varphi + \varphi))$

Υλικά σημεία σε χορδή

- Από την σχέση: $-m\omega^2 A \sin(k\varphi) = KA(\sin(k\varphi - \varphi) - 2\sin(k\varphi) + \sin(k\varphi + \varphi))$
- Καταλήγουμε στην: $m\omega^2 = K(2 - 2\cos\varphi) \Rightarrow m\omega^2 = 4K \sin^2 \frac{\varphi}{2}$

$$\Rightarrow \omega^2 = \frac{4K}{m} \sin^2 \frac{\varphi}{2} \Rightarrow \omega = 2 \left(\frac{K}{m} \right)^{1/2} \sin \frac{\varphi}{2} \Rightarrow \omega = 2\omega_0 \sin \frac{\varphi}{2}$$
- Η αντικατάσταση για το πλάτος a_k : $a_k = A \sin k\varphi$ ικανοποιεί την συνθήκη $a_0=0$:
- Η παράμετρος φ υπολογίζεται από την άλλη συνοριακή συνθήκη, $a_{N+1}=0$

$$a_{N+1} = A \sin[(N+1)\varphi] = 0 \Rightarrow (N+1)\varphi = n\pi \quad \text{όπου } n \text{ ακέραιος}$$
- Έχοντας το φ , οι ιδιοσυχνότητες θα είναι: $\omega_n = 2\omega_0 \sin\left(\frac{n\pi}{2N+2}\right)$
- Τα πλάτη των κανονικών ταλαντώσεων θα είναι: $a_k = A \sin\left(\frac{n\pi k}{N+1}\right)$
- Η κίνηση του συστήματος σε μια ιδιοσυχνότητα θα είναι: $y_k = A \sin\left(\frac{\pi n k}{N+1}\right) \cos \omega_n t$
- Στο όριο : $N \rightarrow \infty, d \rightarrow 0 \Rightarrow d(N+1) \rightarrow l$ όπου l το μήκος της χορδής
 αν επίσης $m \rightarrow 0, m/d = \rho$ τότε $\omega_n = 2\sqrt{\frac{\tau}{md}} \sin\left(\frac{n\pi d}{2l}\right) \Rightarrow \omega_n \approx \frac{n\pi}{l} \sqrt{\frac{\tau}{\rho}}$

Υλικά σημεία σε χορδή

- Θεωρώντας την απόσταση των σημείων από το ακλόνητο άκρος της χορδής: $x = kd$

$$y_k = A \sin\left(\frac{\pi nk}{N+1}\right) \cos \omega_n t = A \sin\left(\frac{\pi n(kd)}{(N+1)d}\right) \cos \omega_n t$$

- Η προηγούμενη σχέση καταλήγει:

$$y_k = A \sin\left(\frac{n\pi x}{l}\right) \cos \omega_n t \quad \text{εξίσωση στάσιμων κυμάτων}$$

Μη αδρανειακά συστήματα αναφοράς

- Μέχρι τώρα έχουμε χρησιμοποιήσει συστήματα αναφοράς όπως

(x, y, z) **καρτεσιανό**

- όπου ο 2^{ος} νόμος του Newton $\vec{F} = m\vec{a}$ έχει την μορφή:
$$\begin{cases} \ddot{x} = f(x, y, z) \\ \ddot{y} = q(x, y, z) \\ \ddot{z} = h(x, y, z) \end{cases}$$

- Πολύ συχνά χρησιμοποιούνται συντεταγμένες οι οποίες κινούνται ως προς τις στατικές καρτεσιανές συντεταγμένες

- Αν οι εξισώσεις κίνησης του Newton έχουν και πάλι την μορφή
$$\begin{cases} \ddot{x}' = f \\ \ddot{y}' = q \\ \ddot{z}' = h \end{cases}$$
 - το νέο σύστημα συντεταγμένων είναι «**αδρανειακό**»

- Γιατί έτσι, ο 1^{ος} νόμος του Newton σύμφωνα με τον οποίο ένα σώμα σε ηρεμία θα παραμείνει σε ηρεμία όταν δεν εφαρμόζονται δυνάμεις πάνω του εξακολουθεί να ισχύει

