



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
ردیف	مدل	سرعت	ظرفیت	توان	جریان	ولتاژ	فرکانس	گشتاور	قطب	سرعت موتور	بار استاتیکی	قطر	گام * قطر * تعداد	زاویه زیربرش	زاویه	نوع شیار	وزن	توصیه حداکثر ارتفاع	سیستم تعلیق
		m/s	kg	Kw	A	V	Hz	Nm	Num	rpm	kg	mm	گام * قطر * تعداد	β	γ	U	kg	m	
1	HYW320-630-100	1	630	4.2	10	380	23.8	340	24	119	2500	320	4 * φ8 * 12	85	25	U	260	40	2 : 1

Capacity 8 person

speed 1 m/s

2 : 1

خروجی ها و محاسبات		ورودی ها	
مشخصات ریل‌های کابین	واحد مقدار پارامتر یا فرمول	0000 شماره پرونده	0000 شناسه ملی آسانسور
	A = 951 mm ²	0 نام شرکت بازرسی	0 آدرس پروژه
	W = 7.47 Kg/m	تعداد واحد	شرح
	c = 6 mm	مقدار پارامتر	کاربری آسانسور
	E = 2,100 N/cm ²	Lift Type = مسافری	تعداد توقف (ایستگاه)
	I _x = 41.3 cm ⁴	Stops = 10 توقف	ارتفاع حرکت (طول مسیر)
	I _y = 18.7 cm ⁴	H = 30.00 m	تعداد مسافر
	W _x = 9.2 cm ³	Persons = 8 نفر	ظرفیت بار نامی
	W _y = 5.4 cm ³	Q = 630 Kg	جرم کابین خالی و اجزای متصل به آن
	λ = l/i = 128.6	P = 760 Kg	عمق کابین
ω (از جدول) = 2.793	D _x = 1,250 mm	عرض کابین	
محاسبات ریل‌های هادی کابین	حالت اول: عملکرد ترمز ایمنی (پاراشوت)	D _y = 1,200 mm	جمع مساحت مفید داخل کابین (انومینک)
	F _k = k ₁ ·g _n ·(Q+P)/n = 13,636 N	A _{total} = 1.574 m ²	V _{car} = 1.00 m/s
	σ _k = (F _k +K ₃ ·m)·ω/A = 40.05 N/mm ²	Guide Shoe = لغزشی یا روغن	Motor = Woltro
	σ = σ _m +(F _k +K ₃ ·M)/A = 42.52 N/mm ² ≤205 (operm) <- OK->	W _{out} = 4.20 kw	نام سازنده/ نوع موتور آسانسور
	σ _c = σ _k +0.90σ _m = 65.41 N/mm ² ≤205 (operm) <- OK->	C _s MAX = 2,600 Kg	جرم خروجی موتور
	σ _F = 1.85·F _c /c ² = 15.68 N/mm ² ≤205 (operm) <- OK->	M _{gb} = 300 Kg	حداکثر بار استاتیکی مجاز روی شافت موتور
	δ _x = 0.7·F _x ·L ³ /(48·E·I _x) = 0.66 mm ≤5mm, <- OK->	D _i = 320.0 mm	جرم سیستم محرکه (موتور) و متعلقات (پایه)
	δ _y = 0.7·F _y ·L ³ /(48·E·I _y) = 0.75 mm ≤5mm, <- OK->	γ = 25.0 درجه	قطر فلکه کششی موتور
	حالت دوم: استفاده عادی، در حالت حرکت	U	زاویه شیار فلکه کشش
	σ = σ _m +(K ₃ ·M)/A = 16.91 N/mm ² ≤165 (operm) <- OK->	β = 85 درجه	زاویه زیر برش
σ _F = 1.85·F _c /c ² = 9.41 N/mm ² ≤165 (operm) <- OK->	η _G = N/A	راندمان گیربکس	
δ _x = 0.7·F _x ·L ³ /(48·E·I _x) = 0.40 mm ≤5mm <- OK->	F ₃ = 2,472 N	تعداد پیچش طناب ها روی فلکه کششی	
δ _y = 0.7·F _y ·L ³ /(48·E·I _y) = 0.45 mm ≤5mm <- OK->	σ = σ _m +(K ₃ ·M)/A = 35.66 N/mm ² ≤165 (operm) <- OK->	فاصله افقی یکسول کابین و وزنه تعادل	
حالت سوم: استفاده عادی، در حال بارگیری	σ _F = 1.85·F _c /c ² = 25.12 N/mm ² ≤165 (operm) <- OK->	h _p = - mm	
F ₃ = 2,472 N	δ _x = 0.7·F _x ·L ³ /(48·E·I _x) = 1.06 mm ≤5mm <- OK->	α = 180.0 درجه (دستی)	
σ = σ _m +(K ₃ ·M)/A = 35.66 N/mm ² ≤165 (operm) <- OK->	δ _y = 0.7·F _y ·L ³ /(48·E·I _y) = 0.13 mm ≤5mm <- OK->	نوع ریل راهنما	
جرم وزنه تعادلی-کششی و متعلقات	M _{cwt} = P+q·Q+M _{Travel} /2 = 1078.4 kg	T70-1/A mm	
سرعت سیم یکسول روی پولی کشش	V _{sr} = 2.0 m/s	Safety gear =	
