

Revista Iberoamericana de Automática e Informática Industrial



Revista Iberoamericana de Automática e Informática Industrial 15 (2018) 374-383

Controlador LQR y SMC Aplicado a Plataformas Pendulares

Miguel F. Arévalo-Castiblanco*, C. H. Rodriguez-Garavito, Álvaro A. Patiño-Forero, José F. Salazar-Cáceres

Programa de Ingeniería en Automatización, Facultad de Ingeniería, Universidad de La Salle, Bogotá, Colombia.

Resumen

Una plataforma pendular es una estructura robótica comúnmente empleada en el diseño de controladores dada su dinámica no lineal; este trabajo presenta el modelamiento, diseño e implementación de un controlador óptimo LQR y un controlador en modo deslizante SMC aplicado a dos plataformas comerciales, el péndulo rotatorio invertido de Quanser (RotPen) y el péndulo móvil de Lego (NxtWay). El aporte de este trabajo es presentar una metodología de implementación de controladores sobre plataformas pendulares, atendiendo las respectivas restricciones de hardware y software en prototipos comerciales. El artículo presenta el comportamiento de los controladores diseñados sobre el modelo analítico comparado con su implementación real.

Palabras Clave:

Control óptimo, Control en modo deslizante, Sistemas Embebidos, LQR, Modelo Pendulo Invertido Quanser, Modelo Segway NxtWay.

LQR and SMC Control Applied to Pendular Platforms

Abstract

A pendular platform is a robotic structure commonly used in the design of controllers given its nonlinear dynamics; This work presents the modeling, design and implementation of an optimal LQR controller and a Sliding Mode SMC controller applied to two commercial platforms, the Quanser rotary inverted pendulum (RotPen) and the Lego mobile inverted pendulum (NxtWay). The contribution of this work is to present a methodology of implementation of LQR and SMC controllers on pendular platforms, attending the respective restrictions of hardware and software in commercial prototypes. The article presents the behavior of the controller designed on the analytical model compared to its implementation.

Keywords:

Optimal Control, Sliding Mode Control, Embedeed Systems, LQR, Quanser Inverted Pendulum Model, NxtWay Segway Model

1. Introducción

Es común encontrar aplicaciones en donde se emplean estructuras pendulares con aplicación en robots humanoides, el auge de estas aplicaciones ha incentivado a la comunidad científica a plantearse nuevas investigaciones en el campo del modelamiento y el control, con el fin de optimizar los procesos en donde estas estructuras se encuentran presentes (Li et al., 2014).

Una de las estructuras robóticas móviles que ha tenido mayor acogida en los últimos años es el péndulo invertido de dos ruedas, con plataformas comerciales como el *Segway* o el *Hoverboard*; la investigación en el área del control ha abordado este tipo de plataformas con mucho interés, dada su fácil construcción y su comportamiento dinámico no lineal, junto con su conocida inestabilidad. Recientemente, varios son los fabricantes que desarrollan esta clase de estructuras, con fines académicos o industriales, el fabricante Quanser con sus plataformas de péndulo rotatorio invertido, o el propio fabricante Hoverboard con las plataformas del mismo nombre, son algunos de los ejemplos conocidos que se encuentran comercialmente (HoverboardTM, 2017; QuanserTM,

^{*}Autor para correspondencia: marevalo30@unisalle.edu.co

2017).

El objetivo de funcionamiento de estas estructuras pendulares, es lograr la estabilización del péndulo alrededor del punto de equilibrio con la menor energía invertida en su actuación (Canale and Brunet, 2013); es común encontrar diferentes autores que desarrollan controladores para estructuras pendulares bajo diferentes metodologías, algunos de los casos documentados serán descritos a continuación.

Los primeros controles que se implementaron en péndulos invertidos, fueron lazos de control clásico, tipo PID o realimentación de estados, los cuales, al ser diseñados sin criterios óptimos, generan ineficiencia y restringen su aplicación a posiciones o condiciones específicas (Prakash et al., 2016). Con la ampliación de las teorías de control modernas, el uso de controladores óptimos aumentaron la eficiencia de diferentes sistemas, incluyendo las estructuras pendulares; el controlador óptimo más utilizado en la literatura es el controlador LQR (Linear Quadratic Regulator), este pondera heurísticamente las variables de estado de un sistema (Murcia and Gonzalez, 2016), y usa constantes de realimentación que minimizan al máximo el error presente en las señales controladas (Tijani and Mua'zu, 2015); es común que las variables a minimizar cuenten con un componente de ruido coloreado, que afecta el rendimiento del controlador; por esta razón, de manera alternativa se desarrolla el controlador LQG (Linear Quadratic Gaussian), en donde a partir del diseño de un Filtro de Kalman, se minimiza este ruido hasta el limite del ruido blanco, y se mejora el rendimiento del sistema (Prakash et al., 2016). Estas características han hecho que esta técnica de control sea una de las más utilizadas y documentadas para estructuras pendulares, sin embargo, no es la única metodología eficiente para ser implementada en péndulos; diferentes autores a lo largo de los últimos años han desarrollado nuevas técnicas de control que permiten mejorar las aplicaciones en donde se involucren esta clase de estructuras (Mohan and Singh, 2013; Al-Jodah et al., 2013; Barya et al., 2010). Entre las técnicas más utilizadas de manera alternativa a los controladores LQR se encuentran técnicas como el control en modo deslizante (Sliding Mode Control-SMC), en el cual se escoge una superficie de deslizamiento según el comportamiento de las variables de estado, y se seleccionan las constantes de realimentación que permitirán que las variables tomen la trayectoria definida de forma estable, a través de los criterios de estabilidad de Lyapunov (Chakraborty and Dey, 2015) (Portilla and Gonzalez, 2017).

Es común encontrar también controladores de carácter predictivo, en donde a partir de un modelo completo del sistema pendular, es posible modelar sus perturbaciones, para que el controlador sea capaz de rechazarlas al momento que sucedan; es una estrategia de control eficiente debido a que no solo tiene en cuenta el modelamiento de la planta, sino que además incluye una definición analítica de las perturbaciones que pueden intervenir en el modelo; esta estrategia requiere un pleno conocimiento del modelo dinámico no lineal y linealizado del sistema y sus perturbaciones (Canale and Brunet, 2013)(Fontanet et al., 2016); tarea que en ocasiones suele ser más complicada que el diseño de un controlador en estructuras pendulares (Roman et al., 2008).

Por último, la técnica que ha tenido más desarrollo a lo largo de los últimos años, ha sido la relacionada con el control robusto (H_2/H_∞) (Barya et al., 2010); esta técnica maneja intervalos de tolerancia para las variables de estado, los cuales permiten que el sistema tenga un comportamiento más amplio y con inmunidad a cambios no drásticos, sin embargo la dificultad matemática que representa este tipo de controladores, hace que su implementación posea un grado de complejidad elevado, que dificulta su ejecución en sistemas de procesamiento de datos. (Al-Jodah et al., 2013).

Las diferentes técnicas desarrolladas en los últimos años para el control de estructuras pendulares, ha permitido una mayor eficiencia en sus realizaciones, trayendo consigo, un incremento en su uso comercial (Canale and Brunet, 2013); es así como es posible observar en la industria diversas aplicaciones en sectores como: aeroespacial, biomecánica o transporte; con usos como el control activo para despegue de cohetes (S and P, 2015), la estabilidad de prototipos bípedos caminantes (da Silva and Sup, 2013) o el mencionado medio de transporte Segway (Cruz et al., 2014).

