

چنانچه رابطه (۲) را به تساوی تبدیل کنیم باید f که ضریب اصطکاک بین پولی و تسمه است را در تناسب اثر داده و در نتیجه رابطه (۳) بدست می آید.

$$\frac{dT}{d\theta} = fT \quad (3)$$

با انتگرال گیری و وارد کردن حدود انتگرال خواهیم داشت:

$$\frac{dT}{T} = f d\theta$$

$$\int_{T_r}^{T_1} \frac{dT}{T} = f \int d\theta$$

$$\ln T \Big|_{T_r}^{T_1} = f \theta \Big|_{\dots}$$

$$\ln \frac{T_1}{T_r} = f\theta$$

(۴)

$$\frac{T_1}{T_r} = e^{f\theta}$$

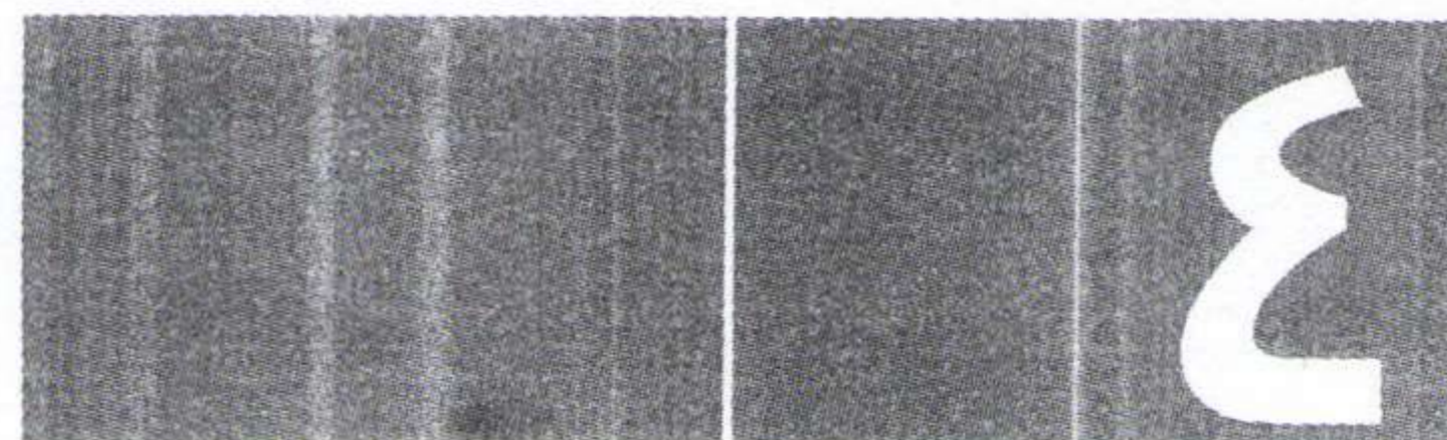
با جایگزین کردن T_1 از رابطه (۱) در رابطه (۴) خواهیم داشت:

$$\frac{T_r}{T_e} = \frac{1}{(e^{f\theta} - 1)} \quad (5)$$

$$C_w = \frac{1}{e^{f\theta} - 1} \quad \text{را فاکتور پیچشی می نامند.}$$

$$T_r = C_w T_e \quad (6)$$

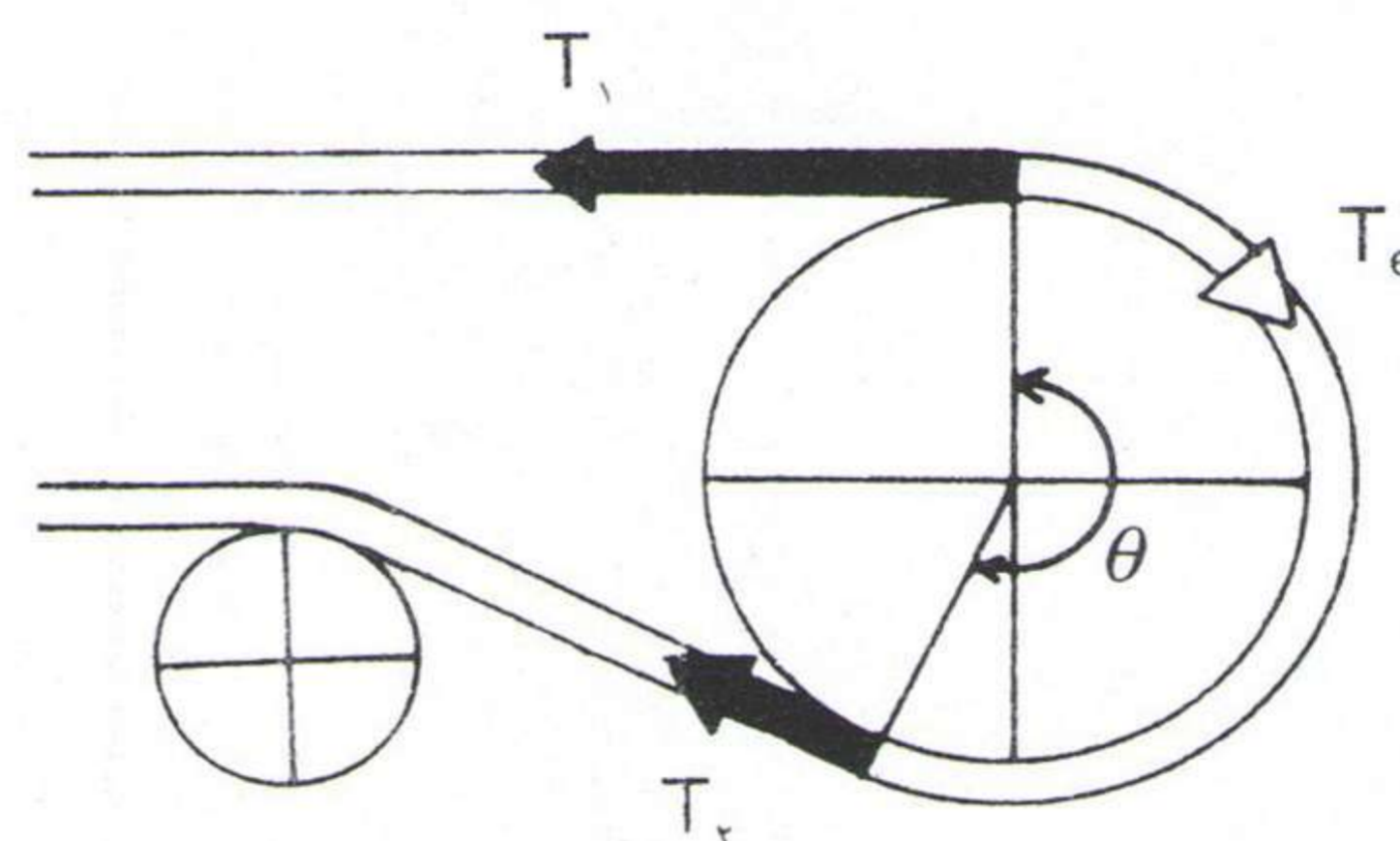
مقادیر C_w در جدول ۱۲ درج شده است.



۴. محاسبه کشش های وارد بر تسمه نقاله و محاسبه توان موتور

تجزیه و تحلیل نیروهای وارد بر تسمه نقاله دقیقاً به شکل، نحوه قرار گرفتن پولی (درام) جلوبر، تعداد پولی های جلوبر و... بستگی دارد. روشهای مختلفی برای محاسبه این نیروها وجود دارد ولی از نظر تئوری همه این روشها با رابطه اویلر-ایتل وین که در زیر شرح داده می شود شروع می شوند. با توجه به شکل ۷:

شکل ۷ (شمای نیروهای وارد بر تسمه)



$$T_1 - T_r = T_e \quad (1)$$

T_1 : کشش سمت سفت تسمه (سمتی که بار بر روی آن قرار می گیرد).

T_r : کشش سمت شل تسمه (سمت برگشت تسمه).

T_e : کشش مؤثر یا کششی که موتور به تسمه می دهد.

از طرف دیگر هر تغییر جزئی در نیرویی که به تسمه وارد می شود نسبت به زاویه ای که تسمه حول پولی (درام) جلوبر می سازد (در شکل ۷ زاویه θ) متناسب با نیرویی است که موتور به تسمه وارد می کند. یعنی:

$$\frac{dT}{d\theta} \propto T \quad (2)$$

جدول ۱۲ (مقادیر C_w)

نوع جلوبر	زاویه پیچشی (درجه)	وسیله کششی خودکار		وسیله کششی دستی	
		پولی نخت	پولی پوششدار	پولی نخت	پولی پوششدار
تسمه نقاله بدون پولی خفتگیر	۱۸۰	۰/۸۴	۰/۵	۱/۲	۰/۸
تسمه نقاله با پولی خفتگیر	۲۰۰	۰/۷۲	۰/۴۲	۱/۰	۰/۷
	۲۱۰	۰/۶۶	۰/۳۸	۱/۰	۰/۷
	۲۲۰	۰/۶۲	۰/۳۵	۰/۹	۰/۶
تسمه نقاله با دو پولی جلوبر	۲۴۰	۰/۵۴	۰/۳	۰/۸	۰/۶
	۳۸۰	۰/۲۳	۰/۱۱	۰/۵	۰/۳
	۴۲۰	۰/۱۸	۰/۰۸	-	-

K_y : فاکتور تصحیح لغزش بار و تسمه بر روی هرزگردها (جدول ۱۴)

H : ارتفاع ماشین نقاله. در صورتی که بار به بالا حمل شود (+) و چنانچه بار به پایین حمل شود (-) خواهد بود.

در چند جمله‌ای سمت راست رابطه (۷) جملات، مفاهیم زیر را دارند.

$LK_t K_x$: کشش لازم برای به حرکت درآوردن

هرزگردهای زیر سطح حامل تسمه (کیلوگرم)

$LK_t K_y W_b$: کشش لازم برای به حرکت درآوردن

وزن تسمه بر روی هرزگردهای زیر سطح حامل

آن (کیلوگرم)

$0.15 LK_t W_b$: کشش لازم برای به حرکت

درآوردن وزن تسمه بر روی هرزگردهای زیر سطح

برگشت (کیلوگرم)

$LK_y W_m$: کشش لازم برای به حرکت درآوردن وزن

بار بر روی هرزگردهای زیر سطح حامل تسمه

(کیلوگرم)

HW_m : کشش لازم برای به حرکت درآوردن بار در

جهت عمودی تا ارتفاع H (کیلوگرم)

داشتن رابطه‌های (۱) و (۶) برای یافتن T_t و T_r و T_e کافی نیست. T_e از رابطه منطقی - تجربی زیر بدست می‌آید. (۷)

$$T_e = LK_t K_x + LK_t K_y W_b + 0.15 LK_t W_b + LK_y W_m \pm HW_m + T_{Accessories}$$

هنگامی می‌توانید از رابطه (۷) استفاده کنید که شرایط زیر در طراحی اعمال شوند.

- فاصله بین مراکز دو پولی سر و ته بیش از ۱۰۰۰ متر نباشد.

- شکم تسمه بین دو هرزگرد متوالی از ۳٪ فاصله هرزگردها تجاوز نکند.

- بارگیری تسمه، دائمی و یکنواخت باشد.

- ماشین تسمه‌نقاله بیش از یک نوع شیب نداشته باشد.

در رابطه (۷) نمادها به صورت زیر تعریف می‌شوند:

L : فاصله بین مراکز دو پولی (درام) سر و ته (متر).

K_t : فاکتور دمای محیط (نمودار ۴)

$$K_x = 0.0068 (W_b + W_m) + 0.4536 \frac{a_i}{S_i}$$

a_i : نیروی اصطکاک هرزگردها (کیلوگرم) (جدول ۱۳)

S_i : فاصله بین دو هرزگرد متوالی (جدول ۹)

W_b : وزن خطی تسمه (کیلوگرم بر متر) (جدول ۱۰)

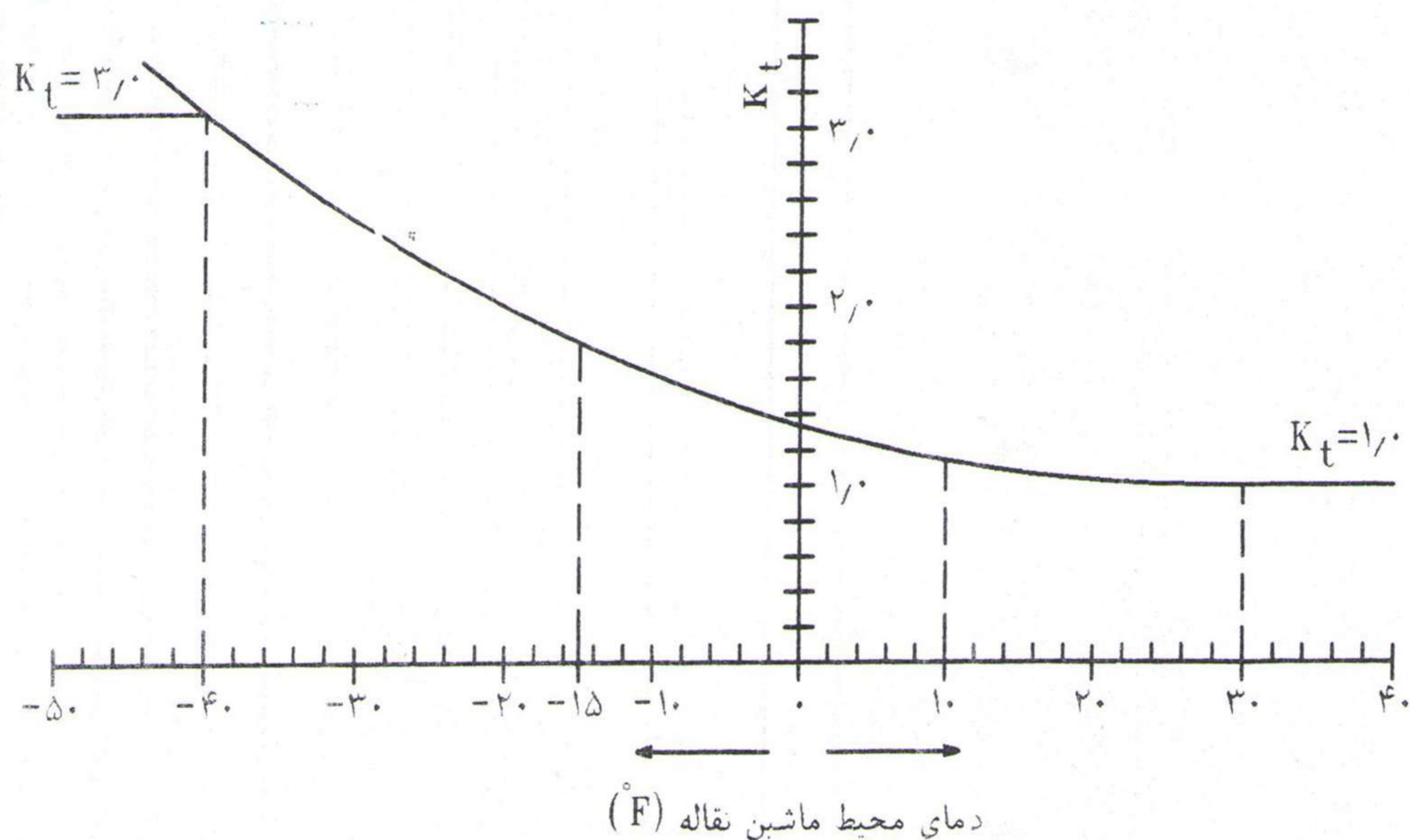
W_m : وزن خطی بار (کیلوگرم بر متر) از رابطه‌ای که

در بخش ۲-۳ است محاسبه می‌شود.

جدول ۱۳ (نیروی اصطکاک هرزگردها «کیلوگرم»)

نیروی اصطکاک (a_i)	اندازه شافت (سانتی متر)	قطر هرزگردها (سانتی متر)
۱/۲۶	۲	۱۰
۱/۰۸	۲	۱۲/۵
۰/۹۰	۲	۱۵
۲/۱۴	۳/۵	۱۵
۱/۸۰	۳/۵	۱۷/۵

نمودار ۴ (تغییرات فاکتور دما K_t با دما)



جدول ۱۴ (مقادیر فاکتور K_y)

درصد شیب							$W_b + W_m$ (کیلوگرم بر متر)	طول ماشین نقاله (متر)
۳۳	۲۴	۱۲	۹	۶	۳	۰		
شیب (درجه)								
۱۸	۱۴	۷	۵	۳/۵	۲	۰		
۰/۰۳۵	۰/۰۳۴	۰/۰۳۱	۰/۰۳۱	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۰	۷۵
۰/۰۲۷	۰/۰۲۸	۰/۰۳۱	۰/۰۳۲	۰/۰۳۳	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۷۵	
۰/۰۲۵	۰/۰۲۷	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۰/۰۳۲	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۱۱۵	
۰/۰۲۳	۰/۰۲۶	۰/۰۳۰	۰/۰۳۱	۰/۰۳۲	۰/۰۳۳	۰/۰۳۵	۱۵۰	۷۵
۰/۰۲۱	۰/۰۲۵	۰/۰۳۱	۰/۰۳۳	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۲۲۵	
۰/۰۱۸	۰/۰۲۴	۰/۰۳۲	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۰۰	
۰/۰۱۸	۰/۰۲۱	۰/۰۳۳	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۷۵	۷۵
۰/۰۱۸	۰/۰۱۹	۰/۰۳۲	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۴۵۰	
۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۳۰	
۰/۰۲۵	۰/۰۲۶	۰/۰۲۹	۰/۰۲۹	۰/۰۳۱	۰/۰۳۳	۰/۰۳۵	۷۵	
۰/۰۲۱	۰/۰۲۴	۰/۰۲۸	۰/۰۲۹	۰/۰۳۰	۰/۰۳۳	۰/۰۳۴	۱۱۵	
۰/۰۱۹	۰/۰۲۲	۰/۰۲۸	۰/۰۲۸	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۰/۰۳۴	۱۵۰	۱۲۰ تا ۷۵
۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۷	۰/۰۲۸	۰/۰۳۱	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۲۲۵	
۰/۰۱۴	۰/۰۱۶	۰/۰۲۷	۰/۰۳۰	۰/۰۳۳	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۶	۰/۰۳۰	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۷۵	۱۲۰ تا ۷۵
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۲۴	۰/۰۲۹	۰/۰۳۴	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۴۵۰	
۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۳۱	۰/۰۳۳	۰/۰۳۵	۳۰	
۰/۰۲۳	۰/۰۲۴	۰/۰۲۸	۰/۰۲۸	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۰/۰۳۴	۷۵	
۰/۰۱۹	۰/۰۲۱	۰/۰۲۷	۰/۰۲۷	۰/۰۲۹	۰/۰۳۲	۰/۰۳۳	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۶	۰/۰۲۸	۰/۰۲۹	۰/۰۳۱	۰/۰۳۳	۱۵۰	۱۵۰ تا ۱۲۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۴	۰/۰۲۷	۰/۰۳۰	۰/۰۳۳	۰/۰۳۵	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۳	۰/۰۲۷	۰/۰۳۰	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۰۰	
۰/۰۱۵	۰/۰۱۶	۰/۰۲۱	۰/۰۲۵	۰/۰۳۰	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۳۷۵	۱۵۰ تا ۱۲۰
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۹	۰/۰۲۴	۰/۰۲۹	۰/۰۳۵	۰/۰۳۵	۴۵۰	
۰/۰۳۰	۰/۰۳۰	۰/۰۲۹	۰/۰۲۹	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۰/۰۳۵	۳۰	
۰/۰۲۱	۰/۰۲۳	۰/۰۲۶	۰/۰۲۷	۰/۰۲۹	۰/۰۳۰	۰/۰۳۳	۷۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۲۰	۰/۰۲۴	۰/۰۲۶	۰/۰۲۸	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۲	۰/۰۲۵	۰/۰۲۷	۰/۰۳۰	۰/۰۳۲	۱۵۰	۱۸۰ تا ۱۵۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۴	۰/۰۲۶	۰/۰۳۱	۰/۰۳۵	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۱	۰/۰۲۶	۰/۰۳۱	۰/۰۳۵	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۰	۰/۰۲۴	۰/۰۳۱	۰/۰۳۵	۳۷۵	۱۸۰ تا ۱۵۰
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۲۳	۰/۰۳۱	۰/۰۳۵	۴۵۰	
۰/۰۲۹	۰/۰۲۹	۰/۰۲۹	۰/۰۲۹	۰/۰۳۰	۰/۰۳۱	۰/۰۳۵	۳۰	
۰/۰۱۸	۰/۰۲۱	۰/۰۲۵	۰/۰۲۶	۰/۰۲۸	۰/۰۲۹	۰/۰۳۲	۷۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۲	۰/۰۲۴	۰/۰۲۶	۰/۰۲۹	۰/۰۳۱	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۰	۰/۰۲۲	۰/۰۲۵	۰/۰۲۸	۰/۰۳۱	۱۵۰	۲۵۰ تا ۱۸۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۱۹	۰/۰۲۳	۰/۰۲۸	۰/۰۳۴	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۱	۰/۰۲۷	۰/۰۳۵	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۰	۰/۰۲۶	۰/۰۳۵	۳۷۵	۲۵۰ تا ۱۸۰
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۲۵	۰/۰۳۵	۴۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۳	۰/۰۲۴	۰/۰۲۶	۰/۰۲۸	۰/۰۳۱	۷۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۲	۰/۰۲۴	۰/۰۲۷	۰/۰۳۰	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۱۹	۰/۰۲۲	۰/۰۲۶	۰/۰۳۰	۱۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۴	۰/۰۳۳	۲۲۵	۳۰۰ تا ۲۵۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۳	۰/۰۳۲	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۲	۰/۰۳۳	۳۷۵	
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۲۱	۰/۰۳۳	۴۵۰	

(ادامه جدول ۱۴)

درصد شیب							$W_b + W_m$ (کیلوگرم بر متر)	طول ماشین نقاله (متر)
۳۳	۲۴	۱۲	۹	۶	۳	۰		
شیب (درجه)								
۱۸	۱۴	۷	۵	۳/۵	۲	۰		
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۱	۰/۰۲۲	۰/۰۲۴	۰/۰۲۶	۰/۰۲۹	۷۵	۴۰۰ تا ۳۰۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۱	۰/۰۲۴	۰/۰۲۸	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۳	۰/۰۲۸	۱۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۰	۰/۰۲۹	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۱	۰/۰۳۰	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۰	۰/۰۳۰	۳۷۵	
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۹	۰/۰۳۰	۴۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۸	۰/۰۲۰	۰/۰۲۲	۰/۰۲۴	۰/۰۲۷	۷۵	۵۰۰ تا ۴۰۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۱	۰/۰۲۶	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۰	۰/۰۲۵	۱۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۶	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۴	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۳	۳۷۵	
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۲۲	۴۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۱۸	۰/۰۲۱	۰/۰۲۳	۰/۰۲۶	۷۵	۷۵۰ تا ۵۰۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۱	۰/۰۲۵	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۴	۱۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۴	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۱	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۱	۳۷۵	
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۲۰	۴۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۱۹	۰/۰۲۲	۰/۰۲۴	۷۵	۱۰۰۰ تا ۷۵۰
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۰/۰۲۳	۱۱۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۷	۰/۰۲۲	۱۵۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۲۲	۲۲۵	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۹	۳۰۰	
۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۶	۰/۰۱۸	۳۷۵	
۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۰/۰۱۸	۴۵۰	

L_b : طول هدایت کننده‌های مواد (متر).
 h_s : عمق تماس مواد با هدایت کننده‌های مواد (سانتی‌متر).
 T_D : کشش مربوط به پولی‌ها، برای پولی‌های سر و ته ۲۰ کیلوگرم و برای پولی‌های دیگر ۱۵ کیلوگرم در نظر بگیرید.

باید توجه داشت در همه شرایط T برابر T_{max} نیست. طراح باید کوشش کند T_{max} را بدست آورد و به طور کل برای یافتن T_{max} باید راهی را انتخاب کند که منجر به T_{max} شود، نه این که T را بدست آورد.

$$T_{Accessories} = T_T + T_P + T_S + T_{SK} + T_D$$

T_T : کشش مربوط به گردشگرها (کیلوگرم)
(جدول ۱۵).

T_P : کشش مربوط به گوه‌های تخلیه بار (کیلوگرم)
(جدول ۱۶).

T_S : کشش مربوط به پاک‌کن‌ها به ازای هر سانتی‌متر از عرض تسمه‌نقاله ۰/۴ تا ۰/۶ کیلوگرم کشش اضافی لازم دارد.

T_{SK} : کشش اضافی برای هدایت‌کننده‌های مواد (کیلوگرم).

$$T_{SK} = 0.5086 C_s L_b h_s^2$$

C_s : ضریب اصطکاک هدایت‌کننده‌ها با مواد
(جدول ۱۷).

جدول ۱۵ (کشش تسمه‌های گردشگر بدون کاسه نمذ برای قیف، قیف سهراهی یا دوراهی استاندارد T_T)

عرض تسمه (سانتی‌متر)	کشش اضافی تسمه برای گردشگر (کیلوگرم)
۴۰	۲۲/۵
۴۵	۳۰
۶۰	۵۰
۷۵	۶۵
۹۰	۶۵
۱۰۵	۷۰
۱۲۰	۷۰
۱۳۵	۸۰
۱۵۰	۸۰

جدول ۱۶ (کشش گوه‌های تخلیه T_p)

انواع گوه	کشش اضافی گوه (کیلوگرم بر سانتی‌متر عرض تسمه)
گوه V کامل یا تک شیب که همه مواد را از روی تسمه تخلیه می‌کند	۰/۲۱۵
گوه V ناقص یا تک شیب که نیمی از مواد را از روی تسمه تخلیه می‌کند	۰/۱۵

جدول ۱۷ (ضریب اصطکاک هدایت‌کننده مواد C_S)

مواد	ضریب C_S	مواد	ضریب C_S	مواد	ضریب C_S
اکسید آلومینیوم خشک	۰/۱۲۱۰	کک نرم	۰/۰۴۵۲	سنگ آهک خشک	۰/۱۲۸
خاکستر زغال‌سنگ خشک	۰/۰۵۷۱	کک کلوخ	۰/۰۱۸۶	کلرومنیز بوم خشک	۰/۰۲۷۶
بوکسیت	۰/۱۸۸۱	خرده شیشه	۰/۰۸۳۶	جو	۰/۰۲۱۹
حبوبات	۰/۰۷۹۸	غله	۰/۰۴۳۳	سنگ فسفات خشک	۰/۱۰۸۶
بوراکس	۰/۰۷۳۴	شن	۰/۱۱۴۵	نمک معدولی	۰/۰۸۱۴
سبوس دانه‌ای	۰/۰۲۳۸	ژیبوم ۴ سانتی‌متری	۰/۰۹۰	ماسه بادی	۰/۱۳۷۸
سیمان پورت‌لند خشک	۰/۲۱۲۰	سنگ معدن آهن	۰/۲۷۶۰	خاک اره	۰/۰۰۸۶
سیمان کیلینکر	۰/۱۲۲۸	آهک ۰/۳ سانتی‌متری	۰/۱۱۶۶	کربنات سدیم	۰/۰۷۰۵
خاک رس خشک	۰/۰۹۲۴	آهک هیدراته	۰/۰۴۹	نشاسته	۰/۰۶۲۳
زغال‌سنگ آنتراسیت	۰/۰۵۳۸	سنگ معدن مس	۰/۰۲۰۳	شکر دانه‌ای خشک	۰/۰۳۴۹
زغال‌سنگ بیتوفینوس	۰/۰۷۵۴	آرد گندم	۰/۰۲۶۵	خرده چوب	۰/۰۰۹۵

به مقادیر کشش هدایت‌کننده‌های مواد می‌بایست ۴/۵ کیلوگرم برای هر متر از هدایت‌کننده مواد اضافه کرد. این مقدار برای اصطکاک لبه‌های لاستیکی هدایت‌کننده مواد است که با سطح تسمه در تماسند.

