

UNIVERSIDAD DE LAS FUERZAS ARMADAS "ESPE"

TEMA:

DISEÑO Y CONSTRUCCIÓN DE UN DISPOSITIVO PARA REALIZAR ENSAYO DE FATIGA EN LAS JUNTAS ELÁSTICAS DE MECANISMOS FLEXIBLES.

AUTORES:

FIGUEROA GUERRERO, RUBÉN JOSÉ TAPIA RODRÍGUEZ, MARÍA JOSÉ

TUTOR:

ING. JOSÉ FERNANDO OLMEDO SALAZAR



Introducción

Para estar a la vanguardia en la tecnología es necesario la optimización de procesos y recursos, con el uso de materiales que tengan buenas propiedades mecánicas y cuya producción sea sencilla y de bajo costo.





Los mecanismos flexibles pueden ser construidos de distintos tipos de materiales y son elementos que se están implementando para remplazar ciertos elementos de máquina en las industrias del Ecuador.



Objetivos

Objetivo General

 Diseñar y construir un dispositivo para realizar ensayo de fatiga en juntas elásticas de mecanismos flexibles, siendo la flexión la solicitación de interés.

Objetivos Específicos

- Analizar y seleccionar la mejor alternativa de diseño de la máquina para ensayar fatiga en juntas elásticas, la cual deberá ser de fácil uso y con control pasivo de vibraciones.
- Construir y montar en su totalidad la máquina de un mecanismo de cuatro barras destinado a ensayar fatiga de juntas flexibles construidas con impresión 3D.
- Caracterizar la fatiga de juntas elásticas en la resina estándar a dos tiempos de curado para extrapolar diagramas tensión vs ciclos.





Compliant Mechanism





Son estructuras monolíticas que logran transmitir movimiento y fuerza a través de la deflexión de sus miembros flexibles, la deflexión se define como la capacidad que tiene el elemento para desviarse de su posición original mientras está sometido a una carga



Aplicaciones

Baja Solicitación Mecánica

Alta Solicitación Mecánica







Aplicaciones

Alta Solicitación Mecánica

Efector Final









Manufactura Aditiva



SUS MEJORES USOS SON:

Modelos de prueba de concepto básico y prototipos simples

SUS MEJORES USOS SON:

Prototipos funcionales, patrones, moldes y utillaje

SUS MEJORES USOS SON:

Creación de prototipos funcionales y producción de uso final.



SLA



- 1. Cartucho de resina
- 2. Luz de estado
- 3. Cubierta
- 4. Base de impresión
- 5. Tanque de resina
- 6. Pantalla táctil
- 7. Luz de estado
- 8. Disco de nivelación





Junta Flexible



Fatiga

La falla por fatiga se refiere a la deformación plástica o la ruptura de un componente bajo carga cíclica.





Diagrama S-N

El diagrama de un material ayuda a estimar su vida útil cuando sobre él actúan cargas cíclicas, de manera que se pueda calcular su resistencia a fatiga para poder soportar un determinado número de ciclos de aplicación de la carga.





Requisitos del Diseño del Mecanismo



Mecanismo de 4 barras

El mecanismo de 4 barras esta compuesto por tres barras móviles y una fija unidos entre si por nudos articulados.





Diseño del Mecanismo de Ensayo

Síntesis Dimensional

La síntesis dimensional es la determinación de las longitudes y ángulos necesarios para crear un mecanismo que logre transformar el movimiento deseado.





Análisis Cinemático

Análisis de Movimiento

$$r_2 \cdot e^{i \cdot \theta_2} + r_3 \cdot e^{i \cdot \theta_3} = r_{1x} \cdot e^{i \cdot 0} + r_{1y} \cdot e^{i \cdot 270} + r_4 \cdot e^{i \cdot \theta_4}$$







E S P E ESCUELA POLITÉCNICA DEL EJÉRCITO CAMINO A LA EXCELENCIA

$$i \cdot \omega_2 \cdot r_2 \cdot e^{i \cdot \theta_2} + i \cdot \omega_3 \cdot r_3 \cdot e^{i \cdot \theta_3} = i \cdot \omega_4 \cdot r_4 \cdot e^{i \cdot \theta_4}$$

$$\omega_3 = -\frac{r_2 \cdot \omega_2 \cdot \sin(\theta_2 - \theta_4)}{r_3 \cdot \sin(\theta_3 - \theta_4)} \qquad \omega_4 = -\frac{r_2 \cdot \omega_2 \cdot \sin(\theta_2 - \theta_3)}{r_4 \cdot \sin(\theta_3 - \theta_4)}$$