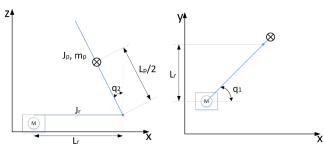
El objetivo de la mayoría de los trabajos relacionados, se enfoca en el desarrollo de las metodologías de control en un único prototipo (Al-Jodah et al., 2013; Barya et al., 2010; Chakraborty and Dey, 2015; Li et al., 2014; Mohan and Singh, 2013; Murcia and Gonzalez, 2016; Prakash et al., 2016); sin embargo, un análisis comparativo del comportamiento de las técnicas de control sobre diferentes plantas permite evaluar la factibilidad de la implementación de controladores, teniendo en cuenta restricciones físicas como la facilidad de medida de las variables de estado o el costo computacional relacionado con la velocidad de procesamiento del hardware donde se embebe el controlador. El enfoque de este trabajo es llevar a cabo la comparación de las técnicas de control LQR y SMC en dos diferentes prototipos, un péndulo rotatorio invertido de Quanser (RotPen), y una péndulo invertido móvil de Lego (NxtWay), buscando que los resultados del control sean genéricos y sea posible hacer una comparación, validando su implementación en diferentes plantas ante una misma metodología de control.

Cada uno de los pasos de la metodología se presenta en las siguientes secciones así: la sección II hace énfasis en el modelo dinámico de ambas estructuras, posteriormente en la sección III, se tomará este modelo, y a partir de su linealización y su representación en espacio de estados, se realiza el cálculo de cada uno de los controladores; en la sección IV estos controladores serán implementados en los respectivos entornos, y por último en la sección V, se validará y comparará el rendimiento de los controladores bajo índices de calidad.

2. Modelo Dinámico

Para el control de un sistema, es necesario tener un conocimiento pleno de su modelo dinámico; como se menciona en la sección anterior, las plataformas a analizar son el péndulo rotatorio invertido de Quanser (RotPen) y el péndulo móvil de Lego (NxtWay), en las figuras 1 y 2 se observan las estructuras base de cada plataforma, las cuales definen las posiciones y velocidades que serán utilizadas como variables de estado en sus respectivos modelamientos.

El modelo dinámico en ambos casos se obtiene a partir de un método basado en energía, que parte de la definición del operador lagrangiano (Rafael Kelly, 2003); es importante aclarar que las energías surgen a partir del análisis de dos eslabones físicos para el modelo RotPen ($[q_1, q_2]$), como se observa en la Figura 1 y para la plataforma NxtWay mostrada en la Figura 2 se presenta un movimiento libre de dos grados de libertad definido por su posición q_1 y orientación respecto a z, q_3 que para propósitos de simplificación se hará igual a cero, y por la posición del polo q_2 . El listado de los parámetros utilizados para el modelamiento de cada estructura se observa en las Tablas 1 y 2



- (a) Vista frontal de la plataforma
- (b) Vista superior de la plataforma

Figura 1: Esquema del péndulo rotatorio invertido de Quanser, la M mostrada en ambas figuras corresponde al servomotor empleado.

El objetivo de cada modelamiento es llegar a la definición de la ecuación de la robótica (Barrientos, 2007); en cada caso la entrada será el voltaje de los actuadores; su definición matricial se presenta en la ecuación (1); en las ecuaciones (2) y (3) se especifican cada uno de los términos involucrados en esta ecuación para el RotPen y el NxtWay respectivamente.

$$M_x(q)\ddot{q} + C_x(q,\dot{q})\dot{q} + G_x(q) = V_x \tag{1}$$

donde para el RotPen las matrices se representan como:

$$M_{Q} = \begin{bmatrix} \gamma(m_{r}(\frac{L_{r}}{2})^{2} + m_{p}L_{r}^{2} + J_{r} + m_{p}(\frac{L_{p}}{2})^{2}s^{2}(q_{2})) & -\frac{1}{2}m_{p}L_{p}L_{r}c(q_{2})\gamma \\ -\frac{1}{2}m_{p}L_{p}L_{r}c(q_{2}) & m_{p}(\frac{L_{p}}{2})^{2} + J_{p} \end{bmatrix}$$

$$C_{Q} = \begin{bmatrix} 2s(q_{2})c(q_{2})m_{p}(\frac{L_{p}}{2})^{2}\gamma q_{2} + \gamma f_{r} + K_{m}K_{g} & \frac{1}{2}m_{p}L_{p}L_{r}s(q_{2})\dot{q}_{2}\gamma \\ -\dot{q}_{1}m_{p}(\frac{L_{p}}{2})^{2}s(q_{2})c(q_{2}) & f_{p} \end{bmatrix}$$

$$G_{Q} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\frac{L_{p}}{2}m_{p}gsin(q_{2})\frac{R_{m}}{K_{m}K_{g}} & \end{bmatrix}$$

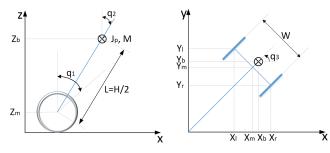
$$(2)$$

Y para el NxtWay como:

$$M_{N} = \frac{1}{\alpha} \begin{bmatrix} 2mR^{2} + MR^{2} + 2J_{w} + 2n^{2}J_{m} & MLRc(q_{2}) - 2n^{2}J_{m} \\ -(MLRc(q_{2}) - 2n^{2}J_{m}) & -(ML^{2} + J_{q_{2}} + 2n^{2}J_{m}) \end{bmatrix}$$

$$C_{N} = \frac{1}{\alpha} \begin{bmatrix} 2(\beta + f_{w}) & -2\beta - MLR\dot{q}_{2}s(q_{2}) \\ 2\beta & -2\beta \end{bmatrix}$$

$$G_{N} = \frac{1}{\alpha} \begin{bmatrix} 0 \\ MgLs(q_{2}) \end{bmatrix}$$
(3)



- (a) Vista frontal de la plataforma
- (b) Vista superior de la plataforma

Figura 2: Esquema del péndulo invertido móvil NxtWay

Las matrices obtenidas definen el comportamiento no lineal de cada uno de los sistemas; para un correcto funcionamiento de los controladores implementados, es necesaria la linealización de los sistemas en un punto de operación estable, esta linealización es llevada a cabo mediante series de Taylor; y su resultado toma la forma de un modelo en variable de estado, como se muestra en la ecuación (4) y (5).

$$\dot{x}(t) = A_x x(t) + B_x u(t) \tag{4}$$

$$y(t) = C_x x(t) + D_x u(t)$$
 (5)

El vector de estados de cada plataforma esta compuesto a partir de las posiciones mostradas en las Figuras 1 y 2 y sus respectivas velocidades, $x(t) = [q_1, q_2, \dot{q}_1, \dot{q}_2]$; los valores de cada matriz para cada estructura se encuentran definidos en las tablas 3 y 4; los valores de las matrices C y D, se encuentran definidas de manera estándar.

Tabla 1: Parámetros físicos RotPen. (QuanserTM, 2017).