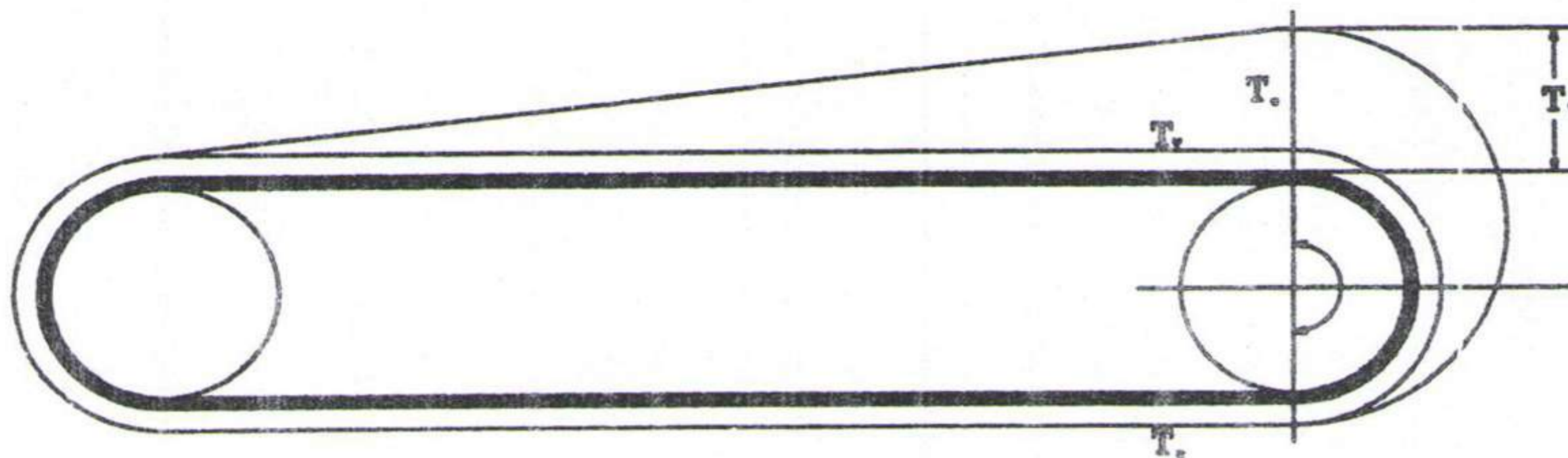
دو نوع ماشین نقاله افقی و ماشین نقاله بالابر را انتخاب می‌کنیم و نمودار کششهای وارد بر آنها را در زیر نشان می‌دهیم.

۴-۱. نمودار کششهای وارد بر تسمه نقاله و

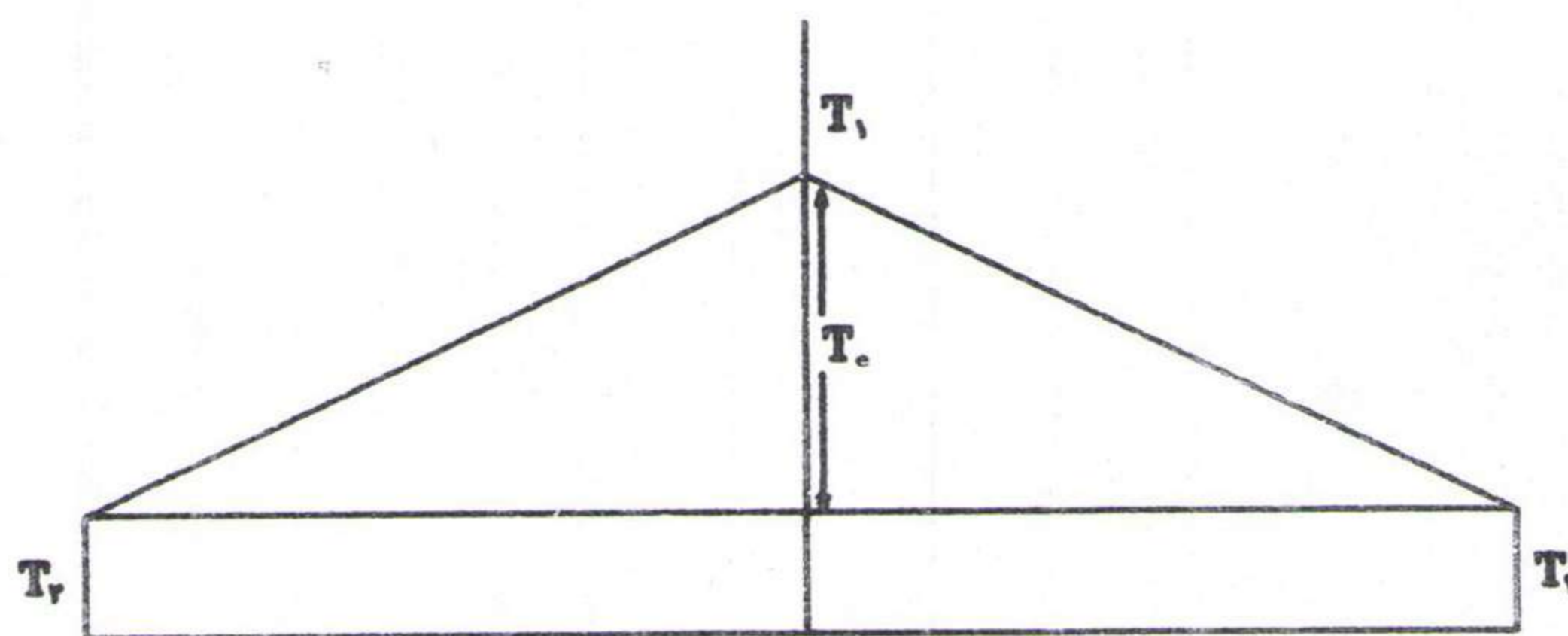
نمودار تشریحی آنها

برای درک بیشتر نقاط تأثیر کششها بر تسمه نقاله

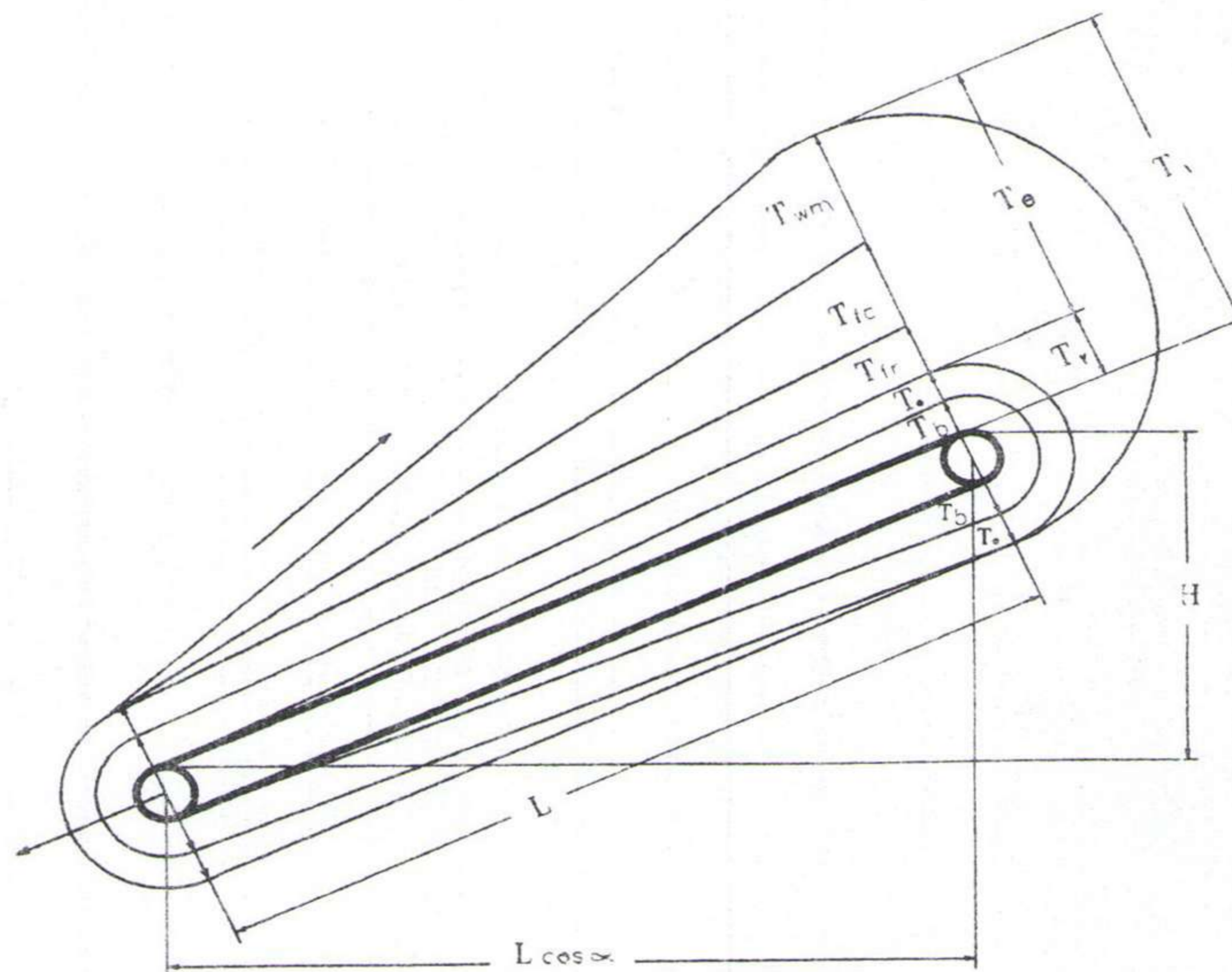
نمودار ۵ (تسمه افقی)



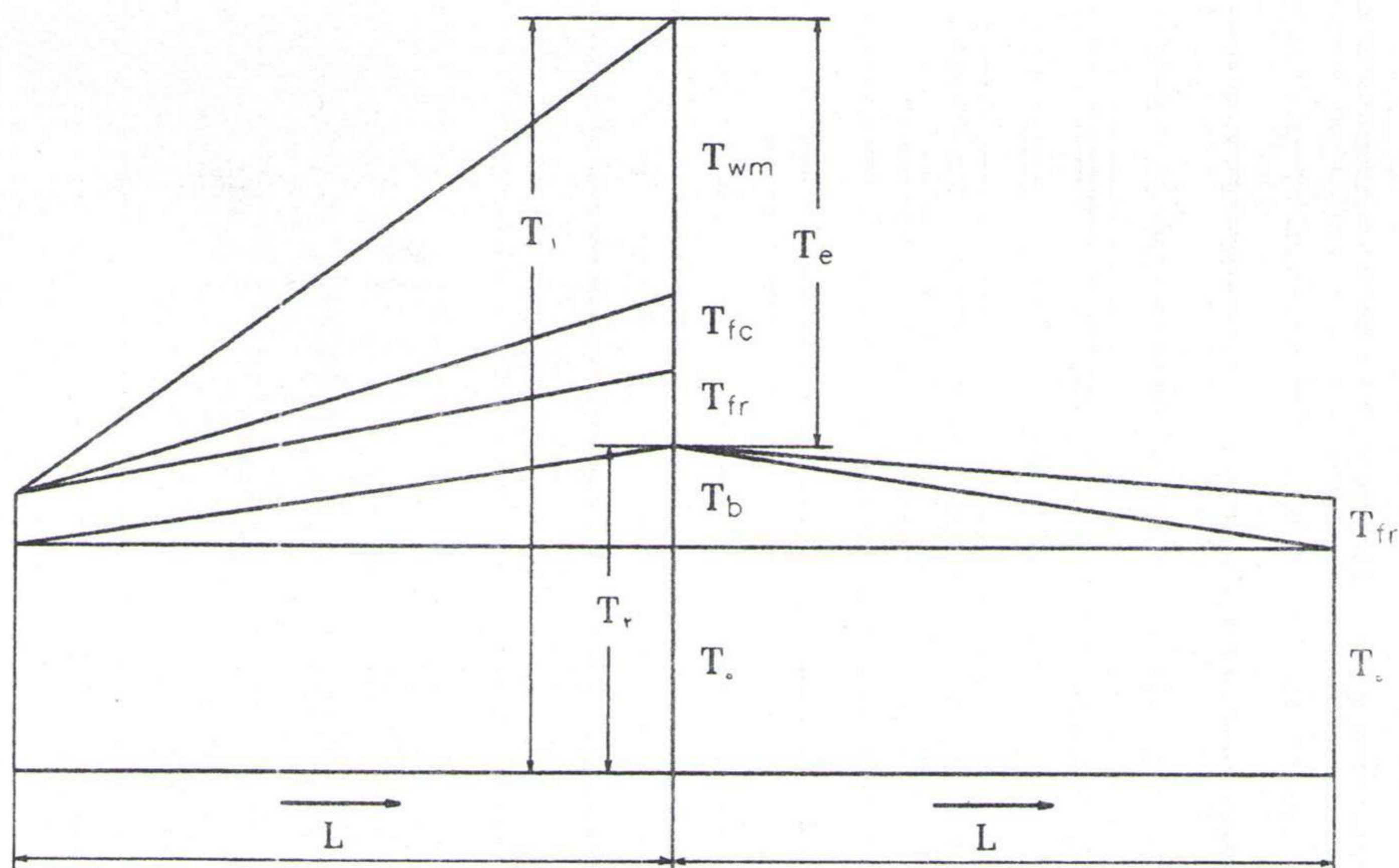
نمودار ۶ (تشریح تسمه افقی)



نمودار ۷ (تسمه بالابر)



نمودار ۸ (تشریح تسمه بالابر)

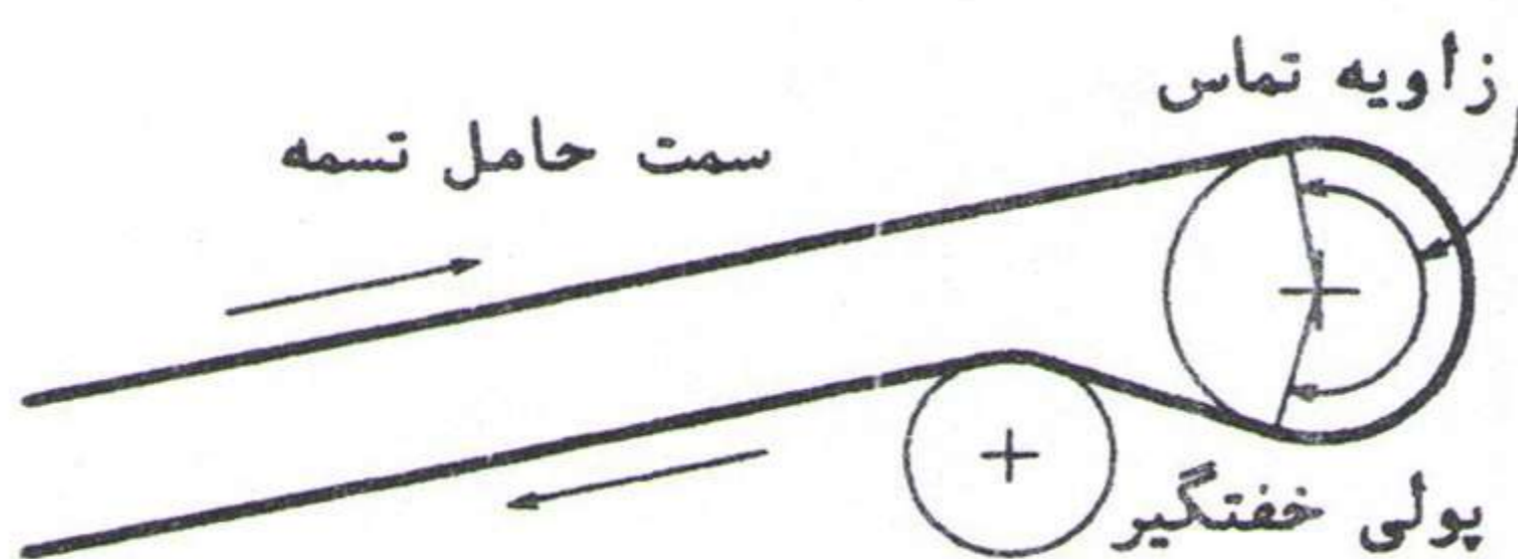


۴-۲. انواع ماشین نقاله و فرمول‌های محاسبه کششهای وارد بر تسمه آنها

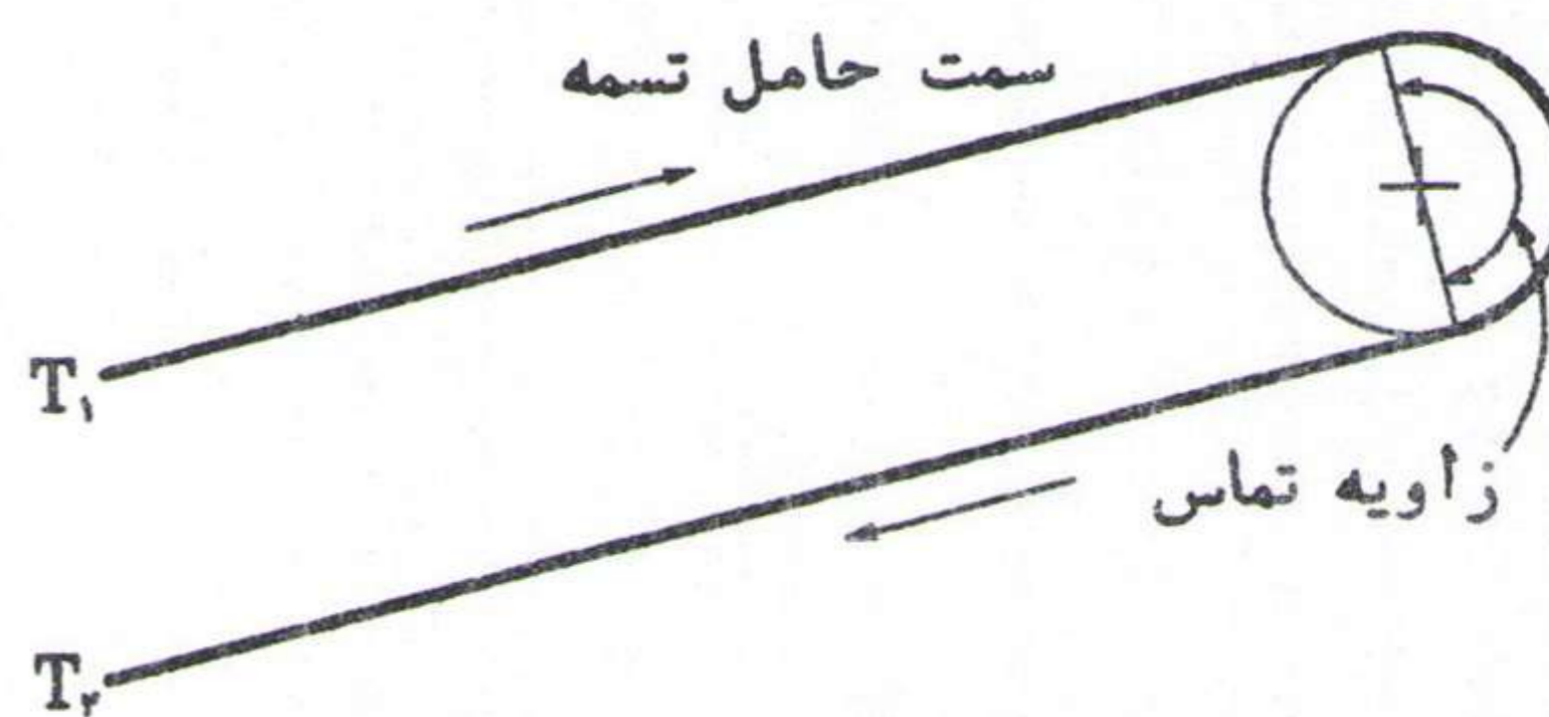
ماشین‌های نقاله انواع گوناگون دارند؛ این گوناگونی به سبب افقی، بالابر یا پایین‌بر بودن ماشین نقاله و محل قرار گرفتن پولی (درام) جلوبر (درامی که نیرو به آن وارد می‌شود) و همچنین تعداد جلوبرها است.

۴-۲-۱. انواع ماشین نقاله و محل قرار گرفتن پولی جلوبر آنها

شکل ۹ (یک پولی جلوبر در سر، با پولی خفتگیر)

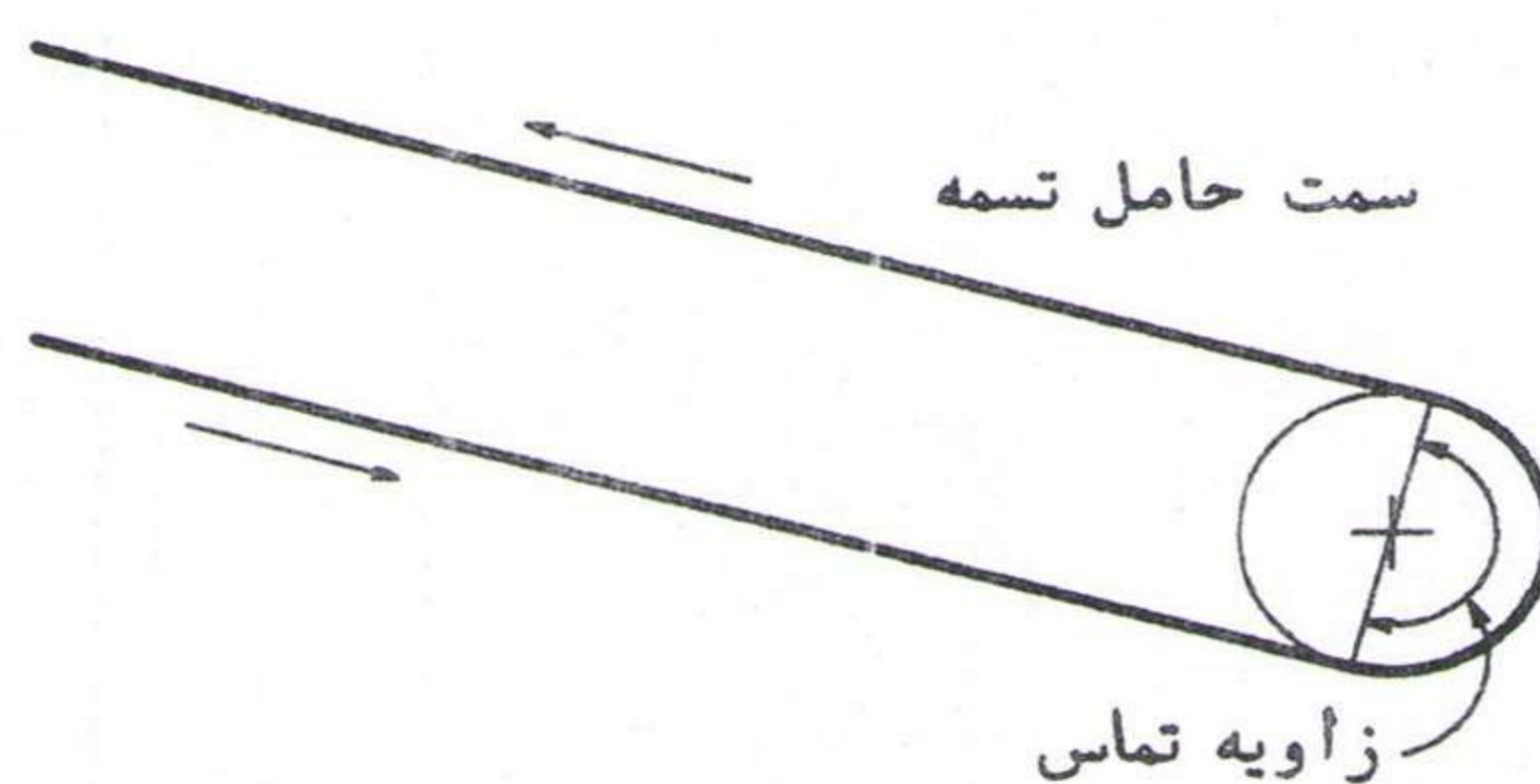


شکل ۸ (یک پولی جلوبر در سر، بدون استفاده از پولی خفتگیر)



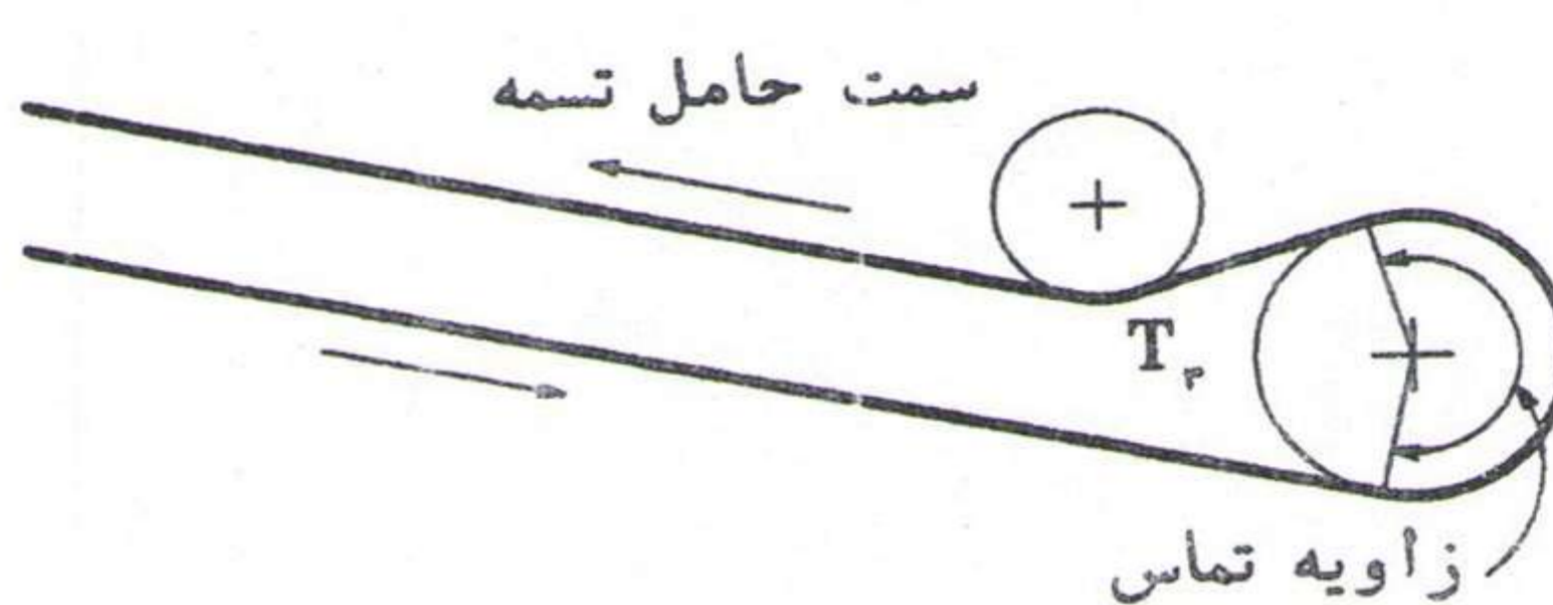
شکل ۱۰

(یک پولی جلوبر در انتها، بدون استفاده از پولی خفتگیر)