Análisis de Aceleración

$$-\omega_2^2 \cdot r_2 \cdot e^{i \cdot \theta_2} + i \cdot \alpha_3 \cdot r_3 \cdot e^{i \cdot \theta_3} - \omega_3^2 \cdot r_3 \cdot e^{i \cdot \theta_3}$$
$$= i \cdot \alpha_4 \cdot r_4 \cdot e^{i \cdot \theta_4} - \omega_4^2 \cdot r_4 \cdot e^{i \cdot \theta_4}$$
$$\alpha_3 = -\frac{r_2 \cdot \omega_2^2 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_4) + r_3 \cdot \omega_3^2 \cdot \cos(\theta_3 - \theta_4) - r_4 \cdot \omega_4^2}{r_3 \cdot \sin(\theta_3 - \theta_4)}$$

$$\alpha_4 = -\frac{r_2 \cdot \omega_2^2 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_3) - r_4 \cdot \omega_4^2 \cdot \cos(\theta_3 - \theta_4) + r_3 \cdot \omega_3^2}{r_4 \cdot \sin(\theta_3 - \theta_4)}$$



Ventaja Mecánica

$$P_{entrada} = P_{salida}$$

$$VM = \frac{F_{salida}}{F_{entrada}}$$





Análisis Dinámico







Solución de las Ecuaciones Vectoriales

 $[M(\theta)][F(\theta)] = [C(\theta)] \rightarrow [F(\theta_2)] = [M(\theta_2)]^{-1}[C(\theta_2)]$



<i>r</i> 2	Ángulo	Velocidad	T _{med}	P _{med}
(mm)	(°)	[rpm]	[<i>Nm</i>]	[W]
75	120	600	0.0110	0.69
61	90	700	0.0143	1.05
43	60	800	0.0126	1.06
22	30	850	0.004	0.44
11	15	1000	0.002	0.26

F_{12_y}	F_{12_x}	F_{41_y}	F_{41_x}	F_{43_y}	F_{43_x}	F_{32_y}	F_{32_x}	T_{12}
[N]	[Nm]							
0.2157	-0.9961	-0.2157	0.9961	0.9961	-0.2157	0.9961	-0.2157	0.112



Diseño de flecha



Acero 1018

220 [MPa]

341 [MPa]

Esfuerzo de Fluencia

Esfuerzo Último

$F_{tpr} = \frac{2(T_{12} + M_{F32})}{d_p}$	$d_1 = \sqrt[3]{FS\left(\frac{32 \cdot T_1}{\pi \cdot S_u} \cdot k_t + \frac{32 \cdot M_{T_1}}{\pi \cdot S_e} \cdot k_f\right)}$
$F_{rpr} = F_{tpr} \cdot \tan(\varphi)$	$S'_e = 0.5 S_{ut}$
$\sum Fy = 0 - \sum Fx = 0$	$S_e = k_a \cdot k_b \cdot k_c \cdot k_d \cdot k_e \cdot S'_e$
$\sigma_{h1} = \frac{My}{m} = \frac{M_{T1} \cdot d_1}{\pi} = \frac{32 \cdot M_{T1}}{m}$	$d_1 = 4.235 \ [mm]$
$s d_1^4 \cdot 2 \cdot \frac{\pi}{64} \pi \cdot d_1^3$	$d_2 = 4.853 \ [mm]$
$T_{b1} = \frac{T_p}{J} = \frac{T_1 \cdot d_1}{d_1^4 \cdot 2 \cdot \frac{\pi}{32}} = \frac{16 \cdot T_1}{\pi \cdot d_1^3}$	
$1 \sigma_{\text{org}} \sigma_{\text{org}}$	$C_{r1a} = P * \sqrt[p]{L_{10}}$
$\frac{1}{FS} = \frac{Seqm1}{S_u} + \frac{Seqm1}{S_e}$	$C_{r1a} = 49.805 [N]$



Balanceo por el método de los vectores linealmente independientes





Dimensionamiento de las juntas flexibles

Ensayo a Tracción



ASTM Designation: D1708-13

Standard Test Method for Tensile Properties of Plastics by Use of Microtensile Specimens

Velocidad de ensayo 5mm/min



Ensayo a tracción de espécimen poscurado en resina High Temp V2 mediante SLA. Ensayo a tracción de espécimen sin poscurado en resina High Temp V2 mediante SLA.



Curva esfuerzo vs deformación unitaria de la resina High Temp V2 poscurada.



Curva esfuerzo vs deformación unitaria de la resina High Temp V2 sin poscurado.



Propiedades mecánicas de la resina High Temp V2.

	<i>E</i> (MPa)	${S_y}$ (MPa)	S_{ut} (MPa)
High Temp V2 poscurada	661.32	13.97	58.46
High Temp V2 sin poscurar	389.01	11.40	36.43



Esfuerzos en las juntas y factor de seguridad

Ecuación de Navier

 M_{max}

Esfuerzos debido a flexión



Viga en Voladizo. *Compliant Mechanism,* por Larry Howell, 2001. $\frac{d\theta}{ds} = \frac{M_o}{EI}$ $\int_0^{\theta_o} d\theta = \int_0^L \frac{M_o}{EI} ds$ $\theta_o = \frac{M_o L}{EI}$ $M_o = \frac{\theta_o EI}{L}$

Viga en Voladizo con grande deflexión en su extremo. *Compliant Mechanism,* por Larry Howell, 2001.