Parámetro	Und.	Descripción		
g=9.81	$\frac{m}{s^2}$	Gravedad		
$m_p = 0.127$	kg	Masa del péndulo		
$L_p = 0.337$	m	Longitud total del péndulo		
$J_p = 0.0012$	kgm ²	Inercia del péndulo		
$m_r = 0.257$	kg	Masa del brazo rotatorio		
$L_r = 0.216$	m	Longitud del brazo rotatorio		
$J_r = 9.98 \times 10^{-3}$	kgm ²	Inercia del brazo		
$f_p = 0.0024$	Nms rad Nms rad	fricción brazo - péndulo		
$f_r = 0.0024$	Nms rad	Fricción motor - brazo		
$R_m = 2.6$	Ω	Resistencia del motor CC		
$L_m = 0.18$	mН	Inductancia del motor CC		
$K_m = 0.00767$	$V\frac{s}{rad}$	Constante Contra electro-		
		motriz motor CC		
$K_t = 0.00767$	$\frac{Nm}{A}$	Constante torque del motor		
$\eta_g = 0.9$		Eficiencia caja reductora		
$\eta_m = 0.69$		Eficiencia del motor		
$K_{enc} = 4096$	<u>conteos</u> rev	Resolución encoder		
$K_g = 70$		Relación caja de engranajes		
$\gamma = \frac{R_m}{K_t K_g \eta_g \eta_m}$		Constante del motor		
$V_m=6$	V	Voltaje nominal del motor		

Tabla 2: Parámetros físicos NxtWay. (Yamamoto, 2	2009).
--	--------

ParámetroUnd.Descripcióng=9.81 $\frac{m}{s^2}$ Gravedadm=0.03kgPeso de la ruedaR=0.02mRadio de la rueda $J_W = \frac{mR^2}{2}$ kgm²Inercia de la ruedaM=0.6kgPeso del cuerpoW=0.14mAncho del cuerpoD=0.04mProfundidad del cuerpoH=0.27mAltura del cuerpoL=0.12mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kgm²Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kgm²Momento de inercia motor $f_m=0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W=0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m=6.69$ Ω Resistencia del motor CC $K_b=0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t=0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta=1$ Eficiencia de transmisión $\alpha = \frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta = (\frac{nK_tB_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor $V_m=10$ V Voltaje nominal del motor	Tabla 2. Farametros físicos fixi way. (Tamamoto, 2009).				
$m=0.03$ kgPeso de la rueda $R=0.02$ mRadio de la rueda $J_W = \frac{mR^2}{2}$ kg m^2 Inercia de la rueda $M=0.6$ kgPeso del cuerpo $W=0.14$ mAncho del cuerpo $D=0.04$ mProfundidad del cuerpo $H=0.27$ mAltura del cuerpo $L=0.12$ mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kg m^2 Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kg m^2 Momento de inercia yaw $J_m = 1 \times 10^{-5}$ kg m^2 Momento de inercia motor $f_m=0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W=0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m=6.69$ Ω Resistencia del motor CC $K_b=0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t=0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta=1$ Eficiencia de transmisión $\alpha=\frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta=(\frac{nK_tK_b}{R_m})+f_m$ Constante del motor	Parámetro	Und.	Descripción		
$R=0.02$ mRadio de la rueda $J_W = \frac{mR^2}{2}$ kg m^2 Inercia de la rueda $M=0.6$ kgPeso del cuerpo $W=0.14$ mAncho del cuerpo $D=0.04$ mProfundidad del cuerpo $H=0.27$ mAltura del cuerpo $L=0.12$ mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kg m^2 Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kg m^2 Momento de inercia motor $J_m = 1 \times 10^{-5}$ kg m^2 Momento de inercia motor $f_m=0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W=0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m=6.69$ Ω Resistencia del motor CC $K_b=0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t=0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta=1$ Eficiencia de transmisión $\alpha=\frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta=(\frac{nK_tK_b}{R_m})+f_m$ Constante del motor	g=9.81	$\frac{m}{s^2}$	Gravedad		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	m=0.03	kg	Peso de la rueda		
M=0.6kgPeso del cuerpoW=0.14mAncho del cuerpoD=0.04mProfundidad del cuerpoH=0.27mAltura del cuerpoL=0.12mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kg m^2 Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kg m^2 Momento de inercia waw $J_m = 1x10^{-5}$ kg m^2 Momento de inercia motor $f_m=0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W=0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m=6.69$ ΩResistencia del motor CC $K_b=0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t=0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $q=1$ Eficiencia de transmisión $\alpha = \frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor		m	Radio de la rueda		
W=0.14mAncho del cuerpoD=0.04mProfundidad del cuerpoH=0.27mAltura del cuerpoL=0.12mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kg m^2 Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kg m^2 Momento de inercia yaw $J_m = 1x10^{-5}$ kg m^2 Momento de inercia motor $f_m=0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W=0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m=6.69$ Ω Resistencia del motor CC $K_b=0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t=0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta=1$ Eficiencia de transmisión $\alpha=\frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta=(\frac{nK_tK_b}{R_m})+f_m$ Constante del motor	$J_W = \frac{mR^2}{2}$	kgm ²	Inercia de la rueda		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	M=0.6	kg	Peso del cuerpo		
H=0.27mAltura del cuerpoL=0.12mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kg m^2 Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kg m^2 Momento de inercia yaw $J_m = 1x10^{-5}$ kg m^2 Momento de inercia motor $f_m=0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W=0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m=6.69$ Ω Resistencia del motor CC $K_b=0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t=0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta=1$ Eficiencia de transmisión $\alpha=\frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta=(\frac{nK_tK_b}{R_m})+f_m$ Constante del motor	W=0.14	m	Ancho del cuerpo		
L=0.12mDistancia centro masa eje rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$ kg m^2 Momento de inercia pitch $Jq_3 = \frac{M(W^2+D^2)}{12}$ kg m^2 Momento de inercia yaw $J_m = 1x10^{-5}$ kg m^2 Momento de inercia motor $f_m = 0.0022$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica cuerpomotor $f_W = 0$ $\frac{Nms}{rad}$ Fricción dinámica ruedasuelo $R_m = 6.69$ Ω Resistencia del motor CC $K_b = 0.468$ $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC $K_t = 0.317$ $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta = 1$ Eficiencia de transmisión $\alpha = \frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor	D=0.04	m	Profundidad del cuerpo		
rueda $Jq_2 = \frac{ML^2}{3} \qquad kgm^2 \qquad \text{Momento de inercia pitch}$ $Jq_3 = \frac{M(W^2 + D^2)}{12} \qquad kgm^2 \qquad \text{Momento de inercia yaw}$ $J_m = 1x10^{-5} \qquad kgm^2 \qquad \text{Momento de inercia motor}$ $f_m = 0.0022 \qquad \frac{Nms}{rad} \qquad \text{Fricción dinámica cuerpomotor}$ $f_W = 0 \qquad \frac{Nms}{rad} \qquad \text{Fricción dinámica rueda-suelo}$ $R_m = 6.69 \qquad \Omega \qquad \text{Resistencia del motor CC}$ $K_b = 0.468 \qquad V \frac{s}{rad} \qquad \text{Constante Contra electromotriz motor CC}$ $K_t = 0.317 \qquad \frac{Nm}{A} \qquad \text{Constante torque del motor}$ $\eta = 1 \qquad \qquad \text{Eficiencia de transmisión}$ $\alpha = \frac{nK_t}{R_m} \qquad \qquad \text{Constante del motor}$ $\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m \qquad \qquad \text{Constante del motor}$		m	Altura del cuerpo		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	L=0.12	m	Distancia centro masa eje		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$			rueda		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	$Jq_2 = \frac{ML^2}{3}$	kgm ²	Momento de inercia pitch		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	$Jq_3 = \frac{M(W^2 + D^2)}{12}$		Momento de inercia yaw		
$f_W = 0 \qquad \frac{Nms}{rad} \qquad \text{Fricción dinámica rueda-suelo} \\ R_m = 6.69 \qquad \Omega \qquad \text{Resistencia del motor CC} \\ K_b = 0.468 \qquad V \frac{s}{rad} \qquad \text{Constante Contra electro-motriz motor CC} \\ K_i = 0.317 \qquad \frac{Nm}{A} \qquad \text{Constante torque del motor} \\ \eta = 1 \qquad \qquad \text{Eficiencia de transmisión} \\ \alpha = \frac{nK_t}{R_m} \qquad \qquad \text{Constante del motor} \\ \beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m \qquad \qquad \text{Constante del motor} \\ \end{cases}$	$J_m = 1x10^{-5}$		Momento de inercia motor		
$f_W = 0 \qquad \frac{Nms}{rad} \qquad \text{Fricción dinámica rueda-suelo} \\ R_m = 6.69 \qquad \Omega \qquad \text{Resistencia del motor CC} \\ K_b = 0.468 \qquad V \frac{s}{rad} \qquad \text{Constante Contra electro-motriz motor CC} \\ K_i = 0.317 \qquad \frac{Nm}{A} \qquad \text{Constante torque del motor} \\ \eta = 1 \qquad \qquad \text{Eficiencia de transmisión} \\ \alpha = \frac{nK_t}{R_m} \qquad \qquad \text{Constante del motor} \\ \beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m \qquad \qquad \text{Constante del motor} \\ \end{cases}$	$f_m = 0.0022$	Nms rad	Fricción dinámica cuerpo-		
			motor		
	$f_W=0$	Nms rad	Fricción dinámica rueda-		
K_b =0.468 $V\frac{s}{rad}$ Constante Contra electromotriz motor CC K_t =0.317 $\frac{Nm}{A}$ Constante torque del motor $\eta = 1$ Eficiencia de transmisión $\alpha = \frac{nK_t}{R_m}$ Constante del motor $\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor		7 444	suelo		
$K_{I}=0.317$ $K_{I}=0.317$ $motriz motor CC$ $M_{I}=0.317$ $M_{I}=0.31$	$R_m = 6.69$	Ω	Resistencia del motor CC		
$ motriz motor CC $ $K_t = 0.317 $	$K_b = 0.468$	$V\frac{s}{rad}$	Constante Contra electro-		
$\eta = 1$ Eficiencia de transmisión $\alpha = \frac{nK_i}{R_m}$ Constante del motor $\beta = (\frac{nK_iK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor			motriz motor CC		
$\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor	$K_t = 0.317$	$\frac{Nm}{A}$	Constante torque del motor		
$\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor	$\eta = 1$				
$\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$ Constante del motor	$\alpha = \frac{nK_t}{R_m}$		Constante del motor		
V_m =10 V Voltaje nominal del motor	$\beta = (\frac{nK_tK_b}{R_m}) + f_m$		Constante del motor		
	$V_m=10$	V	Voltaje nominal del motor		