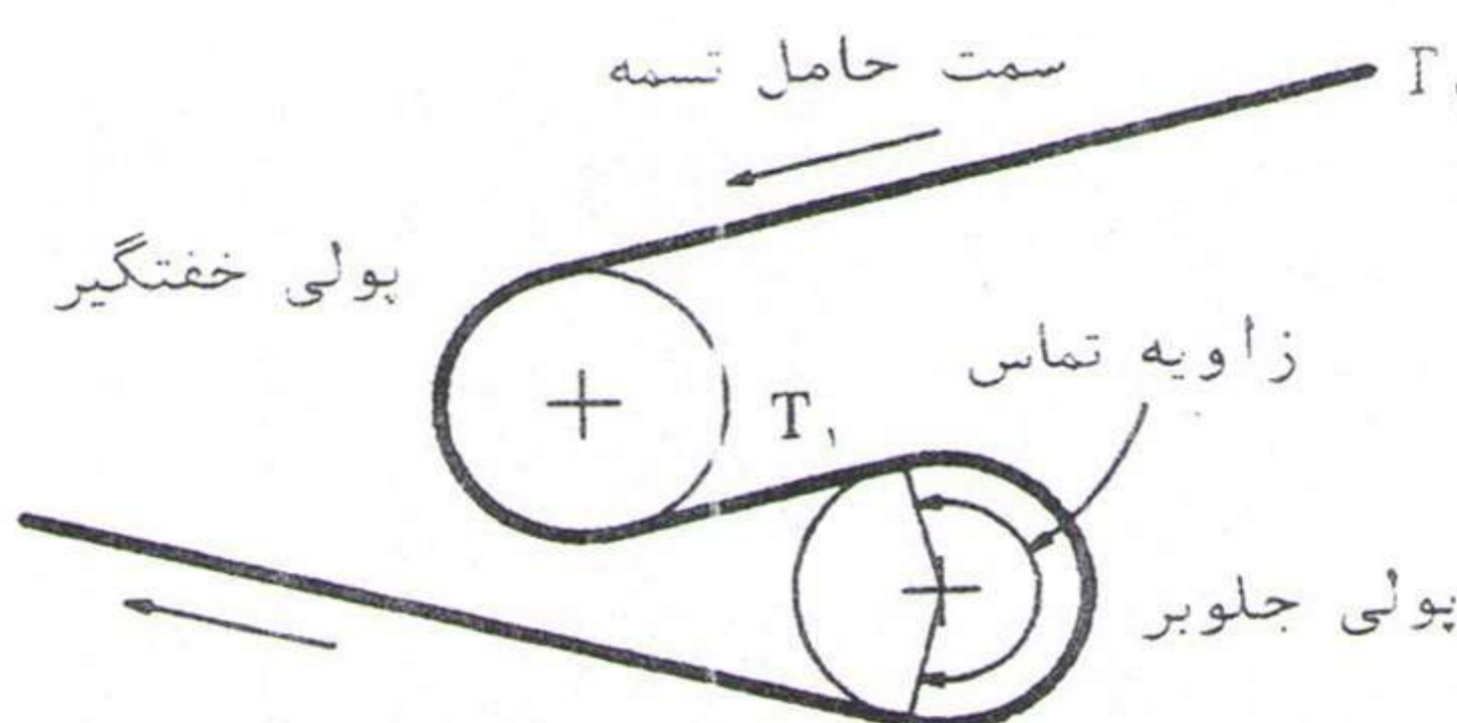
شکل ۱۱

(یک پولی جلوبر در انتها، با استفاده از پولی خفتگیر)



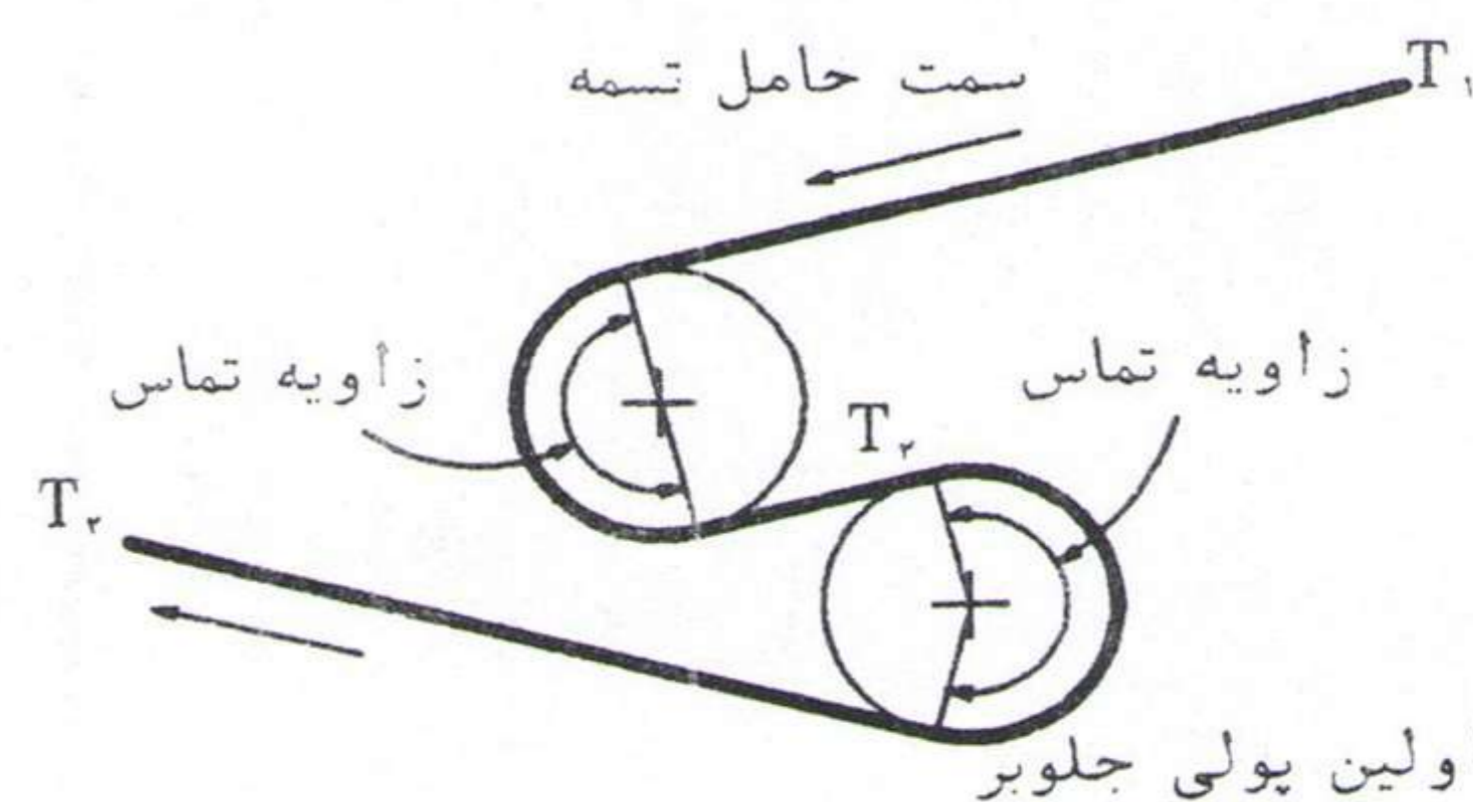
شکل ۱۲

(یک پولی جلوبر در سمت برگشت تسمه)



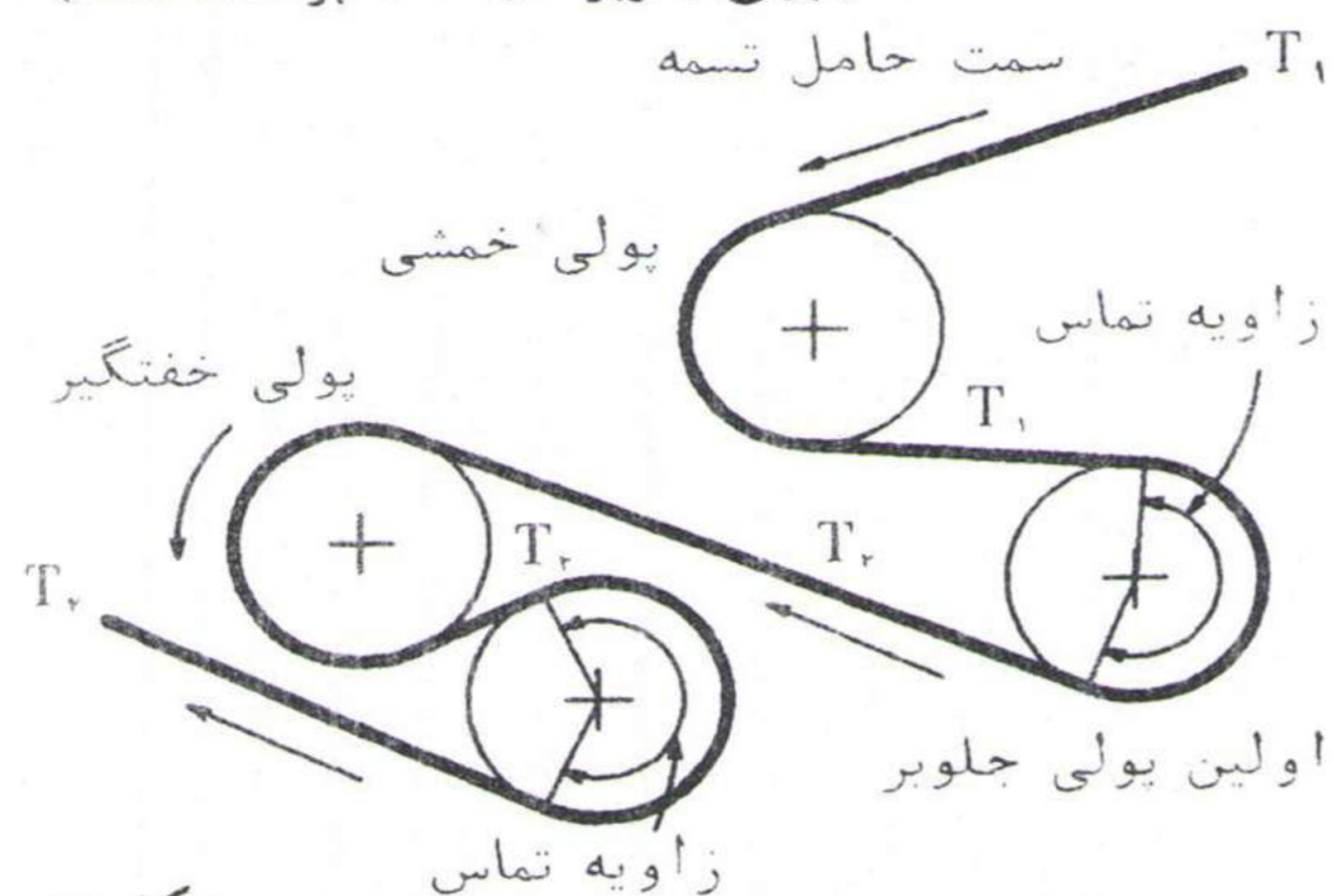
شکل ۱۳

(دو پولی جلوبر پشت سر هم در سمت برگشت تسمه)



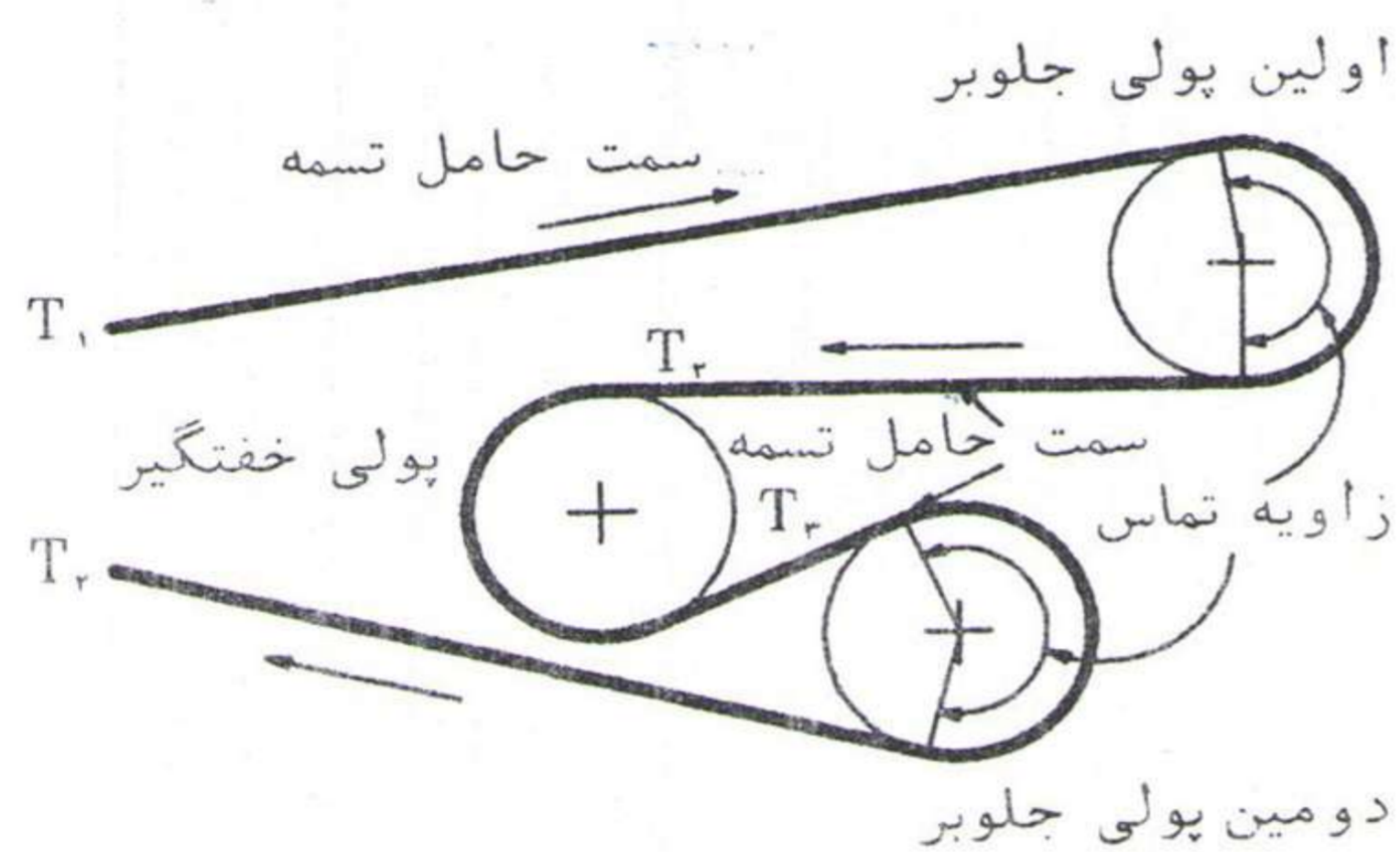
شکل ۱۴

(دو پولی جلوبر، در سمت برگشت تسمه)



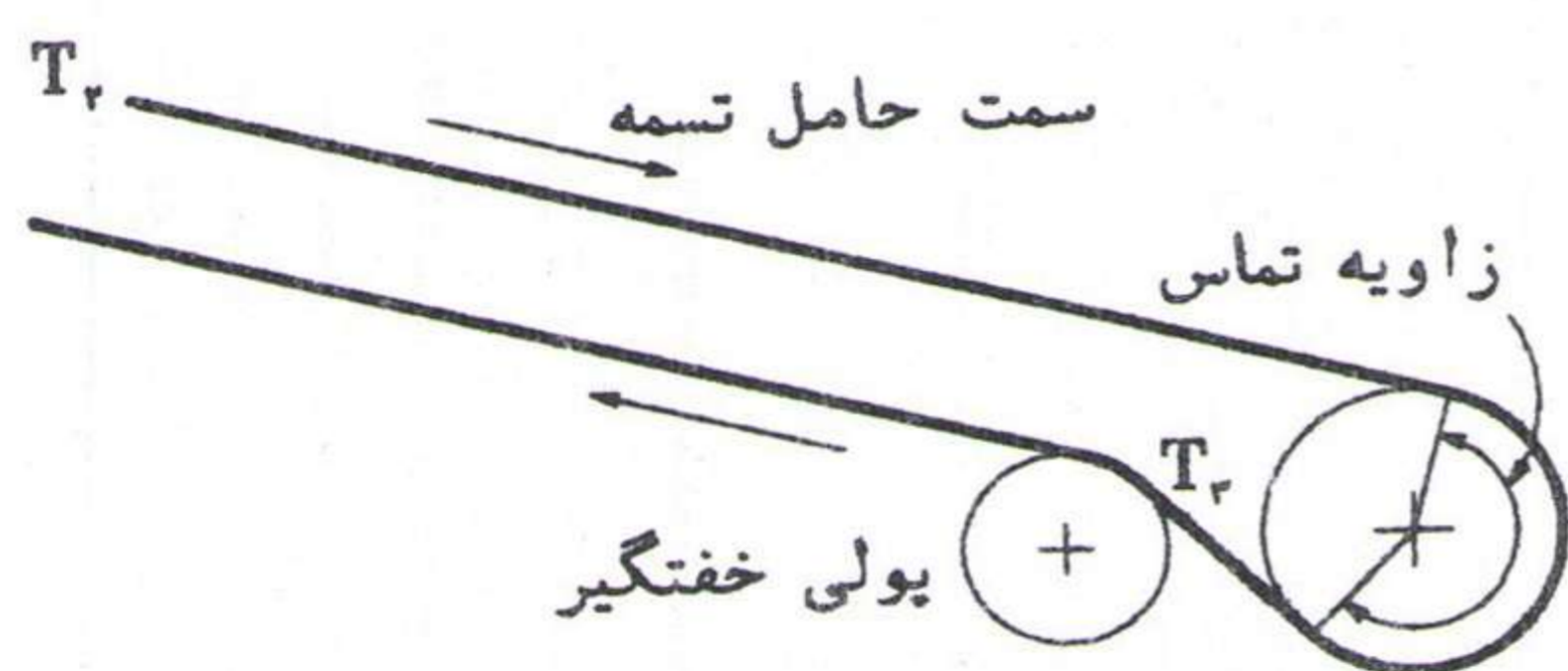
شکل ۱۵

(دو پولی جلوبر، یکی از آنها پولی سراسر)



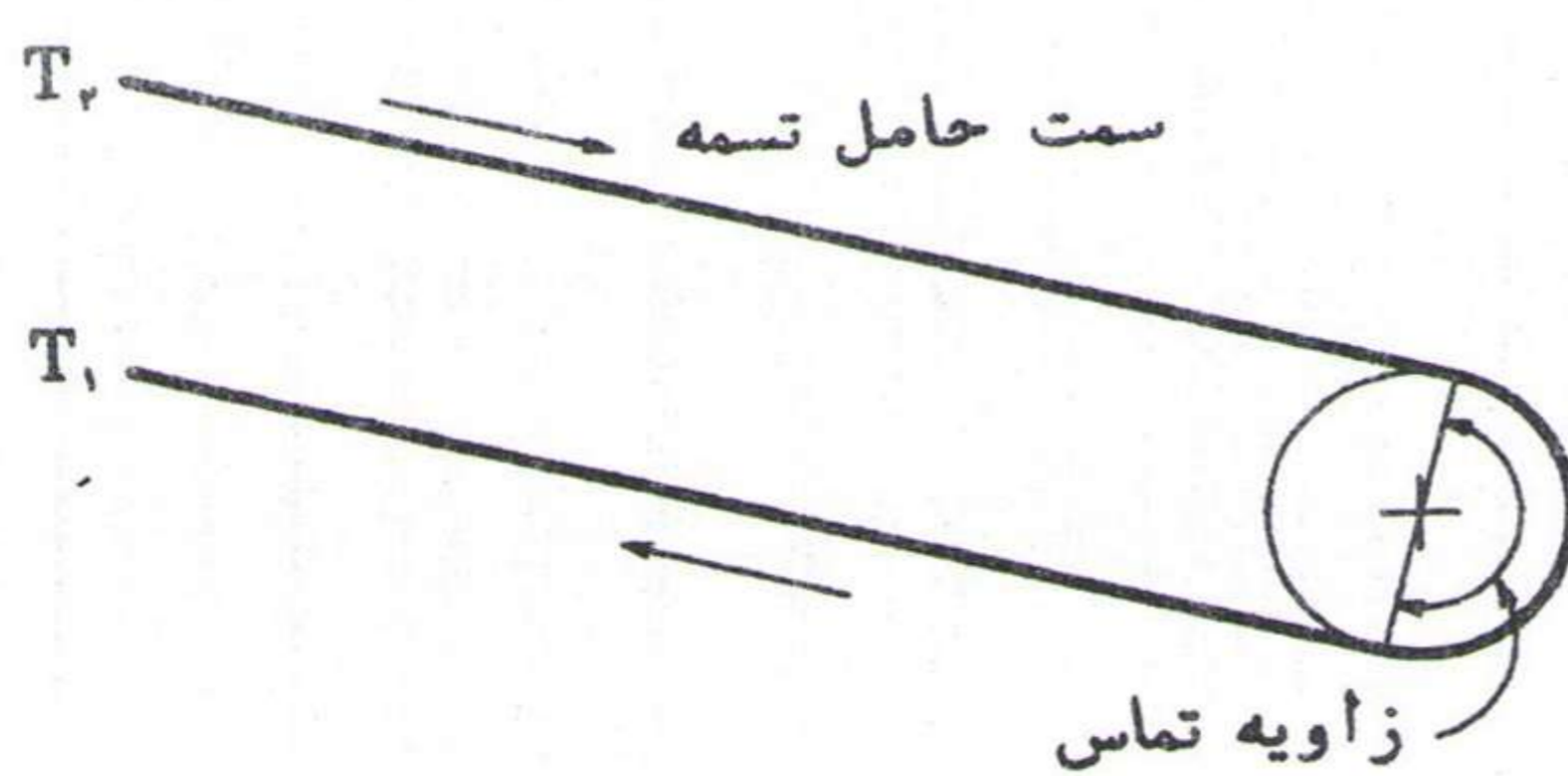
شکل ۱۶

(یک پولی جلوبر در سر، با استفاده از پولی خفتگیر)



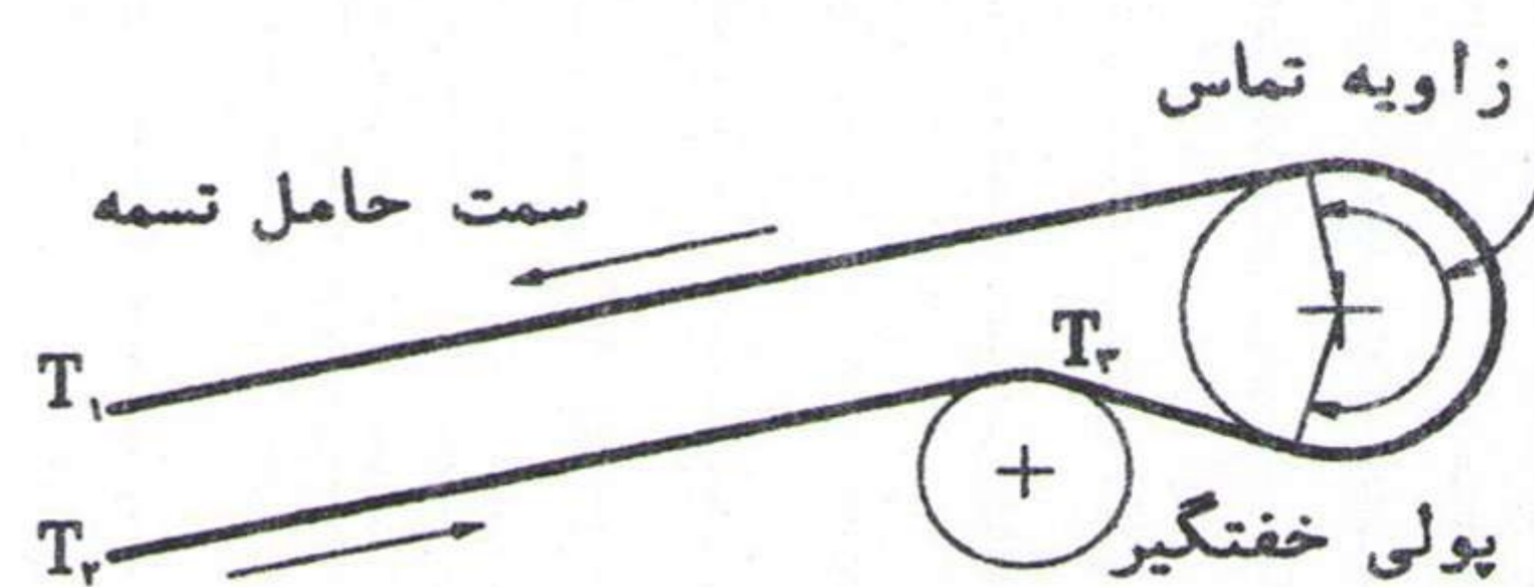
شکل ۱۷

(یک پولی جلوبر در سر، بدون استفاده از پولی خفتگیر)