Comportamiento de σ con la variación de θ_2



poscurada.



Comportamiento de N con la variación de $heta_2$



CAMINO A LA EXCELENCIA

Modelado de una Junta Flexible





6

Simulación Numérica

120°







0,00 50,00 100,00 (mm) 25,00 75,00 ESCUELA POLITÉCNICA DEL EJÉRCITO CAMINO A LA EXCELENCIA

120º



Partes del dispositivo













Pruebas

120°





90°











Pruebas





Análisis de Resultados

Esfuerzo de junta en resina High Temp V2 poscurada.

ORD	Ángulo [°]	Ciclos	Esfuerzo [MPa]
1	120	32	34.63
2	90	1976	25.97
3	60	2104	17.31
4	30	Infinita	8.66

 $S(N) = -2.4632\ln(4.63845 \times 10^{-8}N)$

Esfuerzo de junta en resina High Temp V2 sin poscurar

ORD	Ángulo	Ciclos	Esfuerzo
	[°]		[MPa]
1	120	1650	20.37
2	90	6976	15.87
3	60	640783	10.18
4	30	Infinita	5.09

 $S(N) = -1.95152\ln(2.81895 \times 10^{-8}N)$







$$n = \frac{7.62}{58.46} = 0.13$$
$$S'_e = 0.13 * S_{ut}$$

Curva S – N de la resina High Temp V2 sin poscurar.





Análisis Económico

Costo total del proyecto.

Descripción	Costo	Total (USD)
Costos Directos	\$	4,607.96
Honorarios a Profesionales y Estudiantes	\$	4,043.12
Costos de Materiales y Equipos	خ	564.84
	ې م	304.84
Costos Indirectos	Ş	2,041.45
Costos Indirectos del Proyecto	\$	233.50
Costo de laboratorios e instalaciones	\$	1,807.95
Total, Proyecto (USD)	\$	6,649.41

La Universidad de las Fuerzas Armadas – ESPE asume un valor correspondiente a \$4 930.22 lo que representa un 74% de los costos del proyecto y los estudiantes asumen un valor de \$1 719.19, lo que representa el 26% de los costos restantes del proyecto, siendo de esta manera el mayor

auspiciante la Universidad de las Fuerzas Armadas

- ESPE.



Conclusiones

- Se ha demostrado que con la tecnología y materiales disponibles se puede abordar la construcción de cualquier mecanismo compliance con garantía de fiabilidad.
- El dispositivo es adecuado para realizar ensayos a fatiga en cualquier tipo de mecanismo flexible, manufacturado por diferentes procesos de impresión 3D como modelado por deposición fundida (FDM), estereolitografía (SLA) y sinterizado selectivo por láser (SLS).
- El dispositivo diseñado para ensayo a fatiga basado en un mecanismo de cuatro barras con el fin de ensayar juntas elásticas de mecanismos flexibles a varios ángulos y diferentes velocidades para determinar la gráfica S – N funciono de manera satisfactoria superando el millón de ciclos.



Conclusiones

- El estudio nos permite caracterizar el material para futuras aplicaciones. La resina High Temp V2 sin poscurado se puede dirigir a aplicaciones de componentes cuasi estáticas con ángulos de 60° a 90°, mientras que los ángulos inferiores a 30° se dirigirá a aplicaciones con alta solicitación mecánica. En cuanto a la resina High Temp V2 poscurada las aplicaciones de componentes cuasi estáticos van desde ángulos de 90° a 120° y de 60° a 30° se destinará a aplicaciones donde se requiera alta solicitación mecánica.
- El presente estudio es un análisis preliminar para futuros trabajos donde se pueda implementar el ensayo de fatiga en diferentes tipos de mecanismos flexibles para poder obtener nuevas graficas Esfuerzo – Número de ciclos, que se puedan comparar con las mostradas en este documento, y seguir caracterizando las diferentes resinas y modelos pseudo rígidos.



Recomendaciones

- Es importante considerar las velocidades de ensayo en el dispositivo diseñado en el presente trabajó, para ángulos grandes la máquina trabaja a bajas velocidades y para ángulos pequeños la máquina puede trabajar a altas velocidades, esto con el fin de evitar resonancia y fallas en el elemento más crítico que es el acoplador.
- Para las probetas impresas por SLA se recomienda que no sean expuestas al sol puesto que las mismas empiezan un proceso de poscurado al estar bajo la radiación UV, y sus propiedades pueden verse afectadas, en especial para las probetas que no son sometidas a un poscurado.
- Es recomendable utilizar el dispositivo por periodos no mayores a 3 horas seguidas, ya que el motor tiene baja eficiencia y por ende bajo ciclos de trabajo, pasado este tiempo el motor empieza a perder potencia y velocidad, por lo puede afectar el análisis a fatiga.
- Se debe utilizar el tacómetro cada 30 min para verificar que la velocidad inicial a la que empezó el ensayo se mantenga constante durante el tiempo de encendido de la máquina, para disminuir el porcentaje de error.



Gracias por su atención





