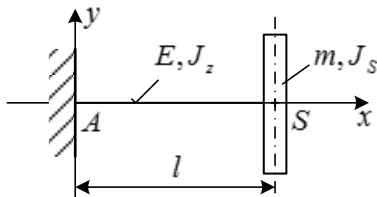


12. MECHANIKA-REZGÉSTAN GYAKORLAT

(kidolgozta: Fehér Lajos, tsz. mérnök; Tarnai Gábor, mérnök tanár;
Molnár Zoltán, egy. adj., Dr. Nagy Zoltán, egy. adj.)

Hajtómű tengely hajlító rezgései

12.1. Példa: Maxwell-féle hatásszámok



Adott: az ábrán látható rugalmas tengely a rá ékelt merev fogaskeréssel, melyek együtt hajlító szabad rezgést végeznek.

Ismert: m, J_s, E, J_z, l .

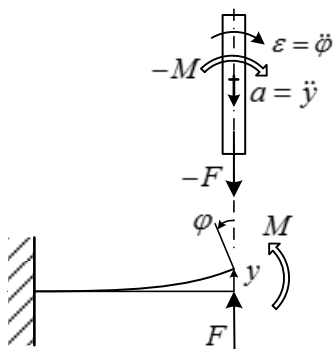
Feladat:

Írja fel a hajlító rezgéseket végző rezgőrendszer mozgásegyenletét, és határozza meg a Maxwell-féle hatásszámait.

Kidolgozás:

Hajlító szabad rezgés során a rúdra merőleges $y(x)$ irányú elmozdulások jönnek létre.

Ha a fogaskereket, mint tárcsát vesszük figyelembe, akkor a z tengely körüli $\varphi(x)$ szögelfordulással is számolnunk kell. Az általános koordináták tehát: y és φ .



Ahol:

F : a fogaskerékről a tengelyre ható erő;

M : a fogaskerékről a tengelyre ható nyomaték;

$-F$: a tengelyről a fogaskerékre ható erő;

$-M$: a tengelyről a fogaskerékre ható nyomaték;

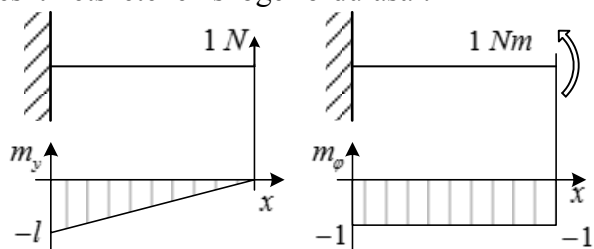
Newton II. törvénye ill. a perdülettétel a tárcsára:

$$-F = m\ddot{y} \quad \text{ill.} \quad -M = J_s\ddot{\varphi}$$

A tengely középvonalának elmozdulásai és keresztmetszetének szögelfordulásai:

$$\left. \begin{aligned} y &= \delta F + \mu M \\ \varphi &= \chi F + \kappa M \end{aligned} \right\}$$

$$M_{hz}(x) = Fm_y(x) + Mm_\varphi(x)$$



a Maxwell hatásszámok:

δ – a rúd középvonalának $y(x)$ elmozdulása egységnyi erő hatására,

μ – a rúd középvonalának $y(x)$ elmozdulása egységnyi nyomaték hatására,

χ – a rúd keresztmetszetének $\varphi(x)$ szögelfordulása egységnyi erő hatására,

κ – a rúd keresztmetszetének $\varphi(x)$ szögelfordulása egységnyi nyomaték hatására.