جرم واحد طول سیم یکسول	m _{sr} = 0.230 kg/m	تدریجی	
حداقل بار گسیختگی سیم یکسول	F _{SR,min} = 32.0 KN	l = 1,800 mm	
جرم موثر طناب های تعلیق	M _{SR} = H*n _s *m _{sr} = 27.6 kg	h = 3,200 mm	
جرم موثر طناب/ زنجیر جبران	M _{CR} = H*n _c *m _{CR} = 0.0 kg	n = 2 ستون	
حالت اول: بارگیری با 125% بار نامی	e ^α (f ₁ -α) = 1.791	q = 50% -	
T ₁ /T ₂ = 1.470 ≤e ^α *a <- OK->	e ^α (f ₂ -α) = 1.626	M _{aux} = 0 N	
حالت دوم: توقف اضطراری بدون بار	T ₁ /T ₂ = 1.613 ≤e ^α *a <- OK->	X _C = -50 mm	
حالت سوم: توقف اضطراری با 100% بار	e ^α (f ₂ -α) = 1.626	Y _C = 0 mm	
T ₁ /T ₂ = 1.470 ≤e ^α *a <- OK->	e ^α (f ₃ -α) = 3.209	X _F = 40 mm	
حالت چهارم: وزنه یا کابین گیر کرده	T ₁ /T ₂ = 1.470 ≤e ^α *a <- OK->	Y _F = 40 mm	
N ₁ /N ₂ = 14.075 ≥e ^α *a <- OK->	e ^α (f ₃ -α) = 3.209	X _S = 0 mm	
عدد معادل فلکه‌ی کششی	N _{equivalent} = 3.8	Y _S = 0 mm	
عدد معادل فلکه‌های انحرافی	N _{equiv(p)} = K _p * (N _{ps} +4·N _{pr}) = 2.00	X ₁ = 1,145 mm	
ضریب اطمینان فعلی سیم یکسولها	Sf _{cur} = 18.1	Y ₁ = 50 mm	
حداقل ضریب اطمینان مورد نیاز	Sf _{cur} > Sf _{min} = 15.4	جرم ریل راهنما	
نیروهای وارده	نیروی وارد بر کف جابه‌ک، زیر ضربه‌گیر کابین	F ₁ = 4·g _n (P+Q) = 54,544 N	نام سازنده و نوع سیم یکسول
	نیروی وارد بر کف جابه‌ک، زیر ضربه‌گیر وزنه	F ₂ = 4·g _n (P+q·Q) = 42,183 N	G-Wolf F819 W-FE
	وزن قابل تحمل توسط قلاب سقف	N = 1,500 Kg	d _r = 8 mm
	وزن سیستم محرکه و متعلقات	M _{gb} = 300 Kg	n _s = 4 عدد
	نیروی وارد بر سقف جابه‌ک بتونی	F ₃ = 32,651 N	r = 2 2:1
	نیروی وارد بر کف جابه‌ک، زیر هر ریل کابین	F ₄ = H·W·g _n +F _k = 15,834 N	n _t = 1 عدد
	راندمان چاه	η _s = 90% -	M _T = 0.45 kg/m
	راندمان پولی ها	η _p = 97% Kg	n _c = 0 عدد
	توان خروجی موتور	W _{out} = 4.20 Kw	m _{CR} = N/A kg/m
	بار استاتیکی بر محور پولی کشش	Csmax > Cs = 1,262 Kg	m _{PTD} = N/A kg
حداکثر بار غیر متعادل روی موتور	q _{m(max)} = 189 Kg	M _{comp} = N/A kg	
توان مورد نیاز در میانه مسیر	W _{mid} = Q(1+1/2q)·V _{car} ·g _n /[2·η _s ·η _p] = 3.54 Kw	F _{RCar} = 100 N	
حداکثر توان مورد نیاز موتور	W _{max} = (q _{m(max)} ·V _{sr} +g _n)/[η _s ·η _p] = 4.12 Kw	F _{RCwt} = 50 N	
محاسبات آسانسور	محاسبات مساحت داخل کابین	N _{pr} = 0 عدد	تعداد فلکه‌های هرزگرد یا خم معکوس
	جمع مساحت مفید داخل کابین	A _{total} = 1.574 m ²	محل قرارگیری فلکه‌های هرزگرد
	حداقل مساحت مجاز داخل کابین	<- OK-> A _{total} ≥ Amin = 1.450 m ²	فلکه فاصله انداز سمت کابین (ثابت)
	حداکثر مساحت مجاز داخل کابین	<- OK-> A _{total} ≤ Amax = 1.660 m ²	فلکه فاصله انداز سمت وزنه تعادل (ثابت)
	محاسبات مطابق با استاندارد 1393:1-6303	تایید است تجدید نظر اول	فلکه هرزگرد متصل به کابین (متحرک)
	تعداد فلکه‌های هرزگرد	320	فلکه هرزگرد روی وزنه تعادل (متحرک)
	درهای کابین محسوب شده در مساحت مفید	عرض نوع در کابین	درهای کابین
	در اول (جلو)	900	در اول (جلو)
	در دوم (راست)	N/A	در دوم (راست)
	در سوم (عقب)	N/A	در سوم (عقب)
در چهار (چپ)	N/A	در چهار (چپ)	