3. Técnicas de Control

En esta sección se presenta el diseño de dos técnicas de control moderno para validar la metodología propuesta: Control óptimo a partir de un regulador cuadrático lineal (LQR) y un Control en modo deslizante (SMC).

3.1. Control LOR

Con las matrices de estado, es posible realizar los cálculos para los controladores óptimos LQR; esta técnica de control parte del modelo dinámico de cada sistema, para obtener una matriz de realimentación que minimice un indice de calidad energético dado en (Murcia and Gonzalez, 2016), como se muestra en la ecuación (6).

En el caso del NxtWay, se emplean dos lazos de control, un lazo proporcional integrativo, PI, para la posición del móvil q_1 y un segundo lazo de control LQR para el equilibrio del péndulo, donde interviene parte del vector de estado $[q_2, q^{\cdot}_1, q^{\cdot}_2]$, la separación del espacio de estados se puede efectuar gracias al desacople dinámico de q_1 en las ecuaciones de aceleración q^{\cdot}_1 y q^{\cdot}_2 ; el resultado de este análisis se evidencian en la Tabla 4.

$$J = \int_{0}^{\infty} \left(x^{T} Q x + u^{T} R u \right) dt \tag{6}$$

Tabla 3: Parámetros matrices de estado plataforma RotPen.

Término	Definición		
$A_{Q(11,12,14,21-23,31,41)}$	0		
$A_{Q(13,24)}$	$\frac{1}{\Delta_Q}$		
A_{Q32}	$rac{1}{4\Delta_{Q}}m_{p}^{2}L_{p}^{2}L_{r}g\gamma$		
A_{Q33}	$-\frac{1}{\Delta_Q} \left(f_r \gamma + K_m K_g \right) \left(J_p + \frac{1}{4} m_p L_p^2 \right)$		
A_{Q34}	$-rac{1}{2\Delta_{Q}}m_{p}L_{p}L_{r}f_{p}\gamma$		
A_{Q42}	$\frac{1}{2\Delta_{Q}}L_{p}m_{p}g\gamma\left(m_{r}\left(\frac{L_{r}}{2}\right)^{2}+m_{p}L_{r}^{2}+J_{r}\right)$		
A_{Q43}	$-\frac{1}{2\Delta_O}m_pL_pL_r(f_r\gamma+K_mK_g)$		
A_{Q44}	$-\frac{1}{\Delta_{\mathcal{Q}}}f_{p}\gamma\left(m_{r}\left(\frac{L_{r}}{2}\right)^{2}+m_{p}L_{r}^{2}+J_{r}\right)$		
$B_{Q(11,21)}$	0		
B_{Q31}	$rac{1}{\Delta_Q} \left(J_p + rac{1}{4} m_p L_p^{\ 2} ight)$		
B_{Q41}	$rac{1}{2\Delta_{Q}}m_{p}L_{p}L_{r}$		
$\Delta_{\mathcal{Q}} = \gamma \left(m_r \left(\frac{L_r}{2} \right) \right)$	$\left(\frac{L_p}{2} + m_p L_r^2 + J_r\right) \left(m_p \left(\frac{L_p}{2}\right)^2 + J_p\right) - \frac{1}{4} m_p^2 L_p^2 L_r^2$		

Q y R son matrices definidas heurísticamente de acuerdo a una ponderación realizada por el diseñador para las variables de estado del sistema en ambos lazos; estas matrices buscan minimizar a partir de la ecuación (6) la energía empleada por las variables de estado (Q) y por su entrada (R); dando como resultado una realimentación óptima según la ley de control (u = -Kx), en donde la ganancia, al tener un comportamiento continuo en el tiempo, se vuelve una función, que se obtiene a partir de la derivación e igualación a cero de la ecuación (6), dando como resultado la función de la ecuación (7).

$$K(t) = -R^{-1}B^{T}P(t) \tag{7}$$

Donde en este caso, P es la solución de la ecuación de Riccati (Mohan and Singh, 2013), mostrada en la ecuación (8).

$$A^{T}P + PA - PBR^{-1}B^{T}P + O = 0 (8)$$

3.2. Control por modos deslizantes (SMC) para sistemas en tiempo-discreto

El control por modos deslizantes (SMC) es un técnica de diseño de controladores, la cual apareció en el contexto de sistemas dinámicos de estructura variable en la década de los 70s, estos sistemas se caracterizan por la presencia de discontinuidades en sus dinámicas, lo cual hace que sus trayectorias y volumen de fase sean discontinuos en algunos puntos, o usando lenguaje matemático, sean sistemas Lipschitz de forma local. La idea tras los modos deslizantes es aprovechar estas discontinuidades para hacer que las trayectorias alcancen una variedad en el volumen de fase y se estabilice en esta zona, llevando los estados asintóticamente al origen. Las principales ventajas de esta técnica se fundamenta en: control y estabilización en presencia de incertidumbres acotadas, parámetros desconocidos del sistema, o dinámicas parasitas. El desarrollo de esta técnica ha sido basada en los trabajos e investigación de (Shtessel et al., 2014) con aplicaciones recientes.

