



# WOLTRO

## gearless machine

No	Type	Speed	Rated Load	Rated Power	Current	Voltage	Frequency	Torque	Poles	Motor Speed	Shaft Load	Sheave				Weight	RLH	Roping	
												Diameter	Rope	Undercut Angle	Angle				Groove
	مدل	سرعت	ظرفیت	توان	جریان	ولتاژ	فرکانس	گشتاور	قطب	سرعت موتور	بار استاتیکی	قطر	گام * قطر * تعداد	زاویه زیر برش	زاویه	نوع شیار	وزن	توصیه حداکثر ارتفاع	سیستم تعلیق
		m/s	kg	Kw	A	V	Hz	Nm	Num	rpm	kg	mm	4 * φ8 * 12	β	γ	U	kg	m	
1	HYW320-630-160	1.6	450	6.8	16	380	38.2	340	24	191	2500	320	4 * φ8 * 12	85	25	U	260	55	2 : 1

Capacity 8 person  
 speed 1.6 m/s  
 2 : 1

خروجی ها و محاسبات		ورودی ها	
مشخصات ریل‌های هادی کابین	واحد مقدار پارامتر یا فرمول	شماره پرونده شناسه ملی آسانسور نام شرکت بازرسی آدرس پروژه	HYW320-630-160 0000 0 تهران
	$A = 951 \text{ mm}^2$ $W = 7.47 \text{ Kg/m}$ $c = 6 \text{ mm}$ $E = 2,100 \text{ N/cm}^2$ $I_x = 41.3 \text{ cm}^4$ $I_y = 18.7 \text{ cm}^4$ $W_x = 9.2 \text{ cm}^3$ $W_y = 5.4 \text{ cm}^3$ $\lambda = l/i = 128.6$ $\omega = 2.793$ (از جدول)	شرح واحد مقدار پارامتر	کاربری آسانسور - مسافری تعداد توقف (ایستگاه) - توقف 10 ارتفاع حرکت (طول مسیر) - 30.00 m تعداد مسافر - 8 نفر ظرفیت بار نامی - 630 Kg جرم کابین خالی و اجزای متصل به آن - 860 Kg عمق کابین - 1,250 mm عرض کابین - 1,200 mm جمع مساحت مفید داخل کابین (انومینک) - 1.574 m <sup>2</sup> سرعت نامی کابین آسانسور - 1.60 m/s نوع کششک های راهنما - لغزشی یا روغن
محاسبات ریل‌های هادی کابین	حالت اول: عملکرد ترمز ایمنی (پاراشوت) $F_k = k_1 \cdot g_n \cdot (Q+P)/n = 14,617 \text{ N}$ $\sigma_k = (F_k + K_3 \cdot m) \cdot \omega / A = 42.93 \text{ N/mm}^2$ $\sigma = \sigma_m + (F_k + K_3 \cdot M) / A = 44.80 \text{ N/mm}^2 \leq 205 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\sigma_c = \sigma_k + 0.9 \sigma_m = 69.41 \text{ N/mm}^2 \leq 205 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\sigma_f = 1.85 \cdot F_c / c^2 = 15.96 \text{ N/mm}^2 \leq 205 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\delta_x = 0.7 \cdot F_x \cdot L^3 / (48 \cdot E \cdot I_x) = 0.67 \text{ mm} \leq 5 \text{ mm}, <- \text{OK}>$ $\delta_y = 0.7 \cdot F_y \cdot L^3 / (48 \cdot E \cdot I_y) = 0.78 \text{ mm} \leq 5 \text{ mm}, <- \text{OK}>$	نام سازنده/ نوع موتور آسانسور - Woltro توان خروجی موتور - 6.80 kw حداکثر بار استاتیکی مجاز روی شافت موتور - 2,600 Kg جرم سیستم محرکه (موتور) و متعلقات (پایه) - 300 Kg قطر فلکه کششی موتور - 320.0 mm درجه شیار - 25.0 نوع شیار فلکه کشش - U زاویه زیر برش - 85 درجه راندمان گیربکس - N/A تعداد پیچش طناب ها روی فلکه کششی - دور 1 فاصله افقی بکسل های کابین و وزنه تعادل - mm فاصله عمودی مراکز فلکه کشش تا هرزگرد - mm زاویه پیچش روی فلکه کششی (دستی) - درجه 180.0	