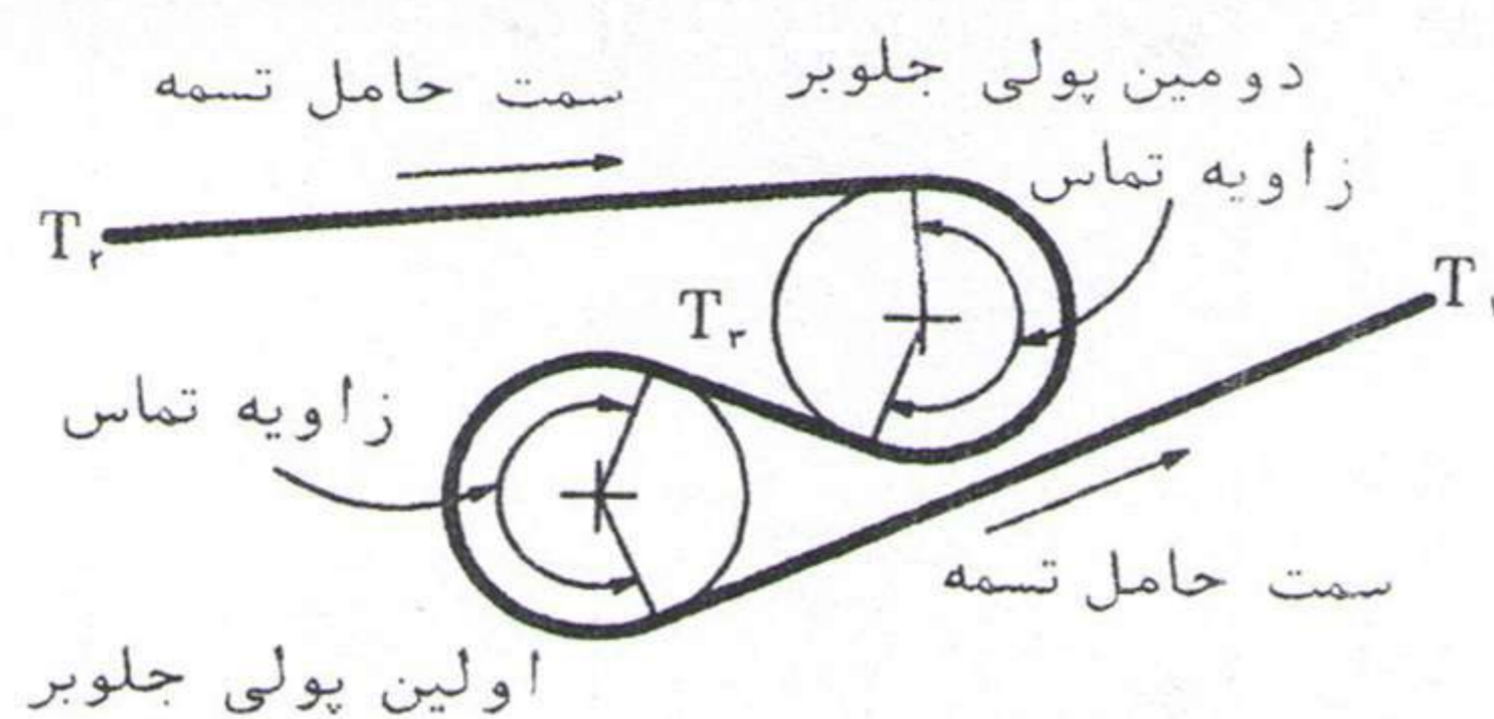
شکل ۱۸

(یک پولی جلوبر در انتها، از پولی خفتگیر استفاده شده است)



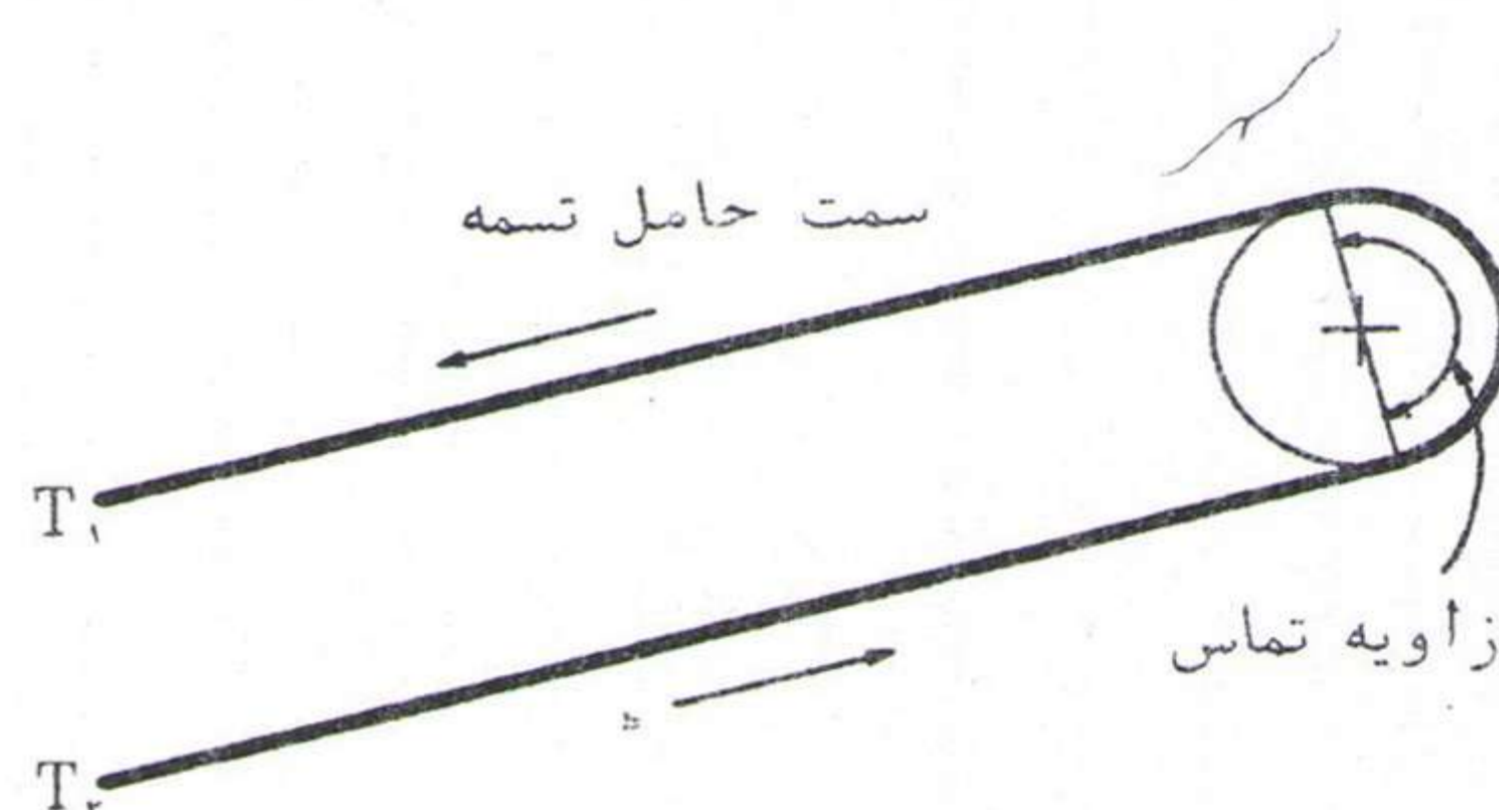
شکل ۲۱

(دو پولی جلوبر پشت سر هم، در سمت برگشت تسمه)



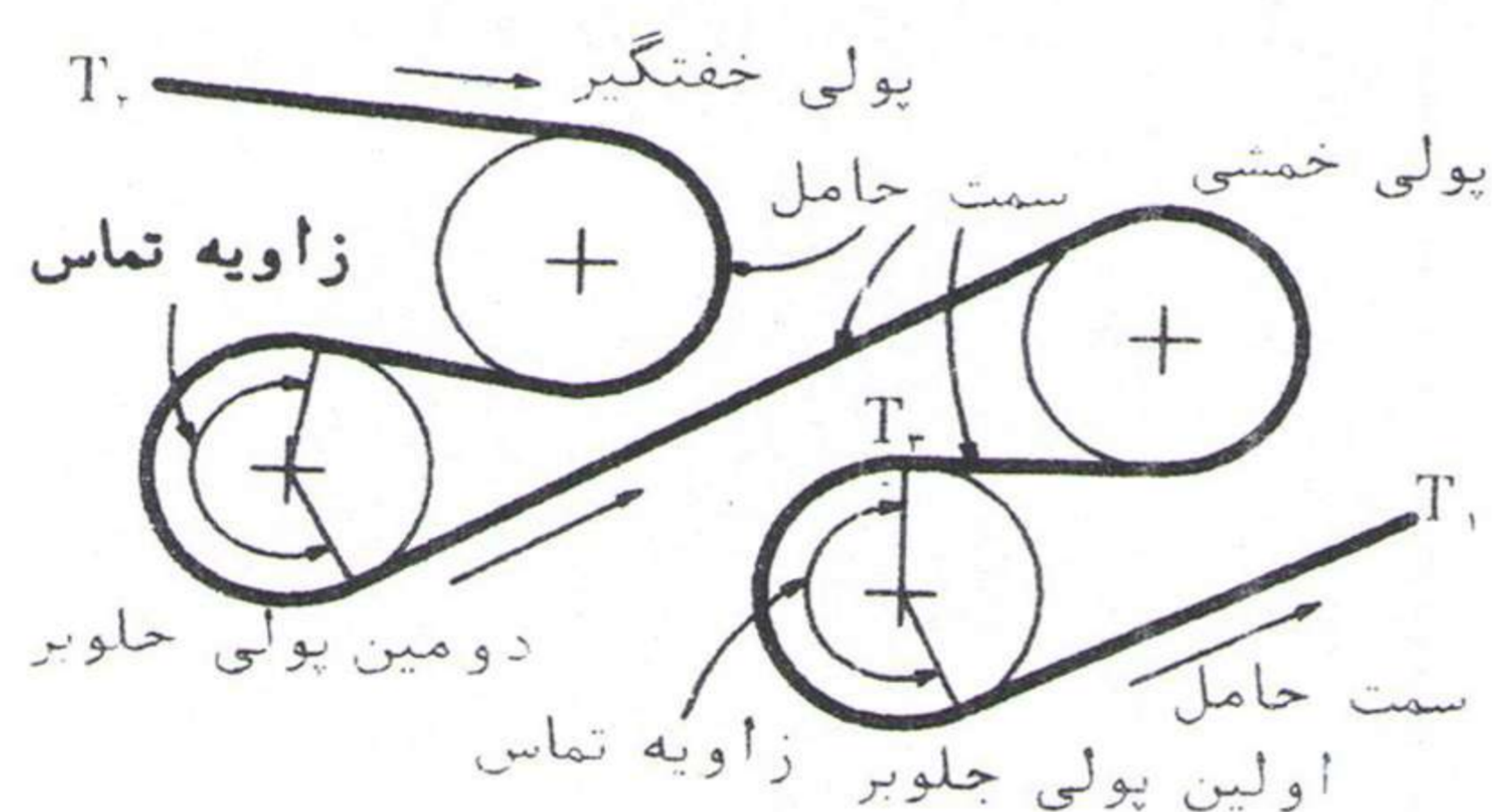
شکل ۱۹

(یک پولی جلوبر در انتها، از پولی خفتگیر استفاده نشده است)



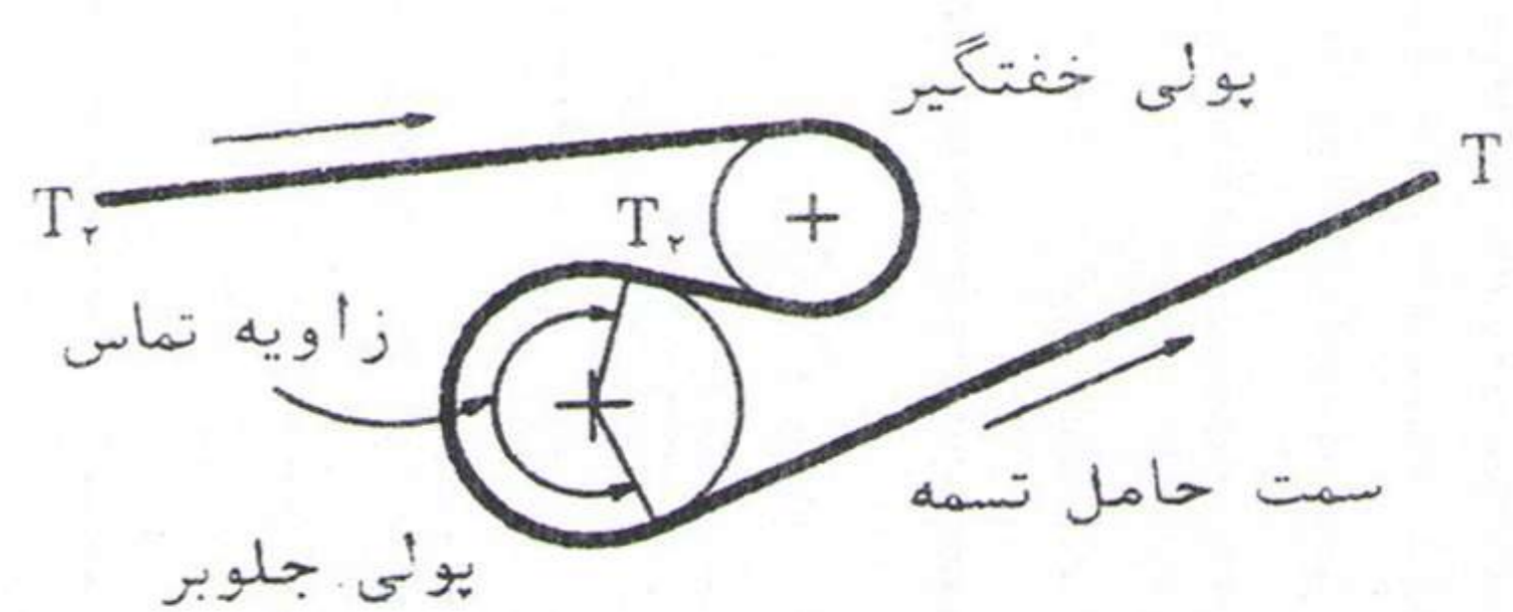
شکل ۲۲

(دو پولی جلوبر در سمت برگشت تسمه)



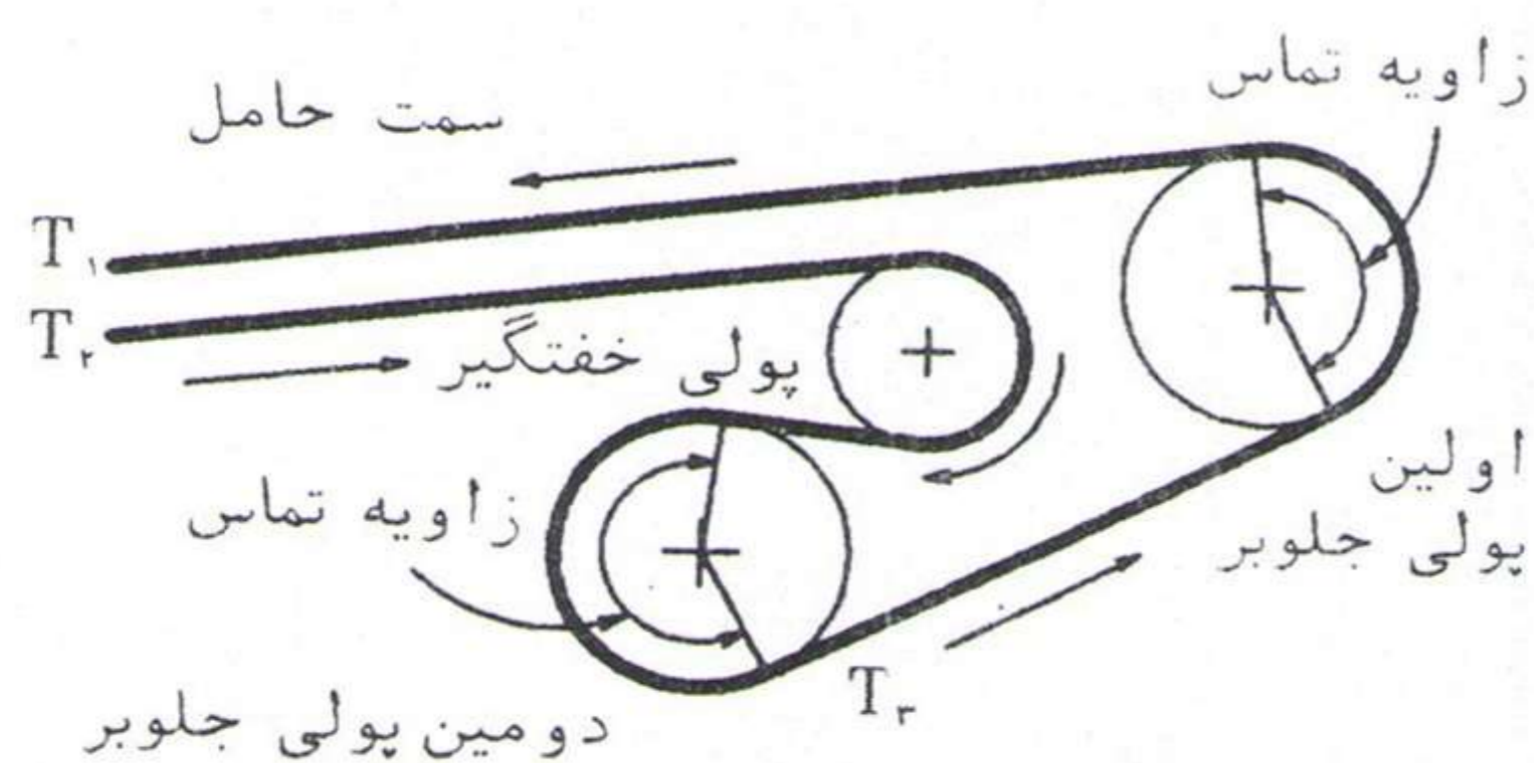
شکل ۲۰

(یک پولی جلوبر در سمت برگشت تسمه)



شکل ۲۳

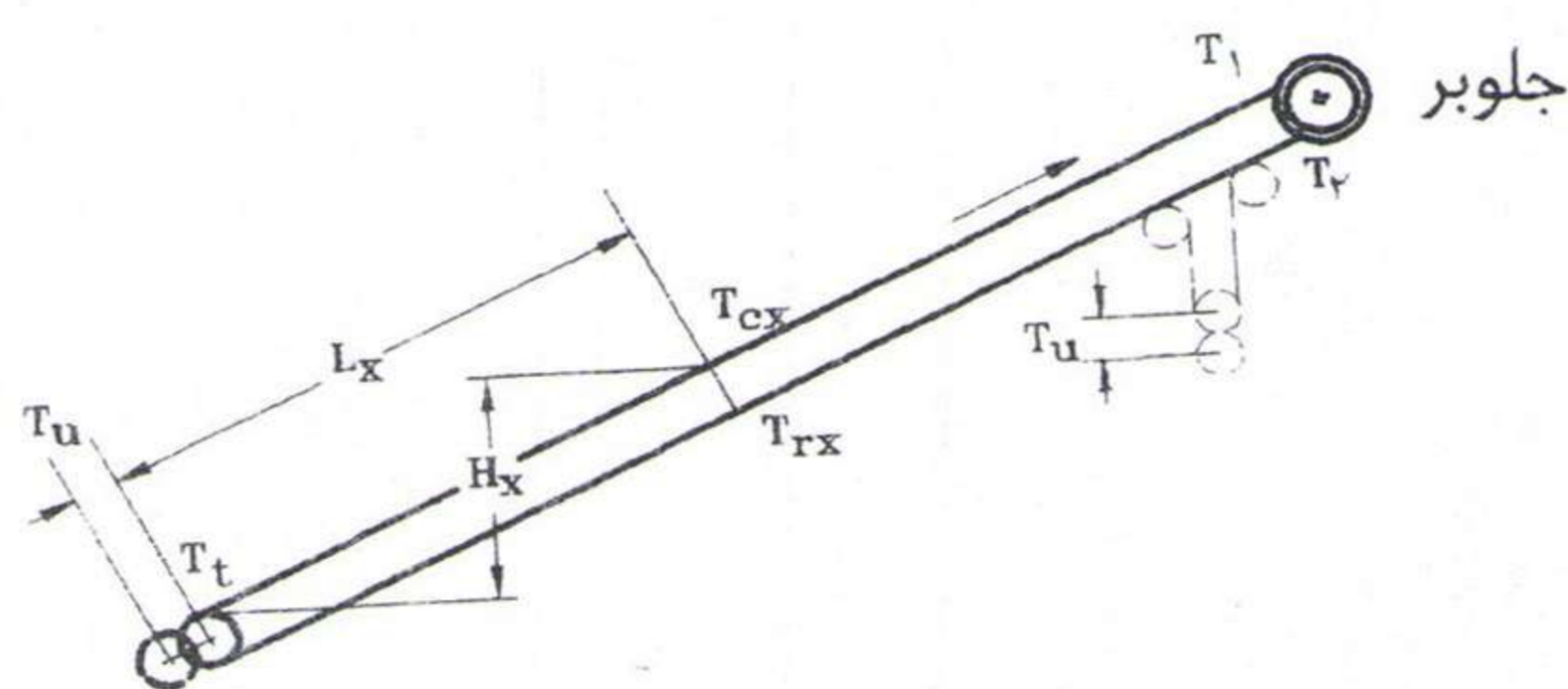
(دو پولی جلوبر، پولی اولیه در انتها ماشین نقاله قرار دارد)



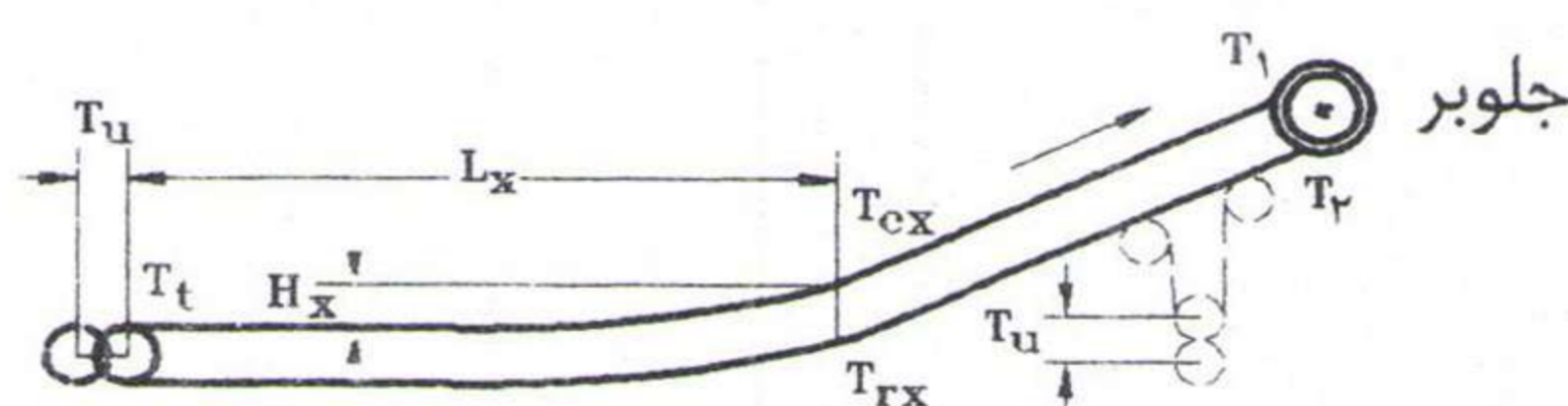
۴-۲-۲. انواع ماشین نقاله و فرمول‌های محاسبه آنها

$$\begin{aligned}
 T_e &= T_1 - T_r & T_r &= C_w \times T_e & \text{یا} & T_r &= T_1 + T_b - T_f & \text{(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)} \\
 T_t &= T_c & & & & & & \text{(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)} \\
 T_r &= T_{\min} & T_1 &= T_{\max} \\
 T_{cx} &= T_{fcx} + T_{wcx} + T_t & T_{rx} &= T_t + T_{wrx} - T_{frx}
 \end{aligned}$$

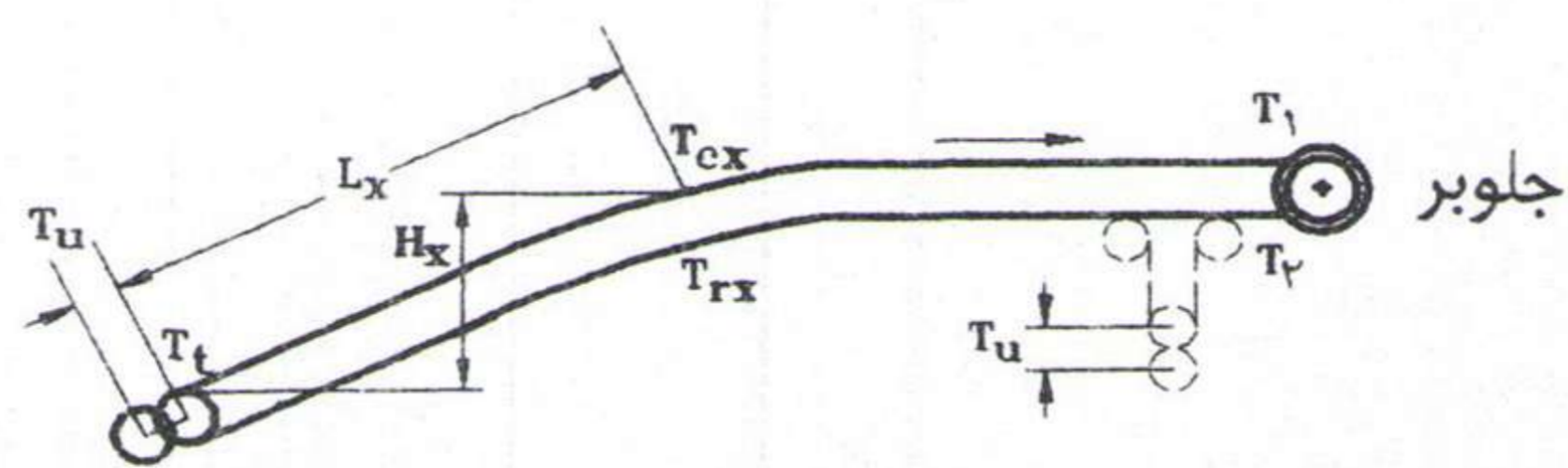
شکل ۲۴ (ماشین نقاله بالابره، با پولی جلوبر در سر)



شکل ۲۵ (ماشین نقاله با انحنای کاو، با پولی جلوبر در سر)



شکل ۲۶ (ماشین نقاله با انحنای کوژ و پولی جلوبر در سر)



* TU نماد Take Up محل وسیله کششی است.

$$T_e = T_1 - T_r$$

$$T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_e$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

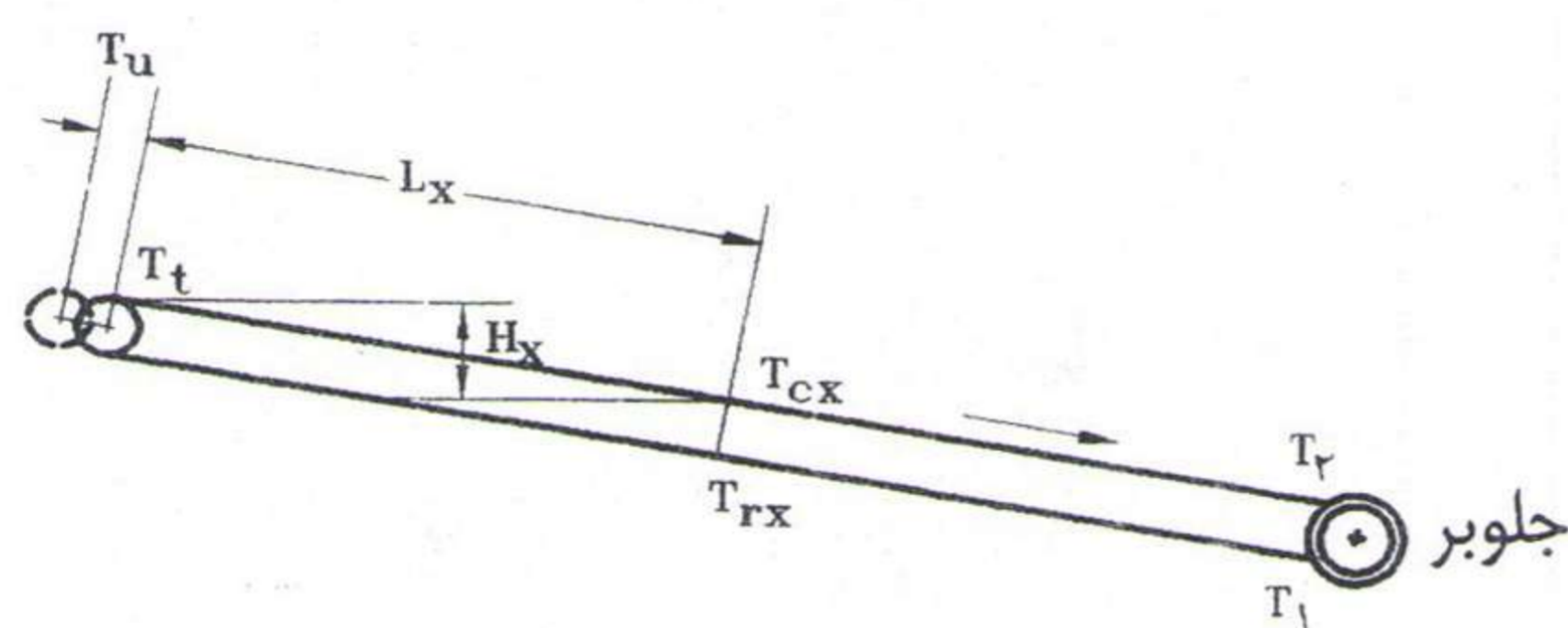
$$T_t = T_{max} = T_r + T_b + T_f$$

$$T_{cx} = T_{fcx} - T_{wcx} + T_t$$

$$T_{rx} = T_t - T_{wrx} - T_{frx}$$

شکل ۳۰

(ماشین نقاله پایین بر با پولی جلوبر در سر)



$$T_e = T_1 - T_r$$

$$T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_e - T_e$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_t = T_e + T_r \quad \text{یا} \quad T_t = T_r + T_b + T_f$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