- Για παράδειγμα ένα σύστημα συντεταγμένων με μορφή: $\vec{x}' = \vec{x} - \vec{v}t$ είναι αδρανειακό γιατί: $\ddot{\vec{x}}' = \ddot{\vec{x}}$

- Σε διαφορετική περίπτωση το σύστημα συντεταγμένων είναι «**μη αδρανειακό**»

Μη αδρανειακά συστήματα αναφοράς

□ Οι νόμοι της φυσικής είναι ανεξάρτητοι από το σύστημα συντεταγμένων

➤ Αλλάζει μόνο η μορφή των εξισώσεων κίνησης

➤ Για παράδειγμα: επιταχυνόμενο σύστημα συντεταγμένων: $\vec{x}' = \vec{x} + \vec{f}(t)$

✧ Αν η συνάρτηση $f(t)$ γραμμική με t έχουμε και πάλι αδρανειακό σύστημα

✧ Μια πολύπλοκη μορφή της $f(t)$ περιγράφει επιταχυνόμενο σύστημα αναφοράς

➤ Έστω σύστημα συντεταγμένων που κινείται με σταθερή επιτάχυνση:

$$y' = y + \frac{1}{2}at^2 \Rightarrow \ddot{y}' = \ddot{y} + \underbrace{a}_{\text{orange arrow}}$$

➤ Εισαγωγή φανταστικής δύναμης λόγω επιτάχυνσης του συστήματος αναφοράς

➤ Η φανταστική δύναμη υπάρχει επειδή γράψαμε την εξίσωση κίνησης σε μη αδρανειακό σύστημα

➤ Έστω στο παραπάνω παράδειγμα, ότι βρισκόμαστε στην επιφάνεια της γης

➤ Όλα τα σώματα υπόκεινται στην σταθερή επιτάχυνση της βαρύτητας: $\ddot{y} = -g$

➤ Επιλέγω ένα σύστημα αναφοράς που κινείται με επιτάχυνση: $a = g$

✧ Στο σύστημα αυτό επομένως: $\Rightarrow \ddot{y}' = 0$

➤ Επομένως, η βαρυτική δύναμη στην επιφάνεια της γης μπορεί να αφαιρεθεί κάνοντας αλλαγή του συστήματος αναφοράς – Αρχή της ισοδυναμίας

Περιστρεφόμενο σύστημα συντεταγμένων

□ Σημεία για ξεκαθάρισμα:

- Η κίνηση συμβαίνει σε κάποιο περιστρεφόμενο σώμα και παρατηρείται
 - ✧ Είτε ως προς σύστημα αναφοράς «καρφωμένο» στο περιστρεφόμενο σώμα
 - ✧ Είτε ως προς εξωτερικό σύστημα αναφοράς – «αδρανειακό»/χωρικό
- Το πρόβλημα της περιγραφής της κίνησης χωρίζεται σε 3 μέρη
 - ✧ Πως μετασχηματίζουμε τις συνιστώσες ενός διανύσματος μεταξύ των δυο συστημάτων αναφοράς? (για καθορισμένη περιστροφή)
 - ✓ Η απάντηση εξαρτάται από τον σχετικό προσανατολισμό των αξόνων στα δυο συστήματα αναφοράς και όχι από το διάνυσμα
 - ✧ Πως μετασχηματίζουμε τις συντεταγμένες ενός σημείου το οποίο είναι ακίνητο στο ένα σύστημα αναφοράς στις συντεταγμένες του άλλου συστήματος όταν ένα από τα δυο συστήματα περιστρέφεται ως προς το άλλο
 - ✧ Πως μετασχηματίζουμε τις χρονικές παραγώγους διανυσμάτων από το ένα σύστημα συντεταγμένων στο άλλο.
 - ✓ Ο ρυθμός μεταβολής στο περιστρεφόμενο σύστημα προέρχεται από:
 - (α) ρυθμό μεταβολής των συνιστωσών του διανύσματος όπως γίνεται αντιληπτός στο ένα σύστημα και μετασχηματίζεται στο άλλο σύστημα
 - (β) μεταβολή του μετασχηματισμού μεταξύ των δυο συστημάτων

Περιστρεφόμενο σύστημα συντεταγμένων

□ Σημεία για προσοχή:

- Το μέτρο ενός διανύσματος παραμένει σταθερό ανεξάρτητα του συστήματος που επιλέγουμε για να το περιγράψουμε $\vec{r}^2 = \sum_k r_k^2 = \sum_k r'_k{}^2$
 - Το εσωτερικό γινόμενο δυο διανυσμάτων είναι αμετάβλητο από αλλαγή του συστήματος συντεταγμένων: $\vec{a} \cdot \vec{b} = \sum_k a_k b_k = \sum_k a'_k b'_k$
 - Για να δούμε τον ακριβή μετασχηματισμό συντεταγμένων
 - ✓ Επιλέξτε δυο συστήματα με ίδια αρχή που διαφέρουν κατά μια περιστροφή
 - ✓ Θεωρήστε το εσωτερικό γινόμενο $\vec{e}_i \cdot \vec{e}'_i$ (προβολή του άξονα i στον άξονα i') και το $\sum_i \vec{r} \cdot \vec{e}'_i$ το οποίο γράφεται: $\sum_i \left(\sum_k r_k \vec{e}_k \right) \cdot \vec{e}'_i = \sum_{i,k} r_k \vec{e}_k \cdot \vec{e}'_i$
Αναλυτικά:
- $$\left. \begin{aligned} r'_1 &= r_1 \vec{e}_1 \cdot \vec{e}'_1 + r_2 \vec{e}_2 \cdot \vec{e}'_1 + r_3 \vec{e}_3 \cdot \vec{e}'_1 \\ r'_2 &= r_1 \vec{e}_1 \cdot \vec{e}'_2 + r_2 \vec{e}_2 \cdot \vec{e}'_2 + r_3 \vec{e}_3 \cdot \vec{e}'_2 \\ r'_3 &= r_1 \vec{e}_1 \cdot \vec{e}'_3 + r_2 \vec{e}_2 \cdot \vec{e}'_3 + r_3 \vec{e}_3 \cdot \vec{e}'_3 \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{pmatrix} r'_1 \\ r'_2 \\ r'_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \vec{e}_1 \cdot \vec{e}'_1 & \vec{e}_2 \cdot \vec{e}'_1 & \vec{e}_3 \cdot \vec{e}'_1 \\ \vec{e}_1 \cdot \vec{e}'_2 & \vec{e}_2 \cdot \vec{e}'_2 & \vec{e}_3 \cdot \vec{e}'_2 \\ \vec{e}_1 \cdot \vec{e}'_3 & \vec{e}_2 \cdot \vec{e}'_3 & \vec{e}_3 \cdot \vec{e}'_3 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} r_1 \\ r_2 \\ r_3 \end{pmatrix}$$
- Ο παραπάνω μετασχηματισμός αποτελεί και τον ορισμό ενός διανύσματος
 - ✓ Αποφεύγεται η θεώρηση μέτρου και διεύθυνσης που απαιτούν καθορισμό συστήματος συντεταγμένων

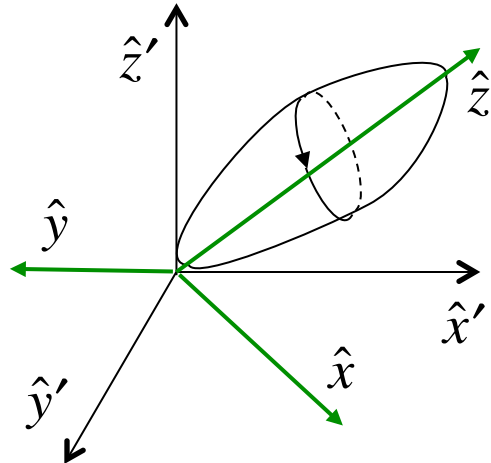
Περιστρεφόμενα συστήματα αναφοράς

- ❑ Έστω ότι η θέση ενός σώματος ως προς στατικό καρτεσιανό σύστημα: r'_i $i=1,2,3$
- ❑ ενώ η θέση ενός σώματος σχετικά με περιστρεφόμενο σύστημα είναι: r_i $i=1,2,3$
- ❑ Το διάνυσμα θέσης επομένως στα δυο συστήματα αναφοράς θα είναι:

$$\vec{r} = \sum_i r'_i \vec{e}'_i \quad \text{με } \vec{e}'_i \text{ τα διανύσματα των στατικών αξόνων συντεταγμένων}$$