	حالت دوم: استفاده عادی، در حالت حرکت $\sigma = \sigma_m + (K_3 \cdot M) / A = 17.66 \text{ N/mm}^2 \leq 165 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\sigma_f = 1.85 \cdot F_c / c^2 = 9.58 \text{ N/mm}^2 \leq 165 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\delta_x = 0.7 \cdot F_x \cdot L^3 / (48 \cdot E \cdot I_x) = 0.40 \text{ mm} \leq 5 \text{ mm} <- \text{OK}>$ $\delta_y = 0.7 \cdot F_y \cdot L^3 / (48 \cdot E \cdot I_y) = 0.47 \text{ mm} \leq 5 \text{ mm} <- \text{OK}>$	نوع ریل راهنما - T70-1/A mm نوع ترمز ایمنی - تدریجی بیشترین فاصله بین دو براکت - 1,800 mm فاصله عمودی بین کشکهای بالا و پایین کابین - 3,200 mm تعداد ریل - 2 ستون ضربه تعادل وزنه (بالانس) - 50% نیرو در ریل در اثر بار تجهیزات جانبی - 0 N فاصله مرکز کابین تا ریل کابین در جهت X - 50 mm فاصله مرکز کابین تا ریل کابین در جهت Y - 0 mm فاصله مرکز جرم کابین تا ریل کابین در جهت X - 40 mm فاصله مرکز جرم کابین تا ریل کابین در جهت Y - 40 mm فاصله مرکز آویز تا ریل کابین در جهت X - 0 mm فاصله مرکز آویز تا ریل کابین در جهت Y - 0 mm فاصله مرکز در کابین تا ریل کابین در جهت X - 1,145 mm فاصله مرکز در کابین تا ریل کابین در جهت Y - 50 mm	
محاسبات کشش سیم بکسل‌ها	جرم وزنه تعادلی-کششی و متعلقات $M_{cwt} = P+q \cdot Q+M_{Trav}/2 = 1178.4 \text{ kg}$ سرعت سیم بکسل روی پولی کشش $V_{sr} = 3.2 \text{ m/s}$ جرم واحد طول سیم بکسل $m_{SR} = 0.215 \text{ kg/m}$ حداقل بار کشش سیم بکسل $F_{SR, min} = 30.5 \text{ KN}$ جرم موثر طناب های تعلیق $M_{SR} = H \cdot n_s \cdot m_{SR} = 25.8 \text{ kg}$ جرم موثر طناب/ زنجیر جبران $M_{CR} = H \cdot n_c \cdot m_{CR} = 0.0 \text{ kg}$ حالت اول: بارگیری با 125% بار نامی $e^{(f_1 \cdot \alpha)} = 1.791$ $T_1/T_2 = 1.427 \leq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$ حالت دوم: توقف اضطراری بدون بار $e^{(f_2 \cdot \alpha)} = 1.555$ $T_1/T_2 = 1.550 \leq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$ حالت سوم: توقف اضطراری با 100% بار $e^{(f_3 \cdot \alpha)} = 1.555$ $T_1/T_2 = 1.436 \leq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$ حالت چهارم: وزنه یا کابین گیر کرده $e^{(f_4 \cdot \alpha)} = 3.209$ $T_1/T_2 = 16.995 \geq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$	نام سازنده و نوع سیم بکسل - G-Wolf F819 S-FE قطر سیم بکسل - 8 mm تعداد طناب های تعلیق (سیم بکسل ها) - 4 عدد ضربه طناب بندی (سیستم تعلیق) - 2:2:1 تعداد کابل متحرک (تراول کابل) - 1 عدد جرم واحد