Tabla 4: Parámetros matrices de estado plataforma NxtWay.

Término	Definición
A _{N(11,12,14,21,22,23,31,41)}	0
$A_{N(13,24)}$	1
A_{N32}	$-rac{gML(MLR-2n^2J_m)}{\Delta_N}$
A_{N33}	$-\frac{1}{\Delta_N} 2 \left(\beta + f_w\right)$ $\left(ML^2 + J_{q_2} + 2n^2 J_m\right) +$ $\beta \left(MLR - 2n^2 J_m\right)$
A_{N34}	$\frac{2eta(ML^2+J_{q_2}+MLR)}{\Delta_N}$
A_{N42}	$\frac{\Delta_N}{MgL(2mR^2+MR^2+2J_w+2n^2J_m)}$
A_{N43}	$\frac{1}{\Delta_{N}} 2 (\beta + f_{w}) (MLR - 2n^{2} J_{m} + \beta (2mR^{2} + MR^{2} + 2J_{w} + 2n^{2} J_{m}))$
A_{N44}	$-\frac{2\beta \left(MLR+2mR^2+MR^2+2J_w\right)}{\frac{\Delta_N}{\Omega}}$
$B_{N(11,12,21,22)}$ $B_{N(31,32)}$	$\frac{\alpha(ML^2 + J_{q_2} + MLR)}{\Delta_N}$
$B_{N(41,42)}$	$-rac{\Delta_N}{\Delta_N} - rac{\Delta_N}{\Delta_N}$
$\Delta_N = \left((2m + M) R^2 + 2 \right)$	$(J_W + 2\eta^2 J_m) (ML^2 + J_{q_2} + 2\eta^2 J_m) - (MLR - 2\eta^2 J_m)^2$

Para el diseño se trabaja con un equivalente discreto del sistema original basado en una técnica de muestreo y retención aplicando el retenedor de orden cero (ZOH), un espacio de estados discreto es establecido. De forma más simple, la aproximación es, desde el punto de vista del controlador, la forma como 'observa' el sistema dinámico. Para el diseño del controlador es importante definir dos momentos en la metodología, el primero consiste en la definición adecuada de una variedad estable, luego, se selecciona una ley de control en lazo cerrado que incluye una ganancia de realimentación y una función discontinua definida a partir de un análisis basado en el teorema de Lyapunov.

Se tiene una representación en espacio de estados definida como:

$$\begin{aligned}
 x_{1(k+1)} &= A_{11} x_{1(k)} + A_{12} x_{2(k)} \\
 x_{2(k+1)} &= A_{21} x_{1(k)} + A_{22} x_{2(k)} + u.
 \end{aligned} (9)$$

Donde $x_{1(k)} \in \mathbb{R}^{n-m}$, $x_{2(k)} \in \mathbb{R}^m$, $A_{i,j}$ es una matriz real de parámetros constantes.

Entonces se define la variedad estable como:

$$s_k = Cx_{1(k)} + x_{2(k)} = 0 \Rightarrow x_{2(k)} = -Cx_{1(k)}.$$
 (10)

Donde $C \in \mathbb{R}^{m \times (n-m)}$.

Reemplazando esta ley de control en el sistema original del bloque superior, se obtiene:

$$x_{1(k+1)} = (A_{11} - A_{12}C) x_{1(k)}. (11)$$

Haciendo una selección adecuada de los valores de la matriz C se pueden ajustar los autovalores de la matriz resultante $A_{11} - A_{12}C$ dentro del círculo unitario.

Una vez se ha considerado la selección de la variedad estable entonces se procede a determinar la ley de control por modos deslizantes como:

$$u_k = -k \operatorname{sign}(s_k). \tag{12}$$

Donde *sign* es la función signo y k es un valor a ser determinado basado en el análisis de estabilidad aplicando el segundo

método de Lyapunov. Para ello sea $V: \mathbb{R}^k \to \mathbb{R}$ una función que cumple con V(0)=0 y V>0 estrictamente mayor a 0. Su primera variación a lo largo de las trayectorias esta dada por $\Delta V(x_k)=V(x_{k+1})-V(x_k)$ la cual cumple con $\Delta V(x_k) \leq -T_s\alpha V(x_k)^{\frac{1}{2}}$ α siendo real positivo y T_s el tiempo de muestreo sea suficientemente pequeño, lo cual garantiza que el sistema alcance estabilidad en tiempo finito. Considerando la siguiente función de Lyapunov

$$V = \frac{1}{2}s_k^2. {13}$$

Aplicando la primera variación

$$\Delta V = \frac{1}{2} \left(s_{k+1}^2 - s_k^2 \right). \tag{14}$$

Para aplicar esta función de Lyapunov se tiene:

$$s_k = \alpha_1 x_{1(k)} + \alpha_2 x_{1(k)} + \alpha_3 x_{3(k)} + x_{4(k)} = 0.$$
 (15)

En forma compacta $s_k = \mathbf{L}\mathbf{x}_k$, donde $\mathbf{L} \in \mathbb{R}^{1 \times n}$ y \mathbf{x}_k es el vector de estado. Aplicando el desplazamiento en k+1

$$s_{k+1} = \mathbf{K}\mathbf{x} + u. \tag{16}$$

Donde **K** es un combinación de parámetros entre la variedad definida y la matriz de estados del sistema original. Juntando términos se obtiene:

$$\frac{1}{2}\left(\mathbf{x}^{\mathsf{T}}\mathbf{K}^{\mathsf{T}}\mathbf{K}\mathbf{x} + 2(\mathbf{K}\mathbf{x} + u_{k}) + u_{k}^{2} - \mathbf{x}_{k}^{\mathsf{T}}\mathbf{L}^{\mathsf{T}}\mathbf{L}\mathbf{x}_{k}\right) > 0.$$
 (17)

Considerando en este proceso que $s_k = 0$, se puede inferir además que $s_{k+1} = 0$, y sustituyendo por la ley de control se tiene:

$$u_k = -\mathbf{K}\mathbf{x} - ksign(s_k). \tag{18}$$

Simplificando la ecuación y encontrando una cota para la selección de *k*:

$$\frac{1}{\sqrt{2}} \left(k^2 - 1 \right)^{\frac{1}{2}} |s_k| \le -T_s \frac{\alpha}{\sqrt{2}} |s_k|$$

$$k \le \left(\left(-T_s \frac{\alpha}{\sqrt{2}} \right)^2 + 1 \right)^{\frac{1}{2}} \alpha > 0$$
(19)

Donde T_s es el tiempo de muestreo, con esta condición se garantiza en el sistema su estabilidad en tiempo finito.

4. Implementación

El proceso de implementación inicia a partir de las técnicas diseñadas, tomando en cuenta las restricciones hardware y software de las plataformas abordadas.