Behelyettesítés, és átrendezés után:

$$\left. \begin{aligned} \delta m \ddot{y} + \mu J_s \ddot{\phi} + y &= 0 \\ \chi m \ddot{y} + \kappa J_s \ddot{\phi} + \varphi &= 0 \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{bmatrix} m\delta & J_s\mu \\ m\chi & J_s\kappa \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{y} \\ \ddot{\phi} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y \\ \varphi \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \text{ azaz a mozgásegyenlet}$$

$$\begin{bmatrix} \delta & \mu \\ \chi & \kappa \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & J_s \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{y} \\ \ddot{\phi} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y \\ \varphi \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \Rightarrow \underline{\underline{DM\ddot{q}}} + \underline{\underline{Eq}} = \underline{\underline{0}}.$$

$\underline{\underline{M}}$ a tömegmátrix, $\underline{\underline{D}}$ a Maxwell-féle hatásszámokból képzett mátrix.

A Maxwell-féle hatásszámok meghatározása a Castigliano tétel alkalmazásával:

$$y = \frac{\partial U}{\partial F} \quad \text{és} \quad \varphi = \frac{\partial U}{\partial M}, \quad \text{ahol} \quad U = \int_{(l)} \frac{M^2(x)}{2J_z E} dx = \frac{1}{2J_z E} \int_{(l)} [F \cdot m_y(x) + M \cdot m_\varphi(x)]^2 dx.$$

$$y = \frac{\partial U}{\partial F} = \frac{1}{J_z E} \left[F \int_{(l)} m_y^2 dx + M \int_{(l)} m_y m_\varphi dx \right] = F \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_y^2 dx}_{\delta} + M \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_y m_\varphi dx}_{\mu},$$

$$\varphi = \frac{\partial U}{\partial M} = \frac{1}{J_z E} \left[F \int_{(l)} m_y m_\varphi dx + M \int_{(l)} m_\varphi^2 dx \right] = F \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_y m_\varphi dx}_{\chi} + M \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_\varphi^2 dx}_{\kappa}.$$

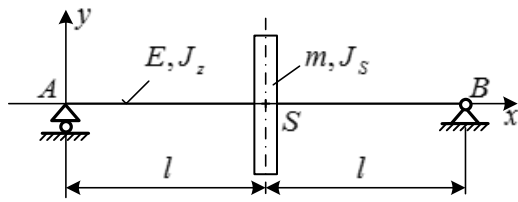
$$\int_{(l)} m_y^2 dx = \frac{l}{6} \left(l^2 + 4 \frac{l^2}{4} + 0 \right) = \frac{l^3}{3}, \quad \Rightarrow \quad \delta = \frac{l^3}{3J_z E};$$

$$\int_{(l)} m_y m_\varphi dx = \frac{l}{6} \left(l + 4 \frac{l}{2} + 0 \right) = \frac{l^2}{2}, \quad \Rightarrow \quad \mu = \chi = \frac{l^2}{2J_z E};$$

$$\int_{(l)} m_\varphi^2 dx = \frac{l}{6} (1 + 4 + 1) = l, \quad \Rightarrow \quad \kappa = \frac{l}{J_z E}.$$

$$\underline{\underline{D}} = \begin{bmatrix} \frac{l^3}{3J_z E} & \frac{l^2}{2J_z E} \\ \frac{l^2}{2J_z E} & \frac{l}{J_z E} \end{bmatrix}.$$

12.2. Példa: Maxwell-féle hatásszámok



Adott: az ábrán látható rugalmas tengely a rá ékelt merev fogaskerékkal, melyek együtt hajlító szabad rezgést végeznek.

Ismert: m, J_s, E, J_z, l .

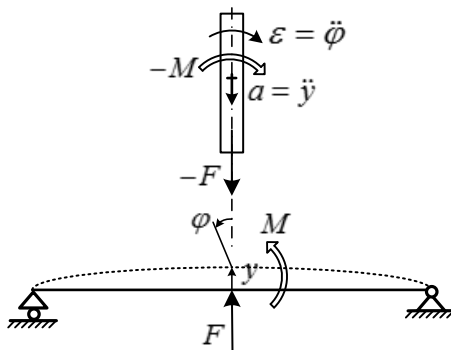
Feladat:

Írja fel a hajlító rezgéseket végző rezgőrendszer mozgásegyenletét, és határozza meg a Maxwell-féle hatásszámait.