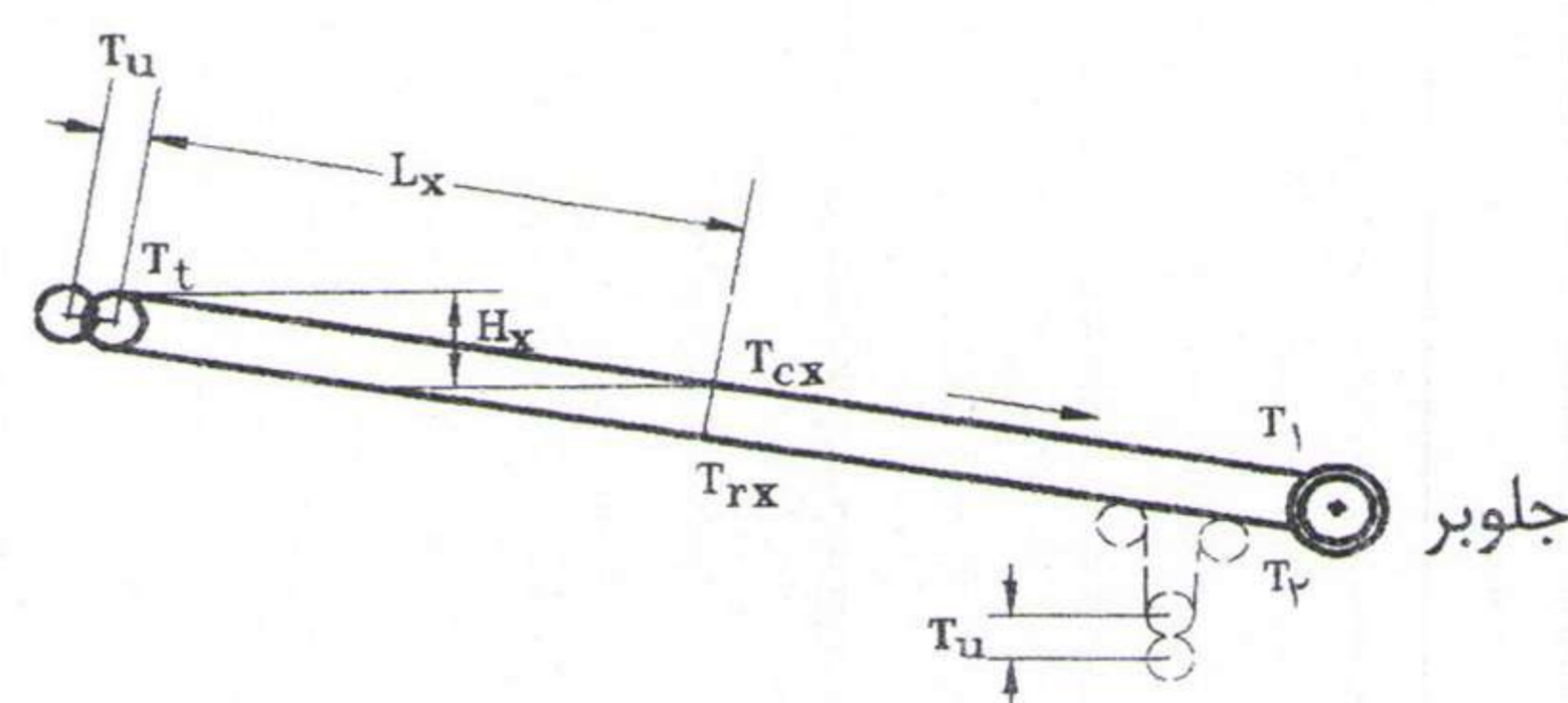
$$T_{max} = T_t = T_1$$

$$T_{cx} = T_{fcx} - T_{wcx} + T_t$$

$$T_{rx} = T_t - T_{wrx} - T_{frx}$$

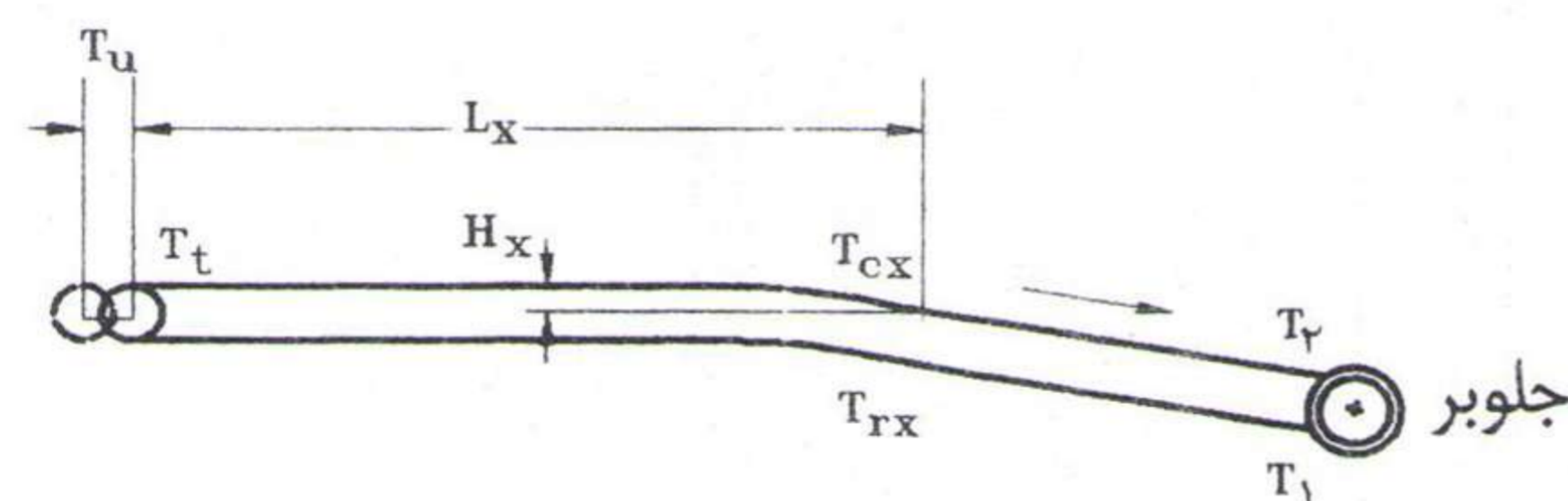
شکل ۲۷

(ماشین نقاله پایین بر با پولی جلوبر در سر)



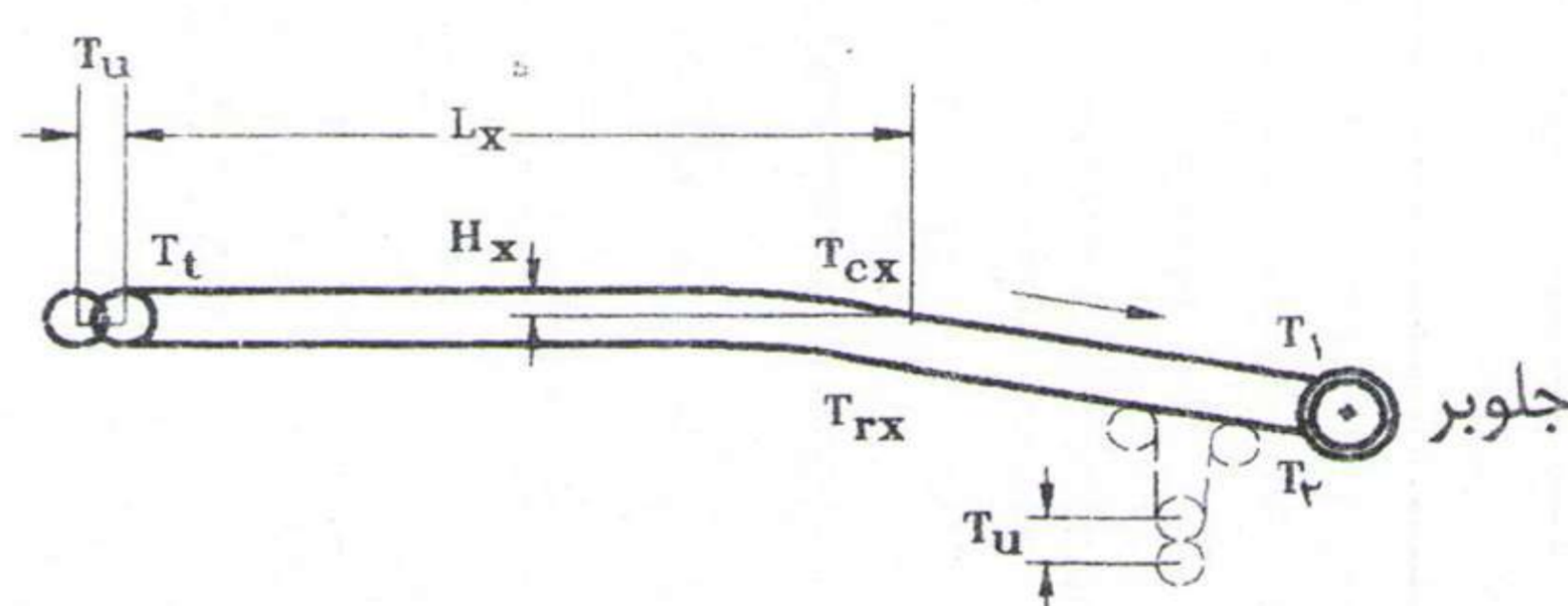
شکل ۳۱

(ماشین نقاله با انحنای کوژ، پولی جلوبر در سر)



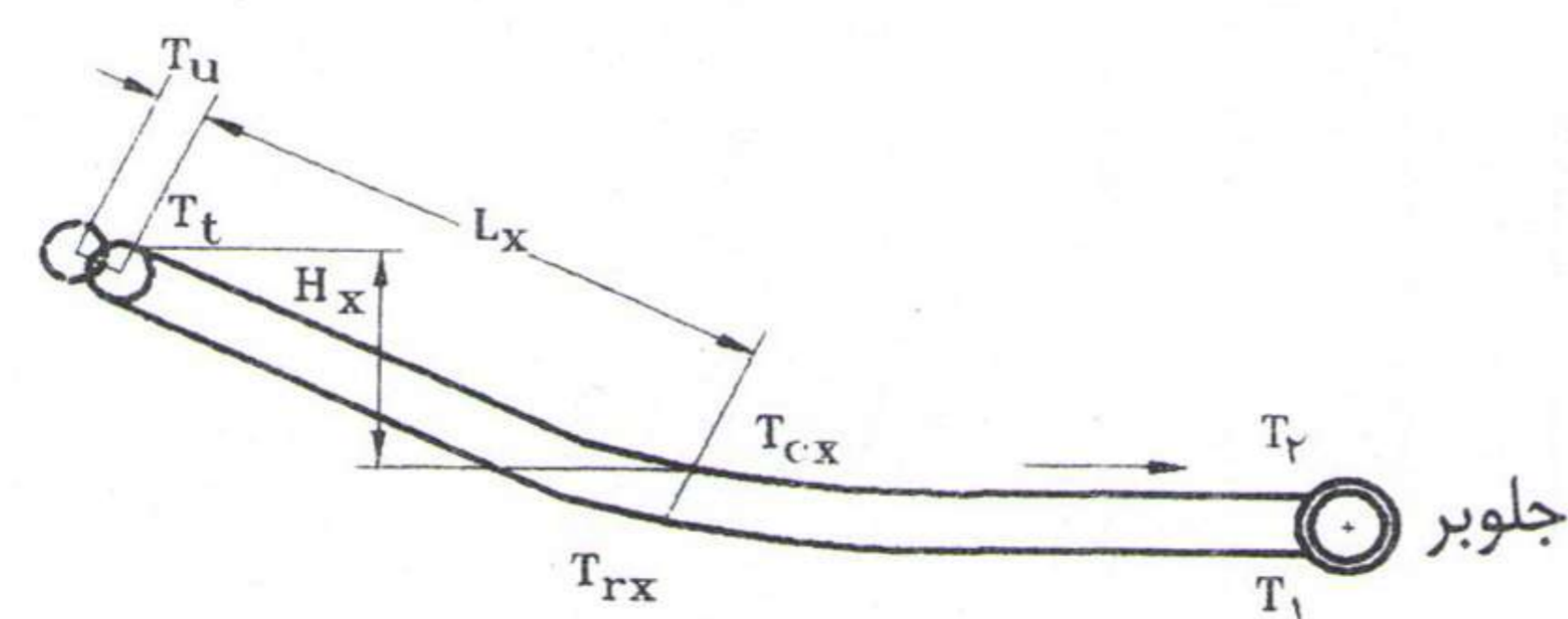
شکل ۲۸

(ماشین نقاله با انحنای کوژ، پولی جلوبر در سر)



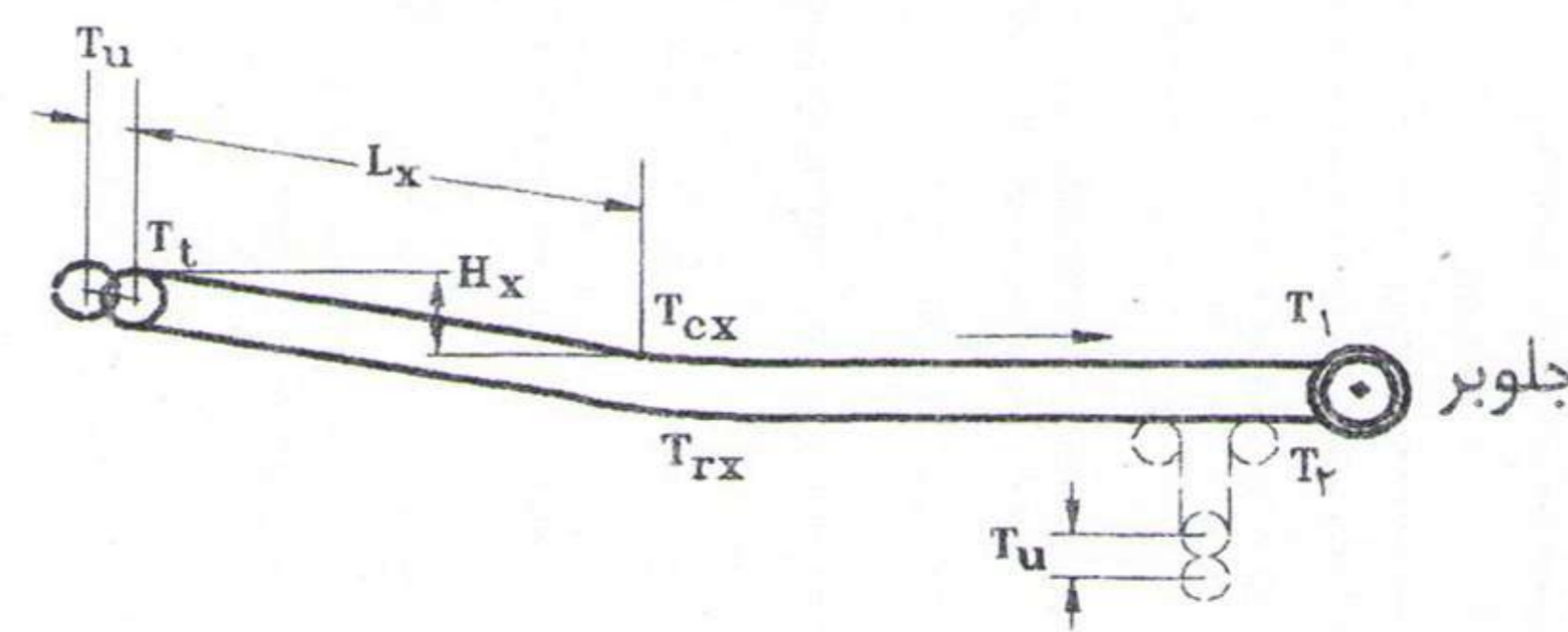
شکل ۳۲

(ماشین نقاله انحنای کاو، پولی جلوبر در سر)



شکل ۲۹

(ماشین نقاله با انحنای کاو، پولی جلوبر در سر)



$$T_e = T_1 - T_r$$

$$T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_h + T_b + T_f - T_e$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_h = T_r \quad \text{یا} \quad T_h = T_t - T_b - T_f$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_b = H \times W_b$$

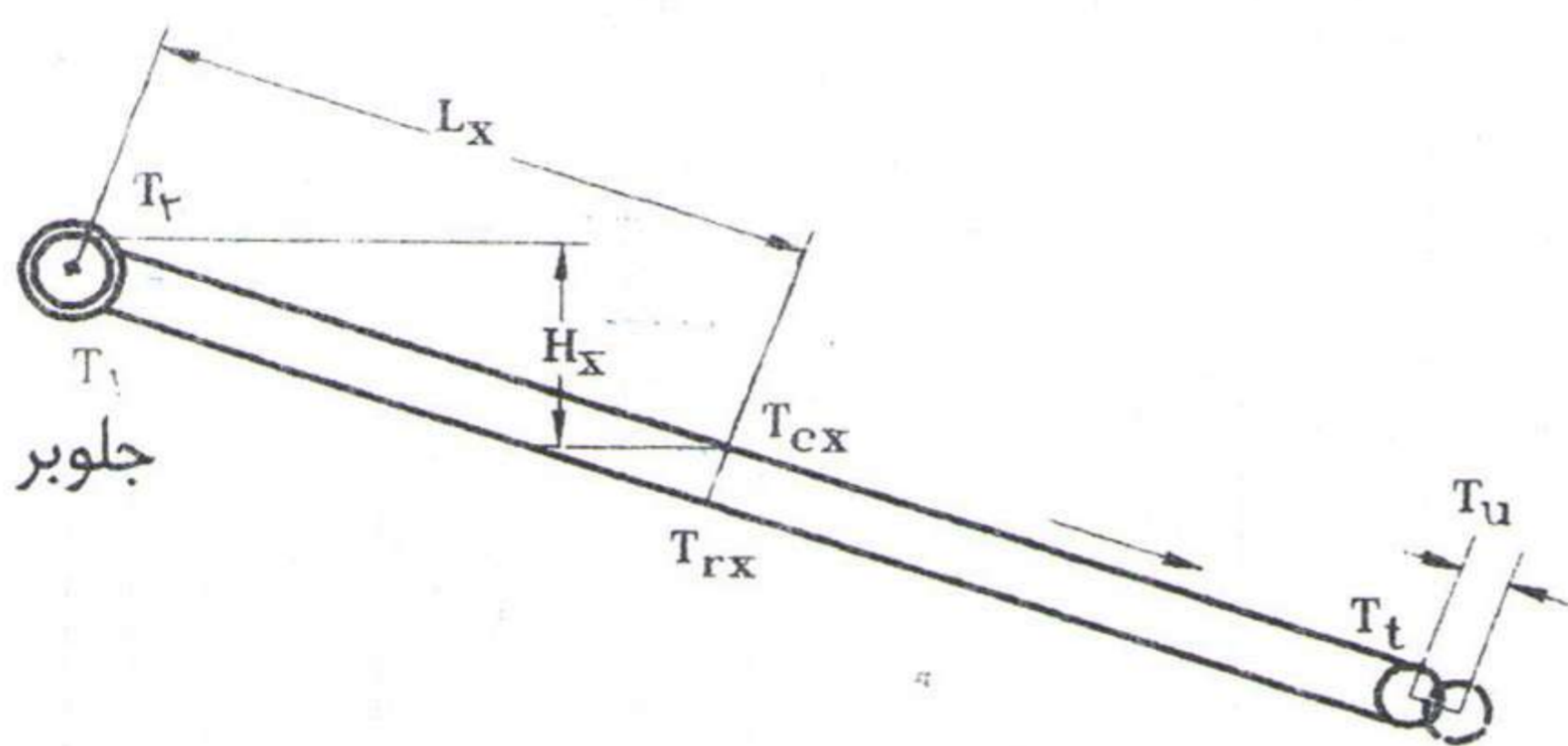
$$T_t = T_{max} = T_r + T_e$$

$$T_{cx} = T_r - T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{rx} = T_1 - T_{wrx} - T_{frx}$$

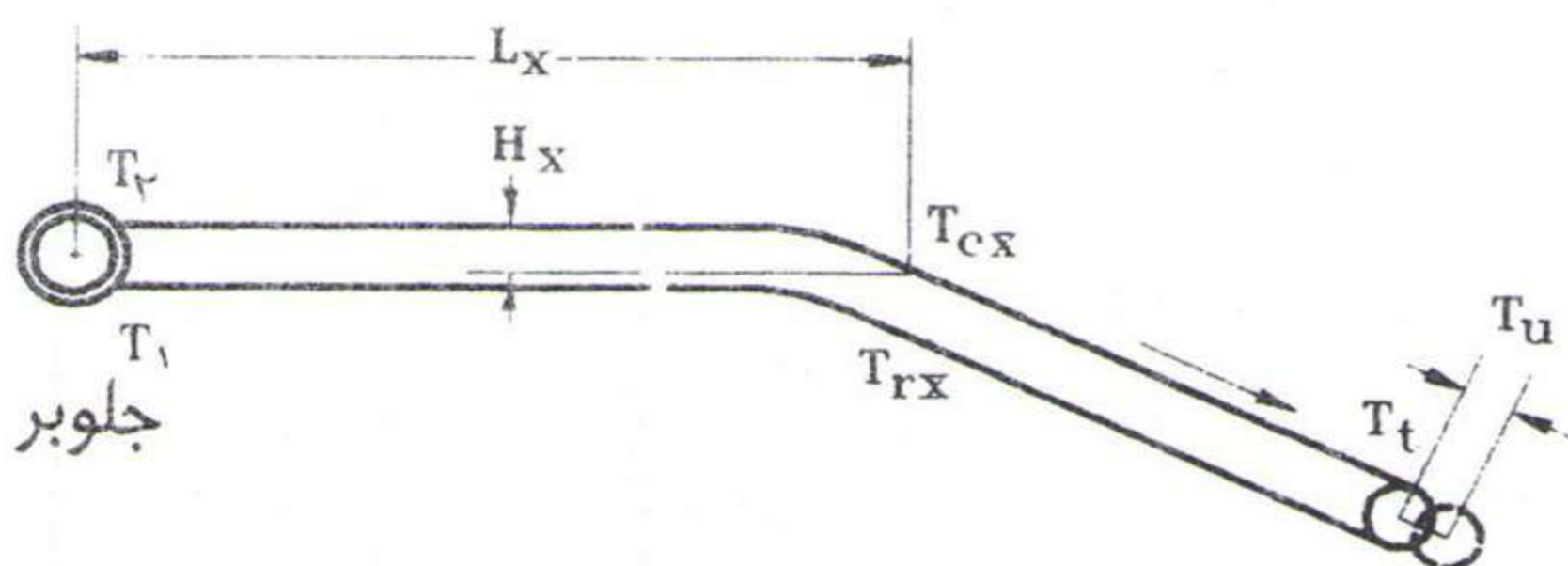
شکل ۳۶

(ماشین نقاله پایین بر، با پولی جلوبر در انتها)



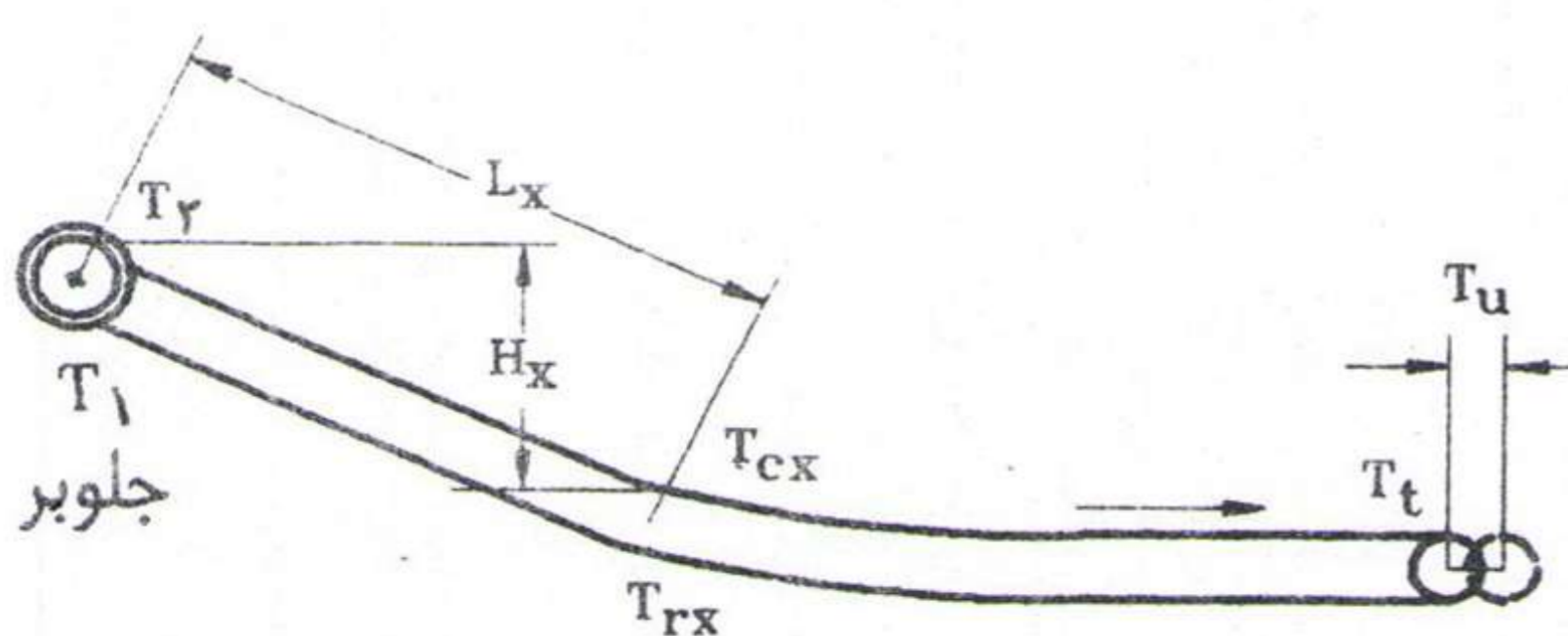
شکل ۳۷

(ماشین نقاله با انحنای کوژ، با پولی جلوبر در انتها)