➤ Ανάλογα: $\vec{r} = \sum_i r_i \vec{e}_i$ με \vec{e}_i τα διανύσματα των περιστρεφόμενων αξόνων

➤ Για κάποιο περιστρεφόμενο σώμα:



r'_i **χωρικές συντεταγμένες = στατικές** $\vec{r}' = \begin{pmatrix} r'_1 \\ r'_2 \\ r'_3 \end{pmatrix}$

r_i **συντεταγμένες σώματος = περιστρεφόμενες** $\vec{r} = \begin{pmatrix} r_1 \\ r_2 \\ r_3 \end{pmatrix}$

➤ Τι σημαίνει όμως ότι τα 2 συστήματα συντεταγμένων σχετίζονται μεταξύ τους μέσω περιστροφής?

➤ Οι στατικοί άξονες, \vec{e}'_i , σχετίζονται με τους περιστρεφόμενους άξονες, \vec{e}_i , μέσω μιας γραμμικής σχέσης:

διάνυσμα με συνιστώσες διανύσματα $\vec{e}_i = \begin{pmatrix} \vec{e}_1 \\ \vec{e}_2 \\ \vec{e}_3 \end{pmatrix}$

$$\vec{e}_i = \sum_j U_{ij} \vec{e}'_j$$

3×3 πίνακας μετασχηματισμού
πίνακας περιστροφής

Περιστρεφόμενα συστήματα αναφοράς

- Μπορούμε να γράψουμε: $\vec{e}_i = \sum_j U_{ij} \vec{e}'_j$
- Ο πίνακας περιστροφής U_{ij} εν γένει εξαρτάται από τον χρόνο t , άρα έχουμε $U_{ij}(t)$

- Η σύνδεση με τις συνιστώσες θέσης ενός σώματος μέσω του μετασχηματισμού:

$$\vec{r} = \sum_i r_i \vec{e}_i = \sum_{ij} U_{ij} r_i \vec{e}'_j = \left(\sum_{ij} U_{ji} r_j \right) \vec{e}'_i$$

- και θέλουμε να το συγκρίνουμε με: $\vec{r} = \sum_i r'_i \vec{e}'_i$ εφόσον \vec{r} είναι αμετάβλητο

- Η σχέση μεταξύ των «χωρικών» και «περιστροφικών» συντεταγμένων: $r'_i = \sum_j r_j U_{ji}$

- και θα μπορούσαμε να το γράψουμε με την μορφή: $r'_i = \sum_j U_{ij}^T r_j$

- Ο πίνακας U_{ij} έχει την ιδιότητα ότι τα \vec{e}'_i και \vec{e}_i είναι ορθοκανονική βάση: $\begin{cases} \vec{e}'_i \cdot \vec{e}'_j = \delta_{ij} \\ \vec{e}_i \cdot \vec{e}_j = \delta_{ij} \end{cases}$
δηλαδή τα μετασχηματισμένα διανύσματα παραμένουν ορθοκανονικά

➤ Ορισμός περιστροφής

- Από την σχέση $\vec{e}_i \cdot \vec{e}_j = \delta_{ij}$ και την $\vec{e}_i = \sum_j U_{ij} \vec{e}'_j$ θα έχουμε:

$$\left(\sum_k U_{ik} \vec{e}'_k \right) \cdot \left(\sum_l U_{jl} \vec{e}'_l \right) = \delta_{ij} \Rightarrow \left(\sum_{k,l} U_{ik} U_{jl} \vec{e}'_k \cdot \vec{e}'_l \right) = \delta_{ij} \Rightarrow \left(\sum_{k,l} U_{ik} U_{jl} \delta_{kl} \right) = \delta_{ij}$$

Πίνακας περιστροφής

□ Από την συνθήκη ορθοκανονικότητας έχουμε: $\sum_{k,l} U_{ik} U_{jl} \delta_{kl} = \sum_k U_{ik} U_{jk} \quad (1)$

□ Ουσιαστικά είναι ο τύπος πολ/σμου πινάκων: $\sum_j A_{ij} \cdot B_{jk} = (\mathbf{A} \cdot \mathbf{B})_{ik}$