Kidolgozás:

Hajlító szabad rezgés során a rúdra merőleges $y(x)$ irányú elmozdulások jönnek létre.

Ha a fogaskereket, mint tárcsát vesszük figyelembe, akkor a z tengely körüli $\varphi(x)$ szögelfordulással is számolnunk kell. Az általános koordináták tehát: y és φ .



Ahol:

F : a fogaskerékről a tengelyre ható erő;

M : a fogaskerékről a tengelyre ható nyomaték;

$-F$: a tengelyről a fogaskerékre ható erő;

$-M$: a tengelyről a fogaskerékre ható nyomaték;

Newton II. törvénye ill. a perdülettétel a tárcsára:

$$-F = m\ddot{y} \quad \text{ill.} \quad -M = J_s\ddot{\varphi}$$

A tengely középvonalának elmozdulásai és keresztmetszetének szögelfordulásai:

$$\left. \begin{aligned} y &= \delta F + \mu M \\ \varphi &= \chi F + \kappa M \end{aligned} \right\} \Rightarrow \left. \begin{aligned} \delta m\ddot{y} + \mu J_s\ddot{\varphi} + y &= 0 \\ \chi m\ddot{y} + \kappa J_s\ddot{\varphi} + \varphi &= 0 \end{aligned} \right\}$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} m\delta & J_s\mu \\ m\chi & J_s\kappa \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{y} \\ \ddot{\varphi} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y \\ \varphi \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \text{ azaz a mozgásegyenlet}$$

$$\begin{bmatrix} \delta & \mu \\ \chi & \kappa \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & J_s \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{y} \\ \ddot{\varphi} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y \\ \varphi \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \Rightarrow \quad \underline{\underline{D}}\underline{\underline{M}}\underline{\underline{\ddot{q}}} + \underline{\underline{E}}\underline{\underline{q}} = \underline{\underline{0}}.$$

$\underline{\underline{M}}$ a tömegmátrix, $\underline{\underline{D}}$ a Maxwell-féle hatásszámokból képzett mátrix.

A Maxwell-féle hatásszámok meghatározása a Castigliano tétel alkalmazásával:

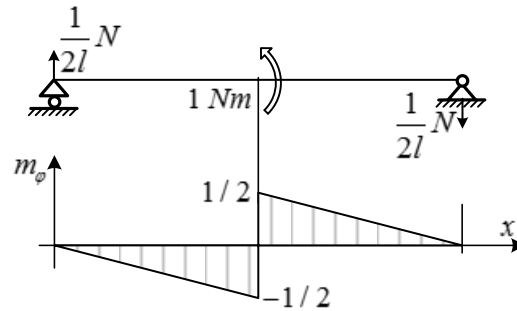
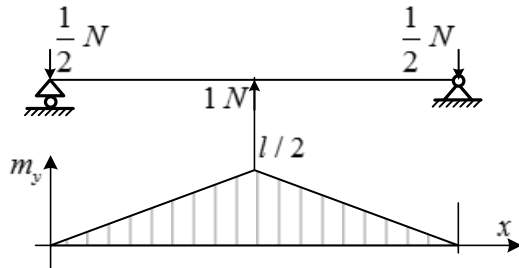
$$M_{hz}(x) = Fm_y(x) + Mm_\varphi(x)$$

$$U = \int_{(l)} \frac{M_{hz}^2(x)}{2J_z E} dx = \frac{1}{2J_z E} \int_{(l)} [F \cdot m_y(x) + M \cdot m_\varphi(x)]^2 dx.$$

$$y = \frac{\partial U}{\partial F} \quad \text{és} \quad \varphi = \frac{\partial U}{\partial M},$$

$$y = \frac{\partial U}{\partial F} = \frac{1}{J_z E} \left[F \int_{(l)} m_y^2 dx + M \int_{(l)} m_y m_\varphi dx \right] = F \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_y^2 dx}_{\delta} + M \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_y m_\varphi dx}_{\mu},$$