شکل ۳۸

(ماشین نقاله با انحنای کاو، با پولی جلوبر در انتها)



$$T_e = T_1 - T_r$$

$$T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_r$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_t = T_r \quad T_{min} = T_r \quad T_{max} = T_1$$

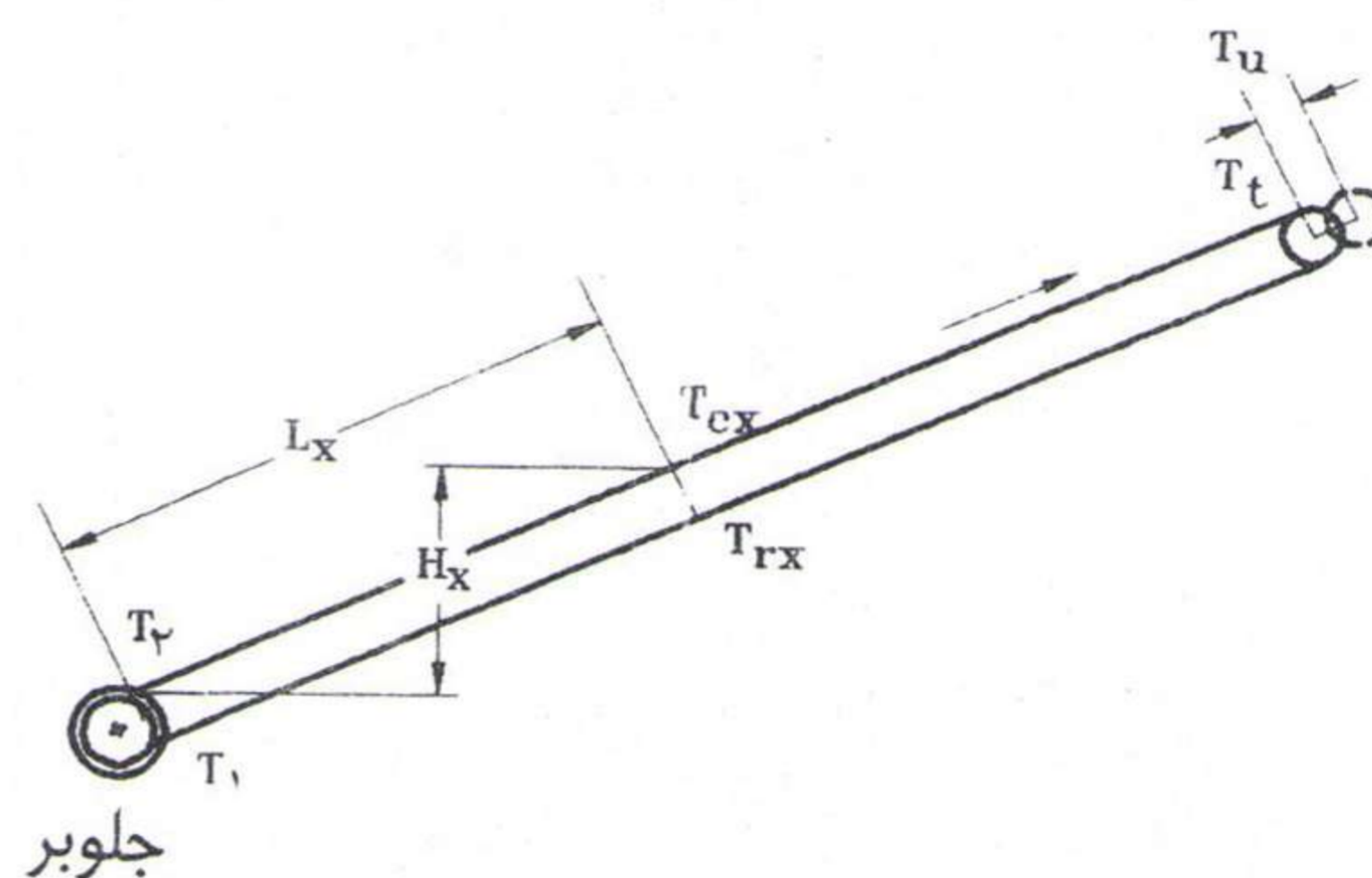
$$T_h = T_1 - T_f + T_b$$

$$T_{cx} = T_r - T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{rx} = T_1 - T_{wrx} - T_{frx}$$

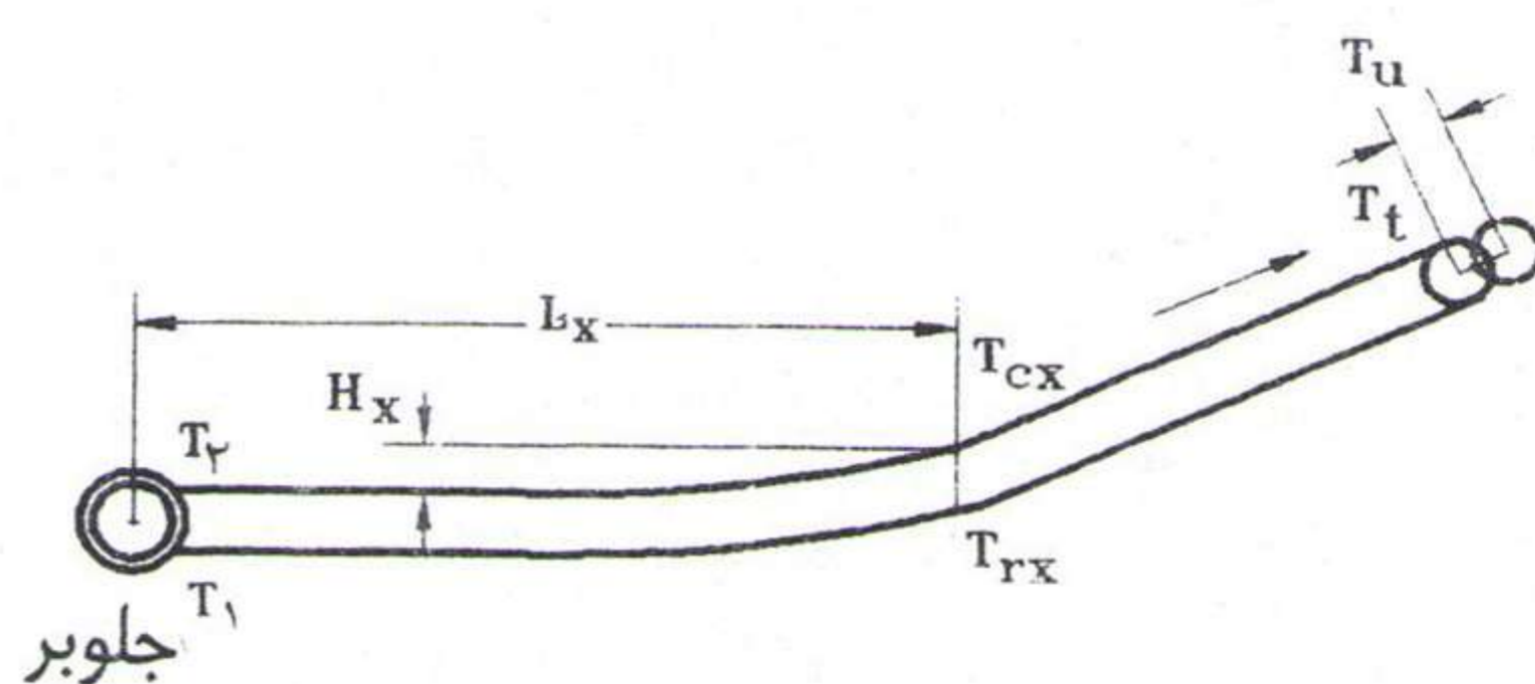
شکل ۳۳

(ماشین نقاله بالا بر با پولی جلوبر در ته)



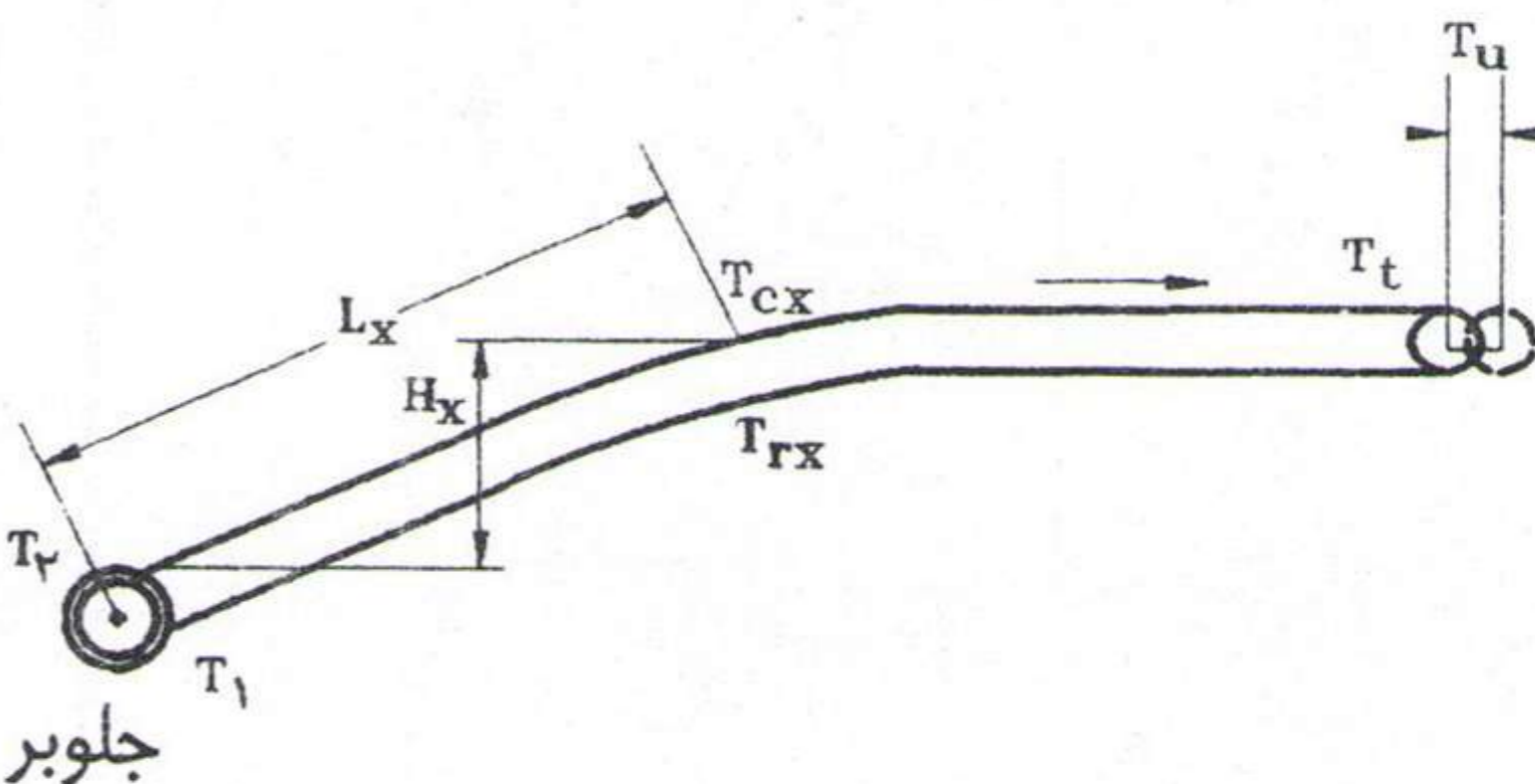
شکل ۳۴

(ماشین نقاله با انحنای کاو، با پولی جلوبر در انتها)



شکل ۳۵

(ماشین نقاله با انحنای کوژ، با پولی جلوبر در انتها)



$$T_e = T_1 - T_r \quad T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا}$$

$$T_r = T_1 - 0.15 \times W_b \times L_d + W_b \times H_d$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید) (ارتفاع از پولی جلوبر)

$$T_t = T_{\min} \quad T_t = T_1 \quad \text{یا}$$

$$T_t = T_r + 0.15 \times W_b \times L_d - W_b \times H_d$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

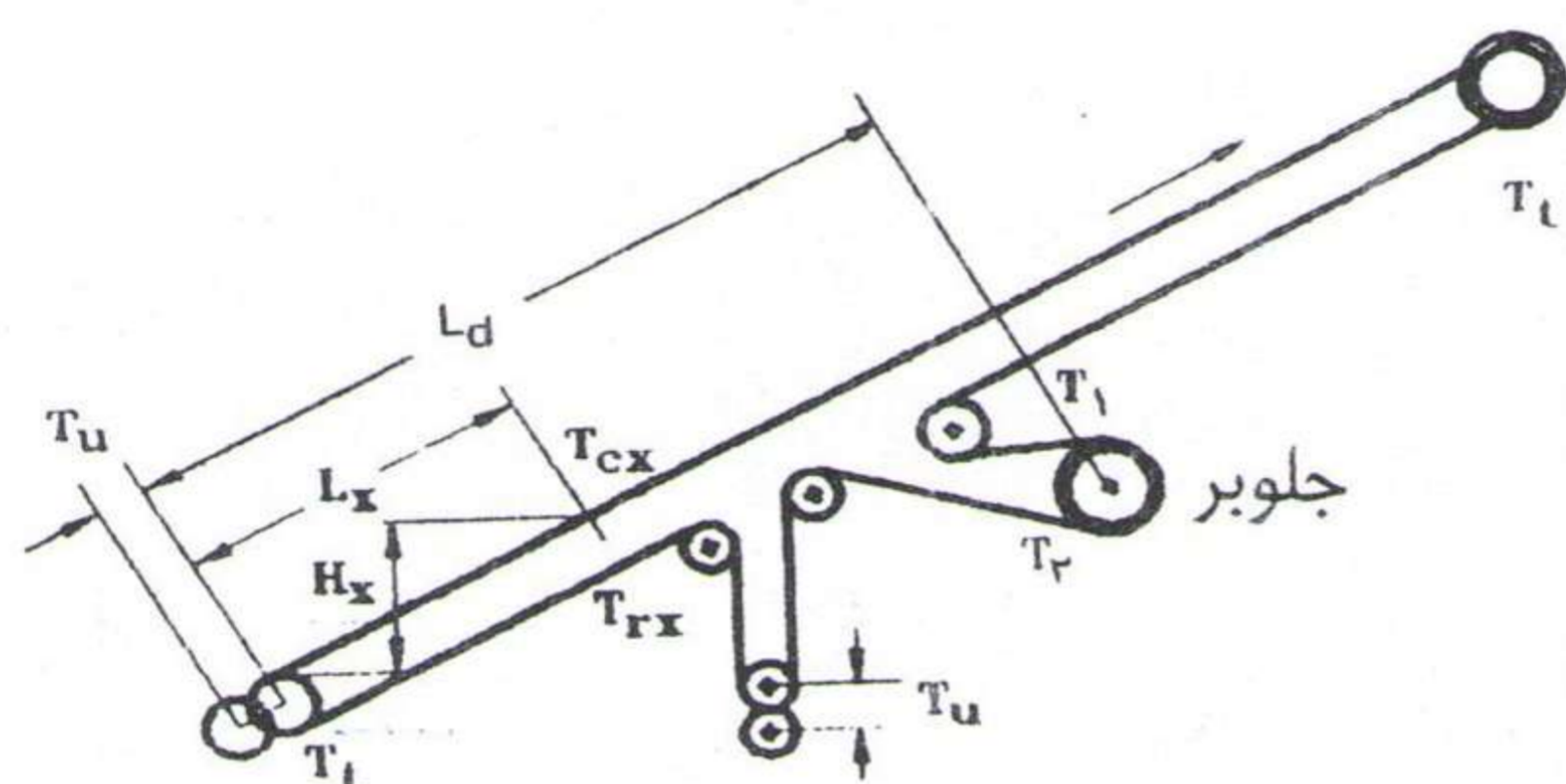
$$T_h = T_{\max} \quad T_h = T_t + T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{cx} = T_t + T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{rx} = T_t + T_{wrx} - T_{frx}$$

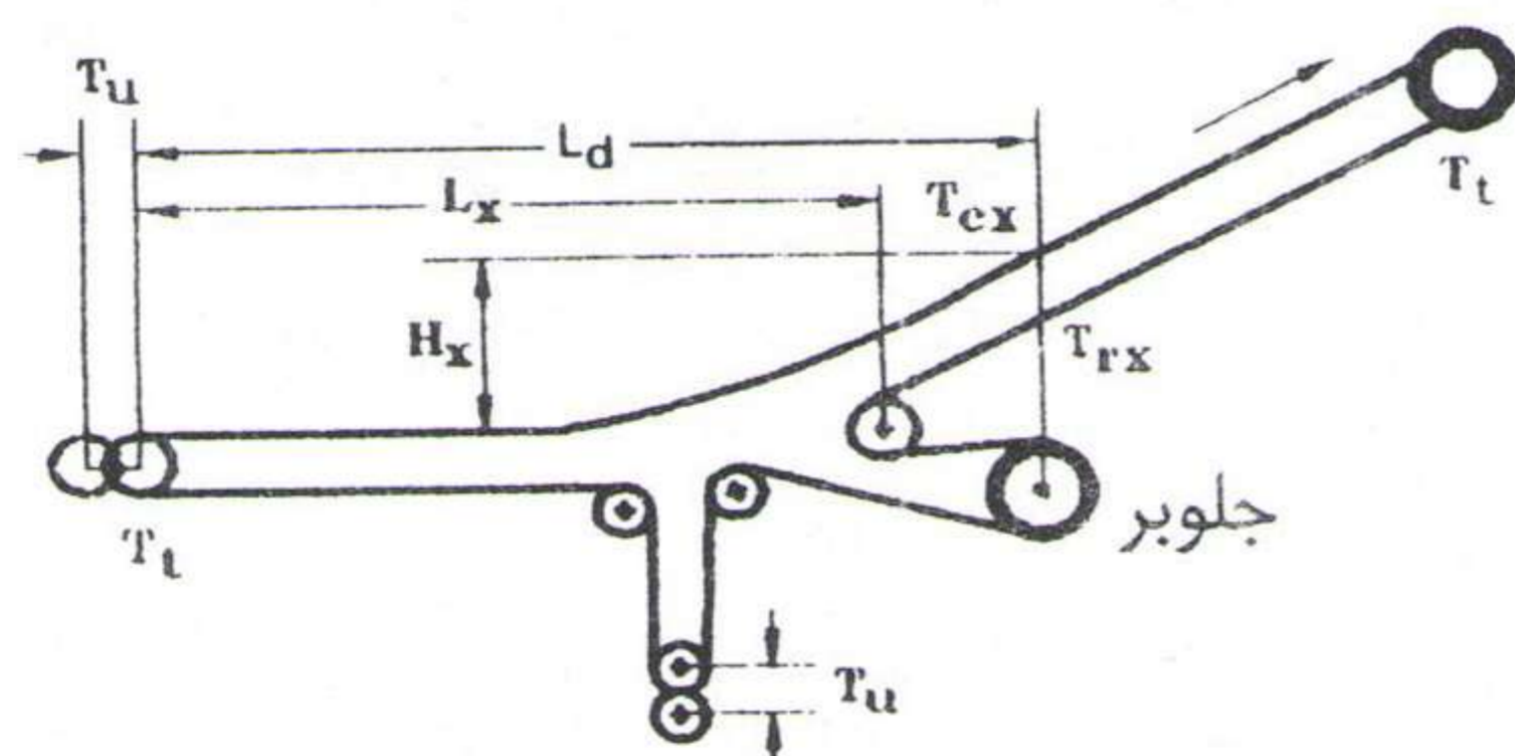
شکل ۴۲

(ماشین نقاله بالا بر با پولی جلوبر در سمت برگشت تسمه)



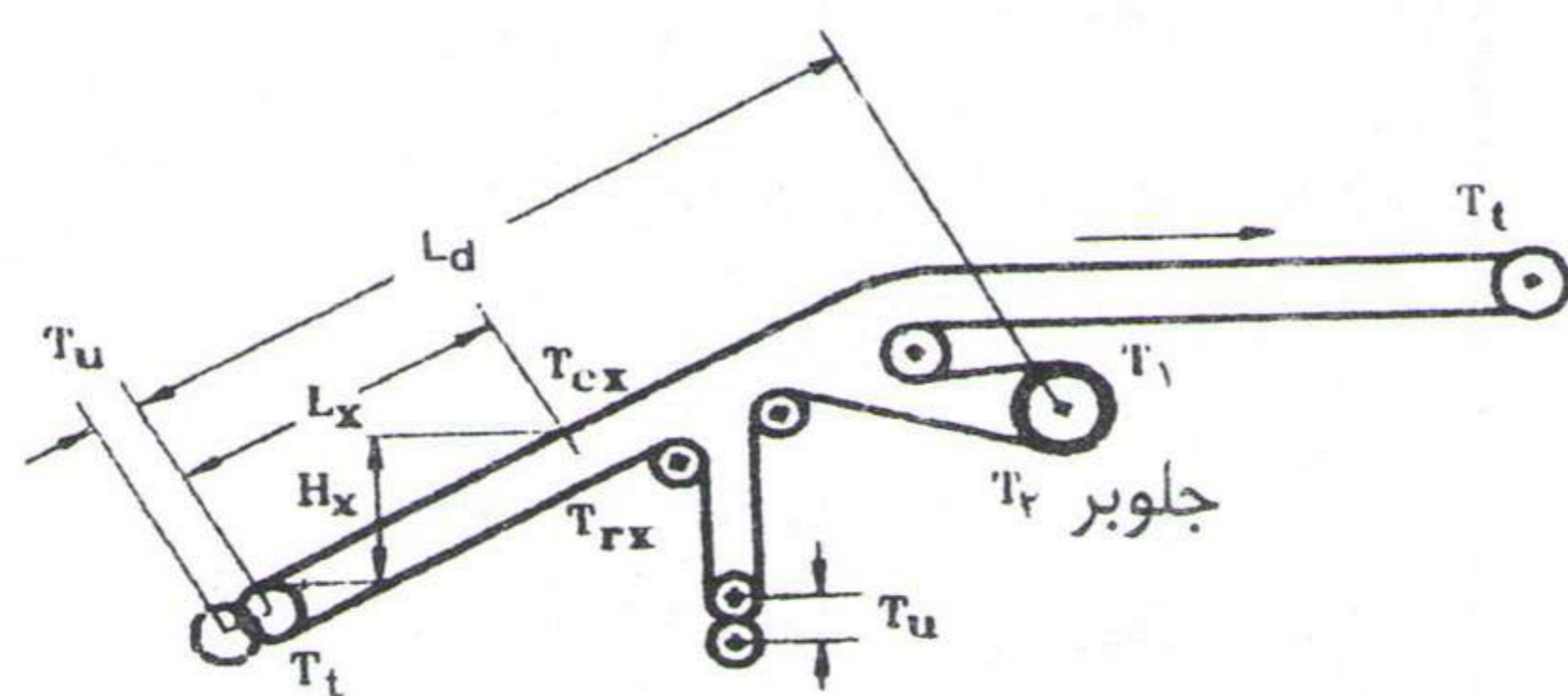
شکل ۴۳

(ماشین نقاله با انحنای کاو و پولی جلوبر در سمت برگشت تسمه)



شکل ۴۴

(ماشین نقاله با انحنای کوژ و پولی جلوبر در سمت برگشت تسمه)



$$T_e = T_1 - T_r \quad T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_1 + T_b + T_f$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_h = T_1 \quad \text{یا} \quad T_h = T_t - T_b - T_f$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

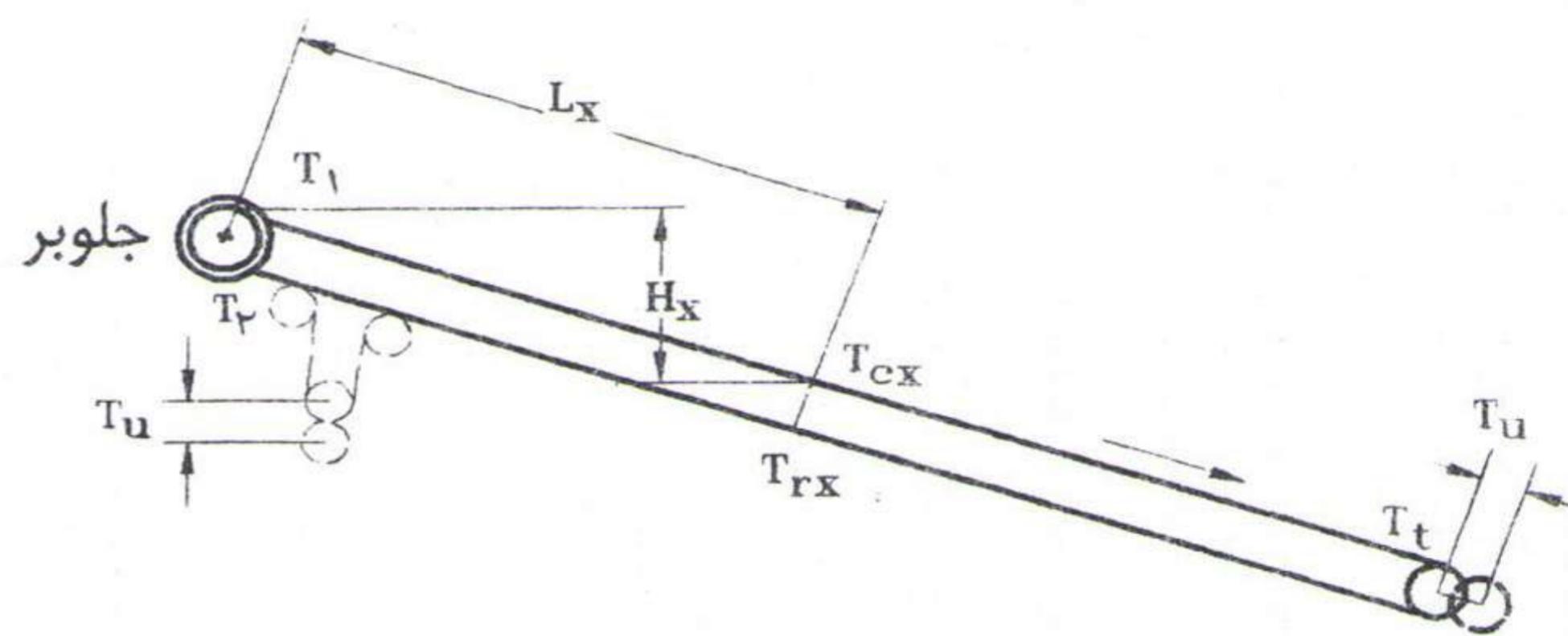
$$T_h = T_{\min} \quad T_t = T_{\max} = T_r + T_e$$

$$T_{cx} = T_1 - T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{rx} = T_r - T_{wrx} - T_{frx}$$

