

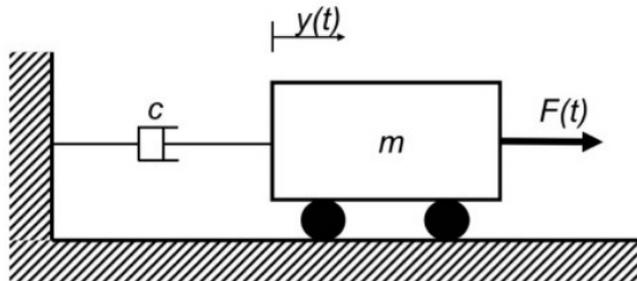
## Control y Sistemas

### Trabajo práctico: Estimación de estados

Resuelva los siguientes ejercicios en MATLAB o SIMULINK.

#### 1) Cálculo de la ganancia del observador (L).

El siguiente sistema mecánico está descrito por el sistema de ecuaciones.



$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -c/m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1/m \end{bmatrix} u$$
$$y = [1 \quad 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

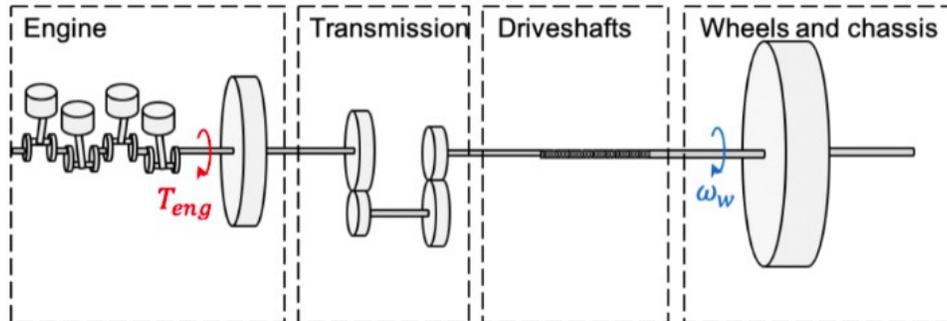
donde  $m=1$  y  $c=1$  y  $x_1$  es la posición de la masa,  $x_2$  es la velocidad de la masa,  $u$  es la fuerza e  $y$  es la posición.

- Determine si el sistema es observable.
- Verifique si el sistema es observable para  $C=[0 \ 1]$ . ¿Qué conclusión puede sacar?.
- Si el sistema es observable con alguno de los sensores analizados, determine la ganancia del observador  $L=[l_1 \ l_2]^T$  para el polinomio característico deseado  $p_{des}(s)=(s+p)^2$ .

El principio de diseño (rule of thumb) indica que los polos del observador deben ser entre 4 y 5 veces más rápidos que los polos del sistema realimentado. ¿Dónde ubicaría los polos del observador según esta regla?

## 2) Matriz de observabilidad

Considere el siguiente sistema de transmisión de un automovil:



El sistema está descrito por las siguientes ecuaciones en espacio de estados:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{d_s}{J_f i^2} & \frac{d_s}{J_f i} & -\frac{c_s}{J_f i} \\ \frac{d_s}{J_c i} & -\frac{d_s}{J_c} & \frac{c_s}{J_c} \\ \frac{1}{i} & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{1}{J_f} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} u + \begin{bmatrix} 0 \\ -\frac{1}{J_c} \\ 0 \end{bmatrix} d$$

$$y = [0 \quad 1 \quad 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + [0] u$$

donde  $x_1$  es la velocidad del motor,  $x_2$  es la velocidad en las ruedas,  $x_3$  es el torque en árbol de transmisión (driveshafts),  $\Delta u$  es la señal de entrada, el torque del motor, y  $\Delta d_1$  es la perturbación, las variaciones en la superficie de la calzada.