□ Επομένως μπορούμε να γράψουμε την (1) σαν: $\mathbf{U} \cdot \mathbf{U}^T = \mathbf{1} \Rightarrow \mathbf{U}^T = \mathbf{U}^{-1}$

Δηλαδή, ο πίνακας περιστροφής είναι **ορθοκανονικός**

□ Το σύνολο όλων των πινάκων περιστροφής για τους οποίους ισχύει $\mathbf{U}^T = \mathbf{U}^{-1}$ αποτελούν την ορθογώνια ομάδα **O(3)**

➤ Επειδή $\mathbf{U}^T = \mathbf{U}^{-1} \Rightarrow \det \mathbf{U}^T = \det \mathbf{U}^{-1}$
 ➤ αλλά $\det \mathbf{U} = \det \mathbf{U}^T$ και $\det \mathbf{U}^{-1} = 1/\det \mathbf{U}$

Ορισμός
 ορθοκανονικού
 πίνακα

✧ Το σύνολο των ορθογώνιων πινάκων με $\det \mathbf{U} = +1$ αποτελούν την ομάδα **SO(3)** στην QM θα δείτε τους πίνακες Pauli (πίνακες spin) που ανήκουν στην SO(3)

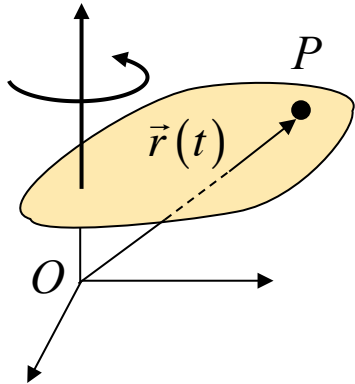
□ Ο πίνακας U εξαρτάται εν γένει από τον χρόνο και έχουμε δει ότι: $\vec{r} = \sum_i r_i \vec{e}_i = \sum_i r_i' \vec{e}_i'$

Απειροστές περιστροφές και γωνιακή ταχύτητα

❑ Θεωρήστε ότι έχετε ένα σώμα το οποίο περιστρέφεται ως προς άξονα:

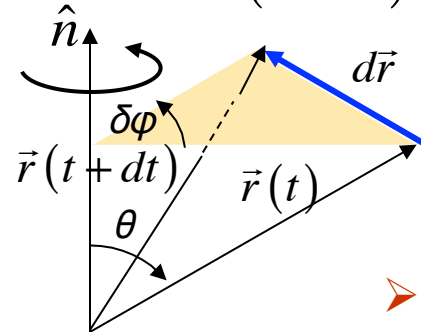
❑ Θεωρήστε ότι ένα σημείο P πάνω στο σώμα με διάνυσμα θέσης $\vec{r}(t)$

❑ Εξετάζουμε την κίνηση του P ως προς ακίνητο παρατηρητή



➤ Πόσο μετακινείται το P σε χρόνο dt ?

➤ Έστω $\vec{r}(t + dt) \equiv \vec{r}(t) + d\vec{r}$ όπου $d\vec{r}$ η απειροστή μετατόπιση



$$|d\vec{r}| = r \sin \theta d\phi \quad \text{και} \quad d\vec{r} \perp d\vec{\phi} \quad d\vec{r} \perp \vec{r}$$

➤ Χρησιμοποιώντας το διάνυσμα \hat{n}

$$\hat{n} \times \vec{r} = |\vec{r}| \sin \theta$$

➤ Επομένως: $d\vec{r} = d\phi \hat{n} \times \vec{r}$

➤ Θεωρώντας: $d\vec{\phi} \equiv d\phi \hat{n}$

$$\left. \begin{array}{l} \text{➤ Επομένως: } d\vec{r} = d\phi \hat{n} \times \vec{r} \\ \text{➤ Θεωρώντας: } d\vec{\phi} \equiv d\phi \hat{n} \end{array} \right\} d\vec{r} = d\vec{\phi} \times \vec{r}$$

➤ Η σχέση $d\vec{r} = d\vec{\phi} \times \vec{r}$ ισχύει μόνο για απειροστές περιστροφές