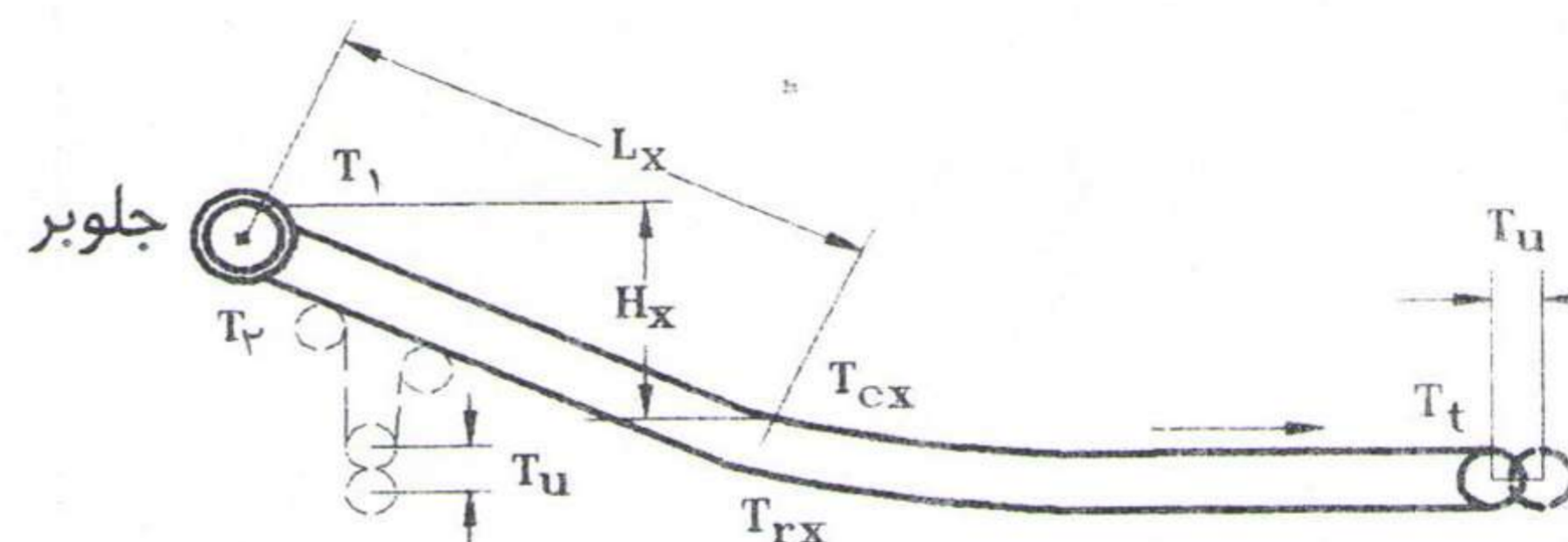
شکل ۳۹

(ماشین نقاله پایین بر با پولی جلوبر در انتها)



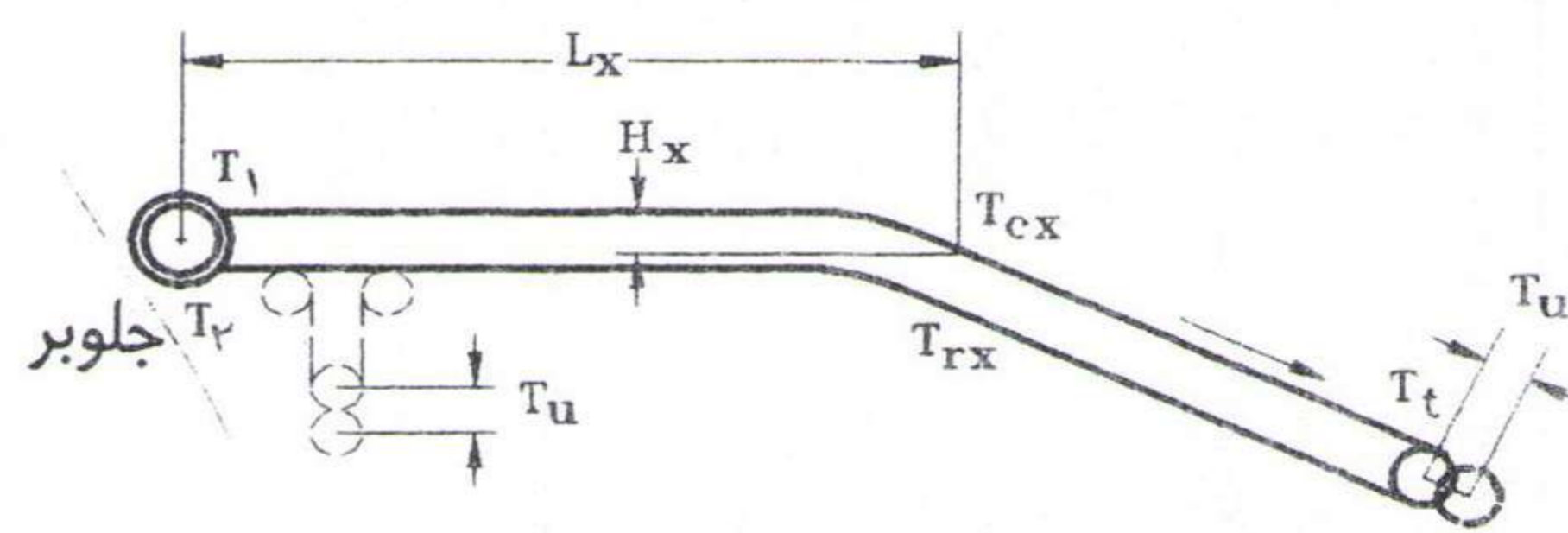
شکل ۴۰

(ماشین نقاله با انحنای کاو با پولی جلوبر در انتها)



شکل ۴۱

(ماشین نقاله با انحنای کوژ با پولی جلوبر در انتها)



$$T_e = T_1 - T_r \quad T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_e$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_t = T_e + T_r$$

$$T_t = T_{\max} = T_r + 0.15 \times W_b \times L_d \times H_d$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_h = T_t$$

$$T_h = T_t - 0.15 \times W_b \times (L - L_d) - W_b \times (H - H_d)$$

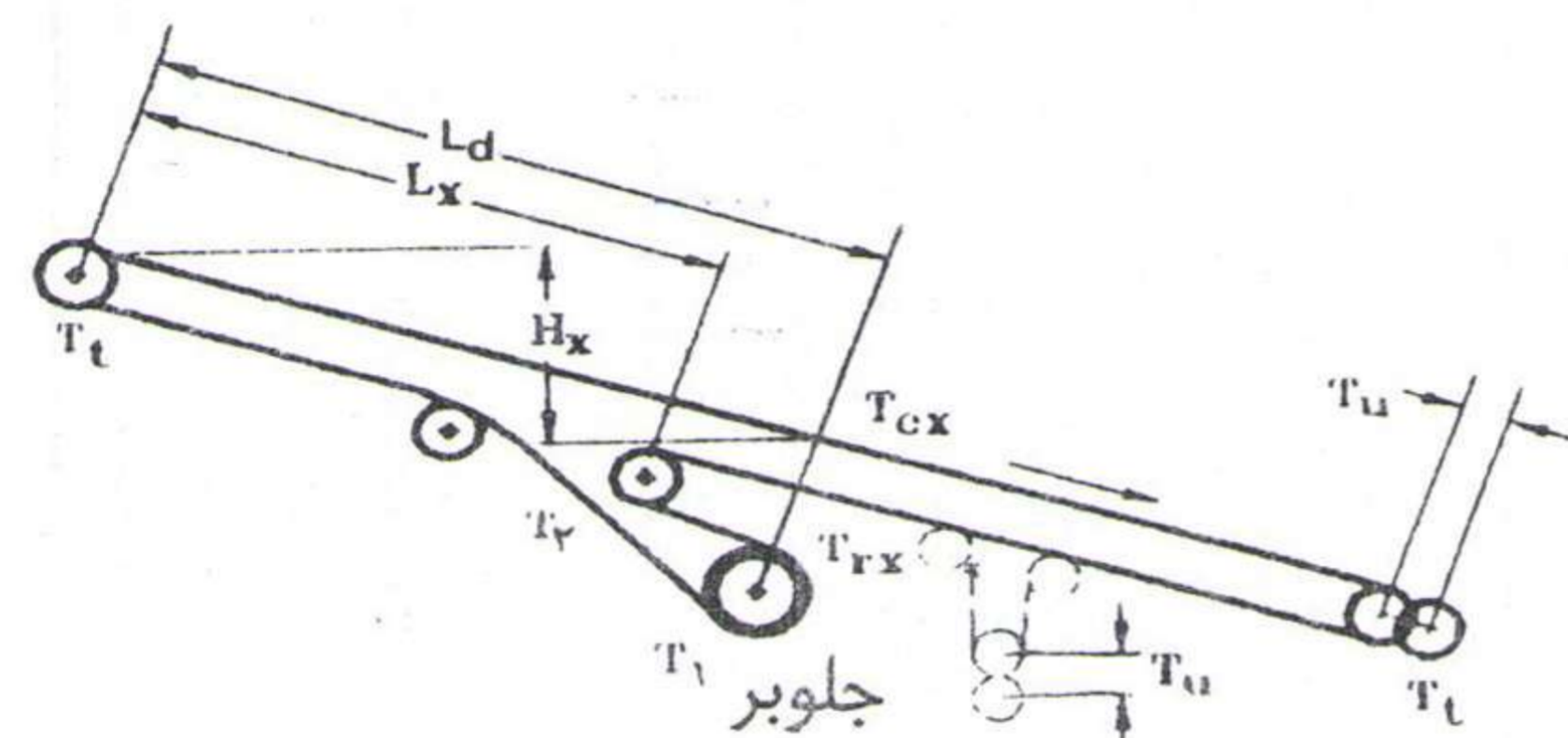
(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_{cx} = T_t - T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{rx} = T_t - T_{wrx} - T_{frx}$$

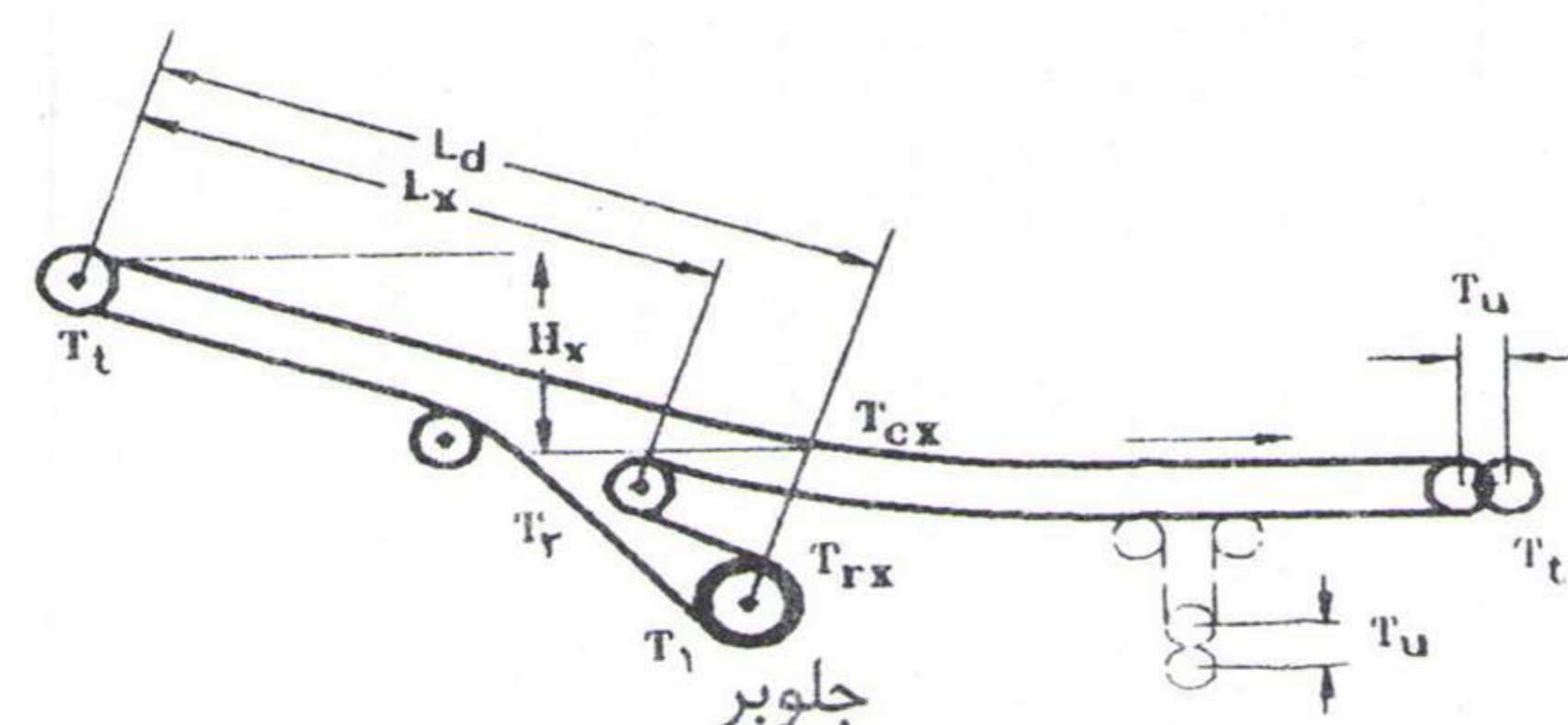
شکل ۴۸

(ماشین نقاله پایین بر با پولی جلو بر در سمت برگشت تسمه)



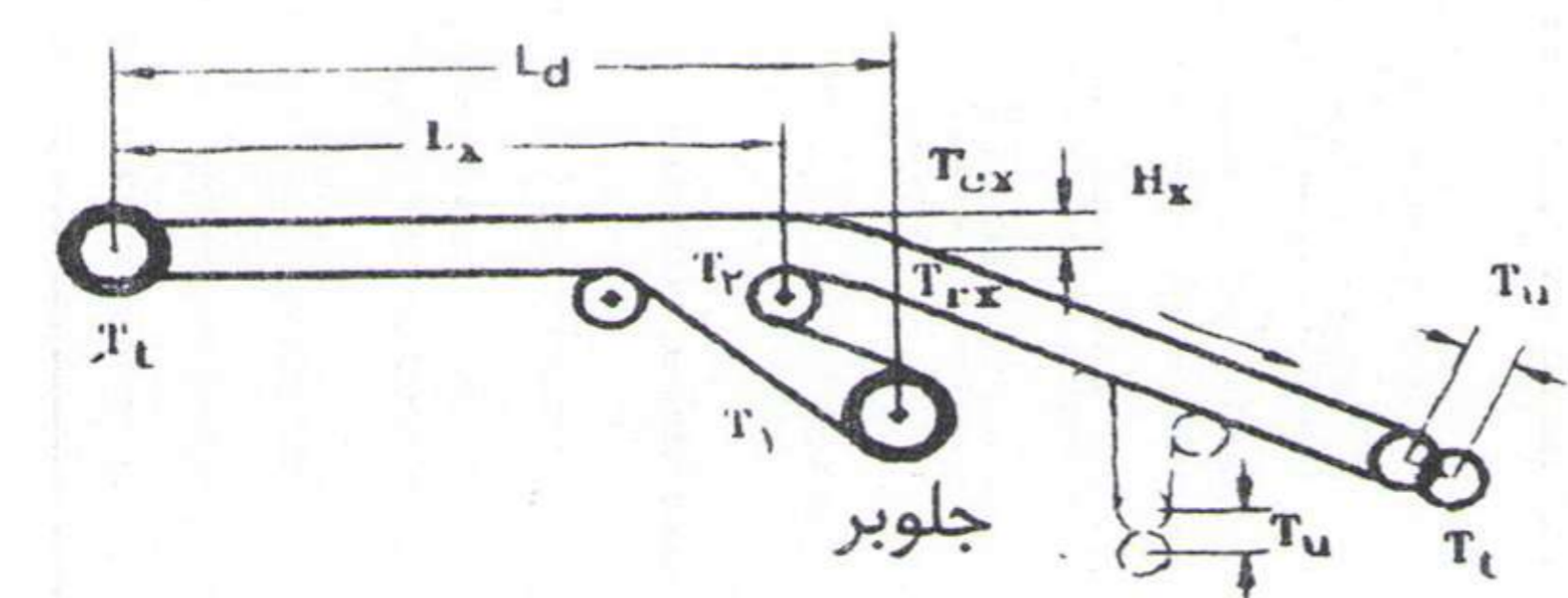
شکل ۴۹

(ماشین نقاله با انحنای کاو و پولی جلو بر در سمت برگشت تسمه)



شکل ۵۰

(ماشین نقاله با انحنای کوژ و پولی جلو بر در سمت برگشت تسمه)



$$T_e = T_1 - T_r$$

$$T_r = C_w \times T_e \quad \text{یا} \quad T_r = T_e - T_e$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_t = T_e + T_r \quad T_t = T_e \quad \text{یا}$$

$$T_t = T_r + 0.15 \times W_b \times L_d - W_b \times H_d$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_{\max} = T_t \quad \text{یا} \quad T_{\max} = T_1$$

(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_{\min} = T_1 \quad \text{یا} \quad T_{\min} = T_t$$

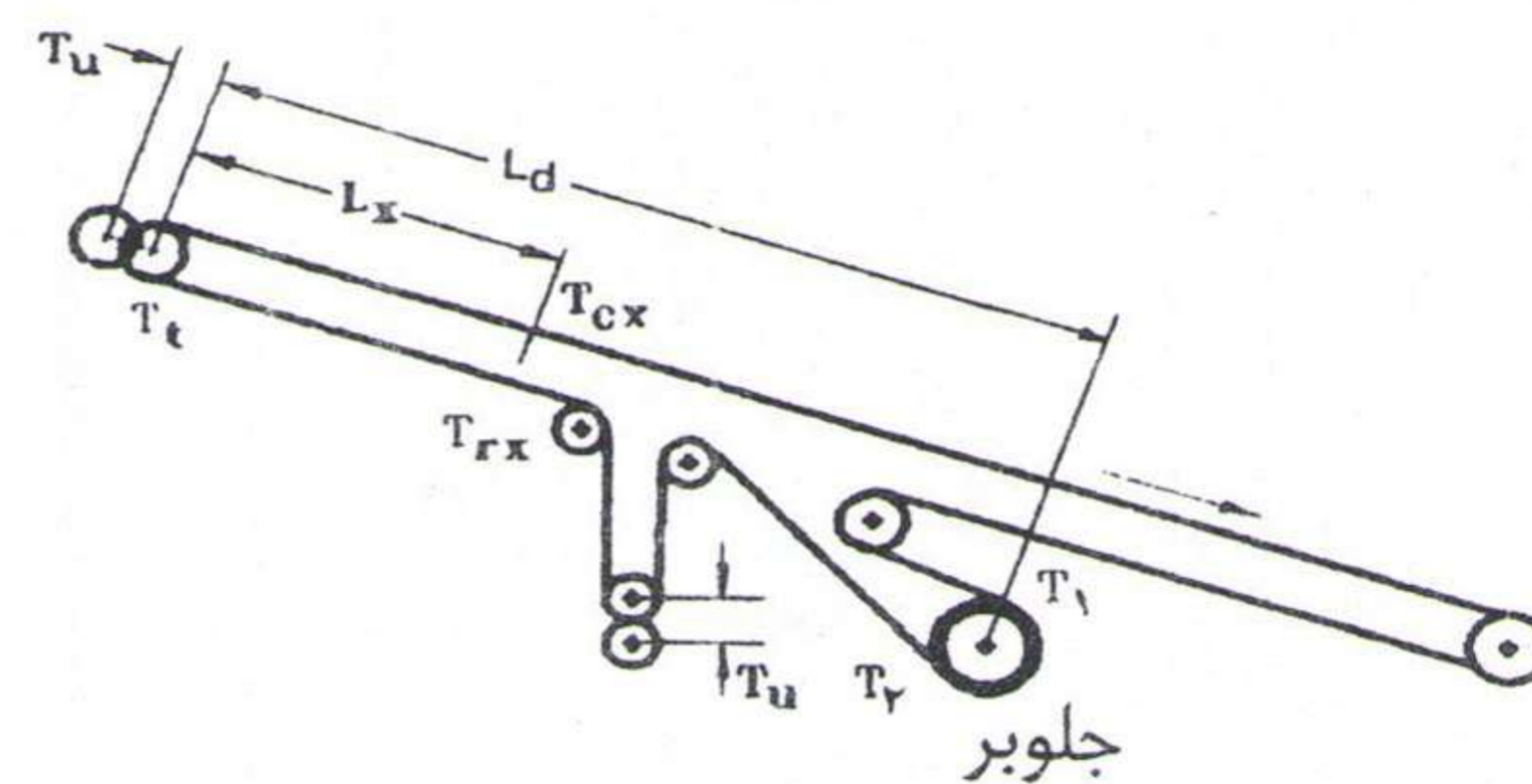
(مقدار ماکزیمم را انتخاب کنید)

$$T_{cx} = T_t - T_{wcx} + T_{fcx}$$

$$T_{rx} = T_t - T_{wrx} - T_{frx}$$

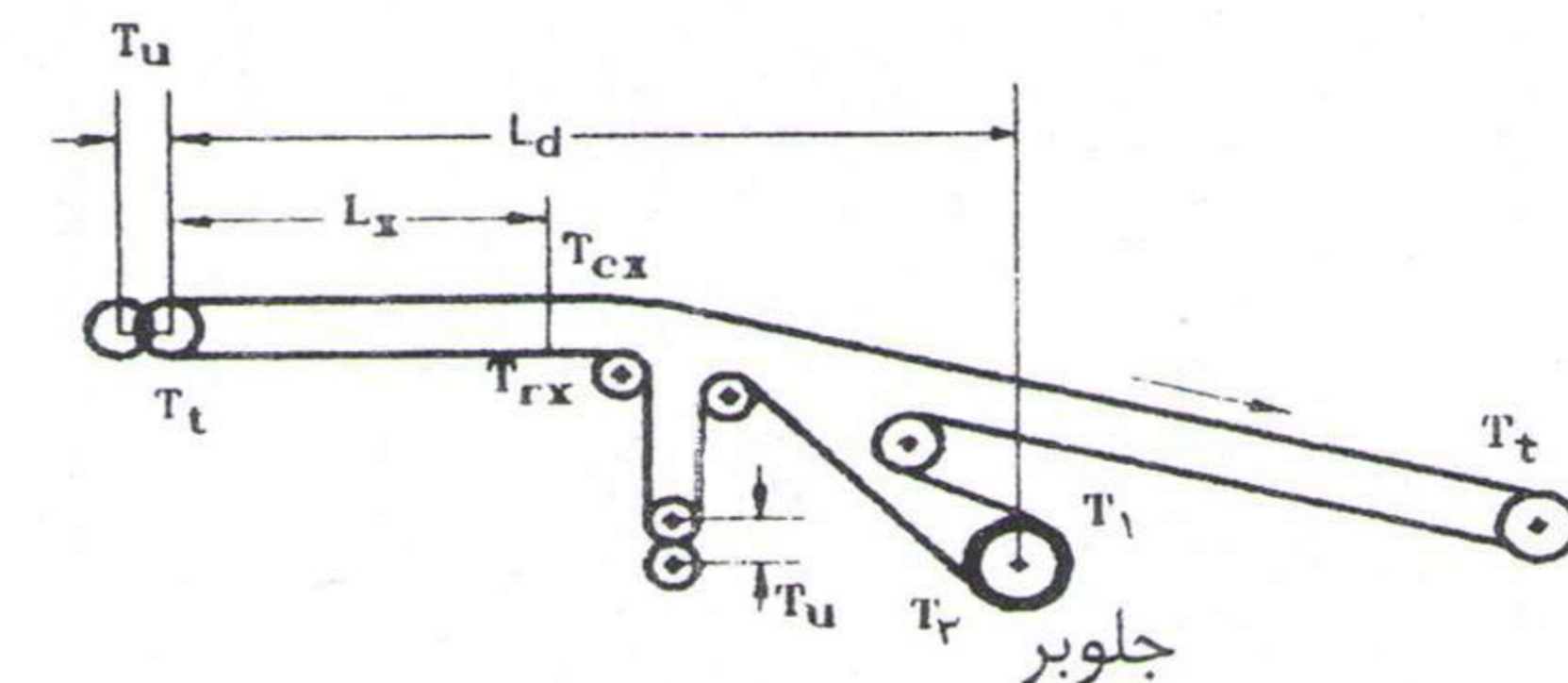
شکل ۴۵

(ماشین نقاله پایین بر با پولی جلو بر در سمت برگشت تسمه)



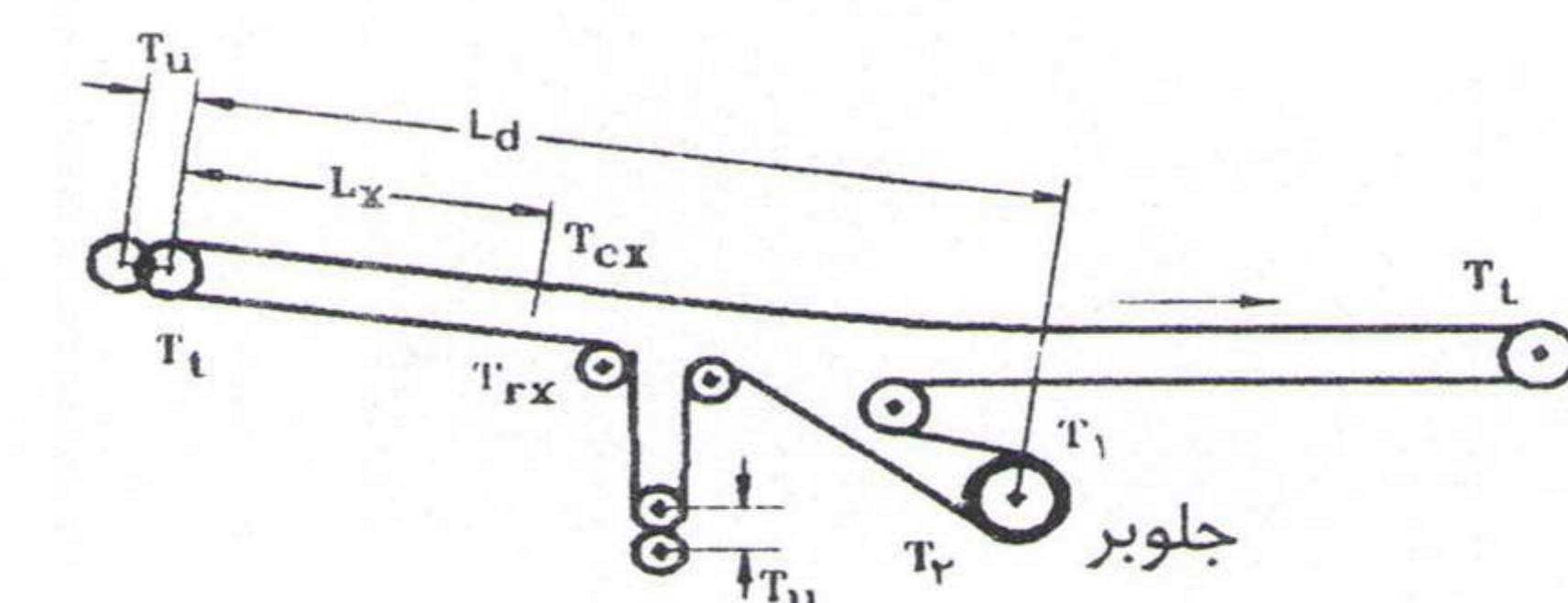
شکل ۴۶

(ماشین نقاله با انحنای کوژ با پولی جلو بر در سمت برگشت تسمه)



شکل ۴۷

(ماشین نقاله با انحنای کاو با پولی جلو بر در سمت برگشت تسمه)



۳-۴. محاسبه استحکام عملی پارچه منجید و تسمه پس از آن که T_{max} محاسبه شد، باید مطابق استاندارد استحکام عملی تسمه نیز محاسبه شود. استحکام عملی تسمه بر حسب کیلوگرم بر سانتی متر و یا نیوتون بر متر بیان می شود.

$$S_f = \frac{T_{max}}{bn} \text{ (Kg/cm) استحکام پارچه منجید}$$

T_{max} : کشش ماکزیمم (کیلوگرم)

b : عرض تسمه (سانتی متر)

n : تعداد لایه های تسمه

S_f : ضریب اطمینان

$$S_f = \frac{T_{max}}{b} \text{ (Kg/cm) استحکام تسمه}$$

مقادیر استاندارد S_f را از جدول ۱۸، ۱۹ و ۲۰ می توان بدست آورد.