$$\varphi = \frac{\partial U}{\partial M} = \frac{1}{J_z E} \left[F \int_{(l)} m_y m_\varphi dx + M \int_{(l)} m_\varphi^2 dx \right] = F \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_y m_\varphi dx}_{\chi} + M \underbrace{\frac{1}{J_z E} \int_{(l)} m_\varphi^2 dx}_{\kappa}.$$



$$\int_{(2l)} m_y^2 dx = \frac{2l}{6} \left(0 + 4 \frac{l^2}{4^2} + \frac{l^2}{4} \right) = \frac{l^3}{6},$$

$$\Rightarrow \delta = \frac{l^3}{6J_z E};$$

$$\int_{(2l)} m_y m_\varphi dx = 0,$$

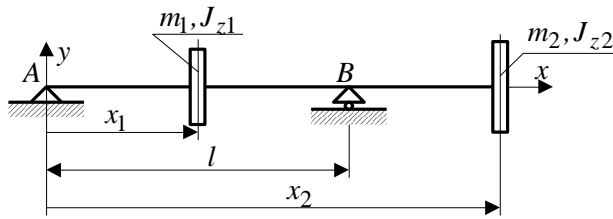
$$\Rightarrow \mu = \chi = 0;$$

$$\int_{(2l)} m_\varphi^2 dx = \frac{2l}{6} \left(0 + 4 \frac{1}{16} + \frac{1}{4} \right) = \frac{l}{6},$$

$$\Rightarrow \kappa = \frac{l}{6J_z E}.$$

$$\underline{\underline{D}} = \begin{bmatrix} \frac{l^3}{6J_z E} & 0 \\ 0 & \frac{l}{6J_z E} \end{bmatrix}.$$

12.3. Példa: Maxwell-féle hatásszámok



Adott:

$m_1, m_2, J_{z1}, J_{z2}, I_z = \text{áll.}, E = \text{áll.},$
 $x_1 = 0,5l, x_2 = 1,5l.$

Feladat:

Írja fel a hajlító rezgéseket végző rezgőrendszer mozgásegyenletét, és határozza meg a Maxwell-féle hatásszámait.

Kidolgozás:

A Maxwell-féle hatásmátrix elemeinek meghatározása:

Válasszuk általános koordinátáknak a $y_1, y_2, \varphi_1, \varphi_2$, koordinátákat.

$$m_1 \ddot{y}_1 = -F_1, \quad m_2 \ddot{y}_2 = -F_2, \quad J_{z1} \ddot{\varphi}_1 = -M_1, \quad J_{z2} \ddot{\varphi}_2 = -M_2;$$

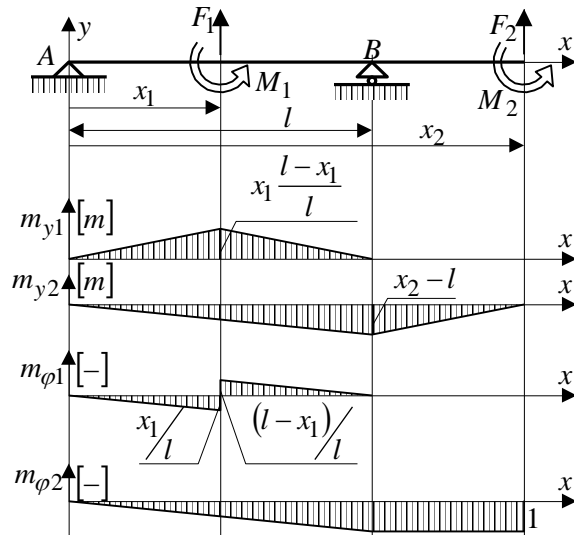
$$y_1 = \delta_{11} F_1 + \delta_{12} F_2 + \mu_{11} M_1 + \mu_{12} M_2,$$

$$y_2 = \delta_{21} F_1 + \delta_{22} F_2 + \mu_{21} M_1 + \mu_{22} M_2,$$

$$\varphi_1 = \chi_{11} F_1 + \chi_{12} F_2 + \kappa_{11} M_1 + \kappa_{12} M_2,$$

$$\varphi_2 = \chi_{21} F_1 + \chi_{22} F_2 + \kappa_{21} M_1 + \kappa_{22} M_2$$