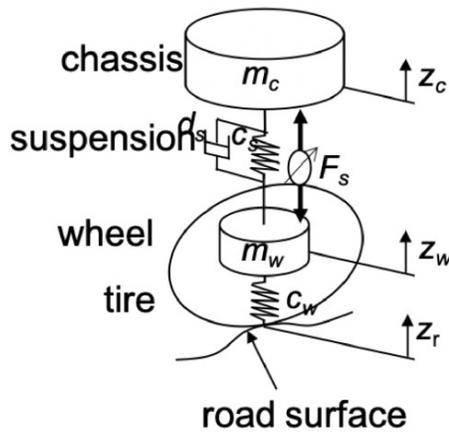
Los parámetros del modelo son:

Description	Parameter	Value [unit]
Chassis inertia	$J_c$	6250 [kgm <sup>2</sup> ]
Engine flywheel inertia	$J_f$	0.625 [kgm <sup>2</sup> ]
Driveshaft damping coefficient	$d_s$	1000 [Nms/rad]
Driveshaft spring coefficient	$c_s$	75000 [Nm/rad]
Gear ratio	$i$	57 [-]

- Encuentre la matriz de observabilidad. ¿Es el sistema observable?
- Verifique si el sistema es observable para  $C=[1 \ 0 \ 0]$  y  $C=[0 \ 0 \ 1]$ .
- Luego de analizar los 3 escenarios posibles de observabilidad, ¿qué sensor o sensores de salida elegiría para este sistema?

### 3) Matriz de observabilidad

Un sistema de suspensión activa se puede modelar como,



$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{x}_4 \\ \dot{x}_5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{c_w+c_s}{m_w} & -\frac{d_s}{m_w} & \frac{c_s}{m_w} & \frac{d_s}{m_w} & -\frac{1}{m_w} \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ \frac{c_s}{m_c} & \frac{d_s}{m_c} & -\frac{c_s}{m_c} & -\frac{d_s}{m_c} & \frac{1}{m_c} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{1}{\tau} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ x_5 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ \frac{1}{\tau} \end{bmatrix} u + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{c_w}{m_w} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} d$$

$$y = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ \frac{c_s}{m_c} & \frac{d_s}{m_c} & -\frac{c_s}{m_c} & -\frac{d_s}{m_c} & \frac{1}{m_c} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ x_5 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} u$$

donde  $x_1$  es la posición de la rueda,  $x_2$  es la velocidad de la rueda,  $x_3$  es la posición del chasis,  $x_4$  es la velocidad del chasis y  $x_5$  es la fuerza del actuador.  $d$  es la perturbación del sistema, la posición de la superficie del terreno.

Description	Parameter	Value [unit]
Quarter car chassis mass	$m_c$	401 [kg]
Wheel mass	$m_w$	48 [kg]
Suspension damping coefficient	$d_s$	2200 [N/m]
Suspension spring coefficient	$c_s$	23000 [N/m]
Wheel spring coefficient	$c_w$	250000 [N/m]
Actuator time constant	$\tau$	0.001 [s]

- Encuentre la matriz de observabilidad. ¿Es el sistema observable?
- Verifique si el sistema es observable si solamente se mide la compresión del amortiguador,

$$y = [-1 \ 0 \ 1 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ x_5 \end{bmatrix} ?$$

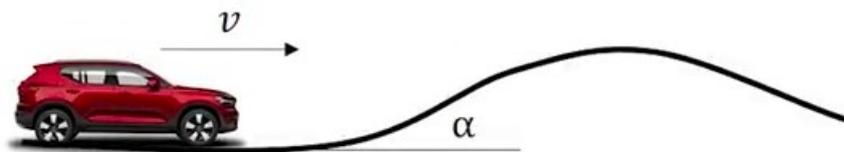
c) Verifique si el sistema es observable si solamente se mide la posición de la rueda,

$$y = [1 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ x_5 \end{bmatrix} ?$$