جدول ۱۸ (مقادیر S_f برای تسمه های پارچه ای چندلایه)

زمان باز دور تسمه	A		B		مواد
	کوچک	بزرگ	کوچک	بزرگ	اندازه کلوخه
کوچکتر از ۱/۰	۱۱	۱۱	۱۱	۱۱	کوچکتر از ۱/۰
۱/۰ تا ۳/۰	۱۰	۱۱	۱۱	۱۱	۱/۰ تا ۳/۰
۳/۰ تا ۱۰/۰	۹	۹	۹	۱۰	۱۰/۰ تا ۳/۰
بزرگتر از ۱۰/۰	۸	۸	۸	۸	بزرگتر از ۱۰/۰

A : غلات، خمیر کاغذ، کاغذ، براده چوب، سود، خاک رس، آهک، ماسه، نمک، ماسه بادی، سیمان، بوراکس.

B : زغال سنگ، سنگ آهک، شن، کک، خرده شیشه، سنگ معدن مس، سنگ معدن آهن، فسفات، سنگ معدن منگنز، دولامیت.

جدول ۱۹ (مقادیر S_f برای تسمه های پارچه ای یک لایه)

زمان باز دور تسمه	A		B		مواد
	کوچک	بزرگ	کوچک	بزرگ	اندازه کلوخه
کوچکتر از ۱/۰	۱۳	۱۴	۱۴	۱۵	کوچکتر از ۱/۰
۱/۰ تا ۳/۰	۱۲	۱۳	۱۳	۱۴	۱/۰ تا ۳/۰
۳/۰ تا ۱۰/۰	۱۱	۱۱	۱۱	۱۲	۱۰/۰ تا ۳/۰
بزرگتر از ۱۰/۰	۱۰	۱۰	۱۰	۱۰	بزرگتر از ۱۰/۰

نمادهای جدیدی که در فرمول های صفحات قبلی آمده به شرح زیر است.

L_x : فاصله افقی پولی انتها تا نقطه مورد نظر X (متر)

L_d : فاصله افقی پولی انتهایی تا پولی جلوبر (متر)

H_x : فاصله عمودی پولی انتها تا نقطه مورد نظر X (متر)

T_{cx} : کشش وارد بر تسمه در نقطه X از سطح حامل تسمه (کیلوگرم)

T_{rx} : کشش وارد بر تسمه در نقطه X از سطح برگشت تسمه (کیلوگرم)

T_t : کشش تسمه بر روی پولی انتها (کیلوگرم)

T_{wcx} : کشش وارد بر تسمه در نقطه X روی سطح حامل تسمه حاصل از وزن بار و تسمه (کیلوگرم)

T_h : کشش تسمه بر روی پولی سر (کیلوگرم)

T_{fcx} : کشش در نقطه X سطح حامل تسمه حاصل از اصطکاک هرزگردها (کیلوگرم)

T_{wrx} : کشش تسمه در نقطه X بر روی سطح برگشت تسمه حاصل از وزن تسمه (کیلوگرم)

T_{frx} : کشش تسمه در نقطه X بر روی سطح برگشت تسمه حاصل از اصطکاک هرزگردها (کیلوگرم)

T_b : کشش لازم برای به حرکت درآوردن وزن تسمه در جهت عمودی (کیلوگرم)

$$T_{wcx} = H_x (W_b + W_m)$$

$$T_{fcx} = L_x K_t (K_x + K_y W_b) + L_x K_y W_m$$

$$T_{wrx} = H_x W_b$$

$$T_{frx} = 0.15 L_x W_b K_t$$

$$T_b = H W_b$$

باید توجه داشت که وقتی ماشین نقاله دارای دو پولی جلوبر است، C_w از رابطه زیر محاسبه می شود.

$$C_w = \frac{(C_{WP})(C_{WS})}{1 + C_{WS} + C_{WP}}$$

C_w : فاکتور پیچش کل

C_{WP} : فاکتور پیچش مربوط به جلوبر اول

C_{WS} : فاکتور پیچش مربوط به جلوبر دوم

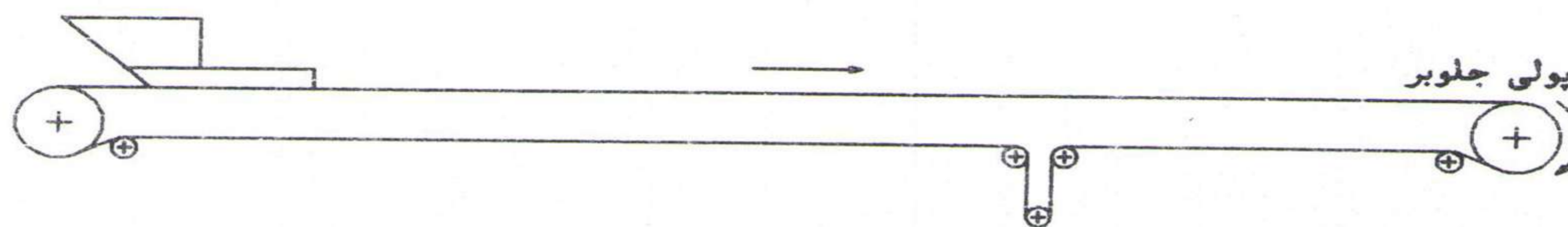
جدول ۲۰ (مقادیر S_f برای تسمه‌های فلزی)

B		A		مواد	زمان یک دور تسمه
کوچک	بزرگ	کوچک	بزرگ	اندازه کلوخه	
۸	۸	۸	۸	کوچکتر از ۳/۰	
۷	۷	۷	۷	۳/۰ تا ۱۰/۰	
۶/۷	۶/۷	۶/۷	۶/۷	بزرگتر از ۱۰/۰	

در جدول‌های ۱۸، ۱۹ و ۲۰ کلوخه‌های کوچک یعنی کوچک‌تر از ۳۰ میلی‌متر و بزرگ یعنی بزرگ‌تر از ۳۰ میلی‌متر. همچنین باید توجه داشت که برای تسمه‌نقاله‌های مقاوم در مقابل حرارت و تسمه‌نقاله‌هایی که به صورت عمودی کار می‌کنند S_f به نسبت زمان دور تسمه باید بیشتر از ۲۰ در نظر گرفته شود و نیز وقتی دو سر تسمه با بست‌های فلزی به هم بسته شده باشند باید S_f را بیش از ۱۲ در نظر گرفت.

مسأله ۱

شکل ۵۱. ماشین تسمه‌نقاله به شکل زیر است :



مواد : سنگ معدنی با دانسیته ۲/۲ (تن در متر مکعب)
جلوبر : روکش شده و زاویه تماس تسمه و پولی
۲۲۰ درجه

هرزگردهای زاویه‌دار به قطر ۱۵ سانتی‌متر، شافت
۳/۵ سانتی‌متر، زاویه ۲۰ درجه و فاصله آنها از هم یک
متر است. دستگاه ماشین نقاله به یک گردشگر متصل
است و برای تخلیه مواد از گوه ۷ کامل استفاده
می‌شود. همچنین پاک‌کن در سر راه تسمه است و
وسیله کششی خودکار است و هدایت‌کننده مواد به
طول ۱/۵ متر و عمق تماس ۱۰ سانتی‌متر بر روی
تسمه نصب شده است.

حساب کنید : کشش مؤثر T_e ، کشش سمت شل
 T_s ، کشش ماکزیمم T_{max} ، کشش سمت سفت T_t ،
کشش روی پولی انتهایی T_t و همچنین استحکام
پارچه و تسمه‌نقاله.

مشخصات ماشین تسمه‌نقاله :

L : ۶۵۰ متر

V : ۱۵۰ متر در دقیقه

H : صفر

Q_t : ۳۴۰۰ تن در ساعت

b : ۱۰۰ سانتی‌متر

W_b : ۱۱/۵ کیلوگرم بر متر

دمای محیط : ۲۰ °C

تجزیه و تحلیل مسأله :
با توجه به دمای محیط و نمودار ۴

$$K_t = 1$$

$$W_m = 16/6 \frac{Q_t}{V}$$

$$W_m = 16/6 \frac{3400}{150}$$

$$W_m = 376/266 \text{ Kg/m}$$

$$K_x = 0.00068 (W_m + W_b) + 0.4536 \frac{a_i}{S_i}$$

$$K_x = 0.00068 (376/266 + 11/5) + 0.4536 \frac{2/14}{1}$$

$$K_x = 1/2343$$

$$K_y = 0.0208$$

با توجه به جدول ۱۴

اکنون جملات سمت راست رابطه (۷) را محاسبه می‌کنیم تا T_e را بدست آوریم.

$$LK_t K_x = 650 \times 1 \times 1/2343 = 802/295 \text{ (Kg)}$$

$$LK_t K_y W_b = 650 \times 1 \times 0.0208 \times 11/5 = 155/48 \text{ (Kg)}$$

$$T_f = 0.015 LK_t W_b = 0.015 \times 650 \times 1 \times 11/5 = 112/125 \text{ (Kg)}$$

$$LK_y W_m = 650 \times 0.0208 \times 376/266 = 5087/116 \text{ (Kg)}$$

$$HW_m = 0 \times 376/266 = 0$$

$$T_T = 70 \text{ (Kg)}$$

از جدول ۱۵

$$T_P = 0.215 \times 100 = 21/5 \text{ (Kg)}$$

از جدول ۱۶

$$T_S = 100 \times 0.60 = 60 \text{ (Kg)}$$

$$T_{SK} = 0.5086 C_S L_b h^2 S$$

$$T_{SK} = 0.5086 \times 0.2760 \times 1/5 \times 10^2$$

$$T_{SK} = 21/056 \text{ (Kg)}$$

T_{SK} برای دو هدایت‌کننده مواد که معمولاً در طرفین تسمه قرار می‌گیرد.

$$T_{SK} = 2 \times 21/056 = 42/112 \text{ (Kg)}$$

$$T_{SK} = 42/112 + 2 \times 1/5 \times 4/5 = 55/612 \text{ (Kg)}$$

به سبب لبه‌های لاستیکی هدایت‌کننده‌ها

$$T_D = 5 \times 15 + 2 \times 20 = 115 \text{ (Kg)}$$

$$T_{Accessories} = 322/112 \text{ (Kg)}$$

$$T_e = 6479/128 \text{ (Kg)}$$

$$T_r = C_W T_e = (0.35) (6479/128) = 2267/6948 \text{ (Kg)}$$

$$T_1 = T_e + T_r = 6479/128 + 2267/6948 = 8746/8228 \text{ (Kg)}$$

$$T_t = T_r + 0.015 LK_t W_b + T_D = 2267/6948 + 112/125 + 100 = 2479/8198 \text{ (Kg)}$$

$$\text{استحکام تسمه} = \frac{8746/8228}{100} \times 11 = 962/15 \text{ (Kg/Cm)}$$

$$S_f = 11$$

$$\text{استحکام پارچه منجید} = \frac{8746/8228}{4 \times 100} \times 11 = 240/5276 \text{ (Kg/Cm)}$$

$$\text{تعداد لایه‌های پارچه} = 4$$

۴-۵. کشش اولیه تسمه و طول کشش اولیه

اصولاً دو نوع وسیله کششی در ماشین‌های نقاله به کار گرفته می‌شوند. وسیله کششی دستی و وسیله کششی اتوماتیک یا خودکار. در ماشین‌های نقاله کوتاه (تا ۶۵ متر) معمولاً از وسیله کششی دستی و در ماشین‌های نقاله بلند از وسیله کششی اتوماتیک (خودکار) استفاده می‌کنند.

۴-۵-۱. وسیله کششی دستی

وسیله کششی دستی از نظر اقتصادی مقرون به صرفه و کاربرد آن آسان است. ولی همواره به مراقبت نیاز دارد و مشکل اساسی این است که هیچ مرجع و منبعی وجود ندارد تا مقدار کشش اولیه را دقیقاً تعیین کرده باشد.

رابطه
$$\frac{WS_i^2}{8T_e} = \text{درصد شکم بین دو هرزگرد متوالی}$$

که در بخش ۳-۲ ذکر شده است، می‌تواند مرجع خوبی باشد تا T_e را که کشش اولیه است، بدست آورد. در مورد طول حرکت وسیله کشش دستی مقادیر جدول ۲۲ پیشنهاد می‌شود.

جدول ۲۲ (طول حرکت وسیله کشش دستی)

طول ماشین نقاله (متر)	حداقل حرکت (سانتی‌متر)	شرایط عادی (سانتی‌متر)
۱۰ یا کمتر	۲۰	۲۰
۱۵	۲۰	۳۵
۲۰	۳۰	۴۵
۲۵	۳۵	۷۵
۳۰	۴۵	۹۰
۶۵	۹۰	۱۸۰

۴-۴. محاسبه حداکثر کشش وارد بر تسمه ماشین نقاله‌های عمودی

۴-۴-۱. محاسبه تناژ یا ظرفیت

$$Q_t = \frac{60 \cdot v \cdot \gamma \cdot e \cdot V}{B_p}$$

۴-۴-۲. محاسبه کشش ماکزیمم وارد بر تسمه

$$T_{\max} = T_e + \frac{B_g H}{B_p} + HW_b \quad (1)$$

$$T_s = T_{\max} = T_e + T_r \quad (2) \text{ یا}$$

$$T_e = HW_m \quad (3)$$

هر یک از دو روابطه (۱) و (۲) که T_{\max} بزرگتری را به دست داد، انتخاب می‌کنیم.

$$T_r = T_e C_w$$

نمادها عبارتند از:

v : حجم هر قاشقک (مترمکعب)

e : حجم مؤثر بار هر قاشقک (جدول ۲۱)

B_p : فاصله قاشقکها از یکدیگر (متر)

B_g : وزن هر قاشقک با بار (کیلوگرم)

γ : وزن مخصوص مواد (تن بر مترمکعب)

V : سرعت ماشین نقاله (متر در دقیقه)

H : ارتفاع (متر)

W_b : وزن خطی تسمه (کیلوگرم در متر)

W_m : وزن خطی بار (کیلوگرم در متر)

جدول ۲۱ (مقادیر e)

نوع قاشقک	مقدار e	اندازه کلوخه (میلی‌متر)
نوع با فاصله $B_p > S$	۰/۸۵	کوچکتر از ۱۰
	۰/۷۵	بزرگتر از ۱۱
$B_p = S$	۰/۸۵	کوچکتر از ۱۰
	۰/۶۰	بزرگتر از ۱۱

مسئله ۲

کشش اولیه را برای ماشین نقاله مسئله ۱ حساب کنید در صورتی که وسیله کشش اولیه در ۴۰۰ متری از پولی انتهایی قرار داشته باشد و هیچ مزیت مکانیکی وجود ندارد و از نیروهای اصطکاکی وسیله کشش بتوان صرف نظر کرد.

حل: با توجه به محاسبات مسئله ۱ و داده‌های این مسئله

$$W_g = \frac{2T + W_f - W_p}{R}$$

$$W_g = 2T$$

$$T = T_{rx} = T_t + T_{wrx} - T_{frx} = T_t + H_x W_b - 0.015 K_t L_x W_b$$

$$T_{rx} = 2479/8198 + 0 \times 11/5 - 0.015 \times 1 \times 400 \times 11/5$$

$$T_{rx} = 2479/8198 - 69 = 2410/8198 \text{ (Kg)}$$

$$W_g = 2T = 2 \times 2410/8198 = 4821/6396 \text{ (Kg)}$$

۴-۶. شتاب و واشتاب ماشین نقاله

در هنگامی که دستگاه ماشین نقاله شروع به کار می‌کند، به علت شتابی که دستگاه می‌گیرد کشش وارد به تسمه چند برابر کششی است که هنگام حمل بار به تسمه وارد می‌شود. همچنین در ماشین‌های تسمه نقاله بلند هنگام ترمز و توقف دستگاه کشش اضافی به تسمه وارد می‌شود. به این علت باید از این نیروهای اضافی اطلاعات کافی داشته باشیم تا بیش از حد مجاز به تسمه کشش وارد نشود.

۴-۶-۱. کشش وارد بر تسمه هنگام شروع به کار (شتاب تسمه)

کشش وارد بر تسمه هنگام شروع به کار از شتاب دستگاه ایجاد می‌شود.

جدول ۲۴ کشش مجاز شروع به کار را برای تسمه‌های گوناگون توصیه می‌کند.

۴-۵-۲. وسیله کشش خودکار

برای وسیله کشش خودکار حداقل طول حرکت از جدول ۲۳ بدست می‌آید.

جدول ۲۳ (حداقل طول حرکت وسیله کشش خودکار)

شرایط (درصد از طول ماشین نقاله)			طول ماشین نقاله (متر)
پ	ب	الف	
۳	۳	۳	تا ۳۵
۲/۹	۲/۳	۱/۷	۶۵
۲/۸	۲/۱	۱/۶	۱۶۵
۲/۵	۲	۱/۵	۲۶۵
۲/۵	۲	۱/۵	۳۵۰
*	*	*	طول‌تر از ۳۵۰

* به پیشنهاد کارخانه سازنده ماشین نقاله:

الف: هیچ رطوبت یا حرارت بیش از ۶۵ درجه در محیط کار ماشین نقاله نباشد و کشش شروع به کار تسمه بیش از ۱۵٪ کشش ماکزیمم وارد به تسمه نباشد.

ب: هیچ رطوبت یا حرارت بیش از ۶۵ درجه در محیط کار ماشین نقاله نباشد و کشش شروع به کار تسمه بیش از ۲۰٪ کشش ماکزیمم وارد به تسمه نباشد.

پ: ماشین نقاله در محیط مرطوب یا حرارت بیش از ۶۵ درجه کار می‌کند و کشش شروع به کار تسمه بیش از ۲۰٪ کشش ماکزیمم وارد به تسمه نباشد.

کشش اولیه برای وسیله کشش خودکار را با توجه به شکل ماشین نقاله و محل قرارگیری وسیله کششی می‌توان محاسبه کرد. اصولاً اگر اطلاعات مکتوبی از کشش اولیه نداشتیم بهترین انتخاب دو برابر کشش وارد بر تسمه در نقطه‌ای است که می‌خواهیم وسیله کششی را نصب کنیم.

$$W_g = \frac{2T + W_f - W_p}{R}$$

W_g : کشش اولیه برای وسیله کشش خودکار (کیلوگرم)

W_f : نیروی لازم برای اصطکاک وسایل کششی مثل سیمها و وسایل دیگر (کیلوگرم)

W_p : نیروی مربوط به وسایل کششی که به صورت افقی حرکت می‌کنند مثل چرخها، پولی‌ها، شافت‌ها و... در صورتی که این وسایل عمودی حرکت کنند W_p صفر خواهد بود.

R : مزیت مکانیکی است، در صورتی که وجود داشته باشد.

T : کشش در نقطه‌ای که وسیله کششی اولیه نصب می‌شود.

جدول ۲۴ (کشش مجاز شروع به کار تسمه)

شرایط	درصد مجاز کشش بر حسب ماکزیمم کشش وارد بر تسمه
تسمه نقاله‌هایی که بر هر لایه منجید آنها ۱۰ (Kg/Cm) نیرو بیشتر وارد نمی‌شود.	ماکزیمم ۲۰۰٪ - ترجیحاً ۱۸۰٪
تسمه نقاله افقی که بر هر لایه منجید آنها ۱۵ (Kg/Cm) نیرو بیشتر وارد نمی‌شود.	ماکزیمم ۲۰۰٪ - ترجیحاً ۱۸۰٪
تسمه نقاله‌هایی بالابر با ۱۵ تا ۱۸ درجه شیب که بر هر لایه منجید آنها ۱۵ (Kg/Cm) نیرو بیشتر وارد نمی‌شود.	ماکزیمم ۲۰۰٪ ولی مقدار WR^2 معمولاً آن را غیر ممکن می‌کند.
تسمه نقاله‌هایی که بر هر لایه منجید آنها بیش از ۱۵ (Kg/Cm) نیرو وارد می‌شود.	ماکزیمم ۱۵۰٪ - ترجیحاً ۱۳۵٪

مسئله ۳

نیروی شتاب و زمان آن را برای ماشین نقاله مسئله ۱ حساب کنید. همه اطلاعات مسئله ۱ داده شده است و اطلاعات لازم دیگر به شرح زیر است:

$$\text{وزن بار} = 376/266 \times 650 = 244572/9 \text{ (Kg)}$$

$$\text{وزن تسمه} = 11/5 \times 650 = 7475 \text{ (Kg)}$$

$$\text{وزن قسمت‌های متحرک ماشین نقاله} = 77747/9 \text{ (Kg)}$$

$$M = 329795/8 \text{ (Kg)}$$

از مسئله ۱ داریم:

$$T_1 = 8746/8228 \text{ (Kg)}$$

حال چنانچه تسمه‌ای انتخاب کنیم که نیروی وارد بر هر لایه آن ۱۵ (Kg/Cm) و شش لایه باشد و درصد مجاز کشش اولیه ۱۸۰٪ حداکثر نیروی وارد بر آن باشد، خواهیم داشت:

$$F_a = \left(\frac{180}{100} \times 100 \times 15 \times 6 \right) - (8746/8228) = 7453/1772 \text{ (Kg)}$$

$$t = \frac{M (V_1 - V_2)}{F_a \cdot 60} = \frac{329795/8}{7453/1772} \times \left(\frac{150 - 0}{60} \right) = 110/62 \text{ (s)}$$

این نتیجه بدین معنی است که وقتی حداکثر کشش وارد بر تسمه ۸۷۴۶/۸۲۲۸ (Kg/Cm) است زمان شتاب نباید کمتر از ۱۱۰/۶۲ ثانیه باشد.

$$F_a = (A \times b \times T_n \times n) - (T_{max})$$

$$t = \frac{M (V_1 - V_2)}{F_a \cdot 60}$$

F_a : نیروی شتاب یا واشتاب (کیلوگرم)

A : درصد مجاز کشش

b : عرض تسمه (سانتی‌متر)

V_1 : سرعت نهایی (متر در دقیقه)

V_2 : سرعت اولیه (متر در دقیقه)

T_n : کشش وارد بر هر لایه تسمه (Kg/Cm)

n : تعداد لایه‌ها

t : زمان شتاب (ثانیه)

M : وزن کل ماشین نقاله و بار که در حرکت‌اند بجز موتور و اجزاء آن (کیلوگرم). (این اطلاعات را باید از کارخانه سازنده ماشین نقاله بدست آورد.)

۴-۶-۲. زمان لازم برای توقف تسمه (زمان واشتاب)

برای محاسبه زمان واشتاب از روابط زیر استفاده می‌کنیم:

$$t = \frac{E}{\frac{1}{2} V \cdot F}$$

$$E = \frac{1}{2} M V^2$$

$$F = \frac{P}{V}$$

E : انرژی جنبشی دستگاه (J)

t : زمان لازم برای واشتاب یا ترمز دستگاه (ثانیه)

M : وزن معادل همه اجزاء متحرک دستگاه (Kg)

P : توان موتور (W)

V : سرعت تسمه (m/s)

۴-۷. محاسبه توان موتور

توان موتور ماشین نقاله از رابطه زیر بدست می آید.

$$P_t = P_1 + P_r + P_f + P_a$$

در این رابطه:

P_t : توان کل (W)

P_1 : توان لازم برای به حرکت درآوردن بار و تسمه و وسایل جانبی (مانند گردشگر، پولی‌ها، گوه‌ها، و...) و توان لازم برای فائق آمدن موتور بر اصطکاک هرزگردها است. این توان از رابطه

$$P_1 (W) = 1/634 \times 10^{-1} T_e (Kg) V (m/min)$$

بدست می آید که T_e از رابطه (۷) بخش ۳ محاسبه می شود.

P_r : توان لازم برای شتاب تسمه نقاله و بار و وسایل دیگر از حالت سکون است. این توان در بخش ۴-۱۶ مورد بحث قرار گرفته است.

$$P_r = \frac{1}{60} F_a \frac{V}{2}$$

P_f : توان لازم برای شتاب مواد (W)، معمولاً وقتی

مواد بر روی تسمه تنذیه می شوند سرعتی کمتر از سرعت تسمه نقاله دارند و تا آن که سرعتی معادل سرعت تسمه به خود بگیرند باعث مصرف توان اضافی می شوند. وقتی سرعت تسمه کم است این تأثیر قابل ملاحظه نیست مگر آن که تناژ بسیار زیاد باشد. P_f از رابطه زیر بدست می آید:

$$P_f = 7/716 Q_t (V^2 - V_m^2) 10^{-5}$$

Q_t : تناژ (تن در ساعت)

V : سرعت تسمه (متر در دقیقه)

V_m : سرعت مواد در جهت حرکت تسمه هنگام برخورد با تسمه (متر در دقیقه)

P_a : توان اضافی مربوط به تأخیر درام نسبت به موتور؛ معمولاً نیروی موتور به وسیله تسمه‌های (V شکل) یا زنجیر به درام انتقال می یابد و همیشه بین موتور و درام تأخیر وجود دارد، تقریباً ۵٪ کل توان حاصل از P_1 ، P_r و P_f را برای P_a منظور می کنند.

$$P_a = 5 \times 10^{-2} (P_1 + P_r + P_f)$$

مسأله ۴

توان موتور لازم برای ماشین نقاله مسأله ۱ را حساب کنید. همه اطلاعات مسأله ۱ داده شده است.

$$P_1 = 1/634 \times 10^{-1} T_e \cdot V = 0/1634 \times 6479/128 \times 150 = 158803/43 (W)$$

$$P_r = F_a \frac{V}{2 \times 60} = 7453/1772 \times \frac{150}{2 \times 60} = 9316/4715 (W)$$

$$P_f = 7/716 Q_t (V^2 - V_m^2) 10^{-5} = 7/716 \times 3400 [150^2 - (\frac{150}{2})^2] 10^{-5} = 4427 (W)$$

$$P_a = 0/05 (P_1 + P_r + P_f) = 0/05 (158803/43 + 9316/4715 + 4427) = 8627/3451 (W)$$

$$P_t = P_1 + P_r + P_f + P_a$$

$$P_t = 181174/25 (W) = 242/86 (HP)$$