A nyomatéki ábrák meghatározása:



$$M_{hz} = m_{y1} F_1 + m_{y2} F_2 + m_{\varphi1} M_1 + m_{\varphi2} M_2$$

$$U = \int_{(l)} \frac{M_{hz}^2}{2I_z E} dx = \int_{(l)} \frac{(m_{y1} F_1 + m_{y2} F_2 + m_{\varphi1} M_1 + m_{\varphi2} M_2)^2}{2I_z E} dx,$$

$$\begin{aligned}
y_1 &= \frac{\partial U}{\partial F_1} = \frac{\partial}{\partial F_1} \int_{(l)} \frac{(m_{y1}F_1 + m_{y2}F_2 + m_{\varphi1}M_1 + m_{\varphi2}M_2)^2}{2I_z E} dx = \\
&= F_1 \int_{(l)} \frac{m_{y1}^2}{I_z E} dx + F_2 \int_{(l)} \frac{m_{y1}m_{y2}}{I_z E} dx + \\
&\quad + M_1 \int_{(l)} \frac{m_{y1}m_{\varphi1}}{I_z E} dx + M_2 \int_{(l)} \frac{m_{y1}m_{\varphi2}}{I_z E} dx,
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
y_2 &= \frac{\partial U}{\partial F_2} = \frac{\partial}{\partial F_2} \int_{(l)} \frac{(m_{y1}F_1 + m_{y2}F_2 + m_{\varphi1}M_1 + m_{\varphi2}M_2)^2}{2I_z E} dx = \\
&= F_1 \int_{(l)} \frac{m_{y1}m_{y2}}{I_z E} dx + F_2 \int_{(l)} \frac{m_{y2}^2}{I_z E} dx + \\
&\quad + M_1 \int_{(l)} \frac{m_{y2}m_{\varphi1}}{I_z E} dx + M_2 \int_{(l)} \frac{m_{y2}m_{\varphi2}}{I_z E} dx,
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
\varphi_1 &= \frac{\partial U}{\partial M_1} = \frac{\partial}{\partial M_1} \int_{(l)} \frac{(m_{y1}F_1 + m_{y2}F_2 + m_{\varphi1}M_1 + m_{\varphi2}M_2)^2}{2I_z E} dx = \\
&= F_1 \int_{(l)} \frac{m_{y1}m_{\varphi1}}{I_z E} dx + F_2 \int_{(l)} \frac{m_{y2}m_{\varphi1}}{I_z E} dx + \\
&\quad + M_1 \int_{(l)} \frac{m_{\varphi1}^2}{I_z E} dx + M_2 \int_{(l)} \frac{m_{\varphi1}m_{\varphi2}}{I_z E} dx,
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
\varphi_2 &= \frac{\partial U}{\partial M_2} = \frac{\partial}{\partial M_2} \int_{(l)} \frac{(m_{y1}F_1 + m_{y2}F_2 + m_{\varphi1}M_1 + m_{\varphi2}M_2)^2}{2I_z E} dx = \\
&= F_1 \int_{(l)} \frac{m_{y1}m_{\varphi2}}{I_z E} dx + F_2 \int_{(l)} \frac{m_{y2}m_{\varphi2}}{I_z E} dx + \\
&\quad + M_1 \int_{(l)} \frac{m_{\varphi1}m_{\varphi2}}{I_z E} dx + M_2 \int_{(l)} \frac{m_{\varphi2}^2}{I_z E} dx.
\end{aligned}$$