➤ Η ταχύτητα του σημείου P για συνεχή περιστροφή θα είναι: $\vec{u}_P = \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d\vec{\phi}}{dt} \times \vec{r}$

➤ Ορίζουμε γωνιακή ταχύτητα $\vec{\omega}$: $\vec{\omega} \equiv \frac{d\vec{\phi}}{dt}$ οπότε: $\vec{u}_P = \vec{\omega} \times \vec{r}$

➤ Τα διανύσματα $\vec{\omega}$ και $d\vec{\phi}$ δεν είναι ακριβώς διανύσματα – αλλά **ψευδο-διανύσματα**

◆ ψευδοδιανύσματα περιστρέφονται σαν διανύσματα αλλά είναι αμετάβλητα ως προς χωρικούς αντικατοπτρισμούς ($X \rightarrow -X, Y \rightarrow -Y, Z \rightarrow -Z$)

Πίνακας περιστροφής

- ❑ Ο πίνακας U εξαρτάται εν γένει από τον χρόνο και έχουμε δει ότι: $\vec{r} = \sum_i r_i \vec{e}_i = \sum_i r_i \vec{e}'_i$
- ❑ Η ταχύτητα επομένως του σημείου με διάνυσμα θέσης \vec{r}

$$\dot{\vec{r}} = \sum_i \dot{r}_i \vec{e}'_i \quad \text{τα } \vec{e}'_i \text{ είναι σταθερά και δεν μεταβάλλονται με τον χρόνο}$$

- Αλλά αν προσπαθήσω να γράψω την ταχύτητα του \vec{r} στο περιστρεφόμενο σύστημα τα \vec{e}_i **δεν είναι σταθερά** και **μεταβάλλονται** με τον χρόνο
- Η χρονική παράγωγος του \vec{r} θα αποτελείται από δυο τμήματα:

$$\dot{\vec{r}} = \sum_i \dot{r}_i \vec{e}_i + \sum_i r_i \dot{\vec{e}}_i$$

- Ποια η χρονική παράγωγος των $\dot{\vec{e}}_i$? $\dot{\vec{e}}_i = \frac{d}{dt} \left(\sum_j U_{ij} \vec{e}'_j \right) = \sum_j \dot{U}_{ij} \vec{e}'_j$

$$\Rightarrow \dot{\vec{e}}_i = \sum_j \dot{U}_{ij} \left(\sum_k U_{jk}^{-1} \vec{e}_k \right) \Rightarrow \dot{\vec{e}}_i = \sum_j (\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T)_{ij} \vec{e}_j$$

- Επομένως καταλήγουμε ότι: $\dot{\vec{r}} = \sum_i \dot{r}_i \vec{e}_i + \sum_{ij} r_i (\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T)_{ij} \vec{e}_j$

$$\Rightarrow \dot{\vec{r}} = \sum_i \left[\dot{r}_i + \left(\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T \right)_{ji} r_j \right] \vec{e}_j$$

Διόρθωση για το γεγονός ότι οι άξονες συντεταγμένων δεν είναι σταθεροί χρονικά

Πίνακας περιστροφής

- Είδαμε ότι στο περιστρεφόμενο σύστημα συντεταγμένων: $\dot{\vec{r}} = \sum_i \left[\dot{r}_i + (\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T)_{ji} r_j \right] \vec{e}_j$
- Ορίζουμε τον πίνακα: $\mathbf{A} = \dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T$ ο οποίος είναι **αντισυμμετρικός**
 - **A** αντισυμμετρικός γιατί: $\mathbf{U} \cdot \mathbf{U}^T = \mathbf{1} \Rightarrow \frac{d}{dt}(\mathbf{U} \cdot \mathbf{U}^T) = 0 \Rightarrow \dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T + \mathbf{U} \cdot \dot{\mathbf{U}}^T = 0$
 - $\mathbf{A} = \dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T \Rightarrow \mathbf{A}^T = (\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T)^T \Rightarrow \mathbf{A}^T = (\mathbf{U}^T)^T \cdot \dot{\mathbf{U}}^T \Rightarrow \mathbf{A}^T = \mathbf{U} \cdot \dot{\mathbf{U}}^T$
 - Επομένως: $\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T + \mathbf{U} \cdot \dot{\mathbf{U}}^T = 0 \Rightarrow \mathbf{A} + \mathbf{A}^T = 0 \Rightarrow \mathbf{A} = -\mathbf{A}^T \Rightarrow \mathbf{A}$ **αντισυμμετρικός**