Las restricciones software de cada plataforma se relacionan con los entornos de desarrollo. La plataforma Quanser utiliza el entorno de programación gráfico de Matlab, haciendo uso del Quarc Toolbox; mientras que la plataforma NxtWay utiliza el entorno de desarrollo RobotC de Mindstorms. Así, una característica propia en el ambiente de desarrollo Matlab, es la posibilidad de implementar algoritmos en tiempo continuo, donde el proceso de discretización se hace transparente en el desarrollo de aplicaciones que contienen modelos en Simulink. Caso contrario, ocurre en RobotC, donde la ley de control que se implementa debe ser discreta, dado que la programación se realiza

a bajo nivel en lenguaje C. Otra restricción de software se encuentra en relación al muestreo de las variables de estado, para el caso de RobotC, la única manera de exportar datos del bloque controlador NXT, es a través de su consola de texto, que se sincroniza con los procesos internos del bloque cada 10ms como máximo, tiempo que no siempre coincide con el tiempo de aplicación. En Matlab por su parte, el muestro de las variables de estado, si se puede efectuar en tiempo de aplicación, pero existe un limite de datos que se pueden capturar, dependiendo de los recursos físicos como memoria, que se reservan para almacenar datos dentro de los indicadores gráficos de Simulink.

Por otro lado, en cuanto a las restricciones hardware donde se implementaron los algoritmos, se tiene que las frecuencias de procesamiento de las estructuras son diferentes, la frecuencia del bloque controlador Quanser, limitada por su tarjeta de adquisición de datos, es el doble de la frecuencia de bloque NxtWay, por lo que la cantidad de datos capturados deben ser diferentes para realizar comparaciones en un tiempo de simulación igual.

4.1. Control LQR

Para el controlador LQR se usan los siguientes valores en el diseño: Las matrices Q_x y R_x empleadas en ambas plataformas para el cálculo del controlador son:

$$Q_{Q} = \begin{bmatrix} 5 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \quad R_{Q} = 1 \tag{20}$$

$$Q_N = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 6x10^5 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 4x10^2 \end{bmatrix} \quad R_N = \begin{bmatrix} 1x10^3 & 0 \\ 0 & 1x10^3 \end{bmatrix} \quad (21)$$

Se observa en la ecuación 21, que para el caso del NxtWay, se incluye una columna en los valores de Q y R, por el primer lazo de control utilizado, en donde se adiciona una quinta variable de estado definida por la integral de q_1 para garantizar la posición de la plataforma dada su independencia del modelo dinámico. Los lazos de control se presentan en los diagramas de bloques de las Figuras 3 y 4. La Figura 3 muestra el diagrama de bloques de la plataforma RotPen, que toma la forma de un sistema de control realimentado LQR; por otro lado, la Figura 4 expone el diagrama de bloques de la plataforma NxtWay; adicionalmente, se realiza una corrección de la posición del móvil debido a los deslizamientos y asincronismos en el movimiento que puedan ocurrir cuando la energía de actuación de la rueda virtual se deriva para cada uno de los dos actuadores físicos, este bloque se denomina Steer. Así mismo, se incluye un bloque de saturación sobre la señal de actuación, con un valor igual al máximo voltaje en operación normal, para los motores de cada planta. Los valores se observan en las Tablas 1 y 2.

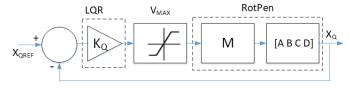


Figura 3: Diagrama de bloques control LQR Péndulo RotPen.

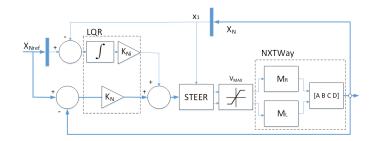


Figura 4: Diagrama de bloques control LQR Péndulo NxtWay.

De la deducción de las ecuaciones (6) y (8) se obtienen las constantes de realimentación de control de los sistemas, estas se observan en la ecuación (22) para Quanser y (23) para NxtWay.

$$K_O = [-2,2361\ 25,4512 - 2,4613\ 3,6332]$$
 (22)

$$K_N = [-0.8211 - 69.4743 - 1.0739 - 9.0738]$$

 $K_{Ni} = -0.4472$ (23)

El comportamiento dinámico del modelo RotPen simulado e implementado se presenta en la Figura 5 ante una perturbación, que inicia después de 60 segundos, la cual consiste en añadir un voltaje extra al actuador, proporcional al voltaje máximo permitido de cada plataforma. Para cada sistema, el punto de referencia se encuentra en 0 (Independientemente de las unidades), en la Figura 5 se observa que el controlador estabiliza cada una de las variables de estado en su referencia, en un tiempo de 2 a 3 segundos aproximadamente; es decir, en el rango de 62 a 63 segundos como se muestra en las figuras. Asimismo, presenta un sobreimpulso menor con el modelo simulado que con el mode-lo implementado y una señal de actuación menor a 3 voltios en escala de 0 a 10 v.

De igual manera, se observa en la Figura 6, la respuesta de la implementación en el péndulo móvil NxtWay, al igual que en el RotPen, la referencia de todas las variables de estado se encuentra en 0 unidades, a diferencia de la respuesta de la planta de Quanser, las variables de estado poseen un grado de oscilación, en especial aquellas relacionadas con las ruedas, al tener una dinámica independiente del polo.

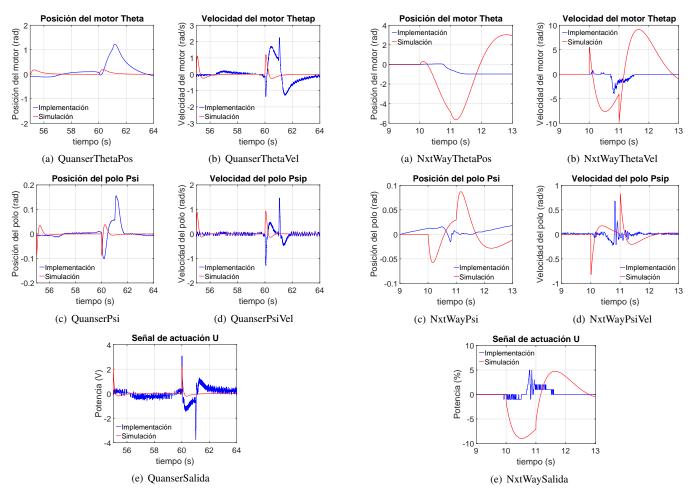
4.2. Control por modos deslizantes (SMC)

Para la implementación de la técnica por modos deslizantes se consideran los siguiente parámetros de diseño para ambas plataformas. El vector L_N y L_Q están asociados a las variedades estable consideradas en la técnica Estos valores deben garantizar que los autovalores se encuentre en el círculo unitario, una vez estos valores son obtenidos se considera la expresión 18, para seleccionar el vector de realimentación K_N y L_Q , el cual garantice la desigualdad planteada.

$$\mathbf{K_N} = [0\ 1,0194 - 3,3149\ 3,2957] \tag{24}$$

$$k_N = 20 \tag{25}$$

$$\mathbf{L_N} = [0 - 0,0002 \ 1] \tag{26}$$



(27)

Figura 5: Respuesta control LQR Péndulo RotPen.

 $\mathbf{K_Q} = [-4,86065,3882 - 0,3340,3472]$

$$k_Q = 2.5 \tag{28}$$

$$\mathbf{L_0} = [1155, 5 - 4, 161 - 68, 3] \tag{29}$$

La respuesta de la implementación en el péndulo móvil NxtWay, al igual que en los casos anteriores, plantea una referencia de todas las variables de estado en 0 unidades, a diferencia de la respuesta del control LQR, esta respuesta maneja una oscilaciçon en su señal de actuación provocada por el uso de una ley de control discontinua o con scattering (Conmutación de las dinámicas de control en las dos fases SMC) en el cálculo de la salida del controlador, con los valores de las ecuaciones (24),(25) y (26), se obtienen los resultados de las variables de estado y señal de actuación en la Figura 7.