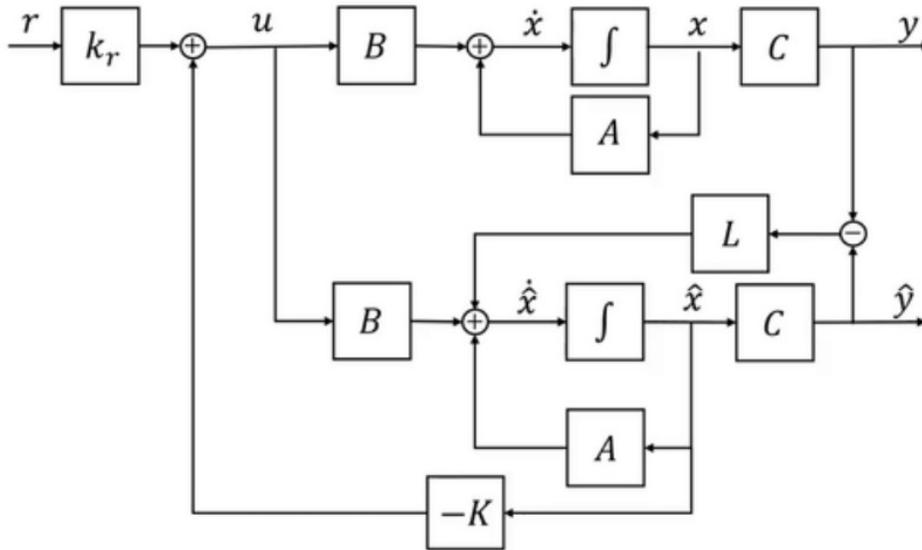
d) Luego de analizar los 3 escenarios posibles de observabilidad, ¿qué sensor o sensores de salida elegiría para este sistema?

#### 4) Ubicación de polos por respuesta en el tiempo

Se propone el control por ubicación de polos de un sistema de velocidad constante o velocidad crucero. El objetivo del control es seguir la velocidad de referencia proporcionada. La perturbación del sistema está dada por un cambio en el ángulo del terrero ( $\alpha$ ).



El modelo matemático de la planta está dado por:



El

modelo del sistema dinámico linealizado cuando el vehículo se desplaza a 20 m/s en una carretera plana, viene dado por:

$$\begin{bmatrix} \Delta \dot{x}_1 \\ \Delta \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1.25 & 0 \\ 0.00005 & -0.0024 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta x_1 \\ \Delta x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 20000 \\ 0 \end{bmatrix} \Delta u + \begin{bmatrix} 0 \\ -9.82 \end{bmatrix} \Delta d_1$$

$$\Delta y = [0 \quad 1] \begin{bmatrix} \Delta x_1 \\ \Delta x_2 \end{bmatrix}$$

donde  $\Delta x_1$  es la fuerza en las ruedas,  $\Delta x_2$  es la velocidad en las ruedas,  $\Delta u$  es la señal de entrada y  $\Delta d_1$  es la perturbación.

En el siguiente modelo de control de velocidad crucero,

- Verifique si el sistema es observable.
- Encuentre los valores de la matriz L.
- Verifique si el sistema es controlable.
- Determine el polinomio deseado con  $\omega_n=0.6$  y  $\zeta=1/\sqrt{2}$ . De valores arbitrarios al resto de los polos del polinomio deseado.

- e) Encuentre el valor de la matriz  $K$ .
- f) Determine el valor de  $k_r$ . El vehículo está viajando a 20 m/s sobre una ruta plana. La perturbación se considera nula.
- g) Utilice los archivos `CruiseCtrl_StateFeedback.slx` y `CruiseCtrl_StateFeedback_design.m` para graficar.

## 5) Filtro de Kalman

Considere que el sistema mecánico del ejercicio 1 está afectado por ruido según el modelo,

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} v$$

$$y = [1 \quad 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + w$$

Los ruidos de proceso  $v$  y de medición  $w$  son gaussianos de media cero y varianzas  $R_v=0.1$  y  $R_w=0.01$ . El ruido de proceso solo afecta a uno de los 2 estados,  $x_2$ , esto debe ser incorporado en la solución de la ecuación de Riccati.

- 1) Encuentre el valor de la matriz de covarianza  $P$  al resolver la ecuación de Riccati correspondiente.
- 2) Encuentre el valor de la matriz de ganancia de observación  $L$ .
- 3) Si se aumenta el ruido de proceso  $R_v$ , qué pasa con polos del estimador a lazo cerrado ( $sI-A+LC$ ), ¿Se vuelven más rápidos, más lentos o no varían?