$$\boxed{D} = \frac{1}{I_z E} \int_{(l)} \begin{bmatrix} m_{y1}^2 & m_{y1}m_{y2} & m_{y1}m_{\varphi1} & m_{y1}m_{\varphi2} \\ m_{y1}m_{y2} & m_{y2}^2 & m_{y2}m_{\varphi1} & m_{y2}m_{\varphi2} \\ m_{y1}m_{\varphi1} & m_{y2}m_{\varphi1} & m_{\varphi1}^2 & m_{\varphi1}m_{\varphi2} \\ m_{y1}m_{\varphi2} & m_{y2}m_{\varphi2} & m_{\varphi1}m_{\varphi2} & m_{\varphi2}^2 \end{bmatrix} dx,$$

Az integrálok kiszámítása (részletezés nélkül):

$$\int_{(1,5l)} m_{y1}^2 dx = \frac{l^3}{48}, \quad \int_{(1,5l)} m_{y1} m_{y2} dx = -\frac{l^3}{16}, \quad \int_{(1,5l)} m_{y1} m_{\varphi 1} dx = 0, \quad \int_{(1,5l)} m_{y1} m_{\varphi 2} dx = -\frac{l^2}{8},$$

$$\int_{(1,5l)} m_{y2}^2 dx = \frac{l^3}{8}, \quad \int_{(1,5l)} m_{y2} m_{\varphi 1} dx = -\frac{l^2}{16}, \quad \int_{(1,5l)} m_{y2} m_{\varphi 2} dx = \frac{5l^2}{24}, \quad \int_{(1,5l)} m_{\varphi 1}^2 dx = \frac{l}{12},$$

$$\int_{(1,5l)} m_{\varphi 1} m_{\varphi 2} dx = -\frac{l}{8}, \quad \int_{(1,5l)} m_{\varphi 2}^2 dx = \frac{5l}{6}$$

$$[\underline{\underline{D}}] = \frac{1}{I_z E} \begin{bmatrix} \frac{l^3}{48} & -\frac{l^3}{16} & 0 & -\frac{l^2}{8} \\ -\frac{l^3}{16} & \frac{l^3}{8} & -\frac{l^2}{16} & \frac{5l^2}{24} \\ 0 & -\frac{l^2}{16} & \frac{l}{12} & -\frac{l}{8} \\ \frac{l^2}{8} & \frac{5l^2}{24} & -\frac{l}{8} & \frac{5l}{6} \end{bmatrix},$$

$$[\underline{\underline{m}}] = \frac{1}{I_z E} \begin{bmatrix} \frac{l^3}{48} & -\frac{l^3}{16} & 0 & -\frac{l^2}{8} \\ -\frac{l^3}{16} & \frac{l^3}{8} & -\frac{l^2}{16} & \frac{5l^2}{24} \\ 0 & -\frac{l^2}{16} & \frac{l}{12} & -\frac{l}{8} \\ \frac{l^2}{8} & \frac{5l^2}{24} & -\frac{l}{8} & \frac{5l}{6} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m_1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & m_2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & J_{z1} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & J_{z2} \end{bmatrix}$$

A mozgás-egyenletrendszer:

$$\frac{1}{I_z E} \begin{bmatrix} \frac{l^3}{48} m_1 & -\frac{l^3}{16} m_2 & 0 & -\frac{l^2}{8} J_{z2} \\ -\frac{l^3}{16} m_1 & \frac{l^3}{8} m_2 & -\frac{l^2}{16} J_{z1} & \frac{5l^2}{24} J_{z2} \\ 0 & -\frac{l^2}{16} m_2 & \frac{l}{12} J_{z1} & -\frac{l}{8} J_{z2} \\ \frac{l^2}{8} m_1 & \frac{5l^2}{24} m_2 & -\frac{l}{8} J_{z1} & \frac{5l}{6} J_{z2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{y}_1 \\ \ddot{y}_2 \\ \ddot{\varphi}_1 \\ \ddot{\varphi}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y_1 \\ y_2 \\ \varphi_1 \\ \varphi_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}.$$