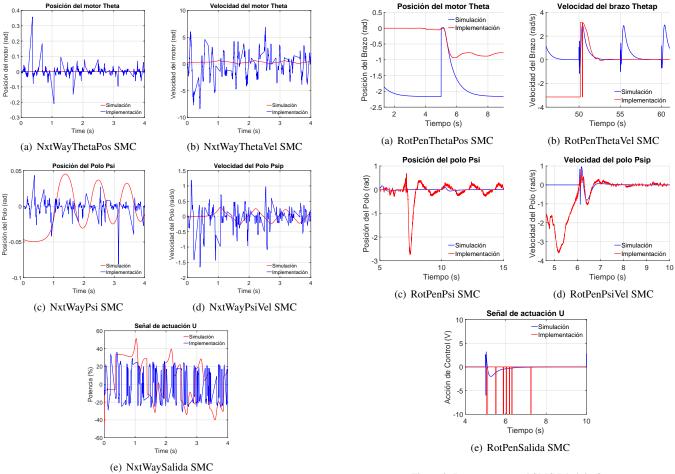
De igual manera, la respuesta de implementación del péndulo rotatorio RotPen, plantea un experimento con la referencia de nuevo en 0 unidades, esta respuesta se observa en la Figura 8, al igual que el caso del NxtWay maneja un nivel de Scattering en sus señales, provocada por la implementación propia del control, sin embargo al contar Quanser con una plataforma robusta para el procesamiento y discretización de las señales incluidas, su oscilación no maneja valores tan altos como el NxtWay.

Figura 6: Respuesta control LQR Péndulo NxtWay.

Como datos adicionales a discutir en el proceso de implementación, se destaca el uso de filtros derivadores en cada uno de los entornos, desarrollados a partir de la respuesta en alta frecuencia de los giroscopios y encoders de las plataformas, filtrado necesario debido al proceso de discretización de los algoritmos de lectura de las variables, adicional a la respuesta térmica de los elementos y al ruido electromagnético presente en el sistema; de igual manera, se destaca el manejo del tiempo de muestreo de cada algoritmo, que esta limitado por los entornos y es importante para las operaciones realizadas, como el cálculo de las integrales o de las derivadas de las variables obtenidas.

5. Análisis de Resultados

A partir de la respuesta en lazo cerrado de cada uno de los sistemas controlados, se lleva a cabo una comparación de rendimiento bajo índices de calidad; Los índices de validación son: nivel de estabilización de la variable de estado asociada al polo, energía de la señal de control (Norma infinito de la señal), máxima velocidad de la variable asociada al polo, y consideraciones de síntesis de controladores cuando se procede al diseño. Evidenciando estos valores en las figuras 5, 6, 7 y 8; se observa que ambas plataformas logran la estabilización de sus estructuras ante una perturbación. Para resumir algunos resultados de importancia para la aplicación, se proponen las siguientes tablas resumen.



Si

No

Figura 7: Respuesta control SMC Péndulo NxtWay.

Figura 8: Respuesta control SMC Péndulo Quanser.

	Tabla 3: Desempeno NAT.				
	Estado q_2	Potencia %	$\dot{q_2}$	Criterio	
	Nivel	Potencia	Velocidad	Energía	Robustez
	Estabilización	Máxima	Máxima	Mínima	
LQR	Acotado(Suave)	5 %	1.6	Si	No

1.2

27 %

SMC

Acotado (Scattering)

Tabla 6: Desempeño Quanser.

	Estado q ₂	Potencia (V)	\dot{q}_2	Criterio	
	Nivel	Potencia	Velocidad	Energía	Robustez
	Estabilización	Máxima	Maxima	Mínima	
LQR	Acotado (Suave)	3.6	1.5	Si	No
SMC	Acotado (Bajo Scattering)	10	3.6	No	Si

En la Tabla 5 se observan métricas en las variables de relevancia del sistema para medir desempeño de los dos controladores en el módulo NXT. Esta información puede ser usada para determinar un criterio de selección en aplicaciones futuras, por ejemplo, en cuanto al uso energético es mejor usar un controlador LQR que uno basado en SMC, esto se puede inferir a partir de la consideración de la máxima potencia aplicada en el servomotor y el criterio de energía usado en la sintetización del controlador.

En la Tabla 6, a diferencia del caso anterior, se tiene la comparación de técnicas en el sistema Quanser, mostrando un comportamiento mejorado por la suavidad de sus señales. Si se considera una selección basada en la robustez de la técnica, es mejor seleccionar SMC, debido a que en la sintetización es posible incluir perturbaciones acotadas, lo cual reformula la desigualdad de Lyapunov, permitiendo recalcular las constantes de realimentación y lograr estabilidad en tiempo finito.

Es importante destacar que las gráficas visualizadas no muestran una relación directa entre implementación y simulación, debido a que en los cálculos no se maneja la totalidad de las variables físicas involucradas en el modelamiento de las plataformas; y así mismo, las variables involucradas, poseen un cierto grado de incertidumbre asociado. El uso de un controlador óptimo, permite mediante criterios de optimización, llevar los polos del sistema a una región estable, sin llegar a seleccionarlos como ocurre con el control en modo deslizante, lo que permite tener un mejor proceso de diseño en el cálculo de sus constantes; por otro lado, el control en modo deslizante permite incluir en sus dinámicas y metodologías de diseño, perturbaciones externas al sistema, sin afectar las constantes a obtener, a diferencia del control LQR, en donde el diseño se realiza unicamente sobre el modelo de estados de la planta, e incluir estas dinámicas, harían necesario reiniciar el proceso nuevamente, perdiendo robustez en su diseño.

6. Conclusiones

En este trabajo, fueron seleccionados dos estructuras pendulares disponibles para experimentación. Inicialmente, se realizó el modelo dinámico de las plataformas usando las ecuaciones de Euler-Lagrange, cada modelo fue validado mediante el uso de herramientas computacionales; ambos sistemas tuvieron una respuesta similar en cuanto a la posición del polo, la posición del brazo por estar restringida físicamente en la plataforma Rot-Pen, describe una dinámica y respuesta diferente.

A partir de los modelos y de su linealización, se desarrollaron controladores LQR y SMC, cada uno de estos fue probado en Simulink. Además, se implementaron los controladores en los entornos de cada fabricante, el péndulo rotatorio RotPen se implementó en la herramienta de Simulink de Matlab, mientras que el péndulo móvil NxtWay, mediante texto estructurado, se realizó en el software RobotC. En cada caso se añadió una perturbación para obtener los resultados donde se midió la norma infinito de la señal de control, la calidad de la estabilización, y la norma infinito de la velocidad del polo. La perturbación consistió en una señal sinusoidal de pulsos, con un voltaje pico equivalente a la mitad de la potencia de cada actuador a una frecuencia de 0.0167Hz. Esta estrategia permitió validar la calidad de funcionamiento del control; tomando en cuenta las restricciones de hardware y software que cada dispositivo poseía; no obstante, se observa que sin importar estas restricciones, el diseño de un controlador óptimo y uno basado en modos deslizantes, son estrategias adecuadas para la estabilización de estructuras pendulares, evidencia que se puede observar en las gráficas de funcionamiento de cada dispositivo con cada uno de los controladores empleados.

