# TRABAJO PRÁCTICO LIM\_REDUCTORES DE ENGRANAJES-3022

$$ZE = ZH = \frac{2 \times 50 \text{ mm}}{4 \text{ mm}} = 25 \text{ dienter} + \frac{2}{7} = \frac{2 \times 70 \text{ mm}}{4 \text{ mm}} = 35 \text{ dienter}$$

El trande engranajes funciona como multiplica dorde velocidad.

#### PREGUNTA 3

La relació de transmisión no cambia con eltipo de destado y por lo tanto las respuestas son las de la propuesta antonior

#### PREGUNTA 4

# PREGUNTA 6

$$7 = \frac{Ps}{Pe} \longrightarrow Ps = 10 + 10 + 10 + 10 = \frac{92}{Pe} = \frac{92}{2} + 10 = \frac{76}{60} + \frac{60}{10} + \frac{10}{10} = \frac{98}{10} + \frac{10}{10} = \frac{98}{10} + \frac{10}{10} = \frac{98}{10} + \frac{10}{10} = \frac{10}{10} = \frac{10}{10} + \frac{10}{10} = \frac{10}{1$$

# PREGUNTAS

La velocidas an autorde salida cus viene dada por la relació de tronsmi sión i y el valor o we (velocidad arculor de entrada). Si los Z de los enorarajes no combia, la relación l'e we/us es constante. Cono ue es constante entraces también lo será sus la eficiencia del resultor se se refleja da en so lyper en ura disminerio del torque de salida Ts. PREGUNTA 7 95 17 15 i Tren: TT Zeordundos = 36 ×48 × 38 = 60,8. -> Relación de transmisión del tron de engranajes ca entrada en 3 4 6 tomillo y salida en 9. (8) 1= 123 × 17REN = 1/67 × 60 8 = 10/35 -> Pelación de transmisión  $i = \frac{Re}{ns} = \frac{R_2}{ng} - \frac{1}{2} = \frac{1520 \text{ rpm}}{10.133} = \frac{157 \text{pm}}{10.133}$ PREGUNTA 8: Nucuamente, el tipo de dertodo no cambia la relació de transmission del per 6,7 y per la tanto la respuesta es la del moso PRE GUUTA 10: P= 75 Wg - 75 = P = SHPX 746W/LP = 2374,6 Wm 2 1x 15 rpm PREGUNTA 11 i46 = 15 = 38 = 2,11 -> Relación de transmission del tren entre la polea 3 y el expansión estre 126 = 123 × 146 = 1,67 × 2,11. = 3,52. -> Pelación de transmissión estre b roeda 2 y b roeda 6.  $\frac{\Pi_2}{16} = \frac{12}{16} = \frac{1520 \text{ rpm}}{16} = \frac{1520 \text{ rpm}}{126} = \frac{1520 \text{ rpm}}{152} = \frac{1520 \text{ rpm}}{152$ TG x 27176/60 = P -> TG = SHP x 746 W/HP = 82,45 Nm. 76=20 m6= \$6 - 36 = 26 × m6 = 20 × 2,5 × 10-m = 50 mm 76= \$6 x Wt6 -> Wt6 = \frac{2x76}{\$6} = \frac{2x82,45 Nm = 3298 N}{\$6\$ \quad \text{SOX10-3m}} wto: Rosa targencial rueda 6. do: Diametro printivo rueda 6.

$$kv = \frac{3.56 + \sqrt{1.13}}{3.56} = 1.299.$$

#### PREGUNA 12

Son 3 (impor) etapos de reduceión y por la tanta el sentido de relección del antido de salida es apresto al de entrada.

#### EN ATUVORAGE

$$Z_{E}=Z_{H}=\frac{54mm\times2}{3mm}=\frac{34}{3mm}=\frac{2\times75mm}{3mm}=\frac{50}{3mm}$$

# PREGUNTA 14

$$n_{B} = \frac{60 \times w_{B}}{2\pi} = \frac{626 \text{ rpm}}{2}$$

PREGUNTA 15. La relación i no combia y por lo tanto tarparo las respuestes.