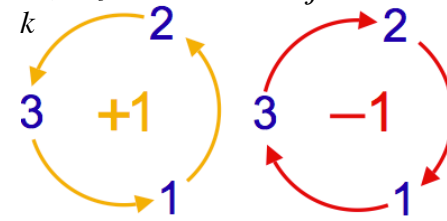
- **A** είναι ένας 3×3 αντισυμμετρικός πίνακας

- Καθορίζεται πλήρως με τον ορισμό των στοιχείων πάνω από την κύρια διαγώνιο
- Επομένως τα στοιχεία a_{12} , a_{13} και a_{23}

$$\mathbf{A} = \begin{pmatrix} 0 & -\omega_3 & \omega_2 \\ 0 & 0 & -\omega_1 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \text{ αντισυμμετρικός} \quad \Rightarrow \quad \mathbf{A} = \begin{pmatrix} 0 & -\omega_3 & \omega_2 \\ \omega_3 & 0 & -\omega_1 \\ -\omega_2 & \omega_1 & 0 \end{pmatrix}$$

- Χρησιμοποιώντας φορμαλισμό δεικτών: $A_{jk} = \sum_i \varepsilon_{ijk} \omega_i$ με ε_{ijk} το **σύμβολο Levi-Civita**

$$\varepsilon_{ijk} = \begin{cases} 1 & (i,j,k) = (1,2,3), (2,3,1), (3,1,2) \\ -1 & (i,j,k) = (1,3,2), (3,2,1), (2,1,3) \\ 0 & \text{αλλιώς} \end{cases}$$



Ταχύτητα σε περιστρεφόμενο σύστημα συντεταγμένων

□ Είδαμε ότι μπορούμε να γράψουμε: $A_{ij} = \sum_k \varepsilon_{ijk} \omega_k$

□ Τα ω_i είναι οι συνιστώσες του διανύσματος: $\vec{\omega} = \sum_i \omega_i \vec{e}_i$ **γωνιακή ταχύτητα**

□ Με βάση τα παραπάνω, μπορούμε να γράψουμε τις ποσότητες:

$$\dot{\vec{e}}_i = \sum_j (\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T)_{ij} \vec{e}_j \quad \text{και} \quad \dot{\vec{r}} = \sum_i \left[\dot{r}_i + (\dot{\mathbf{U}} \cdot \mathbf{U}^T)_{ji} r_j \right] \vec{e}_j$$

$$\dot{\vec{e}}_i = \sum_j A_{ij} \vec{e}_j = - \sum_{jk} \varepsilon_{ijk} \omega_k \vec{e}_j$$

➤ Από το εξωτερικό γινόμενο διανυσμάτων: $\vec{e}_k \times \vec{e}_j = -\varepsilon_{kji} \vec{e}_i = \varepsilon_{jki} \vec{e}_i$ } $\dot{\vec{e}}_i = \vec{\omega} \times \vec{e}_i$

□ Το διάνυσμα της ταχύτητας θα γραφεί: $\dot{\vec{r}} = \sum_i \left[\dot{r}_i + A_{ji} r_j \right] \vec{e}_j \Rightarrow \dot{\vec{r}} = \sum_i \left[\dot{r}_i + r_i \vec{\omega} \times \right] \vec{e}_i$

□ Η παραπάνω απόδειξη ισχύει εν γένει, για οποιοδήποτε διάνυσμα \mathbf{w} και την παράγωγό του ως προς χρόνο σε περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς:

$$\vec{w} = \sum_i w_i \vec{e}_i = \sum_i w_i' \vec{e}_i'$$

$\dot{\vec{w}} = \sum_i (\dot{w}_i + w_i \vec{\omega} \times) \vec{e}_i$ ➡ Άθροισμα δυο όρων, ο ένας εκ των οποίων είναι κάθετος στα διανύσματα \vec{e}_i και ίσος με $w_i \vec{\omega} \times \vec{e}_i$