A modo de comparación, se observó un mejor rendimiento en el péndulo móvil NxtWay, por la simplicidad de su entorno de desarrollo para embeber los algoritmos de control, esto permitió una mayor velocidad en la ejecución de una inferencia de control, lo que llevó a tener una respuesta más rápida ante perturbaciones, cuantificado en un segundo aproximadamente para la plataforma Rotpen, y en 1.5 segundos para la plataforma NxtWay; tomando en cuenta que la plataforma RotPen empleaba una frecuencia de procesamiento de 500 inferencias por segundo, mientras que la plataforma NxtWay presentaba una frecuencia de 250 inferencias por segundo.

Un aspecto a tener en cuenta para la implementación de controladores en esta clase de dispositivos, es la respuesta en alta frecuencia de los sensores, la cual afecta el cálculo de las derivadas e integrales de las señales involucradas, al adicionar componentes de ruido que enmascaran la correcta lectura de las variables de estado del sistema; por esta razón se hace necesario el diseño de filtros pasa-bajos que eliminen estas componentes y permitan una lectura adecuada de las variables.

Trabajo futuro

Como trabajo futuro, se plantea la identificación de los sistemas controlados, con el fin de implementar una técnica de control no lineal, que aumente la región de operación de los dispositivos, sin disminuir su rendimiento ni incrementar su gasto computacional; la técnica de identificación seleccionada es la técnica difusa Takagi-Sugeno, la cual se ajusta a una propuesta

de controlador no lineal que actúa como múltiples controladores en paralelo ponderados no linealmente Takagi and Sugeno (1985). Esta identificación se comparará con la versión no lineal del controlador SMC.

Agradecimientos

Los autores agradecen al laboratorio de la facultad de Ingeniería en Automatización de La universidad de La Salle por apoyo técnico y logístico, a la Vicerrectoría de Investigación y Transferencia Salle, y a Colciencias por financiar este proyecto a través de las convocatorias VRIT 2432 y Jovénes Investigadores e Innovadores Colciencias 761 de 2016. Se hace un reconocimiento adicional nuevamente a Colciencias, por la beca doctoral Francisco José de Caldas Generación Bicentenario de 2009 otorgada a C. H. Rodriguez-Garavito, de donde se derivó este proyecto de investigación.

Referencias

Al-Jodah, A., Zargarzadeh, H., Abbas, M. K., Nov 2013. Experimental verification and comparison of different stabilizing controllers for a rotary inverted pendulum. In: 2013 IEEE International Conference on Control System, Computing and Engineering. pp. 417–423.

DOI: 10.1109/ICCSCE.2013.6720001

Barrientos, A., 2007. Fundamentos de Robotica. MCGRAW-HILL / INTER-AMERICANA DE ESPANA.

Barya, K., Tiwari, S., Jha, R., Oct 2010. Comparison of lqr and robust controllers for stabilizing inverted pendulum system. In: 2010 INTERNATIONAL CONFERENCE ON COMMUNICATION CONTROL AND COMPUTING TECHNOLOGIES. pp. 300–304.

DOI: 10.1109/ICCCCT.2010.5670570

Canale, M., Brunet, S. C., July 2013. A lego mindstorms nxt experiment for model predictive control education. In: 2013 European Control Conference (ECC), pp. 2549–2554.

Chakraborty, A., Dey, J., March 2015. Performance comparison between sliding mode control and periodic controller for cart-inverted pendulum system. In: 2015 IEEE International Conference on Industrial Technology (ICIT). pp. 405–410.

DOI: 10.1109/ICIT.2015.7125132

Cruz, M. A., Marquez-Sanchez, C., Ortegoza, R. S., Merlo-Zapata, C., 2014. Sistemas mec'anicos subactuados: P'endulos invertidos. Tech. rep., Instituto Politecnico Nacional.

da Silva, A. R., Sup, F., June 2013. Design and control of a two-wheeled robotic walker for balance enhancement. In: 2013 IEEE 13th International Conference on Rehabilitation Robotics (ICORR). pp. 1–6.

DOI: 10.1109/ICORR.2013.6650448

Fontanet, J. G. G., Cervantes, A. L., Ortiz, I. B., 2016. Alternativas de control para un péndulo de furuta. Revista Iberoamericana de Automática e Informática Industrial RIAI 13 (4), 410–420.

Hoverboard TM, February 2017. Hoverboard technologies. http://hoverboard.com/.

Li, Z., Zhou, C., Dallali, H., Tsagarakis, N. G., Caldwell, D. G., Nov 2014. Comparison study of two inverted pendulum models for balance recovery. In: 2014 IEEE-RAS International Conference on Humanoid Robots. pp. 67–72.

DOI: 10.1109/HUMANOIDS.2014.7041339

Mohan, V., Singh, N., Sept 2013. Performance comparison of lqr and anfis controller for stabilizing double inverted pendulum system. In: 2013 IEEE International Conference on Signal Processing, Computing and Control (ISPCC).

DOI: 10.1109/ISPCC.2013.6663452

Murcia, H. F., Gonzalez, A. E., Sept 2016. Performance comparison between pid and lqr control on a 2-wheel inverted pendulum robot. In: 2016 IEEE Colombian Conference on Robotics and Automation (CCRA). pp. 1–6. DOI: 10.1109/CCRA.2016.7811420

Portilla, N., Gonzalez, C., 2017. Diseño de controladores en modo deslizante. Tech. rep., Instituto Politecnico Nacional.

- Prakash, B., Roy, B. K., Biswas, R. K., July 2016. Design, implementation and comparison of different controllers for a rotary inverted pendulum. In: 2016 IEEE 1st International Conference on Power Electronics, Intelligent Control and Energy Systems (ICPEICES). pp. 1–6.
 - DOI: 10.1109/ICPEICES.2016.7853165
- QuanserTM, Feburary 2017. Quanser real-time control experiments for education and research. http://www.quanser.com/.
- Rafael Kelly, V. S., 2003. Control de movimiento de robots manipuladores. Pearson Education.
- Roman, M., Bobasu, E., Sendrescu, D., May 2008. Modelling of the rotary inverted pendulum system. In: 2008 IEEE International Conference on Automation, Quality and Testing, Robotics. Vol. 2. pp. 141–146. DOI: 10.1109/AQTR.2008.4588810
- S, P, P, V. D., Jan 2015. Stabilization of an inverted pendulum using robust controller. In: 2015 IEEE 9th International Conference on Intelligent Systems

- and Control (ISCO). pp. 1-4.
- DOI: 10.1109/ISCO.2015.7282247
- Shtessel, Y., Edwards, C., Fridman, L., Levant, A., 2014. Sliding mode control and observation. Springer.
- Takagi, T., Sugeno, M., 1985. Fuzzy identification of systems and its applications to modeling and control. Systems, Man and Cybernetics, IEEE Transactions on (1), 116–132.
- Tijani, S. A., Mua'zu, M. B., Nov 2015. Stabilization of inverted pendulum system using intelligent linear quadratic regulator controller. In: 2015 7th International Joint Conference on Computational Intelligence (IJCCI). Vol. 1. pp. 325–333.
- Yamamoto, Y., 2009. Nxtway-gs model-based design-control of self-balancing two-wheeled robot built with lego mindstorms nxt. Tech. rep., CYBERNET SYSTEMS CO., LTD; Mathworks Inc.