طول کابل متحرک (تراول کابل) - 0.45 kg/m تعداد طناب/ زنجیر جبران - 0 عدد جرم واحد طول طناب/ زنجیر جبران - N/A kg/m جرم کاهش‌یافته فلکه ی کشش طناب جبران - N/A kg جرم وسیله تأمین کشش شامل جرم فلکه‌ها - N/A kg نیروی اصطکاک در چاه سمت کابین - 100 N نیروی اصطکاک در چاه سمت وزنه تعادل - 50 N شتاب ناشی از توقف اضطراری کابین - 0.5 m/s <sup>2</sup> تعداد فلکه‌های هرزگرد یا خم معکوس - عدد 0 محل قرارگیری فلکه‌های هرزگرد - تعداد قطر فلکه (mm) جنس فلکه فلکه فاصله انداز سمت کابین (ثابت) - 0 N/A فلکه فاصله انداز سمت وزنه تعادل (ثابت) - 0 N/A فلکه هرزگرد متصل به کابین (متحرک) - 2 320 پلیمری فلکه هرزگرد روی وزنه تعادل (متحرک) - 1 320 پلیمری	
	حالت سوم: استفاده عادی، در حال بارگیری $F_3 = 2,472 \text{ N}$ $\sigma = \sigma_m + (K_3 \cdot M) / A = 36.49 \text{ N/mm}^2 \leq 165 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\sigma_f = 1.85 \cdot F_c / c^2 = 25.44 \text{ N/mm}^2 \leq 165 \text{ (operm)} <- \text{OK}>$ $\delta_x = 0.7 \cdot F_x \cdot L^3 / (48 \cdot E \cdot I_x) = 1.07 \text{ mm} \leq 5 \text{ mm} <- \text{OK}>$ $\delta_y = 0.7 \cdot F_y \cdot L^3 / (48 \cdot E \cdot I_y) = 0.14 \text{ mm} \leq 5 \text{ mm} <- \text{OK}>$	ضربه کابین $d_r = 8 \text{ mm}$ $n_s = 4$ $r = 2:2:1$ $n_t = 1$ $M_T = 0.45 \text{ kg/m}$ $n_c = 0$ $m_{CR} = N/A \text{ kg/m}$ $m_{PTD} = N/A \text{ kg}$ $M_{Comp} = N/A \text{ kg}$ $F_{RCar} = 100 \text{ N}$ $F_{RCwt} = 50 \text{ N}$ $a = 0.5 \text{ m/s}^2$ $N_{pr} = 0$	
محاسبات کشش سیم بکسل‌ها	جرم وزنه تعادل و متعلقات $M_{cwt} = P+q \cdot Q+M_{Trav}/2 = 1178.4 \text{ kg}$ سرعت سیم بکسل روی پولی کشش $V_{sr} = 3.2 \text{ m/s}$ جرم واحد طول سیم بکسل $m_{SR} = 0.215 \text{ kg/m}$ حداقل بار کشش سیم بکسل $F_{SR, min} = 30.5 \text{ KN}$ جرم موثر طناب های تعلیق $M_{SR} = H \cdot n_s \cdot m_{SR} = 25.8 \text{ kg}$ جرم موثر طناب/ زنجیر جبران $M_{CR} = H \cdot n_c \cdot m_{CR} = 0.0 \text{ kg}$ حالت اول: بارگیری با 125% بار نامی $e^{(f_1 \cdot \alpha)} = 1.791$ $T_1/T_2 = 1.427 \leq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$ حالت دوم: توقف اضطراری بدون بار $e^{(f_2 \cdot \alpha)} = 1.555$ $T_1/T_2 = 1.550 \leq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$ حالت سوم: توقف اضطراری با 100% بار $e^{(f_3 \cdot \alpha)} = 1.555$ $T_1/T_2 = 1.436 \leq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$ حالت چهارم: وزنه یا کابین گیر کرده $e^{(f_4 \cdot \alpha)} = 3.209$ $T_1/T_2 = 16.995 \geq e^{f \cdot \alpha} <- \text{OK}>$	نام سازنده و نوع سیم بکسل - G-Wolf F819 S-FE قطر سیم بکسل - 8 mm تعداد طناب