Επιτάχυνση σε περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς

- ❑ Θεωρήστε ένα σώμα με θέση που δίνεται από το διάνυσμα: $\vec{r} = \sum_i r_i \vec{e}_i$
- ❑ Η ταχύτητά του θα είναι: $\dot{\vec{r}} = \sum_i (\dot{r}_i + r_i \vec{\omega} \times) \vec{e}_i$ (1)
- ❑ Η επιτάχυνση του σώματος (στο περιστρεφόμενο σύστημα) προκύπτει από την παράγωγο της (1): $\vec{a} = d(\dot{\vec{r}})/dt$
- Είδαμε όμως: $\dot{\vec{w}} = d\vec{w}/dt = \sum_i (\dot{w}_i + w_i \vec{\omega} \times) \vec{e}_i$ και θεωρήστε ότι: $w_i = \dot{r}_i + r_i \vec{\omega} \times$
- Επομένως θα έχουμε: $\vec{a} = \sum_i \left[\frac{d}{dt}(\dot{r}_i + r_i \vec{\omega} \times) + (\dot{r}_i + r_i \vec{\omega} \times) \vec{\omega} \times \right] \vec{e}_i$
- $\Rightarrow \vec{a} = \sum_i [\ddot{r}_i + \dot{r}_i \vec{\omega} \times + r_i \dot{\vec{\omega}} \times + \dot{r}_i \vec{\omega} \times + \dot{r}_i \vec{\omega} \times \vec{\omega} \times] \vec{e}_i$
- $\Rightarrow \vec{a} = \sum_i [\ddot{r}_i + 2\dot{r}_i \vec{\omega} \times + r_i \vec{\omega} \times \vec{\omega} \times + r_i \dot{\vec{\omega}} \times] \vec{e}_i$ διάνυσμα επιτάχυνσης σε περιστρεφόμενο σύστημα
- ❑ Η έκφραση αυτή της επιτάχυνσης οδηγεί στην εισαγωγή «φαινομενικών» δυνάμεων


2^{ος} Νόμος του Newton σε περιστρεφόμενο σύστημα

- Θεωρούμε δυο νέα διανύσματα ορισμένα στο περιστρεφόμενο σύστημα
(αγνοώντας τις διορθώσεις από την περιστροφή των αξόνων)

$$\vec{v}_{\text{σωμ.}} = \sum_i \dot{r}_i \vec{e}_i \quad \text{και} \quad \vec{a}_{\text{σωμ.}} = \sum_i \ddot{r}_i \vec{e}_i \quad (\text{προσοχή: δεν είναι ταχύτητα ή επιτάχυνση})$$

- Με τα παραπάνω διανύσματα, το διάνυσμα της επιτάχυνσης στο περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς μπορεί να γραφεί:

$$\vec{a} = \sum_i \left[\ddot{r}_i + 2\dot{r}_i \vec{\omega} \times \vec{e}_i + \dot{\omega} \times \vec{r}_i + \omega^2 r_i \right] \vec{e}_i$$


 $\vec{a} = \vec{a}_{\text{σωμ.}} + 2\vec{\omega} \times \vec{v}_{\text{σωμ.}} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}) + \dot{\omega} \times \vec{r}$
 επιτάχυνση σε περιστρεφόμενο σύστημα συντεταγμένων


- Επομένως για περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς, οι εξισώσεις κίνησης είναι:

- Σύμφωνα με τον 2^ο νόμο του Newton: $\vec{F} = m\vec{a}$
- Σύμφωνα με την έκφραση της πραγματικής επιτάχυνσης α συναρτήσει της $\vec{a}_{\text{σωμ.}}$ εμφανίζονται 3 νέοι όροι:

$$\vec{a}_1 = \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}) \quad \text{φυγόκεντρος επιτάχυνση}$$

$$\vec{a}_2 = 2\vec{\omega} \times \vec{v}_{\text{σωμ.}} \quad \text{Coriolis επιτάχυνση}$$

$$\vec{a}_3 = \dot{\omega} \times \vec{r} \quad \text{Euler επιτάχυνση}$$


 συνεπίπεδη της κίνησης και
κάθετη στη φυγόκεντρο.
Εμφανίζεται λόγω μεταβολής της ω