های تعلیق (سیم بکسل ها) - 4 عدد ضربه طناب بندی (سیستم تعلیق) - 2:2:1 تعداد کابل متحرک (تراول کابل) - 1 عدد جرم واحد طول کابل متحرک (تراول کابل) - 0.45 kg/m تعداد طناب/ زنجیر جبران - 0 عدد جرم واحد طول طناب/ زنجیر جبران - N/A kg/m جرم کاهش‌یافته فلکه ی کشش طناب جبران - N/A kg جرم وسیله تأمین کشش شامل جرم فلکه‌ها - N/A kg نیروی اصطکاک در چاه سمت کابین - 100 N نیروی اصطکاک در چاه سمت وزنه تعادل - 50 N شتاب ناشی از توقف اضطراری کابین - 0.5 m/s <sup>2</sup> تعداد فلکه‌های هرزگرد یا خم معکوس - عدد 0 محل قرارگیری فلکه‌های هرزگرد - تعداد قطر فلکه (mm) جنس فلکه فلکه فاصله انداز سمت کابین (ثابت) - 0 N/A فلکه فاصله انداز سمت وزنه تعادل (ثابت) - 0 N/A فلکه هرزگرد متصل به کابین (متحرک) - 2 320 پلیمری فلکه هرزگرد روی وزنه تعادل (متحرک) - 1 320 پلیمری	
	عدد معادل فلکه‌ی کششی - 3.8 عدد معادل فلکه‌های انحرافی $N_{equiv(p)} = K_p \cdot (N_{ps} + 4 \cdot N_{pr}) = 2.00$ ضربه اطمینان فعلی سیم بکسلها $Sf_{cur} = 16.1$ حداقل ضربه اطمینان مورد نیاز $Sf_{min} = 15.4$	در اول (جلو) - <input checked="" type="checkbox"/> در دوم (راست) - <input checked="" type="checkbox"/> در سوم (عقب) - <input checked="" type="checkbox"/> در چهار (چپ) - <input checked="" type="checkbox"/>	
نیروهای وارده	نیروی وارد بر کف چاهک، زیر ضربه‌گیر کابین $F_1 = 4 \cdot g_n \cdot (P+Q) = 58,468 \text{ N}$ نیروی وارد بر کف چاهک، زیر ضربه‌گیر وزنه $F_2 = 4 \cdot g_n \cdot (P+q \cdot Q) = 46,107 \text{ N}$ وزن قابل تحمل توسط قلاب سقف $N = 1,500 \text{ Kg}$ وزن سیستم محرکه و متعلقات $M_{gb} = 300 \text{ Kg}$ نیروی وارد بر سقف چاه دال بتونی $F_3 = 34,963 \text{ N}$ نیروی وارد بر کف چاهک، زیر هر ریل کابین $F_4 = H \cdot W \cdot g_n + F_k = 16,815 \text{ N}$	درگاه کابین محسوب شده در مساحت مفید عرض نوع در کابین - 60 عمق آستانه - 900 تلسکوبی 2 لنگه - N/A N/A N/A N/A	
	راندمان چاه - 90% راندمان پولی ها - 97% توان خروجی موتور - 6.80 Kw بار استاتیکی بر محور پولی کشش $C_{smax} > C_s <- \text{OK}>$ $q_{m(max)} = 187 \text{ Kg}$ توان مورد نیاز در میانه مسیر $W_{mid} = Q(1+1-2q) \cdot V_{car} \cdot g_n / (2 \cdot \eta_p \cdot \eta_s \cdot \eta_m) = 5.66 \text{ Kw}$ حداکثر توان مورد نیاز موتور $W_{max} = (q_{m(max)} \cdot V_{sr} + G_n) / (\eta_p \cdot \eta_s) = 6.53 \text{ Kw}$	محاسبات مساحت داخل کابین جمع مساحت مفید داخل کابین $A_{total} = 1.574 \text{ m}^2$ حداقل مساحت مجاز داخل کابین $A_{total} \geq A_{min} = 1.450 \text{ m}^2 <- \text{OK}>$ حداکثر مساحت مجاز داخل کابین $A_{total} \leq A_{max} = 1.660 \text{ m}^2 <- \text{OK}>$	
محاسبات مطابق با استاندارد 1393:1-6303 تایید است تجدید نظر اول			